

YILDIZ TEKNİK ÜNİVERSİTESİ MÜHENDİSLİK FAKÜLTESİ

Boyuna ve Dairesel Ayrık Nervürlü ve
Rijitleştirilmiş Silindirik Katmanların Hesabı

Turkan Köksal

Doktora Tezi

BOYUNA VE DAİRESEL AYRIK NERVÜRLERLE
RİJİTLEŞTİRİLMİŞ SİLİNDİRİK KABUKLARIN
SONLU ELEMANLAR YÖNTEMİ İLE
STABİLİTE HESABI

TÜRKÂN KÖKSAL
İnş. Yük. Mühendisi

YILDIZ ÜNİVERSİTESİ MÜHENDİSLİK FAKÜLTESİNCE
DOKTOR
ÜNVANININ VERİLMESİ İÇİN KABUL EDİLEN TEZDİR

Tezin Fakülteye Teslim Tarihi : 1 Şubat 1980
Tezin Müdafaa Tarihi : 15 Eylül 1980

Doktorayı Yöneten Profesör : Prof. Dr. Kemal ÖZDEN
Jüri Üyesi : Prof. Dr. Hüseyin CELÂSUN
Jüri Üyesi : Prof. Yusuf BERDAN

YILDIZ ÜNİVERSİTESİ
KÜTÜPHANESİ

Kayıt numarası: 41008

Demirbaş numarası: 39175

Kot numarası: R 150
63

Ek:

MÜHÜR



comp

Çalışmalarına yön veren ve değerli yardımlarını
gördüğüm Sayın Prof.Dr.Kemal Özden'e, beni destekleyen
Sayın Prof.Hüseyin Celasun'a, programlama safhasında
ilgi ve yardımlarını esirgemeyen Sayın Prof.Dr.Muzaffer
İpek'e teşekkürlerimi sunarım.



Ç İ N D E K İ L E R

ZET	VI
UMMARY	IX
GİRİŞ	1
1.1. KONU VE ÇALIŞMANIN AMACI	1
1.2. KONU İLE İLGİLİ ÇALIŞMALARA TOPLU BAKIŞ.	5
İNCE KABUK TEORİSİ VE SİLİNDİRİK KABUK DENKLEMLERİ	7
2.1. KABULLER	7
2.2. BASIK OLMAYAN DAİRESEL SİLİNDİRİK KABUK DENKLEMLERİ	9
TOPLAM POTANSİYEL ENERJİ VE SONLU ELEMANLAR YÖNTEMİ	12
3.1. TOPLAM POTANSİYEL ENERJİ	12
3.2. SONLU ELEMANLAR YÖNTEMİ	15
3.2.1. Metodun Esasları, Tanımlar	15
3.2.2. Deplasman Fonksiyonlarının Seçimi	17
3.2.3. Eleman İntegral Matrisi	19
3.2.4. Elemanın Rijitlik Matrisi ve Geometrik Yük Matrisi	21
3.2.5. Düğüm Kuvvetleri	22

- 3.2.6. Elemanların Birleştirilmesi ve Sistemin Hesabı
- 3.2.7. Deplasmanlar Metodu-Sonlu Elemanlar Yöntemi
- 4. STABİLİTE DENKLEMLERİNİN ÇIKARILIŞI
- 4.1. İNCE DAİRESEL SİLİNDİRİK KABUĞUN TOPLAM POTANSİYEL ENERJİSİNİN İKİNCİ VARYASYONUNUN YAZILIŞI
- 4.1.1. Lineer Stabilite Probleminin Enerjetik Formülasyonu
- 4.1.1.1.Şekil Değiştirme Enerjisi
- 4.1.1.2.Hidrostatik Basınç Yükünün Potansiyel Enerjisi
- 4.1.1.3.Minimum Potansiyel Enerji Kriteri
- 4.1.1.4.Şekil Değiştirme Enerjisinin İkinci Varyasyonu.
- 4.1.1.5.Hidrostatik Basınç Yükünün Potansiyel Enerjisinin İkinci Varyasyonu ..
- 4.1.1.6.Şekil Değiştirme Enerjisinin ve Hidrostatik Basınç Yükünün Toplam Potansiyel Enerjisinin İkinci Varyasyonu

4.2. NERVÜRLERİN STABİLİTE DENKLEMLERİNİN ÇIKARILIŞI	43
4.2.1. Boyuna Nervürün Stabilite Denklemine Çıkarılışı	43
4.2.2. Dairesel Nervürün Stabilite Denklemine Çıkarılışı	47
4.2.3. Deplasmanların Transformasyonu .	52
4.2.3.1. Boyuna Nervür	52
4.2.3.2. Dairesel Nervür	54
4.2.4. Nervürlerden Kabuğa Gelen Yükler	55
4.2.4.1. Boyuna Nervür	55
4.2.4.2. Dairesel Nervür	59
4.2.5. Boyuna Nervürün ve Dairesel Nervürün Genel İfadesi	64
4.2.6. Çizgisel Yüklerin Potansiyel Enerjisinin İkinci Varyasyonu ..	67
4.2.6.1. Boyuna Nervürün Çizgisel Yükleri	67
4.2.6.2. Dairesel Nervürün Çizgisel Yükleri	70
4.3. TOPLAM POTANSİYEL ENERJİNİN İKİNCİ VARYASYONU	72
BOYUNA VE DAİRESEL YÜNDE NERVÜRLÜ SİLİNDİRİK KABUĞUN SONLU ELEMANLARLA ÇÖZÜMÜ	75
5.1. DEPLASMAN FONKSİYONLARININ SEÇİMİ	75

5.2. ELEMAN RİJİTLİK MATRİSİ

5.2.1. Deplasman Parametreleri

5.2.2. Deformasyon - Deplasman
Bağıntıları

5.2.3. Kesit Tesirleri - Deformasyon
Bağıntıları

5.2.4. Şekil Değiştirme Enerjisinin
İkinci Varyasyonu

5.3. ELEMAN GEOMETRİK YÜK MATRİSİNİN
HESAPLANMASI

5.4. DIŞ YÜK MATRİSİ

5.5. ÇİZGİSEL YÜK MATRİSİ

5.5.1. Boyuna Nervürün Çizgisel
Yük Matrisi

5.5.1.1. Boyuna Nervürün q_x
Çizgisel Yükünün Matrisi

5.5.1.2. Boyuna Nervürün q_y
Çizgisel Yükünün Matrisi

5.5.1.3. Boyuna Nervürün q_z
Çizgisel Yükünün Matrisi

5.5.1.4. Boyuna Nervürün m
Çizgisel Momentinin
Matrisi

5.5.2. Dairesel Nervürün Çizgisel Yük
Matrisi

5.5.2.1. Dairesel Nervürün q_x Çizgisel Yükünün Matrisi	166
5.5.2.2. Dairesel Nervürün q_y Çizgisel Yükünün Matrisi	180
5.5.2.3. Dairesel Nervürün q_z Çizgisel Yükünün Matrisi	197
5.5.2.4. Dairesel Nervürün m Çizgisel Momentinin Matrisi	233
5.6. ELEMANLARIN BİRLEŞTİRİLMESİ VE SİSTEMİN HESABI	254
ELEKTRONİK HESAP MAKİNASI PROGRAMI	257
6.1. GENEL BİLGİLER	257
6.2. PROGRAMIN KULLANMA ALANI	258
6.3. AKIŞ DİYAGRAMI	259
SAYISAL ÖRNEKLER	260
SONUÇLAR	269
EK	272
ELEKTRONİK HESAP PROGRAMLARI	284
KAYNAKLAR	318
HÂL TERCÜMESİ	322

Ö Z E T

Bu çalışmada, boyuna ve dairesel yönde olmak üzere her iki doğrultuda nervürlü orthotrop silindirik kabukların dış yükler altında genel stabilite çözümleri; yeni bir deplasman fonksiyonu geliştirip sonlu elemanlar tekniğini kullanarak ve özellikle elâstik mesnetli olarak gözönüne alınan nervürlerin kabuğa etkisini, en kesin ve prezisyonlu biçimde hesaplara dahil edebilmek amacıyla her birini münferit eleman gibi alıp, dört bileşenli çizgisel yük olarak kabuğa vererek yapılmıştır.

Çalışmada önce, Vlasov'un ince cidarlı çubuk teorisinden faydalanarak, burulma açısı ve çubuk kayma merkezi deplasman bileşenleri cinsinden, stabilite denklemleri dört adı diferansiyel denklem takımı şeklinde ifade edilmiştir. Bu denklemler boyuna nervür ve dairesel nervür için ayrı ayrı çıkarılmıştır. Sonra q_x , q_y , q_z ve m yükleri hesaplanmıştır. Bu yükler nervürlerden kabuğa aktarılmış gerçek yüklerdir. Deplasmanların transformasyonu ile, çubuk kayma merkezinin deplasmanları, kabuk ile nervürün birleştiği noktada, kabuk deplasmanları cinsinden yazılmıştır. Elde edilen transformasyon değerlerini q_x , q_y , q_z ve m 'de yerine koyarak, bu yükler kabuk deplasmanları cinsinden hesaplanmıştır. Bu yükler u, v, w kabuk deplasmanlarına ve nervürlerin geometrik karakteristiklerine bağlıdır. Nervürlerden panellere gelen q_x , q_y , q_z ve m değerleri çizgisel yük olarak kabuğa tesir etmektedir. Dolayısıyla bu yükler kabuğa tesir eden dış yük gibi gözönüne alınmıştır. Sonra kabuğun şekil değiştirme enerjisinin ikinci varyasyonu, dış yüklerin ve nervürlerden gelen sekiz tane çizgisel yükün potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonu yazılmıştır.

Boyuna ve dairesel yönde nervürlü silindirik kabuk n adet sonlu elemana ayrılmıştır. Çalışmada tek eğrilikli dikdörtgen sonlu eleman tipi alınmış, bu elemana uygun rijit cisim hareketi ve sabit deformasyon şartı sağlanacak şekilde yeni bir deplasman fonksiyonu geliştirilmiştir. Her düğüm noktasında 7 tane deplasman parametresi olmak üzere, bir elemenda 28 tane deplasman parametresi seçilmiştir.

Mambran denge denklemlerinden N_0 ön burkulma membran gerilmeleri bulunmuştur. Eleman rijitlik matrisi, eleman geometrik yük matrisi, eleman dış yük matrisi ve eleman çizgisel yük matrisleri hesaplanmıştır. Elemanlar tiplere ayrılarak, biriktirme metodu ile sisteme yerleştirilmiştir. İkinci mertebe hesaplarında Betti karşılıklı teoremi geçerli olmadığı için dış yük ve çizgisel yük matrisleri simetrik değildir. Dolayısıyla simetrik olmıyan bir bant genişliği meydana gelmiştir. Literatürde simetrik bant genişlikli problemlerin bir çok çalışmaları mevcut olmasına karşın simetrik olmıyan durumlara pek rastlanmadığından, çözüm için elektronik hesap makinasında yeni bir program geliştirilmiştir. Sınır şartları yerlerine konarak; sistemin bilinmiyen deplasman parametrelerine göre kurulan denklem takımının, (Δ) katsayılar matrisini sıfır yapan kritik yük değeri Bisection metodu ile bulunmuştur. Bütün bu hesaplar için elektronik hesap makinasından yararlanılmıştır.

Birinci bölümü teşkil eden giriş kısmında, çalışmanın amacı, konu ve konu ile ilgili çalışmalara toplu bir bakış verilmiştir.

İkinci bölümde ; klâsik ince kabuk teorisinin birinci mertebe ve ikinci mertebe kabulleri anlatılmış, basık olmıyan dairesel silindirik kabuğun deformasyon-deplasman bağıntıları, elâstisite bağıntıları, kesit tesirleri çıkarılmıştır. Nonlineer denge denklemleri, lineer denge denklemleri ve membran denge denklemleri yazılmıştır.

Üçüncü bölümde; toplam potansiyel enerjinin birinci varyasyonu ve ikinci varyasyonundan hareket ederek, genel olarak sonlu elemanlar metodu anlatılmış, denge ile stabilite problemlerinde sistemin ve elemanın rijitlik matrisi, geometrik yük matrisi, dış yük matrisi, çizgisel yük matrisinin hesabına esas olan tanımlar yapılmıştır.

Dördüncü bölümde; basık olmıyan dairesel silindirik kabuğun hidrostatik basınç altında potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonu yazılmıştır. Önce boyuna nervürün, sonra da dairesel nervürün stabilite denklemleri çıkarılmış, nervürlerden panellere gelen ve çizgisel yük olarak kabul edilen q_x , q_y , q_z ve m değerleri kabuk deplasmanları cinsinden hesaplanmıştır. Bu çizgisel yüklerinde potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonu yazılmıştır.

Beşinci bölümde; tek eğrilikli dikdörtgen sonlu eleman tipi alınmış, bu elemana uygun yeni deplasman fonksiyonu seçilmiştir. Eleman rijitlik matrisi, geometrik yük matrisi, dış yük matrisi, boyuna nervür ve dairesel nervürün çizgisel yük matrislerinin integral matrisleri hesaplanmış ve bunlar tablo halinde verilmiştir. Elemanların sisteme yerleştirmedeki tiplere ayrılışı anlatılmıştır.

Altıncı bölümde; problemin çözümleriyle ilgili elektronik hesap makinası programları ve akış diyagramı yer almaktadır.

Yedinci bölümde; sayısal örnekler verilmiştir. Bulduğumuz sonuçlar deney sonuçları ile mukayese edilmiştir. Orthotrop silindirin boyu ile orantılı olarak kritik yükteki değişme verilmiş ve ayrıca nervürlü ve nervürsüz silindirik kabuk çözümleri mukayeseli bir şekilde gösterilmiştir.

Çalışmanın son bölümünde ; sonuçlar ve kaynaklar yer almaktadır.

S U M M A R Y

In this work, the general stability solutions of stiffened orthotropic cylindrical shells under the external loads in the directions of both discrete stringer and ring has been calculated using the finite elements technique. For this purpose a new displacement function has been developed and in order to include the effects of each stiffener which is considered being elastically supported, with precision, each stiffener has been taken up as a separate element and its effect on the shell has been analyzed as a linear load with four components.

Firstly, by using Vlasov's thin-walled beam theory, angle of twist and shear center displacement components, stability equations have been given as set of four ordinary differential equations. These equations have been calculated separately for discrete stringer and ring stiffeners and then q_x , q_y , q_z and m loads have been found. These loads are effective loads transmitted from discrete stiffeners to the shell. Transformation of the displacement and the displacements of the shear center has been found in terms of shell displacements along intersecting lines of the shell with the discrete stiffeners. By placing transformation values in q_x , q_y , q_z and m , the loads have been calculated in terms of shell displacements. These loads, depend upon u, v, w shell displacements and the geometrical characteristics of the discrete stiffener q_x , q_y , q_z and m values coming from the discrete stringer to panels effect the shell as linear loads. Therefore, these loads have been considered as external load affecting the shell.

Then, the second variation of the strain energy of a thin shell and the second variation of external loads and linear loads transferred from the discrete stiffeners to the shell has been expressed.

Discretely stringer and ring stiffener cylindrical shell has been divided to n number of elements. In this work, one directionally curved rectangular finite element type has been taken and a new displacement function developed. 7 displacement parameters for each joint and 28 displacement parameters for each element has been chosen.

From the membrane equilibrium equations, N_0 prebuckling membrane stresses have been calculated. Stiffness matrix of elements, geometric load matrix of elements, external load matrix of elements, linear load matrix of elements has been calculated. Elements have been classified and has been placed in the system by collocation method. Since Betti's reciprocity theorem is not used in second degree calculations, external load and linear load matrixes are not symmetrical. Therefore, there exists a nonsymmetrical band width. In literature the problems of symmetrical band width have a large use, but for non-symmetric conditions there is little work, therefore, for the final solution a suitable new program has been developed in computer. By placing the boundary conditions critical load value set of the equation formulated in accordance with the unknown displacement parameters which makes (Δ) coefficient matrix zero has been calculated by using Bisection method. For all these calculations computer have been used.

In the introduction which also forms the first chapter, the aim of the work, the subject and a broad outline of the related work has been given.

In the second chapter, first and second degree assumptions of the classical thin shell theory have been outlined, the kinematic relation, elastic relation, constitutive equation of nonshallow circular cylindrical shell have been expressed. Nonlinear equilibrium equations, linear equilibrium equations and membrane equilibrium

In the third chapter, the total of the first variation of the potential energy and moving from the second variation finite elements method has been discussed. The definition of stiffness matrix, geometrical load matrix, external load matrix and linear load of the elements and the system in the equilibrium and stability equations have been made.

In the fourth chapter the second variation of the potential energy of the nonshallow circular cylindrical shells under hydrostatic pressure have been calculated. Stability equations of the stringer stiffener and ring stiffener have been derived and q_x, q_y, q_z and m values which come from the stiffeners to the panels have been expressed in terms of shell displacement. The second variations of the potential energy of these linear loads have been expressed.

In the fifth chapter, one directionally curved finite element has been considered and a new displacement function suitable for this element has been chosen. The integral matrixes of, stiffness matrix, geometrical load matrix, external load matrix, linear load matrixes of stringer stiffener and ring stiffener have been calculated and given as tables. The classification of elements in the system has been explained.

In the sixth chapter, related computer programs and flow chart take part.

In the seventh chapter, numerical examples are given. The calculated results have been compared with the results of experiments. In proportion with the length of orthotropic cylinder, the changes in the critical load have been given. Also, solutions for stiffened and nonstiffened cylindrical shells have been given comparatively,

In the final chapter of the work the results and references take place.



BÖLÜM - 1

G İ R İ Ŗ

1.1. KONU VE ÇALIŖMANIN AMACI

Tekniğin geliŖmesiyle birlikte uzay problemlerinde, denizaltı ve uçak gövdelerinde kullanılan nervürlü kabukların stabilitesi büyük önem kazanmıŖtır.

Esasta hesaplar iki bölümden oluŖmaktadır ; mukavemet hesabı, stabilite hesabı, Mukavemet hesabında amaç dıŖ yükler altındaki iç gerilmeleri ve kesit zorlarını bulmaktır. Stabilite hesabında ise, deforme olmuş kabuğun, denge durumunun kararlı olup olmadığını ve kararlı denge durumunun kararlı olup olmadığını ve kararlı denge konumunu oluŖturan Ŗartları incelemektir. Bu çalışmada, konuya stabilite açısından bakacağız.

Kabukların çözümünde kullanılan başlıca metodlar ; analitik, sayısal, enerjetik ve elemanter olarak sayılabilir.

Varyasyon metodları ; Rayleigh, Ritz, Trefftz, Galerkin, Kantorowich ... gibi yaklaşık çözüm metodlarıdır. Bu metodlarda seçilen fonksiyonlardaki yaklaşım, neticeye doğrudan doğruya tesir eder.

Analitik metodlarla çözülemeyen birçok problemler, sayısal metodlarla iyi yaklaşıklıkla çözülebilmektedir.

Sayısal metodlar olarak,

- Sonlu elemanlar metodu
- Sonlu farklar metodu
- Başlangıç değer metodları

sayılabilir. Sonlu elemanlarla çözümde lineer veya lineer denklem takımı elde ederiz. Elektronik hesaplar cılardan bu denklemlerin çözümünde geniş ölçüde faydalanırız. Çalışmamızda iki doğrultuda nervürlü kabukların stabilite probleminin sonlu elemanlar yöntemiyle sayısal çözümünü yaptık.

Bu çalışmanın amacı ; boyuna doğrultuda ve dairesel yönde nervürlü, dairesel silindirik kabukların elastik mesnetli olarak gözönüne alınan nervürleri münferit eleman gibi alıp, kabuğa etkisini, en kesin ve hassas şekilde hesaplara dahil edebilmek amacıyla, dört ayrı çizgisel yük olarak alıp, dış yük altında, sonlu elemanlar tekniğini kullanarak stabilitesinin incelenmesidir. Burada boyuna nervürlerden dörder, dairesel nervürlerden de dörder olmak üzere elemana göre, artılı ve eksili durumlarını da gözönüne alarak onaltı tip çizgisel yük matrisi oluşturulmuştur. Toplam potansiyel enerjinin ikinci varyasyonundan yararlanarak sonlu elemanlar metodunu kullanırken problemimize uygun yeni bir deplasman fonksiyonu geliştirilmiştir. Araştırmada ; münferit eleman gibi gözönüne alınan nervürlerin ; Vlasov'un çubuk teorisi ve çubuk kayma merkezi deplasman bileşenleri cinsinden

den, dört adî diferansiyel denklem takımı ile stabilite denklemleri yazılmıştır. Bundan sonra ; nervürlerden kabuğa aktarılacak olan q_x , q_y , q_z ve m yükleri hesaplanmıştır. Çubuk kayma merkezinin deplasmanları ; kabuk ile nervürün birleştiği noktada, kabuk deplasmanları cinsinden yazılmıştır. Bu dönüşmüş deplasmanları q_x , q_y , q_z ve m değerlerinde yerlerine koyarak, çubuk denklemleri, kabuk deplasmanları cinsinden yazılmıştır. Boyuna doğrultuda ve dairesel yönde nervürlü silindirik kabuk, nervürlerle onların arasında kalan silindirik panellere ayrılmıştır. Nervürlerden panellere gelen bu q_x , q_y , q_z ve m değerleri, nervürle kabuğun birleştiği noktalarda çizgisel yük olarak kabuğa tesir etmektedir. Dolayısıyla q_x , q_y , q_z ve m kabuğa tesir eden bir dış yük gibi nazarı itibare alınmıştır. Basık olmayan kabuğun, dış yüklerden hidrostatik basınç kuvvetinin ve q_x , q_y , q_z ve m çizgisel yükünün stasyonær toplam potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonu çıkarılmıştır. Sayısal çözüm metodlarından sonlu elemanlar yöntemi kullanılarak, stabilite problemi nin çözümü yapılmıştır.

Kısaca özetlersek ;

1) Dairesel silindirik kabuğun, hidrostatik basınç yükünün ve her iki nervürden gelen q_x , q_y , q_z , m çizgisel yükünün toplam potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonu yazılır.

2) Dairesel silindirik kabuk n adet sonlu elemana ayrılır. Bir elemanın düğüm noktalarındaki deplasman parametreleri tayin edilir. Deplasman fonksiyonları seçilir.

3) Eleman rijitlik matrisi, (N_0) ön burkulma matrisi, bran gerilmesi ile geometrik yük matrisi (başlangıç sibilitesi matrisi), dış yük matrisi ve çizgisel yük matrisleri hesaplanır. İkinci merteye hesaplarında Betti teoremi geçerli olmadığı için dış yük ve çizgisel yük matrisleri simetrik değildir.

4) Biriktirme metodu ile veya çevirme matrisleri ile, sistemin rijitlik matrisi, sistemin geometrik yük matrisi ve sistemin çizgisel yük matrisi hesaplanır. Eleman matrislerinin bir kısmı simetrik olmadığı için simetrik olmayan bir bant genişliği meydana gelir. Literatürde çok az karşılaşılan bir durumdur.

5) Sınır şartları yerlerine konur.

6) Sistemin bilinmeyen deplasman parametreleri, göre kurulan denklem takımının (Δ) katsayılar matrisi hesaplanır. Bisection metodu ile katsayılar matrisini sıfır yapan yük tayin edilir. Bu yük kritik yüküdür.

7) Bütün bu işlemleri yapabilmek için elektronik hesaplayıcılarda kullanılan gerekli programlar hazırlanır.

2.2. KONU İLE İLGİLİ ÇALIŞMALARA TOPLU BAKIŞ

Mühendislik ile ilgili bilim dallarının birçoğunda, özellikle ; ince uçak gövdeleri gibi uzay ve havacılık çalışmalarında, büyük açıklıkların narin yapı elemanlarıyla geçilmesi gibi inşaat alanında, denizaltı gövdeleri gibi gemi dizaynında ve çeşitli makina elemanlarını içeren kontrüksiyonlarda nervürlü silindirik kabuklar çokça kullanılmaktadır. Nervürlü kabuğun stabilite analizi ve stabilitesinin karakterinin belirlenmesi oldukça zordur.

Bazı araştırmacılar bu tip kabuklarda burkulma yükünü, çok sık nervürlerden oluşan kabuğu, monokok kabuğa eşdeğer alarak yaklaşık bir analizle çözmüşlerdir. Bu yol gerçek burkulma durumunu tam olarak belirlemez. 1953 yılında Sturm ve Nash nervürleri tamamen rijit kabul eden bir çalışma yapmıştır. Ancak bu analiz neticesinde bulunan kritik basıncın değeri çok yüksektir. 1938 yılında Hoff, 1963 yılında Baruch ve Singer nervürlü silindirik kabukları bir homojen orthotrop silindirik kabuk gibi alarak, kabuğun burkulma analizlerini yapmışlardır. Bu çeşit analizle elde edilen burkulma yükü, sık nervürler ihtiva eden kabuklar için gerçeğe yakın neticeler vermiştir. 1966 yılında Card ve Jones'de nervürler sık konduğu takdirde teorik ve deneysel sonuçlar arasında iyi bir yaklaşım olduğunu göstermişlerdir. Ancak nervürler seyrekse bu durum gerçekleşmiyebiliyor. 1958 yılında Moe, 1966 yılında Mac Neal ve Bailie, 1967 yılında Singer ve

Haftka dairesel nervürlü silindirik kabukların basit geometrisinden dolayı, dairesel halkaları münferit elemanlar olarak ele alan bir çalışma yapmışlardır. 1975 yılında yine Singer ve Haftka silindirik kabuklarda nervürleri münferit eleman olarak yapılan çözüm ile, orthotrop çözümler arasındaki farkı ortaya koyan çalışmalar yapmışlardır. 1973 yılında Wang boyuna doğrultuda nervürlü silindirik kabukta nervürü münferit eleman olarak serilerle bir çözüm vermiştir.

Nervürlü kabukların burkulma şekline, nervürlerin eksantrisitelerinin önemli etkisi olduğu ilk defa 1947 yılında Van der Neut tarafından işaret edilmiştir. Nervürlü kabukların kusurlarının hassasiyeti Koiter'in genel stabilite teorisine uygun olarak 1967 yılında Hutckinson ve Amozigo tarafından incelenmiştir.

Elastik sahadaki burkulmaya ait verileri ilk defa Windenburg deneysel çalışmalarla çıkarmıştır. Bu çalışmalar nervürlerle takviye edilmiş kısa ve uzun silindirleri ihtiva etmektedir. Özellikle kısa silindirlerde gerçeğe çok yakın neticeler vermiştir. Boyuna doğrultuda ve dairesel nervürlerle takviye edilmiş silindirik kabuklarda analitik çözümler yapılamamıştır. Bunun sebebi de nervürlerin silindirik kabuğa bağlantısındaki sınır şartlarının hangisinin gerçeğe uygun olduğunun tesbit edilemeysiştir. Boyuna doğrultuda ve dairesel yönde nervürlü kabukların burkulma yükünün tayininde ; nervürlerin münferit eleman olarak gözönünde tutulması gerçeğe daha yakın çözümler elde etmemize olanak vermektedir.

İNCE KABUK TEORİSİ VE SİLİNDİRİK KABUK DENKLEMLERİ

2.1. KABULLER :

Plak ve kabuklarda kalın kabuk, kaymalı kabuk, ince kabuk, basık kabuk gibi teoriler geliştirilmiş olup bunlara uygun olarakta gerekli kabuller yapılmıştır.

Burada Novozhilov teorisi ince, elastik, basık olmıyan kabukların lineer eğilme ve lineer stabilite teorisinde geçerli kabuller kısaca verilecektir.

Birinci Mertebe Teorisi :

• Kabuğun kalınlığı, ortalama yüzeyin en küçük eğrilik yarıçapına oranla ihmal edilebilecek kadar küçüktür. $h/R \ll 1$ dir.

• Kabuk kalınlığına oranla elâstik deformasyonlar küçüktür. Denge denklemleri ve deformasyon-deplasman bağıntılarında ikinci mertebeden terimler terk edilir. Dolayısıyla hesaplarda süperpozisyon prensibi geçerli olur.

• Malzeme homojen ve lineer elâstiktir. Hooke kanunu geçerlidir. Süreklilik hipotezinden yararlanma olanağı, kuvvet ve deplasmanları sürekli fonksiyon, ya da polinomlarla ifade etme olanağını verir.

$$K_x = \frac{\partial v}{r \partial y} - \frac{\partial^2 w}{\partial y^2}$$

$$K_{xy} = \frac{\partial v}{r \partial x} - \frac{\partial^2 w}{\partial x \partial y}$$

Burada altı çizili olan terimler nonlineerlerdir, diğerleri ise lineer terimlerdir.

Elâstisite bağıntıları veya bünye denklemleri

$$\sigma_x = H (\epsilon_x + \nu \epsilon_y)$$

$$\sigma_y = H (\epsilon_y + \nu \epsilon_x)$$

$$\tau_{xy} = H \cdot \frac{1-\nu}{2} \cdot \gamma_{xy}$$

Burada ; $H = \frac{E}{1 - \nu^2}$ dir.

Kesit tesirleri ;

$$N_x = C (\epsilon_x + \nu \epsilon_y)$$

$$N_y = C (\epsilon_y + \nu \epsilon_x)$$

$$N_{xy} = C \frac{1-\nu}{2} \gamma_{xy}$$

$$M_x = D (K_x + \nu K_y)$$

$$M_y = D (K_y + \nu K_x)$$

$$M_{xy} = D (1-\nu) K_{xy}$$

Burada ; $C = \frac{E \cdot h}{1 - \nu^2}$, $D = \frac{E \cdot h^3}{12(1 - \nu^2)}$

Nonlinear denge denklemleri ;

$$\frac{\partial N_x}{\partial x} + \frac{\partial N_{xy}}{\partial y} = -P_x$$

$$\frac{\partial N_{xy}}{\partial x} + \frac{\partial N_y}{\partial y} = -P_y$$

$$\frac{\partial^2}{\partial x^2}(M_x) + 2 \frac{\partial^2}{\partial x \partial y}(M_{xy}) + \frac{\partial^2}{\partial y^2}(M_y) - \frac{1}{r} N_y =$$

$$\left[N_x \frac{\partial \beta_x}{\partial x} + N_{xy} \left(\frac{\partial \beta_y}{\partial x} + \frac{\partial \beta_x}{\partial y} \right) + N_y \frac{\partial \beta_y}{\partial y} \right] = P_z$$

(2.4)

Burada ;

$$\beta_x = -\frac{\partial w}{\partial x}$$

$$\beta_y = \frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y}$$

Lineer denge denklemleri ;

$$\frac{\partial N_x}{\partial x} + \frac{\partial N_{xy}}{\partial y} = -P_x$$

$$\frac{\partial N_{xy}}{\partial x} + \frac{\partial N_y}{\partial y} = -P_y$$

$$\frac{\partial^2}{\partial x^2}(M_x) + 2 \frac{\partial^2}{\partial x \partial y}(M_{xy}) + \frac{\partial^2}{\partial y^2}(M_y) - \frac{1}{r} N_y = P_z$$

(2.5)

Mambran denge denklemleri ise ;

$$\frac{\partial N_x}{\partial x} + \frac{\partial N_{xy}}{\partial y} = -P_x$$

$$\frac{\partial N_{xy}}{\partial x} + \frac{\partial N_y}{\partial y} = -P_y$$

$$N_y = -P_z \cdot r$$

(2.6)

edilir.

TOPLAM POTANSİYEL ENERJİ VE SONLU ELEMANLAR YÖNTEMİ

3.1. TOPLAM POTANSİYEL ENERJİ

Sistemlerin çözümü temelde deplasman, kuvve karışık olmak üzere üç ana metoda dayanmaktadır. Kabuklar içinde aynı şey geçerli olup çözüm için analitik, sayısal, enerjetik ve elemanter yöntemler kullanılmaktadır. Bu araştırmada enerjinin varyasyon probleminin çözümü sayısal yöntemlerden olan sonlu elemanlar tekniği kullanılarak gerçekleştirilmiştir. Bilindiği gibi, geometri açısından lineer ve nonlinear sistemlere uygulanabilen toplam potansiyel enerji prensibi, fiziksel açıdan yalnızca lineer sistemlere uygulanabilmektedir. Gerilme-deformasyon bağıntıları lineer ise şekil değiştirme enerjisi, elemanter enerji ve clapeyron enerjisi sayısal olarak ele alınır. Toplam potansiyel enerji yönteminde ; gerçek denge konumuna gömsüz yakın ikinci bir konumdan hareket edilir. Böylece bir sistemde iç ve dış kuvvetlerin yaptığı işlerden oluşan toplam potansiyel enerjinin minimum olması, deplasman ve gerilmelerin gerçek denge durumuna karşı gelen değerleri aldığını gösterir.

Toplam potansiyel enerji denklemi ;

$$V = U + \Omega$$

Burada ;

U : Şekil değiştirme enerjisini, yani iç kuvvetlerin işini verir.

Ω : Dış kuvvetlerin işini gösterir.

$$U = U_M + U_b$$

Burada ;

U_M : Mambran şekil değiştirme enerjisi

U_b : Eğilme şekil değiştirme enerjisidir.

$$U_M = \frac{C}{2} \iint (\epsilon_x^2 + \epsilon_y^2 + 2\nu \epsilon_x \epsilon_y + \frac{1-\nu}{2} \gamma_{xy}^2) dx dy \quad (3.1)$$

$$U_b = \frac{D}{2} \iint (K_x^2 + K_y^2 + 2\nu K_x K_y + 2(1-\nu) K_{xy}^2) dx dy \quad (3.2)$$

Sistem konservatif ise dış kuvvetlerin işi daima negatiftir.

$$\Omega = - \left[\iiint_V t \cdot v_i dv + \iint_F p \cdot v_i dF + \int_S q \cdot v_i dS + Q \cdot v_i \right] \quad (3.3)$$

Burada ;

v_i : Deplasmanları

t : Kütlesel kuvveti

p : Yüzeysel kuvveti

q : Çizgisel kuvveti

Q : Münferit kuvveti

gösterir.

Bu bağıntıda deplasman ve kuvvetler aynı yönde - dir.

Deplasmanlardaki artımlar ve toplam potansiyel enerjinin varyasyonları :

$$\begin{aligned}u &\longrightarrow u_0 + u_1 \\v &\longrightarrow v_0 + v_1 \\w &\longrightarrow w_0 + w_1\end{aligned}\quad (3.)$$

Burada u_0, v_0, w_0 denge konumuna karşı gelen deplasmanlardır. u_1, v_1, w_1 ikinci bir konumu elde etmek için verilen sonsuz virtüel artımlardır. u, v, w ise ikinci konuma karşı gelen deplasmanlardır.

(3.4) Bağlılıklarını (3.1), (3.2) ve (3.3) bağlamlarında yerlerine koyup, denge konumundaki potansiyel enerjiyi çıkarırsak potansiyel enerjideki ΔV değişimini elde ederiz. Yani ; sistemin gerçek denge konumunun çok yakınındaki ikinci bir konum için deplasmanlarına ilişkin artımlar neticesinde, toplam potansiyel enerjide ilk konuma nazaran ΔV kadar bir değişim meydana gelir. Toplam potansiyel enerjideki bu değişimin birinci varyasyonu bizi denge denklemine, ikinci varyasyonu da stabilize denklemine götürür. Birinci varyasyonun sıfır olması toplam potansiyel enerjinin ekstrem bir değer aldığını, ikinci varyasyonun küçük ve pozitif olması ise bu ekstrem değer minimum olduğunu gösterir.

$$\Delta V = \delta V + \frac{1}{2!} \delta^2 V + \frac{1}{3!} \delta^3 V + \dots \quad (3.5)$$

$$\left. \begin{aligned}\delta V &= 0 \\ \frac{1}{2!} \delta^2 V &> 0\end{aligned} \right\} \text{ ise } V \text{ minimumdur.}$$

Burada ;

δV : Birinci varyasyon (Denge)

$\frac{1}{2!} \delta V^2$: İkinci varyasyon (Stabilite)

3.2. SONLU ELEMANLAR YÖNTEMİ

3.2.1. Metodun Esasları, Tanımlar

Kabuk ve plak gibi sürekli sistemleri sonlu sayıdaki serbestlik derecesine sahip, ayrık bir sisteme dönüştürme sonucu oluşan, cebirsel denklem takımlarının çözümüne dayanan sayısal hesap yöntemleri, özellikle çeyrek yüzyıldan beri elektronik hesap imkanlarının artmasıyla ön plana çıkmıştır.

Sonlu elemanlar yöntemi ; sürekli bir sistemi, problemin karakterine uygun sonlu elemanlara ayırarak, elde edilen elemanlar üzerinde iç ve dış kuvvetlerin enerjisinin minimizasyonu ve sonra bu elemanların birleştirilmesi tarzında bir uygulama getirir. Bunun sonucu olarak mesnet şartları, sisteme ait özellikler, dış yüklerin sürekli ya da anî değişimleri kolayca gözönüne alınabilir. Dolayısıyla sonlu elemanlar yöntemi analitik metodlarla çözülemeyen karışık problemlere uygulanabilir. Yüzeysel sistemin tipik bölgelerinde eleman boyutları küçültülerek o bölgenin daha presizyonlu incelenmesi mümkün olur. Diğer bir avantajıda sınır şartlarının problemin çözüm sırasına göre en son adımda hesaplara ithal edilmesidir. Böylelikle çeşitli sınır şartlarını probleme uygularken baştaki yoğun hesaplara girilmez.

Sonlu elemanlar metodunun kabuk sistemlere uygulanışına ait çalışmaların bir kısmında, sistem düzlemsel sonlu elemanlara ayrılmaktadır. Bu tip hesaplarda eleman özel eksenlerinin sistem eksenlerine dönüştürülmesinde, sistem rijitlik matrisinin hesabında bazı güçlüklerle karşılaşmaktadır. Kabuk formuna uygun eğrisel sonlu eleman kullanılması, bu güçlükleri ortadan kaldırmaktadır.

Sonlu elemanlar metodunda sistem sonlu sayıda elemana ayrılmaktadır. Sistemi oluşturan elemanların her birine sonlu eleman denir ve birleştikleri köşe noktaları da düğüm noktaları olarak adlandırılır. Sonlu eleman yüzeyinin şekil değiştirmesi, düğüm noktalarının deplasman parametrelerine bağlı olarak ifade edilebilir. Deplasman parametreleri ; deplasman bileşenleri, dönmeler ve burulma eğriliği gibi deplasman vektörlerini içermektedir. Mukavemet hesaplarında düğüm noktalarının deplasman parametrelerinin belirlenmesi, sistemin deplasman yüzeyinin ve her düğüm noktasındaki kesit tesirlerinin bulunması için kâfidir. Stabilité hesabında ise, bu deplasman parametrelerine göre kurulan denklem takımının (Δ) katsayılar determinantını sıfır yapan yük, yani kritik yük tayin edilir.

3.2.2. Deplasman Fonksiyonlarının Seçimi :

Deplasman fonksiyonları ; rijit cisim hareketi ve sabit deformasyon şartını sağlayacak şekilde seçilmeli - dir. Koordinat eksenini değişince çözüm farklı olmamalıdır. Bunun için deplasman fonksiyonları ya tam polinom veya tabii koordinatların fonksiyonu şeklinde olmalıdır. Elemanın içinde ve kenarında sürekli olmalıdır, ayrıca iç ve dış kuvvetlerin içindeki türevlerde de sürekli olmalıdır.

Herhangibir (e_i) elemanına ait ve bu elemanın içinde ya da sınırları üzerinde bir (i) noktasındaki deplasman vektörü $\{v_i\}$ olsun.

$$v_i = \begin{Bmatrix} u(xy) \\ v(xy) \\ w(xy) \end{Bmatrix} = [\psi(xy)] \{a\} \quad (3.6)$$

Burada $[\psi(x,y)]$ seçilen fonksiyonlardır. Hesap kolaylığı bakımından genellikle polinom seçilir. $\{a\}$ bilinmeyen katsayılarıdır. Bu $\{a\}$ katsayılarının sayısı, bir elemandaki düğüm noktalarının deplasman parametrelerinin toplam sayısına eşit olmalıdır.

Elemanın düğüm noktası deplasman parametreleri;

$$\{d\} = \begin{Bmatrix} [d]_1 \\ [d]_2 \\ [d]_3 \\ [d]_4 \end{Bmatrix} \quad (3.7)$$

şeklindedir.

Elemanın düğüm noktası deplasmanları $\{d\}$ ile, polinom sabitleri $\{a\}$ arasındaki bağı veren $[A]$ matrisi ise ; elemanın düğüm noktalarının deplasman parametrelerinin $\psi(x,y)$ ve $\psi(x,y)$ 'nin türevleri cinsinden yazılmış bileşenlerinde, düğüm noktası koordinatlarının yerine konması ile bulunur.

$$\{d\} = [A] \{a\} \quad (3.8)$$

şeklinde elde edilir.

Buradan bilinmeyen $\{a\}$ katsayıları hesaplanırsa

$$\{a\} = [A]^{-1} \{d\} \quad (3.9)$$

$$[B] = [A]^{-1}$$

diyelim, bu takdirde $\{a\}$ katsayıları :

$$\{a\} = [B] \{d\} \quad (3.10)$$

şeklinde olur.

(3.10) denklemini (3.6) denkleminde yerine koyarsak ; elemanın (i) noktasının deplasman vektörü, elemanın düğüm noktalarının deplasman parametreleri cinsinden belirlenmiş olur.

$$\{v_i\} = \begin{Bmatrix} u(x,y) \\ v(x,y) \\ w(x,y) \end{Bmatrix} = [\psi(x,y)] [B] \{d\} \quad (3.11)$$

Burada $[\psi(x,y)] [B]$ ifadesine şekil fonksiyonu denir. Bu şekil fonksiyonları her elemanda aynıdır. Yalnız deplasman parametreleri elemandan elemana değişir.

3.2.3. Elemanın Integral Matrisi :

Elemanın rijitlik matrisi ve dış yük matrisleri hesaplanırken iki yöntem uygulanır.

- Integral matrisleri ile hesap yapmak
- Şekil fonksiyonlarını önceden tayin edip, onlarla işlem yapmak.

Araştırmada integral matrisleriyle hesap yapılmıştır.

Deformasyon - deplasman bağıntılarından ; şekil değiştirme ve dönme vektörleri $v_1(x,y)$ deplasman vektörlerinin türetilmesine ve $\{a\}$ sabitlerinin değerlerine bağlı olarak yazılabilir.

$$\{\varepsilon\} = [F] \{a\} \quad (3.12)$$

$$\{\beta\} = [G] \{a\} \quad (3.13)$$

Buradaki $[F]$ ve $[G]$ matrisine türev matris denir. (3.10) denklemini (3.12) ve (3.13) denkleminde yerine koyarsak ;

$$\{\varepsilon\} = [F] [B] \{d\} \quad (3.14)$$

$$\{\beta\} = [G] [B] \{d\} \quad (3.15)$$

elde edilir.

- a) Denge problemi için : (e_1) Elemanın şekil değiştirme enerjisinin birinci varyasyonunu yazalım.

$$\delta U = \int \int_{e_i} \{\varepsilon\}^T [D] \{\varepsilon\} dx dy \quad (3.16)$$

Buradaki $[D]$ elastisite sabitlerinin matrisidir (3.14) ve (3.15) denklemlerini, (3.16) denklemi de yerlerine koyarsak ;

$$\delta U = \{d\}^T \iint_{e_i} [B]^T [F]^T [D] [F] [B] \{d\} dx dy \quad (3.1)$$

denklemini elde ederiz.

Burada değişkenleri içine alan matrisleri ayrıca yazalım.

$$[H] = \iint_{e_i} [F]^T [D] [F] dx dy \quad (3.1)$$

Bu matrise elemanın rijitlik matrisinin integral matrisi denir.

$[H_{ij}]$ 'nin simetrik olmıyan her bir terimini tek tek tayin etmek lâzımdır.

(3.17) denklemi sonuçta aşağıdaki şekli alır.

$$\delta U = \{d\}^T [B]^T [H] [B] \{d\} \quad (3.19)$$

b) Stabilite problemi için : (e_i) Elemanının şekil değiştirme enerjisinin ikinci varyasyonu yazalım.

$$\frac{1}{2} \delta^2 U = \frac{1}{2} \iint_{e_i} \{\varepsilon\}^T [D] \{\varepsilon\} dx dy + \frac{1}{2} \iint_{e_i} [\beta]^T [N_0] [\beta] dx dy \quad (3.20)$$

Burada $[N_0]$ ön burkulma membran gerilmelerini verir.

(3.14) ve (3.15) denklemlerini (3.20) denkleminde yerlerine koyarsak ;

$$\delta U = \{d\}^T \iint_{e_i} [B]^T [F]^T [D] [F] [B] \{d\} dx dy + \{d\}^T \iint_{e_i} [B]^T [G]^T [N_d] [G] [B] \{d\} dx dy \quad (3.21)$$

Yine değişkenleri içine alan matrisleri ayrıca yazalım.

$$[H] = \iint_{e_i} [F]^T [D] [F] dx dy \quad (3.22)$$

$$[L] = \iint_{e_i} [G]^T [N_d] [G] dx dy \quad (3.23)$$

Burada $[H]$ yukardaki gibi elemanın rijitlik matrisinin integral matrisidir, $[L]$ ise elemanın geometrik yük matrisinin integral matrisidir.

$[H_{ij}]$ ve $[L_{ij}]$ 'nin simetrik olmıyan her bir terimini tek tek tayin etmek gerekir.

(3.21) denklemi son olarak aşağıdaki şekli alır.

$$\delta U = \{d\}^T [B]^T [H] [B] \{d\} + \{d\}^T [B]^T [L] [B] \{d\} \quad (3.24)$$

3.2.4. Elemanın Rijitlik Matrisi ve Geometrik Yük Matrisi :

(3.19) ve (3.24) denklemlerini daha kısa ve öz bir şekilde yazarsak ;

$$\delta U = \{d\}^T [K_e] \{d\} \quad (3.25)$$

$$\delta U = \{d\}^T [K_e] \{d\} + \{d\}^T [N_e] \{d\} \quad (3.26)$$

şeklini alır.

Burada ; $[K_e]$; eleman rijitlik matrisini, $[N_e]$; geometrik yük matrisini (elemanın ikinci mertebe etkileşim matrisini) gösterir.

$$[K_e] = [B]^T [H] [B] \quad (3.27)$$

$$[N_e] = [B]^T [L] [B] \quad (3.28)$$

Denge problemleri için sadece elemanın rijitlik matrisini tayin etmek kâfidir. Stabilité problemleri için ise, hem elemanın rijitlik matrisini ve hemde geometrik yük matrisini tayin etmek gerekir.

3.2.5. Düğüm Kuvvetleri :

Bilindiği gibi sonlu elemanlar metodunda kuvvetler, düğüm noktalarına indirgenmektedir.

- a) Denge problemi için : Dış kuvvetlerin potansiyel enerjisinin birinci varyasyonunu yazarsak ; denge denklemleri için gerekli olan, elemanın düğüm noktalarının kuvvetlerini buluruz.

$$\delta \Omega = - \left(\iint_{e_1} p [v_1]^T dx dy + \int_{S(e_1)} q [v_1]^T ds \right) \quad (3.29)$$

(3.11) Denklemini (3.29) denkleminde yerine koyarsak ;

$$\delta \Omega = - \left(\iint_{e_i} p [\psi(x,y)]^T [B]^T \{d\}^T dx dy + \int_{S(e_i)} q [\psi(x,y)]^T [B]^T \{d\}^T ds \right) \quad (3.30)$$

elde ederiz.

$$\delta \Omega = - \{F_d\}^T \{d\} \quad (3.31)$$

şeklinde yazalım.

$$\{F_d\} = [B]^T \left(\iint_{e_i} p [\psi(x,y)]^T dx dy + \int_{S(e_i)} q [\psi(x,y)]^T ds \right) \quad (3.32)$$

$[F_d]$; (e_i) elemanının düğüm noktalarına gelen kuvvetleri gösterir, yani $\{F_d\}$ elemanın dış yük matrisidir.

b) Stabilité problemi için : Dış kuvvetlerin potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonunu yazarsak ; stabilite denklemleri için gerekli olan, elemanın düğüm noktalarının kuvvetlerini bulmuş oluruz.

$$\frac{1}{2} \delta^2 \Omega = - \left(\frac{1}{2} \iint_{e_i} p [v_i]^T [v_i] dx dy + \int_{S(e_i)} q(x,y,p) [v_i] ds \right) \quad (3.33)$$

Burada $q(x,y,p)$; $u(x,y)$, $v(x,y)$, $w(x,y)$ ve p 'ye bağlı bir değerdir. Hidrostatik basınç yükünün ve çizgisel yükün stabilite denklemini ; (3.11) denklemini (3.33) denkleminde yerine koyarak yazalım.

$$\frac{1}{2} \delta^2 \Omega = - \left\{ d \right\}^T \left(\frac{1}{2} \iint_{e_i} p [B]^T [\Delta \psi(x,y)]^T [\psi(x,y)] [B] \{d\} dy dx + \int_{S(e_i)} p [B]^T [\Delta \psi(x,y)]^T [\psi(x,y)] [B] \{d\} ds \right) \quad (3.34)$$

Burada da değişkenleri içine alan matrisleri ayrıca yazalım.

$$[S] = - \iint_{e_i} p [\Delta \psi(x,y)]^T [\psi(x,y)] dx dy \quad (3.35)$$

$$[G]_j = - \oint_{S(e_i)} p [\Delta \psi(x,y)]^T [\psi(x,y)] ds \quad \dots (j=1, \dots, 8) \quad (3.36)$$

Yukardaki $[S]$ matrisine hidrostatik basınç yükünün integral matrisi, $[G]$ matrisine ise çizgisel yükün integral matrisi denir.

$[S_{ij}]$ ve $[G_{ij}]$ 'nin simetrik olmıyan her bir terimini hesaplamamız gerekir.

$$\frac{1}{2} \delta^2 \Omega = \{d\}^T \left(\frac{1}{2} [B]^T [S] [B] \{d\} + [B]^T [G]_j [B] \{d\} \right) \quad (3.37)$$

denklemini elde ederiz. (3.37) denklemini daha kısa şekilde yazarsak ;

$$\frac{1}{2} \delta^2 \Omega = \frac{1}{2} \{d\}^T [Q_e] \{d\} + \{d\}^T [Q_e]_j \{d\} \quad (3.38)$$

şeklini alır.

Burada ; $[Q_e]$ eleman dış yük matrisini, $[Q_e]_j$ ($j = 1, 8$) ise eleman çizgisel yük matrisini gösterir.

$$[Q_e] = [B]^T [S] [B] \quad (3.39)$$

$$[Q_e]_j = [B]^T [G]_j [B] \quad \dots (j=1, \dots, 8) \quad (3.40)$$

Böylece sonlu elemanlar yöntemi ile ; $[K_e]$ eleman rijitlik matrisi, $[N_e]$ eleman geometrik yük matrisi, $[Q_e]$ eleman dış yük matrisi ve $[Q_e]_j$ ($j=1, 8$) eleman çizgisel yük matrisi hesaplanmış olur.

Denge problemlerinde ; $\delta V = \delta U + \delta \Omega = 0$

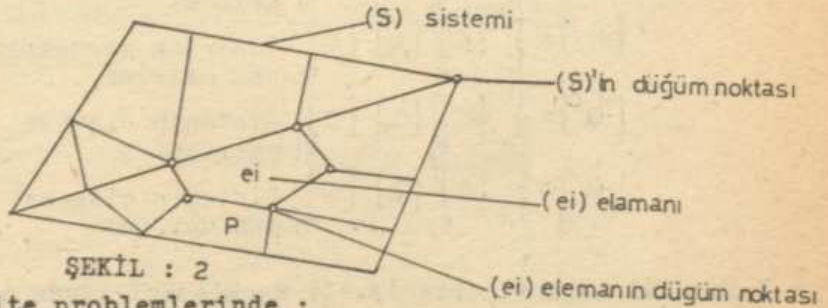
Stabilite problemlerinde ; $\frac{1}{2} \delta^2 V = \frac{1}{2} \delta^2 U + \frac{1}{2} \delta^2 \Omega = 0$

linde dış kuvvetlerin işi ile iç kuvvetlerin işinin
lamı yazılır.

4.6. Elemanların Birleştirilmesi ve Sistemin Hesabı :

(S) sistemi (e_i) elemanlarının toplamından oluşur.
bal sisteme çevirme iki yöntemle yapılabilir. 1) Çevir-
matrisi yolu ile 2) Biriktirme yöntemi ile,

- 1) Çevirme Matrisleriyle Sisteme Geçiş : (S)'in
potansiyel enerjisi, her (e_i) elemanının po-
tansiyel enerjisinin toplamından ibaret ola-
caktır. Sistemde n adet eleman varsa ;



ŞEKİL : 2

- a) Stabilite problemlerinde ;

$$\delta^2 V(S) = \sum_{i=1}^n \delta^2 V(e_i) \quad (3.41)$$

(e_i) elemanının bir P düğüm noktası, sistemin
P noktası ile çakışır.

Her (e_i) elemanının $\{d\}$ düğüm deplasmanları, sistemin $\{d_s\}$ deplasmanları ile bağıntılıdır. Her eleman- da aşağıdaki gibi bir münasebet vardır.

$$\{d\}_{e_i} = [C]_{e_i} \{d_s\} \quad (3.42)$$

$[C]_{e_i}$ çevirme matrisidir. Bunun gibi her eleman için ayrı ayrı çevirme matrisi bulunur. Böylece eleman - dan sisteme geçiş sağlanır. (3.41) Bağıntısı uygulanarak tüm sistemin potansiyel enerjisi yazılabilir.

$$\begin{aligned} \delta^2 V(S) = & \{d_s\}^T \left(\sum_{i=1}^n [C]_{e_i}^T [K_{e_i}] [C]_{e_i} \right) \{d_s\} + \lambda \left\{ \{d_s\}^T \left(\sum_{i=1}^n [C]_{e_i}^T \right. \right. \\ & [N_{e_i}] [C]_{e_i} \left. \left. \right) \{d_s\} + \{d_s\}^T \left(\sum_{i=1}^n [C]_{e_i}^T [Q_{e_i}] [C]_{e_i} \right) \right. \\ & \left. \{d_s\} + \{d_s\}^T \left(\sum_{i=1}^n [C]_{e_i}^T [Q_{e_i}] [C]_{e_i} \right) \{d_s\} \right\} = 0 \end{aligned} \quad (3.43)$$

olur.

$$[K] = \sum_{i=1}^n [C]_{e_i}^T [K_{e_i}] [C]_{e_i} \quad \text{Sistemin rijitlik} \quad (3.44)$$

matrisi

$$[N] = \sum_{i=1}^n [C]_{e_i}^T [N_{e_i}] [C]_{e_i} \quad \text{Sistemin geometrik} \quad (3.45)$$

e_i yük matrisi

$$[Q] = \sum_{i=1}^n [C]_{e_i}^T [Q_{e_i}] [C]_{e_i} \quad \text{Sistemin dış yük} \quad (3.46)$$

e_i matrisi

$$[Q] = \sum_{i=1}^n [C]_{e_i}^T [Q_{e_i}] [C]_{e_i} \quad \text{Sistemin çizgisel} \quad (3.47)$$

e_i yük matrisi

Yukardaki bağıntılarla (3.43) denklemini ifade edersek,

$$\delta^2 V(S) = \{d_s\}^T \left\{ [K] \{d_s\} + [N] \{d_s\} + [Q] \{d_s\} + [Q] \{d_s\} \right\} = 0 \quad (3.48)$$

denklemini elde edilir.

b) Denge problemlerinde ;

$$\delta V = \{d_s\}^T \left(\sum_{i=1}^n [C]_{e_i}^T [K_e] [C]_{e_i} \{d_s\} - \sum_{i=1}^n \{F_d\} [C]_{e_i}^T \right) \quad (3.49)$$

$$\{Q_d\} = \sum_{i=1}^n \{F_d\} [C]_{e_i}^T \text{ sistemin dış yük matrisi}$$

3.49) denklemini kısa şekilde yazarsak ;

$$\delta V = \{d_s\}^T ([K] \{d_s\} - \{Q_d\}) = 0 \quad (3.50)$$

denklemini elde edilir.

- 2) Biriktirme Metodu ile sisteme geçiş : Global sistem rijitlik matrisi içine, eleman rijitlik matrislerinin uygun şekilde yerleştirilmesi ile elde edilir. Çalışmamızda bu yöntem kullanılmıştır.

3.2.7. Deplasmanlar Metodu - Sonlu Elemanlar Yöntemi :

Deplasman fonksiyonlarının seçimi

$$\{v_i\} = \begin{bmatrix} u(x,y) \\ v(x,y) \\ w(x,y) \end{bmatrix} = [\psi(x,y)] \{a\}$$

$$\{d\} = [A] \{a\}$$

$$\{e\} = [F] \{a\}$$

$$\{p\} = [G] \{a\}$$

Dış kuvvetle-
rin potansi-
yel enerjisi

Toplam potansiyel enerji

Şekil değiştirme
enerjisi

$$\Omega = - \iint p [V_i] dx dy$$

$$V = U + \Omega$$

$$U = \frac{1}{2} \iint \{ \epsilon \}^T [D] \{ \epsilon \} dx dy$$

$$\Delta V = \delta V + \frac{1}{2!} \delta^2 V + \frac{1}{3!} \delta^3 V + \dots$$

$$\left. \begin{array}{l} \delta V = 0 \\ \frac{1}{2!} \delta^2 V > 0 \end{array} \right\} V_{min}$$

Potansiyel enerjinin
1. Varyasyonu
Denge Problemi

$$\delta V = \delta U + \delta \Omega$$

$$\{d\}^T \left([K_e] \{d\} - [F_d] \right) = \delta V$$

$$\{d\} = \underbrace{\begin{bmatrix} C \\ e_i \end{bmatrix}}_{\text{Sistemin rijitlik matrisi}} \{d_s\}$$

Sistemin rijitlik matrisi

$$[K] = \sum_{i=1}^n \underbrace{\begin{bmatrix} C \\ e_i \end{bmatrix}^T [K_e] \begin{bmatrix} C \\ e_i \end{bmatrix}}_{\text{Dış Yük Matrisi}}$$

Dış Yük Matrisi

$$\{Q_d\} = \sum_{i=1}^n \underbrace{\begin{bmatrix} C \\ e_i \end{bmatrix}^T \{F_d\}}_{\text{Sistem için kurulan denklem}}$$

Sistem için kurulan
denklem

$$\{Q_d\} = [K] \{d_s\}$$

Potansiyel enerjinin 2.
Varyasyonu Stabilité Pro

$$\frac{1}{2} \delta^2 V = \frac{1}{2} \delta^2 U + \frac{1}{2} \delta^2 \Omega$$

$$\frac{1}{2} \{d\}^T \left\{ [K_e] \{d\} + \lambda [N_e] \{d\} \right. \\ \left. [Q_e] \{d\} + [Q_e] \{d\} \right\} = \frac{1}{2} \{d\}^T \{d\} \\ (j = 1, \dots, 8)$$

$$\{d\} = \underbrace{\begin{bmatrix} C \\ e_i \end{bmatrix}}_{\text{Sistemin rijitlik matrisi}} \{d_s\}$$

Sistemin rijitlik matrisi

$$[K] = \sum_{i=1}^n \underbrace{\begin{bmatrix} C \\ e_i \end{bmatrix}^T [K_e] \begin{bmatrix} C \\ e_i \end{bmatrix}}_{\text{Geometrik yük matrisi}}$$

Geometrik yük matrisi

$$[N] = \sum_{i=1}^n \underbrace{\begin{bmatrix} C \\ e_i \end{bmatrix}^T [N_e] \begin{bmatrix} C \\ e_i \end{bmatrix}}_{\text{Dış Yük Matrisi}}$$

Dış Yük Matrisi

$$[Q] = \sum_{i=1}^n \underbrace{\begin{bmatrix} C \\ e_i \end{bmatrix}^T [Q_e] \begin{bmatrix} C \\ e_i \end{bmatrix}}_{\text{Çizgisel yük matrisi}}$$

Çizgisel yük matrisi

$$[Q] = \sum_{i=1}^n \underbrace{\begin{bmatrix} C \\ e_i \end{bmatrix}^T [Q_e] \begin{bmatrix} C \\ e_i \end{bmatrix}}_{\text{Sistem için kurulan denklem}}$$

Sistem için kurulan denklem

a) Denge Probleminin Çözümü :

Elde edilen denge denklemlerinde problemin sınır şartları yerlerine konur. Denklem takımı çözülüp sistemin düğüm noktaları deplasman parametreleri bulunur. Sonra elemanların köşe noktalarındaki deformasyonlar ve kesit tesirleri nümerik olarak bulunur. Aynı düğüm noktasında bileşen elemanların her birinden hesaplanan kesit tesirleri farklıdır. Bu değerlerin ortalaması alınarak o düğüm noktasının kesit tesiri nümerik olarak bulunmuş olur.

b) Stabilite Probleminin Çözümü :

Burkulma yükü, sistemin ilk durumunu kararsız hale getiren en küçük yük parametresi olarak tanımlanabilir. Dış yüklerden oluşan membran kesit tesirleri bir yük parametresine bağlı olarak ifade edilebilir. İkinci mertebe hesaplarında süperpozisyon prensibi geçerli olmadığı için yükü belli bir değerin katları şeklinde gösterebiliriz. $[\bar{N}_0] = \lambda [\bar{n}_0]$ gibi . Burada λ yük parametresidir. Stabilite denklemi,

$$\{[K] + \lambda([N] + [Q] + [Q])\} \{d\} = 0 \quad (3.51)$$

şeklinde dir. Bu denklem takımına problemin sınır şartları konur. Sistemin ilk konumunun kararsız hale gelmesi ve $\{d\} = 0$ dan farklı kararlı bir başka denge konumunun bulunması için yukardaki denklem takımının katsayıları (Δ) determinatının sıfır olmasını gerektirir. (Δ) determinantını sıfır yapan yük iki şekilde bulunur.

- 1) Bisection metodu ile Pkr yük hesaplanır. Şö ki, sıfırdan başlayarak P'ye artan değerler rilir ve (Δ) determinantı hesaplanır. Pozi ten negatife geçtiği bölgede bu aralıklar laştırılarak (Δ) determinantını sıfır yapan Pkr değeri bulunmuş olur.
- 2) Ardışık yaklaşım metodu ile Pkr yük hesap nır.

asma
ık
el
ner
inin
le
lemle
teriy
lar y
tansi
silin

BÖLÜM - 4

TABİLİTE DENKLEMLERİNİN ÇIKARILIŞI

1.1. İNCE DAİRESEL SİLİNDİRİK KABUĞUN TOPLAM POTANSİYEL ENERJİSİNİN İKİNCİ VARYASYONUNUN YAZILIŞI

1.1.1. Lineer Stabilite Probleminin Enerjetik Formülasyonu :

Bu bölümde, ε_{ij} , β_i ve K_{ij} lineer deplasman parametreleriyle ifade edilen ; ince, elâstik, basık olmıyan dairesel silindirik kabuğun toplam potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonu, minimum potansiyel enerji kriteri ile elde edilmiştir. Toplam potansiyel enerjinin ikinci varyasyonuna Trefftz kriterinin uygulanması ile stabilite denklemleri elde edilir. Aynı stabilite denklemleri nonlinear denge denklemlerinden, komşu denge kriteriyle de bulunabilir. Problemin çözümünde sonlu elemanlar yöntemini kullanacağımız için bize yalnız toplam potansiyel enerjinin ikinci varyasyonu gereklidir.

Önce ; ince, elâstik, basık olmıyan dairesel silindirik kabuğun toplam potansiyel enerjisini yazalım.

$$V = U + \Omega \quad (4.1)$$

$$U = U_m + U_b \quad (4.2)$$

Burada V ; toplam potansiyel enerjiyi, U ; sı-
sıyla membran ve eğilme şekil değiştirme enerjisini, W ;
dış kuvvetlerin potansiyel enerjisini gösterir.

4.1.1.1. Şekil Değiştirme Enerjisi :

$$U_M = \frac{C}{2} \iint (\epsilon_x^2 + \epsilon_y^2 + 2\nu \epsilon_x \epsilon_y + \frac{1-\nu}{2} \gamma_{xy}^2) dx dy \quad (4.1)$$

$$U_b = \frac{D}{2} \iint [K_x^2 + K_y^2 + 2\nu K_x K_y + 2(1-\nu) K_{xy}^2] dx dy \quad (4.2)$$

$$U = \frac{C}{2} \iint (\epsilon_x^2 + \epsilon_y^2 + 2\nu \epsilon_x \epsilon_y + \frac{1-\nu}{2} \gamma_{xy}^2) dx dy + \frac{D}{2} \iint [K_x^2 + K_y^2 + 2\nu K_x K_y + 2(1-\nu) K_{xy}^2] dx dy \quad (4.3)$$

$\epsilon_x, \epsilon_y, \gamma_{xy}$ ortalama yüzeyin uzama ve kayma şekil değiştirme bileşenleri ; K_x, K_y, K_{xy} ise ortalama yüzeyin eğrilik değişimi ve burulma eğriligidir. Bunlara kabuğun deformasyon-deplasman bağıntıları veya kinematik münasebetleri veyahut da uygunluk denklemleri denir. Ortalama yüzeyin u, v, w deplasman bileşenlerinin sıyonlarıdır.

Novozhilov teorisine göre, basık olmıyan dairesel silindirlerin nonlinear deformasyon-deplasman bağıntıları ortalama yüzeyin u, v, w deplasman bileşenleri cinsinde zılaşıları aşağıdaki şekildedir.

$$\begin{aligned} \epsilon_x &= \frac{\partial u}{\partial x} + \frac{1}{2} \left(-\frac{\partial w}{\partial x} \right)^2 \\ \epsilon_y &= \frac{\partial v}{\partial y} + \frac{w}{r} + \frac{1}{2} \left(\frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y} \right)^2 \\ \gamma_{xy} &= \frac{\partial u}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial x} + \left(-\frac{\partial w}{\partial x} \right) \left(\frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y} \right) \end{aligned} \quad (4.4)$$

$$\begin{aligned} K_x &= -\frac{\partial^2 w}{\partial x^2} \\ K_y &= \frac{\partial v}{r \partial y} - \frac{\partial^2 w}{\partial y^2} \\ 2K_{xy} &= \frac{2 \partial v}{r \partial x} - \frac{2 \partial^2 w}{\partial x \partial y} \end{aligned}$$

Burada ince, basık olmıyan, dairesel silindirik kabukların deformasyon-deplasman bağıntılarının ; ince, basık, dairesel silindirik kabukların deformasyon-deplasman bağıntılarından farkı x eksenini etrafındaki dönmenin $\frac{v}{r}$ terimini ihtiva etmesidir.

İnce, elâstik silindirik kabukların kesit tesirleri aşağıdaki gibidir.

$$\begin{aligned} N_x &= C(\epsilon_x + \nu \epsilon_y) & M_x &= D(K_x + \nu K_y) \\ N_y &= C(\epsilon_y + \nu \epsilon_x) & M_y &= D(K_y + \nu K_x) \\ N_{xy} &= C \frac{(1-\nu^2)}{2} \gamma_{xy} & M_{xy} &= D(1-\nu^2) K_{xy} \quad (4.7) \end{aligned}$$

Homojen, elâstik izotrop malzeme için ;

$$C = \frac{Eh}{1-\nu^2} \quad \text{ve} \quad D = \frac{Eh^3}{12(1-\nu^2)}$$

4.1.1.2. Hidrostatik Basınç Yükünün Potansiyel Enerjisi:

Silindirin yanal yüzeyi boyunca üniform yayılmış olan sıvı basıncına maruz, basık olmıyan dairesel silindirler için dış kuvvetlerin potansiyel enerjisini yazalım.

Sistem konservatif olduğu için potansiyel enerjideki değişime negatiftir. Deformasyondan sonra silindirin dik kesiti ile kapalı alanı aşağıdaki şekilde bulunur.

Deformasyondan sonra ortalama yüzeyindeki bir noktanın koordinatları

$$\begin{aligned}x^* &= (r+w)\cos\theta - v\sin\theta \\y^* &= (r+w)\sin\theta + v\cos\theta\end{aligned}\quad (4.8)$$

şeklindedir. Ortalama yüzey ile kapalı alan ise şöyledir

$$\begin{aligned}A^* &= \frac{1}{2} \oint_C (-y^* dx^* + x^* dy^*) \\A^* &= \frac{1}{2} \int_0^{2\pi} \left(-y^* \frac{dx^*}{d\theta} + x^* \frac{dy^*}{d\theta} \right) d\theta\end{aligned}\quad (4.9)$$

(4.8) denklemini (4.9) denkleminde yerine koyup tekrar düzenlersek ;

$$A^* = \frac{1}{2} \int_0^{2\pi} \left((r+w)^2 \frac{\partial v}{\partial \theta} + 2rw + v^2 - v \frac{\partial w}{\partial \theta} + \frac{\partial v}{\partial \theta} w + w^2 \right) d\theta$$

olur.

Burada ;

$$\frac{1}{2} \int_0^{2\pi} r^2 d\theta = \pi r^2$$

$$\int_0^{2\pi} \frac{\partial v}{\partial \theta} d\theta = 0$$

dır.

$$A^* = \pi r^2 + \int \left[w + \frac{1}{2r} (v^2 - v \frac{\partial w}{\partial \theta} r + \frac{\partial v}{\partial \theta} r w + w^2) \right] dy\quad (4.10)$$

de- Silindirin yanal yüzeyine tatbik edilmiş basınç; yaklaşık olarak, deformasyon esnasında tatbik edilmiş basıncın potansiyel enerjisindeki değişmedir. Ω dış kuvvetlerin potansiyel enerjisi için ifade ;

$$\Omega = -p(\pi r^2 - A^*) \quad (4.11)$$

$$\Omega = P \iint \left[w + \frac{1}{2r} (v^2 - v \frac{\partial w}{\partial y} r + \frac{\partial v}{\partial y} r w + w^2) \right] dx dy \quad (4.12)$$

elde edilir.

Burada p kuvveti içeriye doğru pozitif alınmıştır.

(4.5) ve (4.12) denklemlerinin toplamı bize şekil değiştirme ve dış kuvvetlerin potansiyel enerjisini verir.

$$\begin{aligned} V = & \frac{C}{2} \iint (\varepsilon_x^2 + \varepsilon_y^2 + 2\nu \varepsilon_x \varepsilon_y + \frac{1-\nu}{2} \gamma_{xy}^2) dx dy \\ & + \frac{D}{2} \iint (K_x^2 + K_y^2 + 2\nu K_x K_y + 2(1-\nu) K_{xy}^2) dx dy \\ & + P \iint \left[w + \frac{1}{2r} (v^2 - v \frac{\partial w}{\partial y} r + \frac{\partial v}{\partial y} r w + w^2) \right] dx dy \quad (4.13) \end{aligned}$$

4.1.1.3. Minumum Potansiyel Enerji Kriteri :

Bu araştırmada potansiyel enerjinin ikinci varyasyonu, minumum potansiyel enerji kriteri ile çıkarılmıştır.

Gerçek denge konumuna sonsuz yakın, ikinci bir konum daha alalım.

$$\begin{aligned} u &\longrightarrow u_0 + u_1 \\ v &\longrightarrow v_0 + v_1 \\ w &\longrightarrow w_0 + w_1 \end{aligned} \quad (4.14)$$

Burada u_0, v_0, w_0 denge konumuna karşı gelen deplasmanlardır. u_1, v_1, w_1 ikinci konumu elde etmek için verilen sonsuz küçük virtüel artımlardır. u, v, w ise ikinci konuma karşı gelen deplasmanlardır.

4.1.1.4. Şekil Değiştirme Enerjisinin İkinci Varyasyonu:

(4.14) deki değerler (4.5) denkleminde terim terim yerlerine konup hesaplanırsa, meselâ ε_x için ;

$$\begin{aligned} \varepsilon_x &= \frac{\partial u}{\partial x} + \frac{1}{2} \left(\frac{\partial w}{\partial x} \right)^2 \\ \varepsilon_x^2 &= \left(\frac{\partial u}{\partial x} \right)^2 + \frac{\partial u}{\partial x} \left(\frac{\partial w}{\partial x} \right)^2 + \frac{1}{4} \left(\frac{\partial w}{\partial x} \right)^4 \end{aligned} \quad (4.15)$$

Yukarıdaki ifadeye benzer şekilde $\varepsilon_y, \gamma_{xy}, \kappa_x, \kappa_y$ ve κ_{xy} 'yi yazıp (4.5) denklemini teşkil ettikten sonra, buradaki u, v, w yerine (4.14) denklemlerindeki değerleri yerlerine koyarsak, şekil değiştirme enerjisinin $U + \Delta U$ değerini elde ederiz. u_0, v_0, w_0 deplasmanlarından oluşan denge konumundaki potansiyel enerjiyi çıkarırsak, potansiyel enerjideki ΔU değişmesini elde ederiz.

$$\Delta U = \delta U + \frac{1}{2!} \delta^2 U + \frac{1}{3!} \delta^3 U + \dots \quad (4.16)$$

Burada $\frac{1}{2!} \delta^2 U$ değeri ; (1) indisli kemiyetlerin ikinci dereceden olan terimlerinin toplanmasıyla elde edilir. $w_0 \equiv 0$ için $\mathcal{E}_x$ 'in değeri

$$\frac{1}{2} \delta^2 (\mathcal{E}_x^2) = \left(\frac{\partial u_1}{\partial x} \right)^2 + \frac{\partial u_0}{\partial x} \left(\frac{\partial w_1}{\partial x} \right)^2 \quad (4.17)$$

şeklindedir.

$\mathcal{E}_y, \gamma_{xy}, K_x, K_y$ ve K_{xy} için benzer ifadeleri yazarsak membran ve eğilme şekil değiştirme enerjisinin ikinci varyasyonu aşağıdaki şekle gelir.

$$\begin{aligned} \frac{1}{2!} \delta^2 U_m = \frac{C}{2} \iint & \left\{ (\delta \mathcal{E}_x)^2 + (\delta \mathcal{E}_y)^2 + 2\nu (\delta \mathcal{E}_x)(\delta \mathcal{E}_y) + \frac{1-\nu}{2} (\delta \gamma_{xy})^2 \right. \\ & \left. + [(\mathcal{E}_{x_0} + \nu \mathcal{E}_{y_0}) (\delta^2 \mathcal{E}_x) + (\mathcal{E}_{y_0} + \nu \mathcal{E}_{x_0}) (\delta^2 \mathcal{E}_y) + \frac{1-\nu}{2} \gamma_{xy_0} (\delta^2 \gamma_{xy})] \right\} dx dy \\ \frac{1}{2!} \delta^2 U_b = \frac{D}{2} \iint & \left[(\delta K_x)^2 + (\delta K_y)^2 + 2\nu (\delta K_x)(\delta K_y) + 2(1-\nu) (\delta K_{xy})^2 \right] dx dy \end{aligned} \quad (4.18)$$

Burada ;

$$\begin{aligned} \delta \mathcal{E}_x &= \mathcal{E}_{x1} \\ \delta \mathcal{E}_y &= \mathcal{E}_{y1} \\ \delta \gamma_{xy} &= \gamma_{xy1} \\ \delta K_x &= K_{x1} \\ \delta K_y &= K_{y1} \end{aligned} \quad (4.19)$$

$$\delta K_{xy} = K_{xy1}$$

$$\delta^2 \epsilon_x = \beta_{x1}^2$$

$$\delta^2 \epsilon_y = \beta_{y1}^2$$

$$\delta^2 \gamma_{xy} = 2\beta_{x1} \beta_{y1}$$

$$N_{x0} = C(\epsilon_{x0} + \nu \epsilon_{y0})$$

$$N_{y0} = C(\epsilon_{y0} + \nu \epsilon_{x0})$$

$$N_{xy0} = C \frac{(1-\nu)}{2} \gamma_{xy0}$$

dır.

Bu son şekle göre şekil değiştirme enerjisinin ikinci varyasyonunu yazalım ;

$$\frac{1}{2!} \delta^2 U = \frac{C}{2} \iint (\epsilon_{x1}^2 + \epsilon_{y1}^2 + 2\nu \epsilon_{x1} \epsilon_{y1} + \frac{1-\nu}{2} \gamma_{xy1}^2) dx dy$$

$$+ \frac{1}{2} \iint (N_{x0} \beta_{x1}^2 + N_{y0} \beta_{y1}^2 + 2N_{xy0} \beta_{x1} \beta_{y1}) dx dy$$

$$+ \frac{D}{2} \iint [K_{x1}^2 + K_{y1}^2 + 2\nu K_{x1} K_{y1} + 2(1-\nu) K_{xy1}^2] dx dy \quad (4.2)$$

Bu denklemdaki deformasyon-deplasman münasebetleri aşağıdaki gibidir.

$$\epsilon_{x1} = \frac{\partial u_1}{\partial x}$$

$$\epsilon_{y1} = \frac{\partial v_1}{\partial y} + \frac{w_1}{r}$$

$$\gamma_{xy1} = \frac{\partial u_1}{\partial y} + \frac{\partial v_1}{\partial x}$$

$$K_{x1} = -\frac{\partial^2 w_1}{\partial x^2}$$

$$\begin{aligned}
 K_{y1} &= \frac{\partial v_1}{r \partial y} - \frac{\partial^2 w_1}{\partial y^2} \\
 2K_{xy1} &= \frac{2\partial v_1}{r \partial x} - \frac{2\partial^2 w_1}{\partial x \partial y} \\
 \beta_{x1} &= - \frac{\partial w_1}{\partial x} \\
 \beta_{y1} &= \frac{v_1}{r} - \frac{\partial w_1}{\partial y}
 \end{aligned} \tag{4.21}$$

Buradaki N_{x0} , N_{y0} ve N_{xy0} değerleri membran denge denklemlerinden elde edilen mambren kuvvetleridir.

(4.19) denklemindeki (u_0, v_0, w_0) deplasmanlarına stabilite problemlerinde ön burkulma deformasyonu ; (u_1, v_1, w_1) 'e ön burkulma modu ; $\frac{\partial w_0}{\partial x}$, $\frac{\partial w_0}{\partial y}$ 'ye ise ön burkulma dönmeleri denir. Ön burkulma dönmelerini gösteren terimler çok küçük oldukları için (1) indisli artım kemiyetlerinden oluşan N_{x1} , N_{y1} , N_{xy1} değerleri gözönüne alınmamıştır.

4.1.1.5. Hidrostatik Basınc Yüklünün Potansiyel Enerjisinin İkinci Varyasyonu :

Yine burada dış kuvvetlerin potansiyel enerjisinin değişmeyi bulalım.

$$\begin{aligned}
 v &\longrightarrow v_0 + v_1 \\
 w &\longrightarrow w_0 + w_1
 \end{aligned} \tag{4.22}$$

(4.21) deki değerleri (4.12) denkleminde yerine koyup $\Omega_1 + \Delta\Omega_1$ yı yazarsak ;

$$\Omega_1 + \Delta \Omega_1 = \rho \iint \left\{ (w_0 + w_1) + \frac{1}{2r} \left[(v_0 + v_1)^2 - (v_0 + v_1) \left(\frac{\partial w_0}{\partial y} + \frac{\partial w_1}{\partial y} \right) + \left(\frac{\partial v_0}{\partial y} + \frac{\partial v_1}{\partial y} \right) (w_0 + w_1) r + (w_0 + w_1)^2 \right] \right\} dx dy \quad (4.23)$$

Bu ifadeyi açalım ;

$$\begin{aligned} \Omega_1 + \Delta \Omega_1 = \rho \iint & \left[w_0 + w_1 + \frac{1}{2r} (v_0^2 + 2v_0 v_1 + v_1^2 - v_0 \frac{\partial w_0}{\partial y} r - v_0 \frac{\partial w_1}{\partial y} r - \right. \\ & v_1 \frac{\partial w_0}{\partial y} r - v_1 \frac{\partial w_1}{\partial y} r + w_0 \frac{\partial v_0}{\partial y} r + w_0 \frac{\partial v_1}{\partial y} r + w_1 \frac{\partial v_0}{\partial y} r + \\ & \left. w_1 \frac{\partial v_1}{\partial y} r + w_0^2 + 2w_0 w_1 + w_1^2) \right] dx dy \quad (4.24) \end{aligned}$$

(0) indisli terimler denge konumundaki dış kuvvetlerin potansiyel enerjisidir.

$$\Omega_1 = \rho \iint \left[w_0 + \frac{1}{2r} (v_0^2 - v_0 \frac{\partial w_0}{\partial y} r + w_0 \frac{\partial v_0}{\partial y} r + w_0^2) \right] dx dy \quad (4.25)$$

0 halde dış kuvvetlerin potansiyel enerjisindeki değişme ;

$$\begin{aligned} \Delta \Omega_1 = \rho \iint & \left[w_1 + \frac{1}{2r} (2v_0 v_1 + v_1^2 - v_0 \frac{\partial w_1}{\partial y} r - v_1 \frac{\partial w_0}{\partial y} r - v_1 \frac{\partial w_1}{\partial y} r + \right. \\ & \left. w_0 \frac{\partial v_1}{\partial y} r + w_1 \frac{\partial v_0}{\partial y} r + w_1 \frac{\partial v_1}{\partial y} r + 2w_0 w_1 + w_1^2) \right] dx dy \quad (4.26) \end{aligned}$$

Bu potansiyel enerjiindeki değişimin (1) indisli ve 2. dereceden olan terimleri (4.16) dan dolayı dış kuvvetlerin potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonunu temsil eder.

$$\frac{1}{2!} \delta^2 \Omega_1 = \frac{\rho}{2r} \iint \left(v_1^2 - v_1 \frac{\partial w_1}{\partial y} r + w_1 \frac{\partial v_1}{\partial y} r + w_1^2 \right) dx dy \quad (4.27)$$

4.1.1.6. Şekil Değiştirme Enerjisinin ve Hidrostatik Basınç Yükünün Toplam Potansiyel Enerjisinin İkinci Varyasyonu :

(4.20) ifadesi ile (4.27) ifadesinin toplamı bize şekil değiştirme enerjisinin ve hidrostatik basınç yükünün toplam potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonunu verir.

$$\begin{aligned} \frac{1}{2!} \delta^2 V_1 &= \frac{1}{2!} \delta^2 U + \frac{1}{2!} \delta^2 \Omega_1 \\ \frac{1}{2!} \delta^2 V_1 &= \frac{C}{2} \iint (\epsilon_{x1}^2 + \epsilon_{y1}^2 + 2\nu \epsilon_{x1} \epsilon_{y1} + \frac{1-\nu}{2} \gamma_{xy1}^2) dx dy \\ &+ \frac{1}{2} \iint [N_x (-\frac{\partial w_1}{\partial x})^2 + N_y (\frac{v_1}{r} - \frac{\partial w_1}{\partial y})^2 + 2N_x (-\frac{\partial w_1}{\partial x})(\frac{v_1}{r} - \frac{\partial w_1}{\partial y})] dx dy \\ &+ \frac{D}{2} \iint [K_{x1}^2 + K_{y1}^2 + 2\nu K_{x1} K_{y1} + 2(1-\nu) K_{xy1}^2] dx dy \\ &+ \frac{p}{2r} \iint (\frac{v_1^2}{1-\nu} + \frac{\partial w_1}{\partial y} r + w_1 \frac{\partial v_1}{\partial y} r + w_1^2) dx dy \quad (4.28) \end{aligned}$$

ifadesi elde edilir.

(1) indislerini atıp (4.28) denklemini matris formunda yazalım ;

$$\begin{aligned} \frac{1}{2!} \delta^2 V_1 &= \frac{1}{2} \iint [\epsilon]^T [D] [\epsilon] dx dy + \frac{1}{2} \iint [\beta]^T [N_0] [\beta] dx dy \\ &+ \frac{1}{2} \frac{p}{r} \iint \begin{bmatrix} v - r \frac{\partial w}{\partial y} \\ w + r \frac{\partial v}{\partial y} \end{bmatrix}^T \begin{bmatrix} v \\ w \end{bmatrix} dx dy \quad (4.29) \end{aligned}$$

Daha açık ifade edelim ;

$$\begin{aligned} \frac{1}{2} \delta V_1 = & \frac{1}{2} \iint \begin{Bmatrix} \varepsilon_x \\ \varepsilon_y \\ \gamma_{xy} \\ K_x \\ K_y \\ K_{xy} \end{Bmatrix}^T \left[\begin{array}{cc|c} 1 & \nu & 0 \\ \nu & 1 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{1-\nu}{2} \end{array} \right] \begin{Bmatrix} \varepsilon_x \\ \varepsilon_y \\ \gamma_{xy} \end{Bmatrix} + \begin{Bmatrix} 0 \\ 0 \end{Bmatrix}^T \left[\begin{array}{cc|c} 1 & \nu & 0 \\ \nu & 1 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{1-\nu}{2} \end{array} \right] \begin{Bmatrix} K_x \\ K_y \\ K_{xy} \end{Bmatrix} dx dy \\ & + \frac{1}{2} \iint \begin{Bmatrix} -\frac{\partial w}{\partial x} \\ \frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y} \end{Bmatrix}^T \begin{Bmatrix} N_{x_0} & N_{xy_0} \\ N_{xy_0} & N_{y_0} \end{Bmatrix} \begin{Bmatrix} -\frac{\partial w}{\partial x} \\ \frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y} \end{Bmatrix} dx dy \\ & + \frac{1}{2} \frac{p}{r} \iint \begin{Bmatrix} v - r \frac{\partial w}{\partial y} \\ w + r \frac{\partial v}{\partial y} \end{Bmatrix}^T \begin{Bmatrix} v \\ w \end{Bmatrix} dx dy \quad (4) \end{aligned}$$

Türev matrisleri şeklinde yazalım.

$$\begin{aligned} \frac{1}{2} \delta V_1 = & \frac{1}{2} \{d\}^T \left\{ \iint [B]^T [F]^T [D] [F] [B] dx dy + \iint [B]^T [G]^T [N_0] [G] [B] dx dy + \frac{p}{r} \iint [B]^T [M]^T [R] [B] dx dy \right\} \{d\} \quad (4) \end{aligned}$$

Eleman matrisi formunda yazarsak ;

$$\delta V_1 = \{d\}^T [K_e] \{d\} + \{d\}^T [N_e] \{d\} + \{d\}^T [Q_e] \{d\} \quad (4)$$

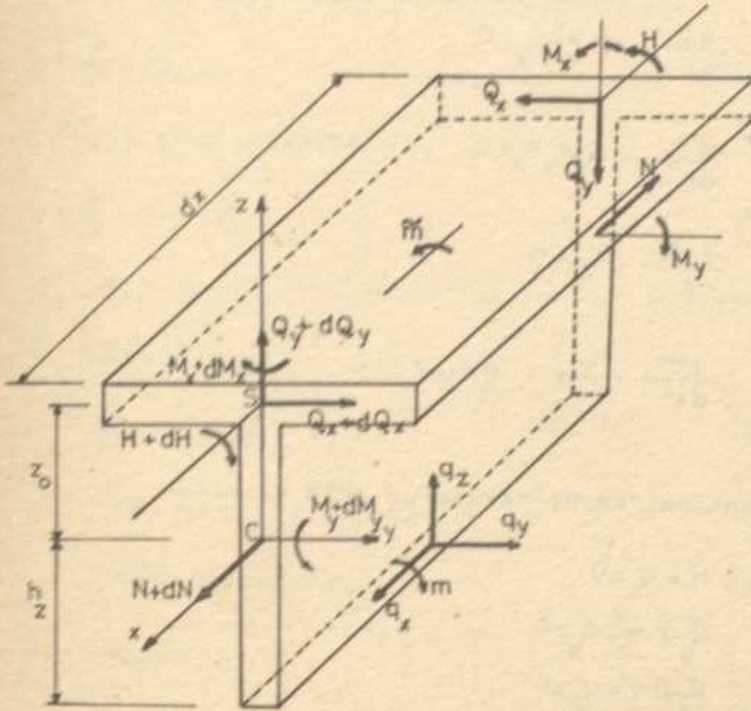
denklemleri elde edilir.

Burada ;

- $[K_e]$: Eleman rijitlik matrisi
- $[N_e]$: Eleman geometrik yük matrisi
- $[Q_e]$: Elemanın dış yük matrisidir.

4.2. NERVÜRLERİN STABİLİTE DENKLEMLERİNİN ÇIKARILIŞI

4.2.1. Boyuna Nervürün Stabilite Denkleminin Çıkarılışı



ŞEKİL : 3

Boyuna nervürün stabilite denklemi [1] ve [2] den faydalanılarak çıkarılmıştır. Buradaki q_x , q_y , q_z ve m kabuk ile nervürün birleştiği yerdeki, nervürden kabuğa aktarılmış nervürdeki gerçek yüklerdir. M_x , M_y , ve N ağırlık merkezine göre, Q_x , Q_y ve H ise kayma merkezine göre alınmıştır. Buna göre, ince cidarlı çubukların stabilite denkleminin çıkarılışından faydalanarak denklem - 1 yazalım.

$$\frac{dN}{dx} + q_x = 0$$

$$\frac{dQ_y}{dx} - P w_c'' + q_z = 0$$

$$\frac{dQ_x}{dx} - P v_c'' + q_y = 0$$

$$\frac{dM_y}{dx} - Q_y q_x h_z = 0$$

$$\frac{dM_x}{dx} - Q_x = 0$$

$$\frac{dH}{dx} - \tilde{m} + m - q_y (h_z + z_0) = 0 \quad (4.33 \text{ a-f})$$

(f) denklemi kayma merkezine göre alınır.

$$N' + q_x = 0$$

$$Q_y' - P w_c'' + q_z = 0$$

$$Q_x' - P v_c'' + q_y = 0$$

$$M_y' - Q_y q_x h_z = 0$$

$$M_x' - Q_x = 0$$

(4.34 a-f)

$$H' - \tilde{m} + m - q_y (h_z + z_0) = 0$$

(4.34 d) denkleminin türevini alırsak :

$$M_y'' - Q_y' - q_x' h_z = 0 \quad (4.35)$$

(4.34 b) denkleminde :

$$Q_y' = P w_c'' - q_z \quad (4.36)$$

(4.36) denklemini (4.35) de yerine koyalım.

$$M_y'' - Pw_c'' + q_z - q_x' h_z = 0$$

$$M_y'' - Pw_c'' = -q_z + q_x' h_z \quad (4.37)$$

(4.34 e) denkleminin türevini alırsak ;

$$M_x'' - Q_x' = 0 \quad (4.38)$$

(4.34 c) denkleminden

$$Q_x' = P V_c'' - q_y \quad (4.39)$$

(4.39) denklemini (4.38) de yerine koyalım :

$$M_x'' - P V_c'' + q_y = 0$$

$$M_x'' - P V_c'' = -q_y \quad (4.40)$$

$$H' \tilde{m} - m + q_y (h_z + z_0) = 0$$

$$H' \tilde{m} = -m + q_y (h_z + z_0) \quad (4.41)$$

$$N' + q_x = 0$$

$$N' = -q_x \quad (4.42)$$

Nervüre tesir eden P basınç kuvvetinin sistemin ağırlık merkezine etkidiğini kabul ediyoruz.

$$P = p \cdot A$$

Burada (p) hidrostatik basınç kuvvetidir.

O halde, (p) yanal yükü ve (P) eksenel basınç yükü altında boyuna nervürün stabilite denklemleri (4.37), (4.40), (4.41) ve (4.42) denklemleridir.

Burada ;

$$\begin{aligned} v_c &= v_s + z_o \cdot \phi & \dots\dots & v_c'' = v_s'' + z_o \cdot \phi'' \\ w_c &= w_s & \dots\dots & w_c'' = w_s'' \end{aligned} \quad (4.43)$$

$$\tilde{M} = P \cdot z_o \cdot v_s'' - P \frac{I_o}{A} \phi''$$

Bu denklemlerdeki N , M_x , M_y ve H 'in değerleri iş şöyledir.

$$\begin{aligned} N &= E_s A_s u_s' \\ M_y &= E_s J_y w_s'' \\ M_x &= E_s J_z v_s'' \\ H &= -G_s J_d \phi_s' + E_s J_w \phi_s''' \end{aligned} \quad (4.44)$$

Çarpılma rijitliği $J_w = 0$ dır.

Denklemlerde bunların türevi gerektiği için ;

$$\begin{aligned} N' &= E_s A_s u_s'' \\ M_y'' &= E_s J_y w_s''' \\ M_x'' &= E_s J_z v_s''' \\ H' &= -G_s J_d \phi_s'' \end{aligned} \quad (4.45)$$

Bulunan bu değerleri (4.37), (4.40), (4.41), (4.42) denklemlerinde yerlerine koyarsak ;

$$\begin{aligned} -E_s J_y w_s''' - P w_s'' &= -q_z + q_x' h_z \\ -E_s J_z v_s''' - P (v_s'' + z_o \phi_s'') &= -q_y \\ -G_s J_d \phi_s'' + P z_o v_s'' + P \frac{I_o}{A} \phi_s'' &= -m + q_y (h_z + z_o) \\ E_s A_s u_s'' &= -q_x \end{aligned} \quad (4.46)$$

Tekrar düzenlersek ;

$$E_s J_y w_s''' + P w_s'' = q_z - q_x' h_z$$

$$E_s J_z v_s''' + P v_s'' + P z_0 \phi_s'' = q_y$$

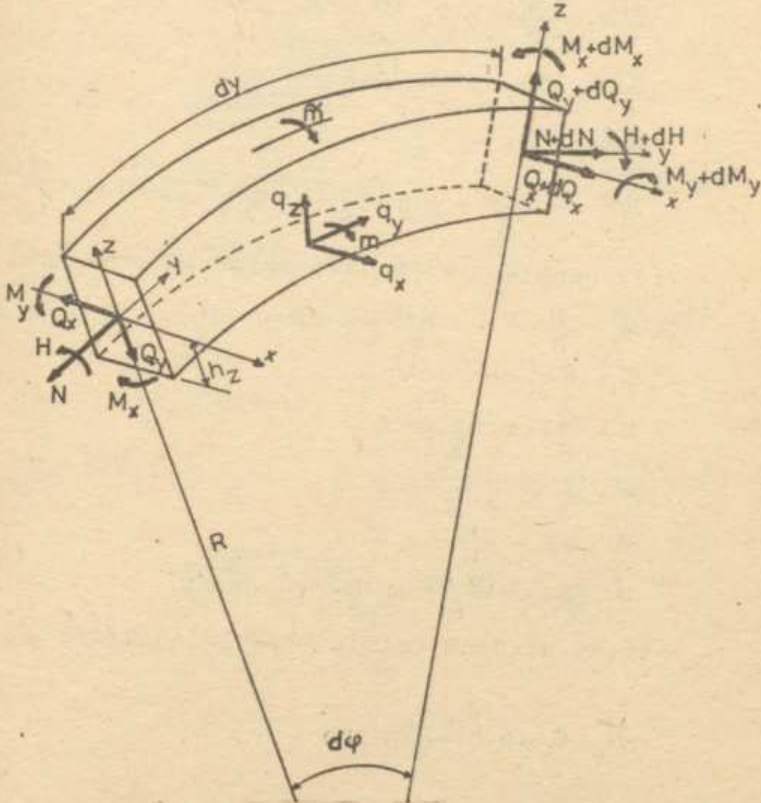
$$G J_d \phi_s'' - P z_0 v_s'' - P \frac{I_d}{A_s} \phi_s'' = m - q_y (h_z + z_0)$$

$$E_s A_s u_s'' = -q_x$$

(4.47 a-d)

denklemleri elde edilir.

4.2.2. Dairesel Nervürün Stabilite Denkleminin Çıkarılışı:



ŞEKİL : 4

Dairesel nervürün stabilite denklemi [1] ve [2] den faydalanarak çıkarılmıştır. Burada q_x, q_y, q_z ve m kabuk

ile nervürün birleştiği yerdeki nervürden kabuğa aktarılmış, nervürdeki gerçek yüklerdir.

Buna göre denklemleri çıkarırsak ;

$$\begin{aligned} \frac{dQ_y}{dy} - \frac{N}{R} - P w_t'' + q \frac{(R-h_z)}{R} &= 0 \\ \frac{dQ_x}{dy} - P u_t'' + q \frac{(R-h_z)}{R} &= 0 \\ \frac{dN_y}{dy} + \frac{Q_y}{R} + q_y \frac{(R-h_z)}{R} &= 0 \\ \frac{dM_y}{dy} - Q_y - q_y h_z \frac{(R-h_z)}{R} &= 0 \\ \frac{dN_x}{dx} - Q_x - \frac{H}{R} &= 0 \\ \frac{dH}{dx} - \frac{M_x}{R} + m \frac{(R-h_z)}{R} - q_x h_z \frac{(R-h_z)}{R} + \bar{m} &= 0 \end{aligned} \quad (4.48 a)$$

(4.48) denklemleri kayma merkezine göre alınır.

$$\begin{aligned} Q_y' - \frac{N}{R} - P w_t'' + q \frac{(R-h_z)}{R} &= 0 \\ Q_x' - P u_t'' + q \frac{(R-h_z)}{R} &= 0 \\ N_y' + \frac{Q_y}{R} + q_y \frac{(R-h_z)}{R} &= 0 \\ M_y' - Q_y - q_y h_z \frac{(R-h_z)}{R} &= 0 \\ N_x' - Q_x - \frac{H}{R} &= 0 \\ H' - \frac{M_x}{R} + m \frac{(R-h_z)}{R} - q_x h_z \frac{(R-h_z)}{R} + \bar{m} &= 0 \end{aligned} \quad (4.49 a)$$

(4.49 a) denkleminin türevini alırsak ;

$$N_y'' - Q_y' - q_y' h_z \frac{(R-h_z)}{R} = 0 \quad (4.50)$$

(4.49 a) denkleminde ;

$$Q_y' = \frac{N}{R} + P w_t'' - q \frac{(R-h_z)}{R} \quad (4.51)$$

(4.51) denklemini (4.50) de yerine koyarsak ;

$$M_y'' - \frac{N}{R} - P \frac{w_t''}{z} + q \frac{(R-h_z)}{R} - q \frac{h(R-h_z)}{y z R} = 0 \quad (4.52)$$

(4.49 b) den :

$$\dot{Q}_x = P \ddot{u}_t - q \frac{(R-h_z)}{R} \quad (4.53)$$

(4.49 e) denkleminin türevini alırsak ;

$$M_x'' - \dot{Q}_x - \frac{H'}{R} = 0 \quad (4.54)$$

(4.54) denkleminin içine (4.53) denklemini koyar-

sk ;

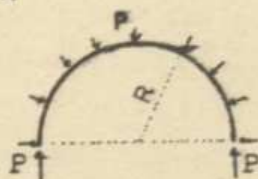
$$M_x'' - \frac{H'}{R} - P \ddot{u}_t + q \frac{(R-h_z)}{R} - \frac{H'}{R} = 0 \quad (4.55)$$

(4.49 f) denkleminde ;

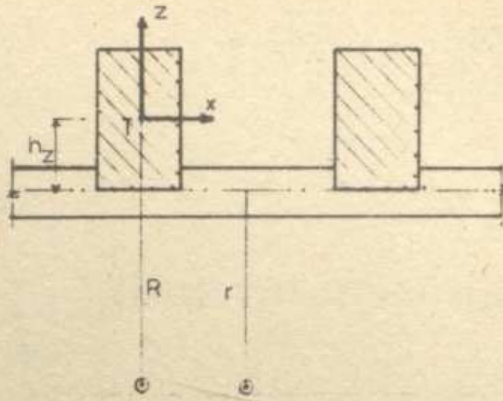
$$H' - \frac{M_x}{R} + m + m \frac{(R-h_z)}{R} - q \frac{h(R-h_z)}{x z R} = 0 \quad (4.56)$$

(4.49 c) denkleminde ;

$$N + \frac{Q_y}{R} + q \frac{(R-h_z)}{y R} = 0 \quad (4.57)$$



ŞEKİL : 5



ŞEKİL : 6

R = Dairesel kirişin yarıçapı

r = Kabuk yarıçapı

Hidrostatik basıncın çubuğun (T) merkezlerini birleştiren bir yaya etkidini kabul edelim. Kemerdeki gibi bu yay sadece eksenel basınç yüküne maruz kalır.

$$P = p \cdot R$$

dir.

Buradaki P kuvveti (z) eksenine doğrultusunda etki ediyor. Bir dairesel yay (z) eksenine doğrultusunda kuvvet etkidir taktirde sadece normal, kuvvet meydana gelir. Böylelikle P hidrostatik yükü sadece normal kuvvet hâsâ eder. Bu da ön burkulma şeklinde denklemlere girer. Normal kuvvet ise çubuğun ağırlık merkezine etkir.

Kesit dikdörtgen olup, ağırlık merkezi ile kayma merkezi çakıştığı için $x_0 = 0$, $z_0 = 0$ dir. Eksenel kuvvet (T) noktasından etkidir için ;

$$\begin{aligned} w_t &= w_s \rightarrow \ddot{w}_t = \ddot{w}_s \\ u_t &= u_s \rightarrow \ddot{u}_t = \ddot{u}_s \\ \ddot{m} &= -P \frac{I_0 \phi_t}{A} \end{aligned} \quad (4.58)$$

Bu denklemlerdeki N , M_x , M_y , Q_y ve H 'in değerle-
ri ise şöyledir ;

$$\begin{aligned} N &= E_t A_t \left(\dot{v}_t + \frac{w_t}{R} \right) \\ M_y &= E_t J_x \left(\dot{x}_t - \frac{w_t}{R} \right) \\ M_x &= E_t J_z \left(\dot{\phi}_t - \dot{u}_t \right) \\ Q_y &= E_t J_x \left(\dot{v}_t - \dot{w}_t \right) \\ H &= -E_t J_w \phi_t + G J_d \left(\phi_t + \frac{u_t}{R} \right) \end{aligned} \quad (4.59)$$

Çarpılma rijitliği $J_w = 0$ dır.

$$\begin{aligned} \ddot{M}_y &= E_t J_x \left(\frac{\ddot{v}_t}{R} - \ddot{w}_t \right) \\ \ddot{M}_x &= E_t J_z \left(\ddot{\phi}_t - \ddot{u}_t \right) \\ \ddot{H} &= G J_d \left(\ddot{\phi}_t + \frac{\ddot{u}_t}{R} \right) \\ \ddot{N} &= E_t A_t \left(\ddot{v}_t + \frac{\ddot{w}_t}{R} \right) \end{aligned} \quad (4.60)$$

Bunları (4.52), (4.55), (4.56), (4.57) denklemlerinde yerlerine koyarsak ;

$$\begin{aligned} E_t J_x \left(\frac{\ddot{v}_t}{R} - \ddot{w}_t \right) - \frac{E_t A_t}{R} \left(\dot{v}_t + \frac{w_t}{R} \right) - P \ddot{w}_t &= -q \frac{(R-hz)}{z R} + q \frac{h(R-hz)}{y z R} \\ E_t J_z \left(\ddot{\phi}_t - \ddot{u}_t \right) - \frac{G J_d}{R} \left(\ddot{\phi}_t + \frac{\ddot{u}_t}{R} \right) - P \ddot{u}_t &= -q \frac{(R-hz)}{x R} \\ G J_d \left(\ddot{\phi}_t + \frac{\ddot{u}_t}{R} \right) - \frac{E_t J_z}{R} \left(\ddot{\phi}_t - \ddot{u}_t \right) - \frac{I_0 P}{A} \ddot{\phi}_t &= -m \frac{(R-hz)}{R} + q \frac{h(R-hz)}{x z R} \\ E_t A_t \left(\ddot{v}_t + \frac{\ddot{w}_t}{R} \right) + \frac{E_t J_x}{R} \left(\frac{\ddot{v}_t}{R} - \ddot{w}_t \right) &= -q \frac{(R-hz)}{y R} \end{aligned} \quad (4.61a-d)$$

Tekrar düzenlersek ;

$$\begin{aligned} \frac{E_t A_t}{R} (\dot{v}_t + \frac{w_t}{R}) - E_t J_x (\frac{\ddot{v}_t}{R} - \ddot{w}_t) + P \ddot{w}_t &= q \frac{(R-hz)}{z} - q \frac{h}{y} \frac{(R-hz)}{R} \\ \frac{G_t J_d}{R} (\ddot{\phi}_t + \frac{\ddot{u}_t}{R}) - E_t J_z (\frac{\ddot{\phi}_t}{R} - \ddot{u}_t) + P \ddot{u}_t &= q \frac{(R-hz)}{R} \\ \frac{E_t J_z}{R} (\frac{\ddot{\phi}_t}{R} - \ddot{u}_t) - G_t J_d (\ddot{\phi}_t + \frac{\ddot{u}_t}{R}) + \frac{I_o P}{A} \ddot{\phi}_t &= m \frac{(R-hz)}{R} - q \frac{h}{x} \frac{(R-hz)}{R} \\ -E_t A_t (\ddot{v}_t + \frac{w_t}{R}) - \frac{E_t J_x}{R} (\frac{\ddot{v}_t}{R} - \ddot{w}_t) &= q \frac{(R-hz)}{y} \quad (4.62a) \end{aligned}$$

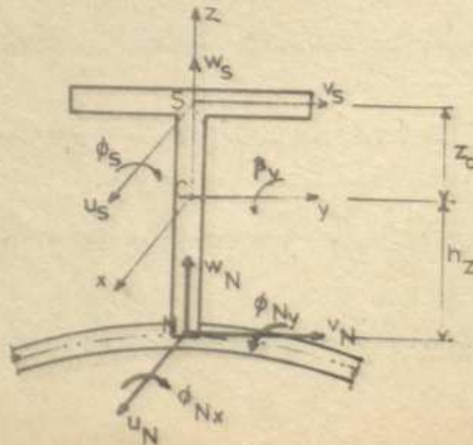
elde edilir.

4.2.3. Deplasmanların Transformasyonu :

Deplasmanların, nervürün kayma merkezinden, kabuk ile nervürün birleştiği noktaya transformasyonunu yapalım.

4.2.3.1. Boyuna Nervür :

Boyuna nervürün kayma merkezinde deplasman bileşenleri ve burulma açısı (S), kabuk ile boyuna nervürün birleştiği yer N ile gösterilsin ;



ŞEKİL : 7

$$p_y = \phi_{Ny} = -\frac{\partial w}{\partial x}$$

$$\phi_s = \phi_{Nx} = \frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y} \quad (4.63a-b)$$

Burada ;

$$u_N = u_S - (z_0 + h_z) p_y = u_S + (z_0 + h_z) \frac{\partial w_S}{\partial x}$$

$$v_N = v_S - (z_0 + h_z) \phi_s$$

$$w_N = w_S$$

$$\phi_N = \phi_S \quad (4.64a-d)$$

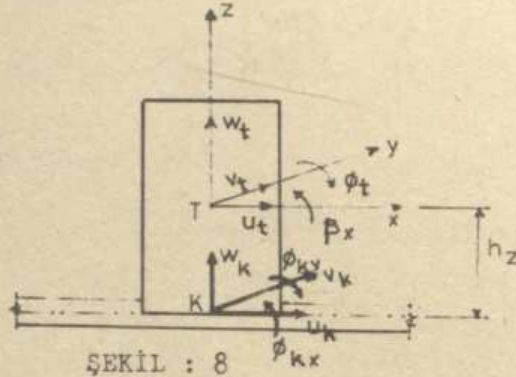
Matris formda yazalım.

$$\begin{Bmatrix} u \\ v \\ w \\ \phi \end{Bmatrix}_N = \begin{bmatrix} 1 & 0 & (z_0 + h_z)L & 0 \\ 0 & 1 & 0 & -(z_0 + h_z) \\ 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} u \\ v \\ w \\ \phi \end{Bmatrix}_S \quad (4.65)$$

$$L = \frac{\partial}{\partial x} \quad \text{dir.}$$

4.2.3.2. Dairesel Nervür :

Dairesel nervür dikdörtgen kesitli olduğu için kayma merkezi ile ağırlık merkezi çakışmaktadır. Dolayısıyla daireseel nervürün kayma merkezindeki deplasman bileşenleri ve burulma açısı (T), kabuk ile daireseel nervürün birleştiği noktayı (K) ile gösterelim.



ŞEKİL : 8

$$\phi_t = \phi_{ky} = -\frac{\partial w}{\partial x}$$

$$\beta_x = \phi_{kx} = \frac{y}{r} - \frac{\partial w}{\partial y}$$

(4.66 a-b) (q_y sin

Burada ;

$$u_k = u_t - h_z \phi_t$$

$$v_k = v_t - h_z \beta_x$$

$$w_k = w_t$$

$$\phi_k = \phi_t$$

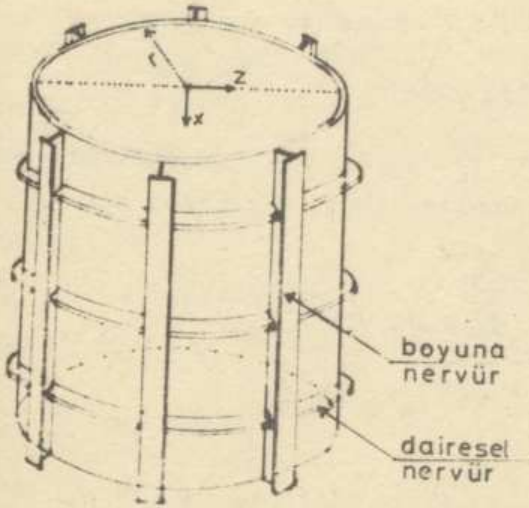
(4.67 a-d) lar

elde edilir.

buk cin

görü

4.2.4. Nervürlerden Kabuğa Gelen Yükler :



ŞEKİL : 9

Şimdi boyuna nervürün ve dairesel nervürün (q_x), (q_y), (q_z) ve (m) değerlerini kabuğun deplasmanları cinsinden yazalım.

4.2.4.1. Boyuna Nervür :

Boyuna nervürün denklemlerini kabuğun deplasmanları cinsinden yazmamız, q_x , q_y , q_z ve m değerlerini kabuk ile nervürün birleştiği noktadaki kabuk deplasmanları cinsinden hesaplamamız lâzımdır.

Boyuna nervürün kayma merkezinin deplasmanlarına göre denklemlerin yazılışı şöyledir.

$$E_s J_y w_s''' + P w_s'' = q_z - q_x' h_z$$

$$E_s J_z v_s''' + P v_s'' + P z_o \phi_s'' = q_y$$

$$G_s J_d \phi_s'' - P z_o v_s'' - P \frac{I_o}{A_s} \phi_s'' = m - q_y (h_z + z_o)$$

$$E_s A_s u_s'' = -q_x$$

Buradan q_x , q_y , q_z ve m değerlerini nervürün kabukla birleştiği noktadaki kabuk deplasmanları cinsinden hesaplıyalım.

$$q_x = -E_s A_s u_s''$$

$$q_y = E_s J_z v_s''' + P v_s'' + P z_o \phi_s''$$

$$q_z = E_s J_y w_s''' + P w_s'' - E_s A_s h_z u_s''$$

$$m = \left[G_s J_d - P \frac{I_o}{A_s} + (h_z z_o + z_o^2) P \right] \phi_s'' +$$

$$(h_z + z_o) E_s J_z v_s''' + P h_z v_s'' \quad (4.68a)$$

Şimdide q_x , q_y , q_z ve m değerlerini, kabuk ile nervürün birleştiği noktadaki kabuk deplasmanları cinsinden yazalım.

Deplasmanların nervürün kayma merkezinden, kabukla birleştiği noktaya transformasyonu ise aşağıdaki gibidir. (N) noktası boyuna nervürün kabukla birleştiği nokta, (S) ise boyuna nervürün kayma merkezini gösterir. O halde ;

$$\begin{aligned} u_N &= u_s - (z_0 + h_z) p_y = u_s + (z_0 + h_z) \frac{\partial w_s}{\partial x} \\ v_N &= v_s - (z_0 + h_z) \phi_s \\ w_N &= w_s \\ \phi_N &= \phi_s = \frac{v_N}{r} - \frac{\partial w_N}{\partial y} = \frac{v_N}{r} - w'_N \end{aligned} \quad (4.69 \text{ a-d})$$

Şimdi, u_s , v_s , w_s , ve ϕ_s 'leri u_N , v_N , w_N ve ϕ_N cinsinden hesaplırsak ;

$$u_s = u_N - (z_0 + h_z) w'_s \quad (4.70)$$

(4.69 c) denkleminde $w_N = w_s$ olduğuna göre bunu (4.70) denkleminde yerine koyalım.

$$u_s = u_N - (z_0 + h_z) w'_N \quad (4.71)$$

$$v_s = v_N + (z_0 + h_z) \phi_s \quad (4.72)$$

(4.69d) denklemini (4.72) de yerine koyalım.

$$v_s = v_N + (z_0 + h_z) \left(\frac{v_N}{r} - w'_N \right) = \frac{(r + z_0 h_z)}{r} v_N - (z_0 + h_z) w'_N \quad (4.73)$$

O halde, (4.69c), (4.69d), (4.71) ve (4.73) deki değerleri (4.68 a-d) denklemlerinde yerlerine koyarsak q_x , q_y , q_z ve m değerlerini kabuk deplasmanları cinsinden hesaplamış oluruz.

$$\begin{aligned} q_x &= -E A_{ss} u''_N + E A_{ss} (z_0 + h_z) w'''_N \\ q_y &= E \frac{J_z (r + z_0 h_z)}{r} v''_N + E \frac{P (h_z^2 + 2 z_0 h_z)}{r} v'''_N - E J_z (z_0 + h_z) w''_N - P (2 z_0 + h_z) w'''_N \\ q_z &= [E J_z + E A_{ss} h_z (z_0 + h_z)] w''_N + P w'''_N - E A_{ss} h_z u''_N \\ m &= E J_z \frac{(h_z + z_0)(r + h_z + z_0)}{r} v''_N + [G J_d - P \frac{I_0}{A_s} + (h_z z_0 + \frac{z_0^2}{2}) P + \\ &\quad P h_z (r + z_0 h_z)] \frac{v''_N}{r} - E J_z (z_0 + h_z) w''_N - [G J_d - P \frac{I_0}{A_s} + \\ &\quad (h_z z_0 + \frac{z_0^2}{2}) P + P h_z (z_0 + h_z)] w'''_N \end{aligned} \quad (4.74 \text{ a-d})$$

değerlerini elde ederiz.

Boyuna nervürün q_x , q_y , q_z ve m değerlerini kabuğun deplasmanları cinsinden yazdığımıza göre bu denklemlerdeki u_N , v_N , w_N deplasmanları yerine kolaylık bakımından, kabuğun u , v , w deplasmanlarını kullanabiliriz. Buna göre, boyuna nervürün q_x , q_y , q_z ve m değerlerini tekrar yazalım.

$$\begin{aligned} q_x &= -E_s A_s u'' + E_s A_s (z_0 + h_z) w''' \\ q_y &= E_s J \frac{(r+z_0+h_z)}{r} v'' + P \frac{(r+2z_0+h_z)}{r} v'' - E_s J \frac{(z_0+h_z)}{P(2z_0+h_z)} w''' \\ q_z &= [E_s J + E_s A_s h (z_0 + h_z)] w''' + P w'' - E_s A_s h u'' \\ m &= E_s J \frac{(h_z + z_0)(r+h_z+z_0)}{r} v'' + [G_s J - P \frac{I_0}{A_s} + (h_z z_0 + z_0^2) P + P h (r+z_0+h_z)] \frac{v''}{r} - E_s J \frac{(z_0+h_z)^2}{z} w''' - \\ &\quad [G_s J - P \frac{I_0}{A_s} + (h_z z_0 + z_0^2) P + P h (z_0+h_z)] w'' \end{aligned} \quad (4.75a-d)$$

Burada türevler x ve y 'ye göre alınmıştır.

$$\begin{aligned} ()' &= \frac{\partial ()}{\partial x} \\ ()'' &= \frac{\partial^2 ()}{\partial y^2} \quad P = A_s p \end{aligned}$$

Biz problemimizi sonlu elemanlar metodu ile çözeceğimiz için q_x , q_y , q_z ve m 'leri çizgisel yük olarak alacağız. Sonlu elemanlarla çözümde yük matrisini yazarken q_x , q_y , q_z ve m 'lerin çizgisel yükleri de yük matrisine dahil edilecektir. q_x , q_y , q_z kendi doğrultusundaki deplasmanlarla, m ise kendi doğrultusundaki dönmelerle çarpılarak potansiyel enerjideki dış kuvvetlerin işi olarak alınacaktır.

Ayrıca panellerle boyuna nervür arasındaki süreklilik ise aşağıdaki gibidir.

j'inci panel ile (j-1)'inci panel arasında, j'inci boyuna nervür bulunmaktadır. Buna göre ;

$$\begin{aligned}u_j &= u_{j-1} = u_j(\text{nervür}) \\v_j &= v_{j-1} = v_j(\text{nervür}) \\w_j &= w_{j-1} = w_j(\text{nervür}) \\\phi_j &= \phi_{j-1} = \phi_j(\text{nervür})\end{aligned}\tag{4.76a-d}$$

gibi 4 tane süreklilik şartı vardır.

Ayrıca ;

$$\begin{aligned}N_{yx}^j - N_{yx}^{j-1} &= q_x^j \\N_y^j - N_y^{j-1} &= q_y^j \\Q_y^j - Q_y^{j-1} &= q_z^j \\M_y^j - M_y^{j-1} &= m^j\end{aligned}\tag{4.77a-d}$$

gibi 4 tane de süreksizlik şartı vardır.

Sonlu elemanlar metodu ile hesapta, deplasmanlar arasındaki süreklilik şartı problemin çözümü için kâfi geldiğinden, süreksizlik şartlarını kullanmayacağız.

4.2.4.2. Dairesel Nervür :

Dairesel nervürün denklemlerini kabuğun deplasmanları cinsinden yazmamız, q_x , q_y , q_z ve m değerlerini kabuk ile nervürün birleştiği noktadaki kabuk deplasmanları cinsinden hesaplamamız lâzımdır.

Dairesel nervürün kesiti dikdörtgen kesit olduğu için kayma merkezi ile ağırlık merkezi çalışmaktadır.

Şimdi de dairesel nervürün ağırlık merkezinin deplasmanlarına göre denklemlerini yazarsak ; burada $P = pR$ dir.

$$\begin{aligned} \frac{E_t A_t}{R} (\dot{v}_t + \frac{w_t}{R}) - E_t J_x (\frac{\dot{v}_t}{R} - \ddot{w}_t) + P \ddot{w}_t &= q_z \frac{(R - h_z)}{R} - q_y h_z \frac{(R - h_z)}{R} \\ \frac{G_t J_d}{R} (\ddot{\phi}_t + \frac{\ddot{u}_t}{R}) - E_t J_z (\frac{\ddot{\phi}_t}{R} - \ddot{u}_t) + P \ddot{u}_t &= q_x \frac{(R - h_z)}{R} \\ \frac{E_t J_z}{R} (\frac{\phi_t}{R} - \ddot{u}_t) - G_t J_d (\ddot{\phi}_t + \frac{\ddot{u}_t}{R}) + \frac{I_0}{A} P \ddot{\phi}_t &= m \frac{(R - h_z)}{R} - q_x h_z \frac{(R - h_z)}{R} \\ - \frac{E_t J_x}{R} (\frac{\dot{v}_t}{R} - \ddot{w}_t) - E_t A_t (\ddot{v}_t + \frac{\dot{w}_t}{R}) &= q_y \frac{(R - h_z)}{R} \end{aligned}$$

Buradan q_x , q_y , q_z ve m değerlerini dairesel nervürün ağırlık merkezinin deplasmanları cinsinden hesaplayalım

$$\begin{aligned} q_x &= \frac{E_t J_z R}{(R - h_z)} \ddot{u}_t + \frac{(pR^2 + G_t J_d / R)}{(R - h_z)} \ddot{u}_t + \frac{(G_t J_d - E_t J_z)}{(R - h_z)} \ddot{\phi}_t \\ q_y &= \frac{E_t J_x}{(R - h_z)} \ddot{w}_t - \frac{E_t A_t}{(R - h_z)} \ddot{w}_t - \frac{(E_t A_t R^2 + E_t J_x)}{R(R - h_z)} \ddot{v}_t \\ q_z &= \frac{E_t J_x (R + h_z)}{(R - h_z)} \ddot{w}_t + \frac{(pR^2 - E_t A_t h_z)}{(R - h_z)} \ddot{w}_t + \frac{E_t A_t}{R(R - h_z)} \ddot{w}_t \\ &\quad - \frac{(E_t J_x R + E_t A_t R^2 h_z + E_t J_x h_z)}{R(R - h_z)} \ddot{v}_t + \frac{E_t A_t}{(R - h_z)} \ddot{v}_t \\ m &= \frac{E_t J_z R h_z}{(R - h_z)} \ddot{u}_t + \frac{(pR^2 h_z - E_t J_z - G_t J_d + G_t J_d h_z / R)}{(R - h_z)} \ddot{u}_t \\ &\quad + \frac{[I_0 / A p R^2 + G_t J_d (h_z - R) - E_t J_z h_z]}{(R - h_z)} \ddot{\phi}_t \\ &\quad + \frac{E_t J_z}{R(R - h_z)} \phi_t \end{aligned} \quad (4.78a-d)$$

Şimdi de q_x , q_y , q_z ve m değerlerini kabuk ile nervürün birleştiği noktadaki kabuk deplasmanları cinsinden yazalım.

Deplasmanların, dairesel nervürün ağırlık merke - zinden kabuk ile nervürün birleştiği noktaya transformas - yonu ise aşağıdaki gibidir. (K) noktası dairesel nervü - rün kabuk ortalama yüzeyi ile birleştiği nokta, (T) ise dairesel nervürün ağırlık merkezini gösterir. O halde ;

$$\begin{aligned} u_k &= u_t - h_z \phi_t \\ v_k &= v_t - h_z \beta_x \\ w_k &= w_t \\ \phi_k &= \phi_t - \frac{\partial w_k}{\partial x} = -w'_k \end{aligned} \quad (4.79a-d)$$

Şimdi u_t , v_t , w_t ve ϕ_t 'leri u_k , v_k , w_k ve ϕ_k cinsinden hesaplıyalım.

$$u_t = u_k + h_z \phi_t = u_k - h_z w'_k \quad (4.80)$$

$$v_t = v_k + h_z \beta_x = v_k + h_z \left(\frac{v_k}{r} - \frac{\partial w_k}{\partial y} \right) = \left(\frac{r+h_z}{r} \right) v_k - h_z w'_k \quad (4.81)$$

O halde, (4.79c), (4.79d), (4.80) ve (4.81) deki değerleri (4.78a), (4.78b), (4.78c) ve (4.78d) denklem - lerinde yerlerine koyarsak q_x , q_y , q_z ve m değerlerini kabuk deplasmanları cinsinden hesaplamış oluruz.

$$\begin{aligned} q_x &= \frac{E_t J_z R}{(R-h_z)} \ddot{u}_k + \frac{(pR^2 + G_t J_d / R)}{(R-h_z)} \ddot{u}_k - \frac{E_t J_z R h_z}{(R-h_z)} \ddot{w}_k \\ &\quad - \frac{(pR^2 h_z + G_t J_d h_z / R + G_t J_d - E_t J_z)}{(R-h_z)} w'_k \\ q_y &= \frac{(E_t J_x R + E_t A_t R^2 h_z + E_t J_x h_z)}{R(R-h_z)} \ddot{w}_k - \frac{E_t A_t}{(R-h_z)} w'_k \\ &\quad - \frac{(E_t A_t R^2 + E_t J_x)}{r(R-h_z)} \ddot{v}_k \end{aligned}$$

$$q_z = \frac{[E_t J_x (R+h_z)^2 + E_t A_t R^2 h_z^2]}{R(R-h_z)^2} \ddot{w}_k + \frac{(pR^2 - 2E_t A_t h_z)}{(R-h_z)} \ddot{w}_k + \frac{E_t A_t}{R(R-h_z)} \dot{w}_k$$

$$- \frac{(E_t J_x R + E_t A_t R^2 h_z + E_t J_x h_z)}{r(R-h_z)} \ddot{v}_k + \frac{E_t A_t R}{r(R-h_z)} \dot{v}_k$$

$$m = \frac{E_t J_z R h_z}{(R-h_z)} \ddot{u}_k + \frac{(pR^2 h_z - E_t J_z - G_t J_d + G_t J_d h_z/R)}{(R-h_z)} \ddot{u}_k - \frac{E_t J_z R h_z^2}{(R-h_z)} \ddot{w}_k$$

$$- \frac{[pR^2 h_z^2 - 2E_t J_z h_z - G_t J_d R + G_t J_d h_z/R + (I_0/A_t)pR^2]}{(R-h_z)} \ddot{w}_k - \frac{E_t J_z}{R(R-h_z)} \dot{w}_k \quad (4.82a-d)$$

Dairesel nervürün q_x , q_y , q_z ve m değerlerini kabuğun deplasmanları cinsinden yazdığımızı göre bu denklemlerdeki u_k , v_k , w_k deplasmanları yerine kolaylık bakımından, kabuğun u, v, m deplasmanlarını kullanabiliriz. Buna göre, dairesel nervürün q_x , q_y , q_z ve m değerlerini tekrar yazalım.

$$q_x = \frac{E_t J_z R}{(R-h_z)} \ddot{u} + \frac{(pR^2 + G_t J_d/R)}{(R-h_z)} \ddot{u} - \frac{E_t J_z R h_z}{(R-h_z)} \ddot{w}$$

$$- \frac{(pR^2 h_z + G_t J_d h_z/R + G_t J_d - E_t J_z)}{(R-h_z)} \dot{w}$$

$$q_y = \frac{(E_t J_x R + E_t A_t R^2 h_z + E_t J_x h_z)}{R(R-h_z)} \ddot{w} - \frac{E_t A_t}{(R-h_z)} \dot{w}$$

$$- \frac{(E_t A_t R^2 + E_t J_x)}{r(R-h_z)} \ddot{v}$$

$$q_z = \frac{[E_t J_x (R+h_z)^2 + E_t A_t R^2 h_z^2]}{R(R-h_z)^2} \ddot{w} + \frac{(pR^2 - 2E_t A_t h_z)}{(R-h_z)} \ddot{w} + \frac{E_t A_t}{R(R-h_z)} \dot{w}$$

$$- \frac{(E_t J_x R + E_t A_t R^2 h_z + E_t J_x h_z)}{r(R-h_z)} \ddot{v} + \frac{E_t A_t R}{r(R-h_z)} \dot{v} \quad (4.83a-d)$$

$$m = \frac{E_t J_z R h_z}{(R-h_z)} \ddot{u} + \frac{(pR^2 h_z - E_t J_z - G_t J_d + G_t J_d h_z/R)}{(R-h_z)} \ddot{u}$$

$$- \frac{E_t J_z R h_z^2}{(R-h_z)} \ddot{w} - \frac{[pR^2 h_z^2 - 2E_t J_z h_z - G_t J_d R + G_t J_d h_z/R + (I_0/A_t)pR^2]}{(R-h_z)} \ddot{w}$$

$$+ \frac{E_t J_z}{R(R-h_z)} \dot{w}$$

Yine problemimizi sonlu elemanlar metodu ile çözeceğimiz için q_x , q_y , q_z ve m 'leri çizgisel yük olarak a-

lacağız. Yük matrisini yazarken q_x , q_y , q_z ve m 'lerin çizgisel yükleri de yük matrisine dahil edilecektir. q_x , q_y , q_z kendi doğrultusundaki deplasmanlarla, m ise kendi doğrultusundaki dönmelerle çarpılarak potansiyel enerji-deki dış kuvvetlerin işi olarak alınacaktır.

Panellerle dairesel nervür arasındaki süreklilik ise aşağıdaki gibidir.

i 'inci panel ile $(i-1)$ 'inci panel arasında, i 'inci dairesel nervür bulunmaktadır. Buna göre ;

$$\begin{aligned}u_i &= u_{i-1} = u_i \text{ (nervür)} \\v_i &= v_{i-1} = v_i \text{ (nervür)} \\w_i &= w_{i-1} = w_i \text{ (nervür)} \\\phi_i &= \phi_{i-1} = \phi_i \text{ (nervür)}\end{aligned} \quad (4.84a-d)$$

gibi 4 tane süreklilik şartı vardır.

$$\begin{aligned}N_{xy}^i - N_{xy}^{i-1} &= q_x^i \\N_x^i - N_x^{i-1} &= q_y^i \\Q_x^i - Q_x^{i-1} &= q_z^i \\M_x^i - M_x^{i-1} &= m^i\end{aligned} \quad (4.85a-d)$$

gibi 4 tane de süreksizlik şartı vardır.

Sonlu elemanlar metodu ile hesapta, deplasmanlar arasındaki süreklilik şartı problemin çözümü için kâfidir.

4.3.5. Boyuna Nervürün ve Dairesel Nervürün Genel İfadesi :

Şimdi de boyuna nervürün ve dairesel nervürün q_x , q_y , q_z ve m değerlerini. bu nervürlere ait geometrik karakteristikleri yerine, bunların harflerle ifade edilmiş değerlerini koyarak problemi genel halde çözmeye gidelim.

(4.75 a-d) denklemindeki boyuna nervürün q_x , q_y , q_z ve m değerlerini harflerle kısaltılmış olarak yazalım.

$$c_1 = E_s A_s$$

$$d_1 = E_s A_s (z_0 + h_z)$$

$$e_1 = E_s J_z \frac{(r + z_0 + h_z)}{r}$$

$$f_1 = E_s J_z (z_0 + h_z)$$

$$g_1 = A_s \frac{(r + 2z_0 + h_z)}{r}$$

$$i_1 = A_s (2z_0 + h_z)$$

$$j_1 = [E_s J_y + E_s A_s h_z (z_0 + h_z)]$$

$$k_1 = E_s A_s h_z$$

$$L_1 = A_s$$

$$m_1 = E_s J_z \frac{(h_z + z_0)(r + h_z + z_0)}{r}$$

$$n_1 = \frac{G_s J_d}{r}$$

$$q_1 = E_s J_z (z_0 + h_z)^2$$

$$s_1 = G_s J_d$$

$$t_1 = \frac{A_s}{r} \left[(z_0 + h_z)^2 + h_z r - \frac{I_0}{A_s} \right] \quad (4.86a-o)$$

$$z_1 = A_s \left[(z_0 + h_z)^2 - \frac{I_0}{A_s} \right]$$

diyelim :

Buna göre boyuna nervürün q_x , q_y , q_z ve m değerle-

ri :

$$q_x = -c_1 u'' + d_1 w''$$

$$q_y = e_1 v''' - f_1 w''' + p(g_1 v'' - i_1 w'')$$

$$q_z = j_1 w''' - k_1 u''' + p(l_1 w'')$$

$$m = m_1 v''' + n_1 v'' - q_1 w''' - s_1 w'' + p(t_1 v'' - z_1 w'') \quad (4.87a-d)$$

elde edilir.

(4.83a-d) denklemindeki dairesel nervürün q_x, q_y, q_z ve m değerlerini harflerle kısaltılmış halde yazalım :

$$o_2 = \frac{E_t J_z R}{R - h_z}$$

$$b_2 = \frac{G_t J_d}{R(R - h_z)}$$

$$c_2 = \frac{E_t J_z R h_z}{R - h_z}$$

$$d_2 = \frac{G_t J_d (h_z + R) - E_t J_z R}{R(R - h_z)}$$

$$e_2 = \frac{R^2}{R - h_z}$$

$$f_2 = \frac{R^2 h_z}{R - h_z}$$

$$g_2 = \frac{E_t J_x (R + h_z) + E_t A_t R^2 h_z}{R(R - h_z)}$$

$$h_2 = \frac{E_t A_t}{R - h_z}$$

$$i_2 = \frac{E_t A_t R^2 + E_t J_x}{r(R - h_z)}$$

$$j_2 = \frac{E_t J_x (R + h_z)^2 + E_t A_t R^2 h_z^2}{R(R - h_z)}$$

$$k_2 = \frac{2 E_t A_t h_z}{R - h_z}$$

$$l_2 = \frac{E_t A_t}{R(R - h_z)}$$

$$m_2 = \frac{E_t J_x (R + h_z) + E_t A_t R^2 h_z}{r(R - h_z)}$$

$$q_2 = \frac{G_t J_d (R-h_z) + E_t J_z R}{R(R-h_z)}$$

$$n_2 = \frac{E_t A_t R}{r(R-h_z)}$$

$$r_2 = \frac{E_t J_z R \cdot h_z^2}{R - h_z}$$

$$s_2 = \frac{2 E_t J_z h_z R + G_t J_d (R^2 - h_z^2)}{R(R-h_z)}$$

$$t_2 = \frac{E_t J_z}{R(R-h_z)}$$

$$z_2 = \frac{R^2 h_z^2 + (I_0/A_t) R^2}{R - h_z}$$

(4.88a-v)

diyelim.

Buna göre dairesel nervürün q_x, q_y, q_z ve m değerleri:

$$q_x = o_2 \ddot{u} + b_2 \ddot{u} - c_2 \ddot{w} - d_2 \ddot{w} + p(e_2 \ddot{u} - f_2 \ddot{w})$$

$$q_y = g_2 \ddot{w} - h_2 \ddot{w} - i_2 \ddot{v}$$

(4.89a-d)

$$q_z = j_2 \ddot{w} - k_2 \ddot{w} + l_2 \ddot{w} - m_2 \ddot{v} + n_2 \ddot{v} + p(e_2 \ddot{w})$$

$$m = c_2 \ddot{u} - q_2 \ddot{u} - r_2 \ddot{w} + s_2 \ddot{w} - t_2 \ddot{w} + p(f_2 \ddot{u} - z_2 \ddot{w})$$

4.2.6. Çizgisel Yüklerin Potansiyel Enerjisinin İkinci Varyasyonu :

Hesapta sonlu elemanlar metodunu kullanacağımız için çizgisel yüklerin potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonu bizim için gereklidir.

4.2.6.1. Boyuna Nervürün Çizgisel Yükleri :

Boyuna nervürün q_x , q_y , q_z ve m çizgisel yüklerinin potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonunu yazalım.

- 1) (q_x) çizgisel yükünün potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonu :

Önce (q_x) çizgisel yükünün potansiyel enerjisini yazalım.

$$\Omega_{2,1} = - \int q_x u \, dx = - \int q_x [u(x,y); w(x,y)] \, dx \quad (4.90)$$

Buradaki (q_x) çizgisel yükü (4.87a) denklemin-den alıp (4.90) denkleminde yerine koyarsak ;

$$\Omega_{2,1} = - \int (d_1 w'' - c_1 u'') u \, dx \quad (4.91)$$

denklemini elde edilir.

Potansiyel enerjideki değişmeyi hesaplıyalım.

$$u \longrightarrow u_0 + u_1$$

$$w \longrightarrow w_0 + w_1$$

$$\begin{aligned}\Omega_{2,1} + \Delta\Omega_{2,1} &= - \int [d_1(w''_0 + w''_1) - c_1(\ddot{u}_0 + \ddot{u}_1)](u_0 + u_1) dx \\ &= - \int [d_1(w''_0 u_0 + w''_0 u_1 + w''_1 u_0 + w''_1 u_1) - c_1(\ddot{u}_0 u_0 + \ddot{u}_0 u_1 + \ddot{u}_1 u_0 + \ddot{u}_1 u_1)] dx\end{aligned}\quad (4.93)$$

Burada (o) indisli terimler denge konumundaki (q_0) çizgisel yükünün potansiyel enerjisidir. O halde potansiyel enerjideki değişme ;

$$\Delta\Omega_{2,1} = - \int [d_1(w''_0 u_1 + w''_1 u_0 + w''_1 u_1) - c_1(\ddot{u}_0 u_1 + \ddot{u}_1 u_0 + \ddot{u}_1 u_1)] dx \quad (4.94)$$

elde edilir.

Potansiyel enerjideki değişimin (1) indisli ve 2. dereceden olan terimleri q_x çizgisel yükünün potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonunu teşkil eder.

$$\frac{1}{2!} \delta^2 \Omega_{2,1} = - \int (d_1 w''_1 u_1 - c_1 \ddot{u}_1 u_1) dx \quad (4.95)$$

Buradaki u ve w deplasmanlarındaki (1) indisini atıp (4.94) denklemini tekrar yazalım.

$$\frac{1}{2!} \delta^2 \Omega_{2,1} = - \int (-c_1 \ddot{u} u + d_1 w'' u) dx \quad (4.96)$$

2) (q_y) Çizgisel yükünün potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonu :

(q_y) çizgisel yükünün potansiyel enerjisini yazalım.

$$\Omega_{2,2} = - \int q_y v dx \quad (4.97)$$

Buradaki (q_y) çizgisel yükü (4.87b) denklemi den alırız.

(4.95) denklemine benzer şekilde (q_y) çizgisel yükünün potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonunu elde ederiz.

$$\frac{1}{2!} \delta^2 \Omega_{2,2} = - \int [(e_1''' - t_1''' w) + p(q_1'' - i_1'' w)] v dx \quad (4.97)$$

3) (q_z) Çizgisel yükünün potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonu :

(q_z) Çizgisel yükünün potansiyel enerjisini yazalım.

$$\Omega_{2,3} = - \int q_z w dx \quad (4.98)$$

Buradaki (q_z) çizgisel yükü (4.87c) denklemin-den alırız.

(4.95) denklemine benzer şekilde (q_z) çizgisel yükünün potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonunu elde ederiz.

$$\frac{1}{2!} \delta^2 \Omega_{2,3} = - \int [(j_1''' - k_1''' u) + p(l_1'' w)] w dx \quad (4.99)$$

4) (m) Çizgisel momentinin potansiyel enerjisi -nin ikinci varyasyonu :

(m) Çizgisel momentinin potansiyel enerjisini yazalım.

$$\Omega_{2,4} = - \int m \phi_{N_x} dx \quad (4.100)$$

Burada (m) çizgisel yükü (4.87d) denklemin-den;

$$\phi_{N_x} = \frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y} \quad \text{ise (4.63b) denkleminde aliriz.}$$

(4.95) denklemine benzer şekilde (m) çizgisel momentinin potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonunu da ederiz.

$$\frac{1}{2!} \delta^2 \Omega_{2,4} = - \int [(m_1 \ddot{v} + n_1 \ddot{v} - q_1 \ddot{w} - s_1 \ddot{w}) + p(t_1 \ddot{v} - z_1 \ddot{w})] \left(\frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y} \right) dx \quad (4.10)$$

4.2.6.2. Dairesel Nervürün Çizgisel Yükleri :

Dairesel nervürün q_x , q_y , q_z ve m çizgisel yüklerinin potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonunu yazalım.

- 1) (q_x) Çizgisel yükünün potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonu :

(q_x) Çizgisel yükünün potansiyel enerjisini yazalım.

$$\Omega_{3,1} = - \int q_x u dy \quad (4.11)$$

Buradaki (q_x) çizgisel yükü (4.89a) denklemden aliriz.

(4.95) denklemine benzer şekilde (q_x) çizgisel yükünün potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonunu da ederiz.

$$\frac{1}{2!} \delta^2 \Omega_{3,1} = - \int [(o_2 \ddot{u} + b_2 \ddot{u} - c_2 \ddot{w} - d_2 \ddot{w}) + p(e_2 \ddot{u} - f_2 \ddot{w})] u dy \quad (4.12)$$

- 2) (q_y) Çizgisel yükünün potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonu :

(q_y) Çizgisel yükünün potansiyel enerjisini yazalım.

$$\Omega_{3,2} = - \int q_y v dy \quad (4.104)$$

Buradaki (q_y) çizgisel yükü (4.89b) denklemin-den alırız.

(4.95) denklemine benzer şekilde (q_y) çizgisel yükünün potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonunu elde ederiz.

$$\frac{1}{2!} \delta^2 \Omega_{3,2} = - \int (q_2 \ddot{w} - h_2 \dot{w} - i_2 \ddot{v}) v dy \quad (4.105)$$

- 3) (q_z) Çizgisel yükünün potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonu :

(q_z) Çizgisel yükünün potansiyel enerjisini yazalım.

$$\Omega_{3,3} = - \int q_z w dy \quad (4.106)$$

Buradaki (q_z) çizgisel yükü (4.89c) denklemin-den alınır.

(4.95) denklemine benzer şekilde (q_z) çizgisel yükünün potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonunu elde ederiz.

$$\frac{1}{2!} \delta^2 \Omega_{3,3} = - \int [(j_2 \ddot{w} - k_2 \dot{w} + l_2 w - m_2 \ddot{v} + n_2 \dot{v}) + p(e_2 \ddot{w})] w dy \quad (4.107)$$

4) (m) Çizgisel momentinin potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonu :

(m) Çizgisel yükünün potansiyel enerjisini yazalım.

$$\Omega_{3,4} = - \int m \phi_{ky} dy \quad (4.10)$$

Buradaki (m) çizgisel momenti (4.89d) denkleminden ; $\phi_{ky} = - \frac{\partial w}{\partial x}$ ise (4.66a) denkleminden alırız.

(4.95) denklemine benzer şekilde (m) çizgisel momentinin potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonunu da ederiz.

$$\frac{1}{2!} \delta^2 \Omega_{3,4} = - \int \left[\left(c_2 \ddot{u} - q_2 \ddot{u} - r_2 \dot{w}'' + s_2 \dot{w}'' - t_2 \dot{w}' \right) + \rho \left(f_2 \ddot{u} - z_2 \dot{w}'' \right) \right] \left(- \frac{\partial w}{\partial x} \right) dy \quad (4.11)$$

4.3. TOPLAM POTANSİYEL ENERJİNİN İKİNCİ VARYASYONU :

O halde, şekil değiştirme enerjisini, hidrostatik basınç yükünü ve çizgisel yükleri içine alacak şekilde toplam potansiyel enerjinin ikinci varyasyonunu yazalım ;

$$\frac{1}{2!} \delta^2 V = \frac{1}{2!} \delta^2 U + \frac{1}{2!} \delta^2 \Omega_1 + \frac{1}{2!} \delta^2 \Omega_2 + \frac{1}{2!} \delta^2 \Omega_3 \quad (4.12)$$

Burada ;

$\frac{1}{2!} \delta^2 U$: Şekil değiştirme enerjisinin ikinci varyasyonudur.

$\frac{1}{2!} \delta^2 \Omega_4$: Hidrostatik basınç yükünün potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonudur.

$\frac{1}{2!} \delta^2 \Omega_2$: Boyuna nervürün çizgisel yüklerinin potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonudur.

$$\frac{1}{2!} \delta^2 \Omega_2 = \frac{1}{2!} \delta^2 \Omega_{2,1} + \frac{1}{2!} \delta^2 \Omega_{2,2} + \frac{1}{2!} \delta^2 \Omega_{2,3} + \frac{1}{2!} \delta^2 \Omega_{2,4} \quad (4.111)$$

$\frac{1}{2!} \delta^2 \Omega_3$: Dairesel nervürün çizgisel yüklerinin potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonudur.

$$\frac{1}{2!} \delta^2 \Omega_3 = \frac{1}{2!} \delta^2 \Omega_{3,1} + \frac{1}{2!} \delta^2 \Omega_{3,2} + \frac{1}{2!} \delta^2 \Omega_{3,3} + \frac{1}{2!} \delta^2 \Omega_{3,4} \quad (4.112)$$

Şekil değiştirme enerjisinin ikinci varyasyonu (4.20) denkleminde, hidrostatik basınç yükünün potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonu (4.27) denkleminde, boyuna nervür ile daireysel nervürden gelen çizgisel yüklerin potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonu ise (4.95), (4.97), (4.99), (4.101), (4.103), (4.105), (4.107) ve (4.109) denkleminde çıkarılmıştır.

(4.110) denklemini eleman matrisi şeklinde yazar-

ek-
sak ;

$$\begin{aligned} \delta^2 V = & \{d\}^T [K_e] \{d\} + \{d\}^T [N_e] \{d\} + \{d\}^T [Q_e] \{d\} \\ & + \{d\}^T [Q_{e1}] \{d\} + \{d\}^T [Q_{e2}] \{d\} + \{d\}^T [Q_{e3}] \{d\} \\ & + \{d\}^T [Q_{e4}] \{d\} + \{d\}^T [Q_{e5}] \{d\} + \{d\}^T [Q_{e6}] \{d\} \\ & + \{d\}^T [Q_{e7}] \{d\} + \{d\}^T [Q_{e8}] \{d\} \end{aligned} \quad (4.113)$$

Burada ;

$[K_e]$: Elemanın rijitlik matrisidir.

$[N_e]$: Elemanın geometrik yük matrisidir.

$[Q_e]$: Hidrostatik basınç yükünün matrisidir.

$[Q_{ej}]$: Boyuna nervürün çizgisel yük matrisleridir.
($j=1,2,3,4$)

$[Q_{ei}]$: Dairesel nervürün çizgisel yük matrisleridir.
($i=5,6,7,8$)

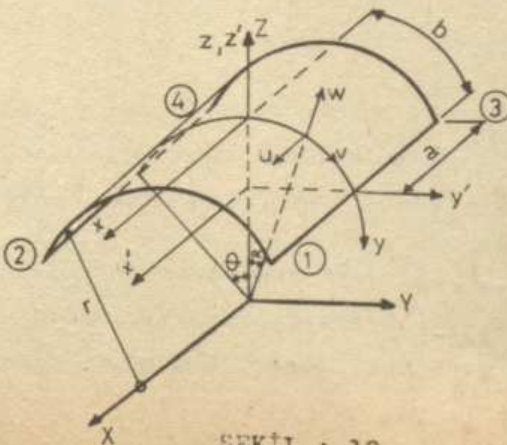
BÖLÜM - 5

BOYUNA VE DAİRESEL YÜNDE NERVÜRLÜ SİLİNDİRİK KABUĞUN SONLU ELEMANLARLA ÇÖZÜMÜ :

Asal eksenlerinden biri doğrultusunda dairesel, eğriliğe sahip dikdörtgen bir eleman seçilmiştir. Elemanın bir doğrultudaki eğriliği deformasyon-deplasman terimlerine ithal edilmiştir. Elemanın her köşesinde üç deplasman bileşeni, üç dönme ve birde burulma eğriliği olmak üzere 7 tane deplasman parametresi seçilmiştir. Böylece her elemanda toplam 28 tane serbestlik derecesi tarif edilmiştir. Rijitlik matrisi 28×28 lik bir matris- tir.

Elemanın rijitlik matrisi geneldir. Silindirik ka-
buklar için kullanılacağı gibi, merkez açısını sıfır ala-
rak ve eğrilik yarıçapını sonsuz kabul ederek aynı elema-
nı düzlem gerilme ve plâk problemlerinde de kullanabili-
riz.

5.1. DEPLASMAN FONKSİYONLARININ SEÇİMİ :



ŞEKİL : 10

Bu eleman için kabul edilen deplasman fonksiyonları şöyledir.

$$\begin{aligned} u &= a_1 + a_2 x + a_3 y + a_4 xy + a_5 y^2 - a_{10} y^3 / b^2 - a_{11} xy^2 + a_{12} y^3 x / b^2 \\ v &= a_5 + a_6 x + a_7 y + a_8 xy - a_9 x^2 y / a^2 + a_{10} y^3 / a^2 + a_{11} x^2 y - a_{12} x^2 \\ w &= a_{13} + a_{14} x + a_{15} y + a_{16} x^2 + a_{17} xy + a_{18} y^2 + a_{19} x^3 + a_{20} x^2 y + a_{21} xy^2 \\ &\quad + a_{22} y^3 + a_{23} x^3 y + a_{24} y^3 x + a_{25} x^2 y^2 + a_{26} x^2 y^2 + a_{27} x^3 y^2 + a_{28} x^3 y^3 \end{aligned} \quad (5.1)$$

Burada, y eksen eğriseldir, u, v, w'ler sırasıyla x, y, z eksenleri doğrultusundaki deplasmanlardır. Rijit cisim hareketi ve sabit deformasyon şartını sağlamak için polinomlara yeni düzeltme terimleri eklenmiştir. Şekil 2'deki x', y', z' koordinat sistemindeki rijit dönüşmeler x', y' ve z' ile, deplasman fonksiyonları arasında aşağıdaki münasebetler mevcuttur.

$$\begin{Bmatrix} u(x, y) \\ v(x, y) \\ w(x, y) \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & \cos \alpha & -\sin \alpha \\ 0 & \sin \alpha & \cos \alpha \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \delta x' \\ \delta y' \\ \delta z' \end{Bmatrix} \quad (5.2)$$

Yine x', y', z' eksenleri etrafındaki rijit cisim dönmeleri ile, deplasman fonksiyonları arasında aşağıdaki münasebetler mevcuttur.

$$\begin{Bmatrix} u(x, y) \\ v(x, y) \\ w(x, y) \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & r(\cos \alpha - \cos \theta) & -r \sin \alpha \\ -r(1 - \cos \alpha \cos \theta) & x \sin \alpha & x \cos \alpha \\ r \sin \alpha \cos \theta & -x \cos \alpha & x \sin \alpha \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \theta_x' \\ \theta_y' \\ \theta_z' \end{Bmatrix} \quad (5.3)$$

Denklem (5.1) deki deplasman fonksiyonlarının denklemler (5.2) ve (5.3) ten gelecek terimleri de ihtiva edecek şekilde değiştirilmeleri lâzımdır. Bu ilâveler

pıldıktan sonra deplasman fonksiyonlarının, rijit cisim hareketi esnasında elemanda gerilme ve deformasyon meydana getirmemesi şartı gerçekleşebilir.

Deplasman fonksiyonlarının rijit cisim hareketine tekabül eden sabit ve lineer terimleri denklem (5.1) de şunlardır.

$$\begin{aligned} R_u &= a_1 + a_2 x + a_3 y \\ R_v &= a_5 + a_6 x + a_7 y \\ R_w &= a_{13} + a_{14} x + a_{15} y \end{aligned} \quad (5.4)$$

Bu terimler içerisinde sadece rijit cisim ötelenmesine tekabül edenler ise ;

$$\begin{aligned} s'_x &= a_1 \\ s'_y &= a_5 \\ s'_z &= a_{13} \end{aligned} \quad (5.5)$$

Sadece rijit cisim dönmesine tekabül eden terimler ise ;

$$\begin{aligned} \theta'_x &= -\frac{\partial R_w}{\partial y} = a_{15} \\ \theta'_y &= -\frac{\partial R_w}{\partial x} = -a_{14} \\ \theta'_z &= \frac{\partial R_v}{\partial x} = a_6 \end{aligned} \quad (5.6)$$

Denklem (5.5) ve (5.6) da bulunan değerleri, denklem (5.2) ve (5.3) te yerlerine koyduktan sonra, u, v, w için bulunan yeni değerleri, denklem (5.1) deki eski değerlere eklersek deplasman fonksiyonlarının en son durumunu elde ederiz.

$$\begin{aligned}
 U &= a_1 + a_2 x + a_3 y + a_4 xy + a_5 y^2 - a_{10} y^3 / b^2 - a_{11} x y^2 - a_{12} y^3 / b^2 \\
 &\quad - a_6 r \sin \alpha - a_{14} r (\cos \alpha - \cos \theta) \\
 V &= a_5 \cos \alpha + a_6 x \cos \alpha + a_7 y + a_8 xy - a_9 x^2 / a^2 + a_{10} x^2 / a^2 \\
 &\quad + a_{11} x^2 y - a_{12} x^2 - a_{13} \sin \alpha - a_{14} x \sin \alpha - a_{15} r (L \cos \alpha \cos \theta) \\
 W &= a_5 \sin \alpha + a_6 x \sin \alpha + a_3 \cos \alpha + a_{14} x \cos \alpha + a_{15} r \sin \alpha \cos \theta \\
 &\quad + a_{16} x^2 + a_{17} xy + a_{18} y^2 + a_{19} x^3 + a_{20} y x^2 + a_{21} x y^2 + a_{22} y^3 + a_{23} x^3 y \\
 &\quad + a_{24} y^3 x + a_{25} x^2 y^2 + a_{26} x^2 y^3 + a_{27} x^3 y^2 + a_{28} x^3 y^3
 \end{aligned} \tag{5.7}$$

5.2. ELEMAN RİJİTLİK MATRİSİ :

5.2.1. Deplasman Parametreleri :

Elemanın herhangi bir (i) düğüm noktasında tarif edilen deplasman parametreleri şunlardır.

$$\{d\}_i^T = (u, v, w, \theta_x, \theta_y, \theta_z, \tau) \tag{5.8}$$

Düğüm noktalarındaki dönmeler ve burulma eğriliği deplasman fonksiyonları cinsinden şöyle yazılabilir.

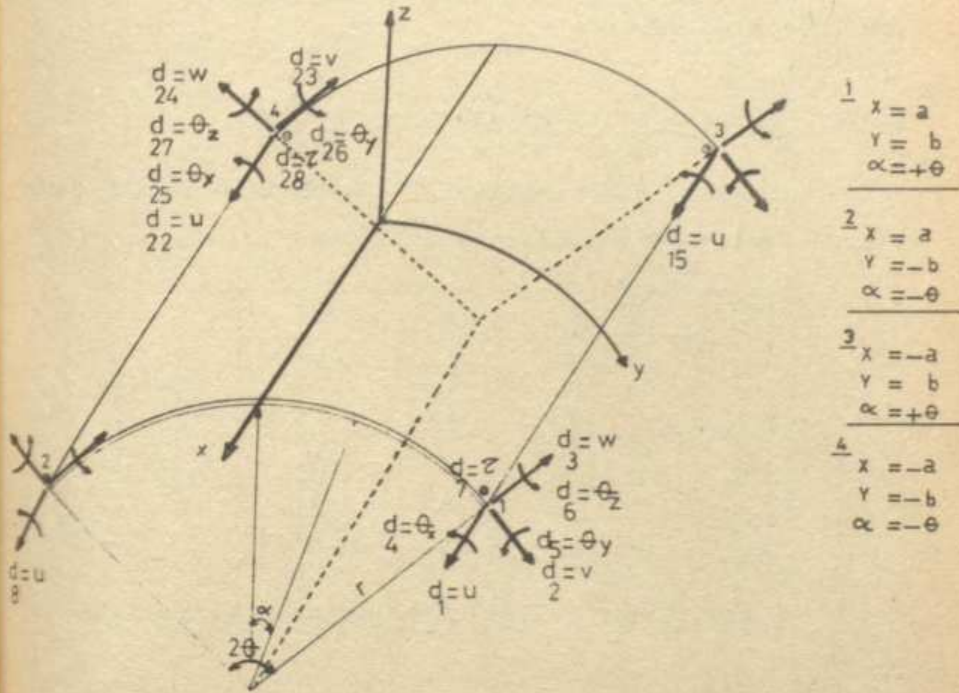
$$\begin{aligned}
 \theta_x &= \frac{\partial w}{\partial y} - \frac{v}{r} \\
 \theta_y &= -\frac{\partial w}{\partial x} \\
 \theta_z &= \frac{1}{2} \left(\frac{\partial v}{\partial x} - \frac{\partial u}{\partial y} \right) \\
 \tau &= \frac{\partial^2 w}{\partial x \partial y}
 \end{aligned} \tag{5.9}$$

Buradaki deplasmanlar ve dönmeler, eksenlerin doğrultusunda alınmıştır.

Elemanın düğüm noktası deplasman parametreleri, her düğüm noktasında 7 tane olmak üzere toplam 28 tanedir.

$$\{d\} = \begin{Bmatrix} [d]_1 \\ [d]_2 \\ [d]_3 \\ [d]_4 \end{Bmatrix} \quad (5.10)$$

$$\{d\}_{i(i=1,2,3,4)} = \begin{Bmatrix} u \\ v \\ w \\ \theta_x \\ \theta_y \\ \theta_z \\ z \end{Bmatrix}_i \quad (5.11)$$



ŞEKİL : 11

Düğüm noktası deplasmanlarının sırası ve yönleri

Şekil 11 de gösterildiği gibidir.

Elemanın düğüm noktası deplasmanları $\{d\}$ ile, polinom sabitleri $\{a\}$ arasındaki bağı veren $[A]$ matrisi ise elemanın düğüm noktalarının deplasman parametrelerinin, deplasman fonksiyonları ve onların türevleri cinsinden yazılmış bileşenlerinde, düğüm noktası koordinatlarının yerine konması ile bulunur. Tablo 2 de verilmiştir.

$$\{d\} = [A] \{a\} \quad (5.12)$$

Buradan bilinmeyen $\{a\}$ katsayıları hesaplanırsa

$$\{a\} = [A]^{-1} \{d\} \quad (5.13)$$

$$[A]^{-1} = [B] \quad \text{diyelim.}$$

$$\{a\} = [B] \{d\} \quad (5.14)$$

şeklinde elde edilir.

5.2.2. Deformasyon - Deplasman bağıntıları :

Basık olmıyan silindirik kabuk için lineer deformasyon-deplasman bağıntıları şöyledir.

$$\begin{Bmatrix} \epsilon_x \\ \epsilon_y \\ \gamma_{xy} \\ \kappa_x \\ \kappa_y \\ 2\kappa_{xy} \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} \frac{\partial}{\partial x} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{\partial}{\partial y} & \frac{1}{r} \\ \frac{\partial}{\partial y} & \frac{\partial}{\partial x} & 0 \\ 0 & 0 & -\frac{\partial^2}{\partial x^2} \\ 0 & \frac{\partial}{\partial r} & -\frac{\partial^2}{\partial y^2} \\ 0 & 2 \frac{\partial}{\partial r} & -2 \frac{\partial^2}{\partial x \partial y} \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} u \\ v \\ w \end{Bmatrix} \quad (5.15)$$

Bölüm 4'deki (4.21) denkleminde bilinmektedir.

TABLE 2

	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13	14	15	16	17	18	19	20	21	22	23	24	25	26	27	28
d_1	1	a	b	ab	0	-rs	0	0	b^2	-b	-ab	a	-s	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
d_2	0	0	0	0	c	ac	b	ab	-ab	a	$\frac{ab}{r}$	-a	-s	-as	-rs	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
d_3	0	0	0	0	s	as	0	0	0	0	0	0	c	ac	rsc	a ²	ab	b ²	a ³	ab	b ³	ab	a ² b	ab	a ³ b	a ² b	a ³ b	a ² b
d_4	0	0	0	0	0	0	$\frac{b}{r}$	$\frac{ab}{r}$	$\frac{ab}{r}$	$\frac{a}{r}$	$\frac{ab}{r}$	$\frac{a}{r}$	0	0	1	0	a	2b	0	a ²	2ab	3b ²	a ³	3a ² b	2a ² b	3a ² b	3a ² b	3a ² b
d_5	0	0	0	0	0	-s	0	0	0	0	0	0	-c	0	-2a	-b	0	-3a	-2ab	-b ³	0	3ab	-b ³	-2a ² b	-3a ² b	-3a ² b	-3a ² b	-3a ² b
d_6	0	0	0	$-\frac{1}{r}$	$-\frac{a}{r}$	0	c	0	$\frac{b}{r}$	3	2ab	$\frac{5a}{r}$	0	-s	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
d_7	0	0	0	0	0	$\frac{c}{r}$	0	0	0	0	0	0	$-\frac{b}{r}$	0	0	0	1	0	0	2a	2b	0	3a	3b	4ab	6ab	6ab	9ab
d_8	1	a	b	-ab	0	rs	0	0	b ²	b	-ab	-ab	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
d_9	0	0	0	0	c	ac	-b	-ab	ab	a	-ab	-a	s	as	-rs	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
d_{10}	0	0	0	0	-s	-as	0	0	0	0	0	0	c	ac	-rsc	a ²	ab	b ²	a ³	-ab	-b ³	-b ³	-b ³	-b ³	-b ³	-b ³	-b ³	-b ³
d_{11}	0	0	0	0	0	0	$\frac{b}{r}$	$\frac{ab}{r}$	$\frac{ab}{r}$	$\frac{a}{r}$	$\frac{ab}{r}$	$\frac{a}{r}$	0	0	1	0	a	2b	0	a ²	2ab	3b ²	a ³	3a ² b	2a ² b	3a ² b	3a ² b	3a ² b
d_{12}	0	0	0	$-\frac{1}{r}$	$-\frac{a}{r}$	0	c	0	$\frac{b}{r}$	3	2ab	$\frac{5a}{r}$	0	-c	0	-2a	-b	0	-3a	-2ab	-b ³	0	3ab	-b ³	-2a ² b	-3a ² b	-3a ² b	-3a ² b
d_{13}	0	0	0	$-\frac{1}{r}$	$-\frac{a}{r}$	0	c	0	$\frac{b}{r}$	3	2ab	$\frac{5a}{r}$	0	-c	0	-2a	-b	0	-3a	-2ab	-b ³	0	3ab	-b ³	-2a ² b	-3a ² b	-3a ² b	-3a ² b
d_{14}	0	0	0	0	0	$\frac{c}{r}$	0	0	0	0	0	0	0	s	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
d_{15}	0	0	0	0	0	$\frac{c}{r}$	0	0	0	0	0	0	0	s	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
d_{16}	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	s	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
d_{17}	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	s	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
d_{18}	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	s	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
d_{19}	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	s	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
d_{20}	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	s	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
d_{21}	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	s	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
d_{22}	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	s	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
d_{23}	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	s	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
d_{24}	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	s	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
d_{25}	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	s	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
d_{26}	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	s	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
d_{27}	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	s	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
d_{28}	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	s	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0

[A]=

{a}

Aynı denklemi matris notasyonu ile yazarsak ;

$$\{\varepsilon\} = [F] \{a\} \quad (5.16)$$

(5.14) denklemini (5.16) denkleminde yerine koyar-

$$\{\varepsilon\} = [F] [B] \{d\} \quad (5.17)$$

de edilir.

Buradaki $[F]$ matrisine türev matris denir. Tablo de verilmiştir.

2.3. Kesit Tesirleri - Deformasyon Bağlantıları :

İnce cidarlı, h kalınlığındaki bir eleman için deformasyon ve kesit tesiri bağlantıları şöyledir ;

$$\begin{Bmatrix} N_x \\ N_y \\ N_{xy} \\ M_x \\ M_y \\ M_{xy} \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} C_1 & C_{12} & 0 & 0 & 0 & 0 \\ C_{12} & C_2 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & C_3 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & D_1 & D_{12} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & D_{12} & D_2 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & D_3 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \varepsilon_x \\ \varepsilon_y \\ \gamma_{xy} \\ \kappa_x \\ \kappa_y \\ \kappa_{xy} \end{Bmatrix} \quad (5.18)$$

Burada ;

$$C_1 = \frac{E \cdot h}{1 - \nu^2}$$

$$D_1 = \frac{E h^3}{12(1 - \nu^2)}$$

$$C_{12} = \nu C_1 = \nu \frac{E h}{1 - \nu^2}$$

$$D_2 = D_1 = \frac{E h^3}{12(1 - \nu^2)}$$

$$C_2 = C_1 = \frac{E h}{1 - \nu^2}$$

$$D_{12} = \nu D_1 = \nu \frac{E h^3}{12(1 - \nu^2)}$$

$$C_3 = (1 - \nu) \frac{C_1}{2} = \frac{E h}{2(1 + \nu)}$$

$$D_3 = (1 - \nu) \frac{D_1}{2} = \frac{E h^3}{24(1 + \nu)}$$

E elâstisite modülü, ν poisson oranıdır.

Matris notasyonu ile aynı ifade aşağıdaki şekile yazılabilir.

$$\{\sigma\} = [D] \{\epsilon\} \quad (5.1)$$

Veya buradaki D matrisi şöyle de yazılabilir.

$$[D] = \begin{bmatrix} C \begin{bmatrix} 1 & \nu & 0 \\ \nu & 1 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{1-\nu}{2} \end{bmatrix} & \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \\ \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} & D \begin{bmatrix} 1 & \nu & 0 \\ \nu & 1 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{1-\nu}{2} \end{bmatrix} \end{bmatrix} \quad (5.2)$$

$$\text{Burada ; } C = \frac{Eh}{1-\nu^2} \quad D = \frac{Eh^3}{12(1-\nu^2)}$$

5.2.4. Şekil Değiştirme Enerjisinin

İkinci Varyasyonu :

Bölüm 4 de (4.113) denkleminde toplam potansiyel enerjinin ikinci varyasyonu yazılmıştır. Burada birinci terim eleman rijitlik matrisini vermektedir. (4.31) denkleminde ise yine birinci terimde eleman rijitlik matrisinin, türev matrisi şeklinde gösterilişi vardır.

$$[K_2] = \iint [B]^T [F]^T [D] [F] [B] \cdot d_x d_y \quad (5.2)$$

Burada, değişkenleri içine alan matrisleri integral matrisi şeklinde hesaplarız.

$$[H] = \iint [F]^T [D] [F] \cdot d_x d_y \quad (5.3)$$

[H] matrisi Tablo 4'de verilmiştir.

(5.22) denklemini (5.21) denkleminde yerine koyarsak ;

$$[K_2] = [B]^T [H] [B] \quad (5.4)$$

eleman rijitlik matrisi hesaplanmış olur.

TABLE : 3

[illegible]

- Eleman rijitlik matrisinin, [H] integral matrisi hesabı :

$$H(2.2) = 4abC_1$$

$$H(7.2) = 4abC_{12}$$

$$H(11.2) = -\frac{4ab^3}{3} C_1 + \frac{4a^3b}{3} C_{12}$$

$$H(16.2) = \frac{4a^3b}{3r} C_{12}$$

$$H(18.2) = \frac{4ab^3}{3r} C_{12}$$

$$H(25.2) = \frac{4a^3b^3}{9r} C_{12}$$

$$H(3.3) = 4abC_3$$

$$H(4.4) = \frac{4ab^3}{3} C_1 + \frac{4a^3b}{3} C_3$$

$$H(12.4) = \frac{4ab^3}{5} C_1 - \frac{4a^3b}{3} C_3$$

$$H(20.4) = \frac{4a^3b^3}{9r} C_{12}$$

$$H(22.4) = \frac{4ab^5}{5r} C_{12}$$

$$H(26.4) = \frac{4a^3b^5}{15r} C_{12}$$

$$H(2.7) = 4abC_{12}$$

$$H(7.7) = 4abC_2 + \frac{4abD_2}{r^2}$$

$$H(11.7) = -\frac{4ab^3}{3} C_{12} + \frac{4a^3b}{3} C_2 + \frac{4a^3b}{3r^2} D_2$$

$$H(16.7) = \frac{4a^3b}{3r} C_2 - \frac{8ab}{r} D_{12}$$

$$H(18.7) = \frac{4ab^3}{3r} C_2 - \frac{8ab}{r} D_2$$

$$H(25.7) = \frac{4a^3b^3}{9r} C_2 - \frac{8ab^3}{3r} D_{12} - \frac{8a^3b}{3r} D_2$$

$$H(8.8) = \frac{4a^3b}{3} C_2 + \frac{4ab^3}{3} C_3 + \frac{4a^3b}{3r^2} D_2 + \frac{16ab^3}{3r^2} D_3$$

$$H(9.8) = -\frac{4a^3b}{5} C_2 + \frac{4ab^3}{3} C_3 - \frac{4a^3b}{5r^2} D_2 - \frac{16ab^3}{3r^2} D_3$$

$$H(19.8) = \frac{4a^5b}{5r} C_2 - \frac{8a^3b}{r} D_{12}$$

$$H(21.8) = \frac{4a^3b^3}{9r} C_2 - \frac{8a^3b}{3r} D_2 - \frac{32ab^3}{3r} D_3$$

$$H(27.8) = \frac{4a^5b^3}{15r} C_2 - \frac{8a^3b^3}{3r} D_{12} - \frac{8a^5b}{5r} D_2 - \frac{32a^3b^3}{3r} D_3$$

$$H(9.9) = \frac{4a^3b}{7} C_2 + \frac{12ab^3}{5} C_3 + \frac{4a^3b}{7r^2} D_2 + \frac{48ab^3}{5r^2} D_3$$

$$H(19.9) = -\frac{4a^5b}{7r} C_2 + \frac{24a^3b}{5r} D_{12}$$

$$H(21.9) = -\frac{4a^3b^3}{15r} C_2 + \frac{8a^3b}{5r} D_2 + \frac{32ab^3}{3r} D_3$$

$$H(27.9) = -\frac{4a^5b^3}{21r} C_2 + \frac{8a^3b^3}{5r} D_{12} + \frac{8a^5b}{7r} D_2 + \frac{96a^3b^3}{5r} D_3$$

$$H(10.10) = \frac{32ab}{5} C_3 + \frac{144ab}{5r^2} D_3$$

$$H(17.10) = -\frac{16ab}{r} D_3$$

$$H(23.10) = -\frac{144a^3b}{5r} D_3$$

$$H(24.10) = -\frac{16ab^3}{r} D_3$$

$$H(28.10) = -\frac{144a^3b^3}{5r} D_3$$

$$H(11.11) = \frac{4ab^5}{5} C_1 - \frac{8a^3b^3}{9} C_{12} + \frac{4a^5b}{5} C_2 + \frac{4a^5b}{5r^2} D_2 \\ + \frac{64a^3b^3}{9r^2} D_3$$

$$H(16.11) = -\frac{4a^3b^3}{9r} C_{12} + \frac{4a^5b}{5r} C_2 - \frac{8a^3b}{3r} D_{12}$$

$$H(18.11) = -\frac{4ab^5}{5r} C_{12} + \frac{4a^3b^3}{9r} C_2 - \frac{8a^3b}{3r} D_2$$

$$H(25.11) = -\frac{4a^3b^5}{15r} C_{12} + \frac{4a^5b^3}{15r} C_2 - \frac{8a^3b^3}{9r} D_{12} \\ - \frac{8a^5b}{5r} D_2 - \frac{128a^3b^3}{9r} D_3$$

$$H(12.12) = \frac{4ab^3}{7} C_1 + \frac{12a^3b}{5} C_3 + \frac{64a^3b}{3r^2} D_3$$

$$H(20.12) = \frac{4a^3b^3}{15r} C_{12} + \frac{64a^3b}{3r} D_3$$

$$H(22.12) = \frac{4ab^5}{7r} C_{12}$$

$$H(26.12) = \frac{4a^3b^5}{21r} C_{12} + \frac{64a^3b^3}{3r} D_3$$

$$H(16.16) = \frac{4a^5b}{5r^2} C_2 + 16ab D_1$$

$$H(18.16) = \frac{4a^3b^3}{9r^2} C_2 + 16ab D_{12}$$

$$H(25.16) = \frac{4a^5b^3}{15r^2} C_2 + \frac{16ab^3}{3} D_1 + \frac{16a^3b}{3}$$

$$H(17.17) = \frac{4a^3b^3}{9r^2} C_2 + 16ab D_3$$

$$H(23.17) = \frac{4a^5b^3}{15r^2} C_2 + 16a^3b D_3$$

$$H(24.17) = \frac{4a^3b^5}{15r^2} C_2 + 16ab^3 D_3$$

$$H(28.17) = \frac{4a^5b^5}{25r^2} C_2 + 16a^3b^3 D_3$$

$$H(18.18) = \frac{4ab^5}{5r^2} C_2 + 16ab D_2$$

$$H(25.18) = \frac{4a^3b^5}{15r^2} C_2 + \frac{16ab^3}{3} D_{12} + \frac{16a^3b}{3} D_2$$

$$H(19.19) = \frac{4a^7b}{7r^2} C_2 + 48a^3bD_1$$

$$H(21.19) = \frac{4a^5b^3}{15r^2} C_2 + 16a^3bD_{12}$$

$$H(27.19) = \frac{4a^7b^3}{21r^2} C_2 + 16a^3b^3D_1 + \frac{48a^5b}{5} D_{12}$$

$$H(20.20) = \frac{4a^5b^3}{15r^2} C_2 + \frac{16ab^3}{3} D_1 + \frac{64a^3b}{3} D_3$$

$$H(22.20) = \frac{4a^3b^5}{15r^2} C_2 + 16ab^3D_{12}$$

$$H(26.20) = \frac{4a^5b^5}{25r^2} C_2 + \frac{16ab^5}{5} D_1 + \frac{16a^3b^3}{3} D_{12} + \frac{64a^3b^3}{3} D_3$$

$$H(21.21) = \frac{4a^3b^5}{15r^2} C_2 + \frac{16a^3b}{3} D_2 + \frac{64ab^3}{3} D_3$$

$$H(27.21) = \frac{4a^5b^5}{25r^2} C_2 + \frac{16a^3b^3}{3} D_{12} + \frac{16a^5b}{5} D_2 + \frac{64a^3b^3}{3} D_3$$

$$H(22.22) = \frac{4ab^7}{7r^2} C_2 + 48ab^3D_2$$

$$D_{11}D_{11} = \frac{48ab^2}{210} D_2 + \frac{48ab^2}{5} D_{12} + 16a^3b^3D_2$$

$$D_{11}D_{11} = \frac{48ab^2}{210} D_2 + 16a^3b^3D_2 + \frac{244a^5b}{5} D_3$$

$$D_{11}D_{11} = \frac{48ab^2}{210} D_2 + 16a^3b^3D_2 + 244a^5b^2D_3$$

$$D_{11}D_{11} = \frac{48ab^2}{210} D_2 + \frac{48ab^2}{5} D_{12} + \frac{48ab^2}{5} D_{12} + \frac{48ab^2}{5} D_{12}$$

$$D_{11}D_{11} = \frac{48ab^2}{210} D_2 + 244a^5b^2D_3 + \frac{48ab^2}{5} D_{12}$$

$$D_{11}D_{11} = \frac{48ab^2}{210} D_2 + \frac{48ab^2}{5} D_{12} + \frac{48ab^2}{5} D_{12} + \frac{48ab^2}{5} D_{12}$$

$$D_{11}D_{11} = \frac{48ab^2}{210} D_2 + \frac{48ab^2}{5} D_{12} + \frac{48ab^2}{5} D_{12}$$

$$D_{11}D_{11} = \frac{48ab^2}{210} D_2 + \frac{48ab^2}{5} D_{12} + \frac{48ab^2}{5} D_{12}$$

$$D_{11}D_{11} = \frac{48ab^2}{210} D_2 + \frac{48ab^2}{5} D_{12} + \frac{48ab^2}{5} D_{12}$$

$$D_{11}D_{11} = \frac{48ab^2}{210} D_2 + \frac{48ab^2}{5} D_{12} + \frac{48ab^2}{5} D_{12}$$

$$E(27.27) = \frac{4a^7b^5}{35r^2} C_2 + \frac{48a^3b^5}{5} D_1 + \frac{32a^5b^3}{5} D_{12} + \\ + \frac{16a^7b}{7} D_2 + \frac{192a^5b^3}{5} D_3$$

$$E(28.28) = \frac{4a^7b^7}{49r^2} C_2 + \frac{48a^3b^7}{7} D_1 + \frac{288a^5b^5}{25} D_{12} + \\ + \frac{48a^7b^3}{7} D_2 + \frac{1296a^5b^5}{25} D_3$$

TABLO : 4

TIME TRIK

110

5.3. ELEMAN GEOMETRİK YÜK MATRİSİNİN HESAPLANMASI :

Bölüm 4'de (4.113) denkleminde ikinci terim eleman geometrik yük matrisini vermektedir. Yine (4.31) denkleminin ikinci teriminde eleman geometrik yük matrisinin, türev matrisi şeklinde gösterilişi vardır.

$$[N_e] = \iint [B]^T [G]^T [N_0] [G] [B] \cdot d_x \cdot d_y \dots \quad (5.24)$$

burada $[G]$ türev matrisi Tablo 5'de verilmiştir.

Değişkenleri içine alan matrisleri integral matrisi şeklinde hesaplarız.

$$[L] = \iint [G]^T [N_0] [G] \cdot d_x \cdot d_y \dots \quad (5.25)$$

$[L]$ matrisi Tablo 6'da verilmiştir.

(5.25) denklemini (5.24) denkleminde yerine koyarsak :

$$[N_e] = [B]^T [L] [B] \quad (5.26)$$

eleman geometrik yük matrisi hesaplanmış olur.

burada N_0 ön burkulma membran gerilmeleridir. Kolaylık bakımından membran kesit tesirlerinin eleman yüzeyinde sabit kaldığı kabul edilir. Membran denge denklemlerinden membran çözümü yapılarak N_{x0} , N_{y0} ve N_{xy0} hesaplanır.

$$[N_0] = \begin{bmatrix} N_{x0} & N_{xy0} \\ N_{xy0} & N_{y0} \end{bmatrix} \quad (5.27)$$

hidrostatik basınç halinde problemde olduğu gibi;

$N_{x0} = 0$; $N_{xy0} = 0$; $N_{y0} = -pr$ gibi sabit bir değerdir.

Belirli bir membran tesirleri yayılışı ve yük parametresi değeri için süperpozisyon kuralı ve Betti karşılıklı teoremi geçerli olduğu düşünülürse $[N_e]$ matrisinin simetrik olması gerektiği açıktır. Gerçekten bu matris simetriktir.

TABLE : 5

	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13	14	15	16	17	18	19	20	21	22	23	24	25	26	27	28
$-\frac{\partial w}{\partial x}$	0	0	0	0	0	$-\sin \alpha$	0	0	0	0	0	0	0	$-\cos \alpha$	0	$-2x$	$-y$	0	$-3x^2$	$-2xy$	$-y^2$	0	$-3xy$	$-y^3$	$2xy^2$	$-2xy^3$	$3xy^2$	
$[G] =$																												
$\frac{y}{r} - \frac{\partial w}{\partial y}$	0	0	0	0	0	0	$\frac{y}{r}$	$\frac{xy}{r}$	$\frac{x^2}{r^2}$	$\frac{xy}{r^2}$	$\frac{y^2}{r^2}$	$\frac{x^2}{r}$	0	0	-1	0	$-x$	$-2xy$	0	$-x^2$	$-2xy$	$-3y^2$	$-x^3$	$-3xy^2$	$-2xy^3$	$-3xy^2$	$-2xy^3$	

{a}

• Eleman Geometrik Yük Matrisinin [L] Integral Matrisi Hesabı :

$$L(7.7) = -\frac{4ab^3}{3r} P$$

$$L(11.7) = -\frac{4a^3b^3}{9r} P$$

$$L(18.7) = \frac{8ab^3}{3} P$$

$$L(25.7) = \frac{8a^3b^3}{9} P$$

$$L(8.8) = -\frac{4a^3b^3}{9r} P$$

$$L(9.8) = \frac{4a^3b^3}{15r} P$$

$$L(21.8) = \frac{8a^3b^3}{9} P$$

$$L(27.8) = \frac{8a^5b^3}{15} P$$

$$L(9.9) = - \frac{4a^3b^3}{21r} P$$

$$L(21.9) = - \frac{8a^3b^3}{15} P$$

$$L(27.9) = - \frac{8a^5b^3}{21} P$$

$$L(10.10) = - \frac{4a^3b}{7r} P$$

$$L(17.10) = \frac{4a^3b}{5} P$$

$$L(23.10) = \frac{4a^5b}{7} P$$

$$L(24.10) = \frac{4a^3b^3}{5} P$$

$$L(28.10) = \frac{4a^5b^3}{7} P$$

$$L(11.11) = - \frac{4a^5b^3}{15r} P$$

$$L(18.11) = \frac{8a^3b^3}{9} P$$



$$L(25.11) = \frac{8a^5b^3}{15} P$$

$$L(12.12) = \frac{4a^5b}{5r} P$$

$$L(15.12) = -\frac{4a^3b}{3} P$$

$$L(20.12) = -\frac{4a^5b}{5} P$$

$$L(22.12) = -\frac{4a^3b^3}{3} P$$

$$L(26.12) = -\frac{4a^5b^3}{5} P$$

$$L(15.15) = -4abr.P$$

$$L(20.15) = -\frac{4a^3b}{3} r.P$$

$$L(22.15) = -4ab^3r.P$$

$$L(26.15) = -\frac{4a^3b^3}{3} r.P$$

$$L(17.17) = -\frac{4a^3b}{3} rP$$

$$L(23.17) = -\frac{4a^5b}{5} rP$$

$$L(24.17) = - \frac{4a^3b^3}{3} r^P$$

$$L(28.17) = - \frac{4a^5b^3}{5} r^P$$

$$L(18.18) = - \frac{16ab^3}{5} r^P$$

$$L(25.18) = - \frac{16a^3b^3}{9} r^P$$

$$L(20.20) = - \frac{4a^5b}{5} r^P$$

$$L(22.20) = - \frac{4a^3b^3}{3} r^P$$

$$L(26.20) = - \frac{4a^5b^3}{5} r^P$$

$$L(21.21) = - \frac{16a^3b^3}{9} r^P$$

$$L(27.21) = - \frac{16a^5b^3}{15} r^P$$

$$L(22.22) = - \frac{36ab^5}{5} r^P$$

$$L(26.22) = - \frac{12a^3b^5}{5} r^P$$

$$L(23.23) = - \frac{4a^7b}{7} r^P$$

$$L(24.23) = - \frac{4a^5b^3}{5} rP$$

$$L(28.23) = - \frac{4a^7b^3}{7} rP$$

$$L(24.24) = - \frac{12a^3b^5}{5} rP$$

$$L(28.24) = - \frac{36a^5b^5}{25} rP$$

$$L(25.25) = - \frac{16a^5b^3}{15} rP$$

$$L(26.26) = - \frac{36a^5b^5}{25} rP$$

$$L(27.27) = - \frac{16a^7b^3}{21} rP$$

$$L(28.28) = - \frac{36a^7b^5}{35} rP$$

5.4. DIŞ YÜK MATRİSİ :

Enine ve boyuna doğrultuda nervürlü basık olmıyan silindirik kabuk, P hidrostatik basınca maruzdur. Burada P kuvveti içeriye doğru pozitif alınmıştır.

Bölüm 4'de (4.113) denkleminde üçüncü terim hidrostatik basınç yükünün matrisini vermektedir. (4.31) denkleminde ise yine üçüncü terimde eleman dış yük matrisi - nin türev matrisi şeklinde gösterilişi vardır.

$$[Q_e] = \frac{P}{r} \iint [B]^T [M]^T [R] [B] d_x d_y \quad (5.28)$$

Burada M matrisi türev matristir. M ve R matrisi Tablo 7 de verilmiştir.

Değişkenleri içine alan matrisleri integral matrisi şeklinde hesaplarız.

$$[S] = \frac{P}{r} \iint [M]^T [R] d_x d_y \quad (5.29)$$

[S] matrisi Tablo 8 de verilmiştir.

(5.29) denklemini (5.28) denkleminde yerine koyarsak ;

$$[Q_e] = [B]^T [S] [B] \quad (5.30)$$

hidrostatik basınç altında eleman dış yük matrisi hesaplanmış olur.

TABLE : 7

	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13	14	15	16	17	18	19	20	21	22	23	24	25	26	27	28	
$v = r \frac{\partial x}{\partial y}$	0	0	0	0	0	0	y	xy	$\frac{\partial^2 y}{\partial x^2}$	$\frac{x^2}{2}$	$\frac{\partial^2 y}{\partial x^2}$	$-x^2$	0	0	-r	0	-rx	-2xy	0	$-r x^2$	$-2rxy$	$-3r y^2$	$-r x^3$			$-3r x^2 y$	$-2r x y^2$	$-3r y^3$	$-3x y^2$
$[M] = \frac{\partial^2 y}{\partial x^2} + x$	0	0	0	0	0	0	r	$r x$	$\frac{r x^2}{2}$	0	$r x^2$	0	0	0	0	x^2	xy	y^2	x^3	$x^2 y$	$x y^2$	y^3	$y^2 x$	$x^2 y^2$	$x y^3$	$x^3 y^2$	$y^3 x^2$	y^3	

{a}

- 104 -

	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13	14	15	16	17	18	19	20	21	22	23	24	25	26	27	28
$v = r \frac{\partial x}{\partial y}$	0	0	0	0	0	0	y	xy	$\frac{\partial^2 y}{\partial x^2}$	$\frac{\partial^2 x}{\partial y^2}$	$\frac{\partial^2 y}{\partial x^2}$	$-x^2$	0	0	-r	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
$[M] = \frac{\partial^2 y}{\partial x^2} + x$	0	0	0	0	0	0	r	$r x$	$\frac{r x^2}{2}$	0	$r x^2$	0	0	0	0	x^2	xy	y^2	x^3	$x^2 y$	$x y^2$	y^3	$y^2 x$	$x^2 y^2$	$x y^3$	$x^3 y^2$	$y^3 x^2$	y^3
$[M] = \frac{\partial^2 y}{\partial x^2} + x$	0	0	0	0	0	0	r	$r x$	$\frac{r x^2}{2}$	0	$r x^2$	0	0	0	0	x^2	xy	y^2	x^3	$x^2 y$	$x y^2$	y^3	$y^2 x$	$x^2 y^2$	$x y^3$	$x^3 y^2$	$y^3 x^2$	y^3

{a}

Eleman Dış Yük Matrisinin [S] Integral Matrisi

Hesabı :

Çarpım integrali alınırken rijit cisim ötelen -
mesi ve dönmesinden ileri gelen $\sin\alpha$ ve $\cos\alpha$ 'lı terim-
ler vardır. Bunları Taylor Serisine açarsak aşağıdaki
ifadeleri elde ederiz.

$$\begin{aligned}\sin\alpha &= -\frac{\alpha^3}{3!} + \frac{\alpha^5}{5!} - \frac{\alpha^7}{7!} + \dots \quad -\infty < \alpha < \infty \\ \cos\alpha &= 1 - \frac{\alpha^2}{2!} + \frac{\alpha^4}{4!} - \frac{\alpha^6}{6!} + \dots \quad -\infty < \alpha < \infty\end{aligned}$$

$\sin\alpha$ ve $\cos\alpha$ burada rijit cisim ötelenmesi ve
dönmesinden ileri geldiği için, çarpım integralinin a-
lınmasında serilerin ilk terimlerinin alınması kâfidir.

Burada ;

$$\alpha = \frac{y}{r}$$

$$\sin\alpha \cong \frac{y}{r}$$

$$\cos\alpha \cong 1$$

alınır.

$$S(12.5) = -\frac{4a^3b}{3r} P$$

$$S(15.5) = -4ab.P$$

$$S(20.5) = \frac{4.P}{3} \left(\frac{a^3b^3}{3r^2} - a^3b \right)$$

$$S(22.5) = \frac{4ab^5}{5r^2} P - 4ab^3.P$$

$$S(26.5) = \frac{4a^3b^5}{5r^2}.P - \frac{4a^3b^3}{3} P$$

$$S(10.6) = \frac{4a^3.b}{5r} P$$

$$S(17.6) = \frac{4a^3b^3}{9r^2} P - \frac{4a^3b}{3} P$$

$$S(23.6) = \frac{4a^5b^3}{15r^2} P - \frac{4a^5b}{5} P$$

$$S(24.6) = \frac{4a^3b^5}{15r^2} P - \frac{4a^3b^3}{3} P$$

$$S(28.6) = \frac{4a^5b^5}{25r^2} P - \frac{4a^5b^3}{5} P$$

$$S(7.7) = \frac{4ab^3}{3r} P$$

$$S(11.7) = \frac{4a^3b^3}{9r} P$$

$$S(18.7) = -\frac{8ab^3}{3} P$$

$$s(25.7) = - \frac{8a^3b^3}{9} P$$

$$s(8.8) = \frac{4a^3b^3}{9r} P$$

$$s(9.8) = - \frac{4a^5b^3}{15r} P$$

$$s(21.8) = - \frac{8a^3b^3}{9} P$$

$$s(27.8) = - \frac{8a^5b^3}{15} P$$

$$s(9.9) = \frac{4a^3b^3}{21r} P$$

$$s(21.9) = \frac{8a^3b^3}{15} P$$

$$s(27.9) = \frac{8a^5b^3}{21} P$$

$$s(10.10) = \frac{4a^3b}{7r} P$$

$$s(17.10) = - \frac{4a^3b}{5} P$$

$$s(23.10) = - \frac{4a^5b}{7} P$$

$$s(24.10) = - \frac{4a^3b^3}{5} P$$

$$s(28.10) = - \frac{4a^5b^3}{7} P$$

$$S(2, 11) = S(11, 2)$$

$$S(11, 11) = \frac{4a^3b^3}{15r} P$$

$$S(18, 11) = \frac{8a^3b^3}{9} P$$

$$S(25, 11) = \frac{8a^5b^3}{15} P$$

$$S(12, 12) = \frac{4a^3b^3}{5r} P$$

$$S(15, 12) = \frac{4a^3b^3}{3} P$$

$$S(20, 12) = \frac{4a^5b^3}{5} P$$

$$S(22, 12) = \frac{4a^3b^3}{3} P$$

$$S(26, 12) = \frac{4a^5b^3}{5} P$$

$$S(7, 13) = \frac{4ab^3}{3r} P + 4abP$$

$$S(11, 13) = \frac{4a^3b^3}{9r^2} P + \frac{4a^3b^3}{3} P$$

$$S(16, 13) = \frac{4a^3b^3}{3r} P$$

$$S(18, 13) = \frac{4ab^3}{r} P$$

$$S(25,13) = \frac{4a^3b^3}{3r} p$$

$$S(8,14) = -\frac{4a^3b^3}{9r^2} p + \frac{4a^3b}{3} p$$

$$S(9,14) = \frac{4a^3b^3}{15r^2} p - \frac{4a^3b}{5} p$$

$$S(19,14) = \frac{4a^5b}{5r} p$$

$$S(21,14) = \frac{4a^3b^3}{3r} p$$

$$S(27,14) = \frac{4a^5b^3}{5r} p$$

$$S(12,15) = \frac{4a^3b}{3} \cdot (1-\cos\theta) \cdot P$$

$$S(15,15) = 4ab \cdot r \cdot p \cdot (1-\cos\theta)$$

$$S(20,15) = \frac{(1-\cos\theta)p \cdot r \cdot 4a^3b}{3} + \frac{4a^3b^3}{9r} p \cdot \cos\theta$$

$$S(22,15) = \frac{(1-\cos\theta)p \cdot r \cdot 12ab^3}{3} + \frac{4ab^5}{5r} \cos\theta \cdot P$$

$$S(26,15) = \frac{(1-\cos\theta)p \cdot r \cdot 12a^3b^3}{9} + \frac{4a^3b^5}{15r} \cos\theta \cdot P$$

$$S(7,16) = \frac{4a^3b}{3} p$$

$$S(11,16) = \frac{4a^5b}{5} p$$

$$s(16.16) = \frac{4a^5b}{5r} P$$

$$s(18.16) = \frac{4a^3b^3}{9r} P$$

$$s(25.16) = \frac{4a^5b^3}{15r} P$$

$$s(17.17) = \frac{4a^3b^3}{9r} P$$

$$s(23.17) = \frac{4a^5b^3}{15r} P$$

$$s(24.17) = \frac{4a^3b^5}{15r} P$$

$$s(28.17) = \frac{4a^5b^5}{25r} P$$

$$s(7.18) = \frac{4ab^3}{3} P$$

$$s(11.18) = \frac{4a^3b^3}{9} P$$

$$s(16.18) = \frac{4a^3b^3}{9r} P$$

$$s(18.18) = \frac{4ab^5}{5r} P$$

$$s(25.18) = \frac{4a^3b^5}{15r} P$$

$$s(8.19) = \frac{4a^5b}{5} P$$

$$s(9.19) = \frac{4a^5b}{7} P$$

$$s(19.19) = \frac{4a^7b}{7r} P$$

$$s(21.19) = \frac{4a^5b^3}{15r} P$$

$$s(27.19) = \frac{4a^7b^3}{21r} P$$

$$s(20.20) = \frac{4a^5b^3}{15r} P$$

$$s(22.20) = \frac{4a^3b^5}{15r} P$$

$$s(26.20) = \frac{4a^5b^5}{25r} P$$

$$s(8.21) = \frac{4a^3b^3}{9} P$$

$$s(9.21) = \frac{4a^3b^3}{15} P$$

$$s(19.21) = s(21.19)$$

$$s(21.21) = \frac{4a^3b^5}{15r} P$$

$$s(27.21) = \frac{4a^5b^5}{25r} P$$

$$s(20.22) = s(22.20)$$

$$S(22.22) = \frac{4ab^7}{7r} P$$

$$S(26.22) = \frac{4a^3b^7}{21r} P$$

$$S(17.23) = S(23.17)$$

$$S(23.23) = \frac{4a^7b^3}{21r} P$$

$$S(24.23) = \frac{4a^5b^5}{25r} P$$

$$S(28.23) = \frac{4a^7b^5}{35r} P$$

$$S(17.24) = S(24.17)$$

$$S(23.23) = S(24.23)$$

$$S(24.24) = \frac{4a^3b^7}{21r} P$$

$$S(28.24) = \frac{4a^5b^7}{35r} P$$

$$S(7.25) = \frac{4a^3b^3}{9} P$$

$$S(11.25) = \frac{4a^5b^3}{15} P$$

$$s(16.25) = s(25.16)$$

$$s(18.25) = s(25.18)$$

$$s(25.25) = \frac{4a^5b^5}{25r} P$$

$$s(20.26) = s(26.20)$$

$$s(22.26) = s(26.22)$$

$$s(26.26) = \frac{4a^5b^7}{35r} P$$

$$s(8.27) = \frac{4a^5b^3}{15} P$$

$$s(9.27) = -\frac{4a^5b^3}{21} P$$

$$s(19.27) = s(27.19)$$

$$s(21.27) = s(27.21)$$

$$s(27.27) = \frac{4a^7b^5}{35r} P$$

$$s(17.28) = s(28.17)$$

$$s(23.28) = s(28.23)$$

$$s(24.28) = s(28.24)$$

$$s(28.28) = \frac{4a^7b^7}{49r} P$$

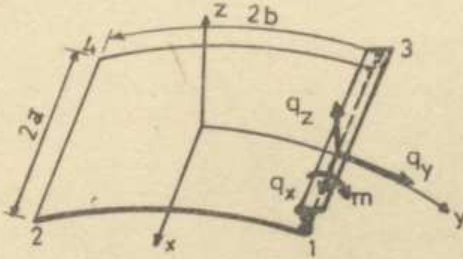
5.5. ÇİZGİSEL YÜK MATRİSİ :

Boyuna ve dairesel nervürden kabuğa aktarılmış olan gerçek yükler q_x , q_y , q_z ve m dir. Bu yükler silindirik panele çizgisel yük olarak tesir eder. Yalnız bu yükler u , v , w 'ye bağlı değişken yüklerdir. (dx) ve (dy) birim boyuna tesir ederler.

Önce boyuna nervürün, sonra da dairesel nervürün çizgisel yük matrisini hesaplıyalım.

5.5.1. Boyuna Nervürün Çizgisel Yük Matrisi :

Boyuna nervürden gelen q_x , q_y , q_z ve m değerlerini ayrı ayrı hesaplıyalım.



ŞEKİL : 12

5.5.1.1. Boyuna Nervürün (q_x) Çizgisel Yükünün
Matrisi :

(4.95) denkleminde (q_x) çizgisel yükünün potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonu yazılmıştır. Bir elemana gelen çizgisel yük değerlerini türev matrisi şeklinde yazalım.

$$\delta \Omega_{2,1} = - \int \begin{bmatrix} -C_1 \cdot u'' \\ d \cdot w'' \end{bmatrix}^T \begin{bmatrix} u \\ u \end{bmatrix} dx = - \{d\}^T \int [B]^T [J_1]^T [Y_1] [B] \{d\} dx \quad (5.31)$$

(4.113) denkleminde (q_x) çizgisel yükü aşağıdaki şekilde yazılabilir.

$$[q_{el}] = - \int [B]^T [J_1]^T [Y_1] [B] dx \quad (5.32)$$

Burada u ve w 'ler x ve y 'ye bağlıdır. y 'ler sabit olup y yerine $y = \pm b$ koyup, x 'e göre integral alınır.

$[J_1]$ matrisi türev matristir. $[J_1]$ ve $[Y_1]$ matrisi Tablo 9 da verilmiştir.

Değişkenleri içine alan matrisleri integral matrisi şeklinde yazarız.

$$[G_1] = - \int [J_1]^T [Y_1] dx \quad (5.33)$$

$y=+b$ için $[G_1]$ matrisi, $y=-b$ için $[G_{1a}]$ matrisi Tablo 10 da verilmiştir.

(5.33) denklemini (5.32) denkleminde yerine koyarsak ;

$$[q_{el}] = [B]^T [G_1] [B] \quad (5.34)$$

boyuna nervürün (q_x) çizgisel yükünün eleman yük matrisi hesaplanmış olur.

TABLO : 9

	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13	14	15	16	17	18	19	20	21	22	23	24	25	26	27	28
$-C, U$	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
$[A] =$																												
a, w	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	6d ₁	0	0	0	6dy	0	0	0	6dy	6dy ²

$\{a\}$

	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13	14	15	16	17	18	19	20	21	22	23	24	25	26	27	28
$-C, U$	1	x	y	xy	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
$[A] =$																												
a, w	1	x	y	xy	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0

$\{a\}$

Boyuna Nervürün (qx) Çizgisel Yükünün İntegral
Matrisinin Alınması :

y'ler sabit olup; $y = + b$ koyup x' e göre integral alarak qx çizgisel yükünün çarpım integral matrisi hesaplanır.

$$G_1(19.1) = - 12d_1.a$$

$$G_1(23.1) = - 12d_1.ab$$

$$G_1(27.1) = - 12d_1.ab^2$$

$$G_1(28.1) = - 12d_1.ab^3$$

$$G_1(19.3) = - 12d_1.ab$$

$$G_1(23.3) = - 12d_1.ab^2$$

$$G_1(27.3) = - 12d_1.ab^3$$

$$G_1(28.3) = - 12d_1.ab^4$$

$$G_1(19.6) = 12d_1.ab$$

$$G_1(23.6) = 12d_1.ab^2$$

$$G_1(27.6) = 12d_1.ab^3$$

$$G_1(28.6) = 12d_1.ab^4$$

$$G_1(19.9) = - 12d_1.ab^2$$

$$G_1(23.9) = - 12d_1.ab^3$$

$$G_1(27.9) = - 12d_1.ab^4$$

$$G_1(28.9) = - 12d_1.ab^5$$

$$G_1(19.10) = 12d_1.ab$$

$$G_1(23.10) = 12d_1.ab^2$$

$$G_1(27.10) = 12d_1.ab^3$$

$$G_1(28.10) = 12d_1.ab^4$$

$$G_1(19.14) = 12d_1.ar (1-\cos\theta)$$

$$G_1(23.14) = 12d_1.abr(1-\cos\theta)$$

$$G_1(27.14) = 12d_1.ab^2r(1-\cos\theta)$$

$$G_1(28.14) = 12d_1.ab^3r(1-\cos\theta)$$

y = - b için qx çizgisel yükünün integral matrisi ise ;

$$G_{1a}(19.1) = - 12d_1.a$$

$$G_{1a}(23.1) = 12d_1.ab$$

$$G_{1a}(27.1) = - 12d_1.ab^2$$

$$G_{1a}(28.1) = 12d_1.ab^3$$

$$G_{1a}(19.3) = 12d_1.ab$$

$$G_{1a}(23.3) = - 12d_1.ab^2$$

$$G_{1a}(27.3) = 12d_1.ab^3$$

$$G_{1a}(28.3) = - 12d_1.ab^4$$

$$G_{1a}(19.6) = - 12d_1.ab$$

$$G_{1a}(23.6) = 12d_1.ab^2$$

$$G_{1a}(27.6) = - 12d_1.ab^3$$

$$G_{1a}(28.6) = 12d_1.ab^4$$

$$G_{1a}(19.9) = - 12d_1.ab^2$$

$$G_{1a}(23.9) = 12d_1.ab^3$$

$$G_{1a}(27.9) = - 12d_1.ab^4$$

$$G_{1a}(28.9) = 12d_1.ab^5$$

$$G_{1a}(19.10) = - 12d_1.ab$$

$$G_{1a}(23.10) = 12d_1.ab^2$$

$$G_{1a}(27.10) = -12d_1.ab^3$$

$$G_{1a}(28.10) = 12d_1.ab^4$$

$$G_{1a}(19.14) = 12d_1.ar(1-\cos\theta)$$

$$G_{1a}(23.14) = -12d_1.abr(1-\cos\theta)$$

$$G_{1a}(27.14) = 12d_1.ab^2.r(1-\cos\theta)$$

$$G_{1a}(28.14) = -12d_1.ab^3.r(1-\cos\theta)$$

5.5.1.2. Boyuna Nervürün (q_y) Çizgisel Yükünün Matrisi :

(4.97) denkleminde (q_y) çizgisel yükünün potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonu yazılmıştır. Bir elemana gelen çizgisel yük değerlerini türev matrisi şeklinde yazalım.

$$\delta \Omega_{22} = - \int \left[\begin{matrix} (e_1 \cdot v^{III} - f_1 w^{III}) \\ p(g_1 v^{II} - i_1 w^{II}) \end{matrix} \right]^T \begin{Bmatrix} v \\ w \end{Bmatrix} dx = - \begin{Bmatrix} d \end{Bmatrix}^T \begin{Bmatrix} B \end{Bmatrix}^T \begin{Bmatrix} J_2 \end{Bmatrix}^T \begin{Bmatrix} \gamma_2 \end{Bmatrix} \begin{Bmatrix} B \end{Bmatrix} \begin{Bmatrix} d \end{Bmatrix} dx \quad (5.35)$$

(4.113) denkleminde (q_y) çizgisel yükü aşağıdaki şekilde yazılabilir.

$$\{Q_{e2}\} = - \int \begin{Bmatrix} B \end{Bmatrix}^T \begin{Bmatrix} J_2 \end{Bmatrix}^T \begin{Bmatrix} \gamma_2 \end{Bmatrix} \begin{Bmatrix} B \end{Bmatrix} dx \quad (5.36)$$

Burada, v ve w 'ler, x ve y 'ye bağlıdır. y 'ler sabit olup y yerine $y=b$ koyup, x 'e göre integral alınır.

J_2 matrisi türev matristir. $[J_2]$ ve $[\gamma_2]$ matrisi Tablo 11 de verilmiştir.

Değişkenleri içine alan matrisleri integral matrisi şeklinde yazarız.

$$[G_2] = - \int [J_2]^T [\gamma_2] dx \quad (5.37)$$

$y=b$ için $[G_2]$ matrisi, $y=-b$ için $[G_{2a}]$ matrisi Tablo 12 de verilmiştir.

(5.37) denklemini (5.46) da yerine koyarsak ;

$$\{Q_{e2}\} = \begin{Bmatrix} B \end{Bmatrix}^T [G_2] \begin{Bmatrix} B \end{Bmatrix} \quad (5.38)$$

boyuna nervürün (q_y) çizgisel yükünün eleman yük matrisi hesaplanmış olur.

TABLE : 11

	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13	14	15	16	17	18	19	20	21	22	23	24	25	26	27	28
$(\alpha_1, \alpha_2, \alpha_3)$	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
$[L_1] =$ $P(g_1, g_2, g_3)$	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
$\{a\}$																												

- 124 -

	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13	14	15	16	17	18	19	20	21	22	23	24	25	26	27	28
$(\alpha_1, \alpha_2, \alpha_3)$	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
$[L_1] =$ $P(g_1, g_2, g_3)$	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
$\{a\}$																												

ra
si
Bo
Ha

Boyuna Nervürün(qy) Çizgisel Yükünün İntegral
Matrisinin Alınması :

y'ler sabit olup, $y = + b$ koyup x 'e göre integral alırsak, qy çizgisel yükünün çarpım integral matrisi hesaplanır.

$$G_2(11.5) = - 4g_1.abP$$

$$G_2(12.5) = 4g_1.a.P$$

$$G_2(20.5) = 4i_1.aP$$

$$G_2(25.5) = 8i_1.abP$$

$$G_2(26.5) = 12i_1.ab^2P$$

$$G_2(9.6) = 4g_1.abP$$

$$G_2(10.6) = - 4g_1.a P$$

$$G_2(23.6) = 4i_1.a^3P$$

$$G_2(27.6) = 8i_1.a^3b.P$$

$$G_2(28.6) = 12i_1.a^3b^2.P$$

$$G_2(11.7) = - 4g_1.ab^2P$$

$$G_2(12.7) = 4g_1.abP$$

$$G_2(20.7) = 4i_1 abP$$

$$G_2(25.7) = 8i_1 .ab^2P$$

$$G_2(26.7) = 12i_1 ab^3P$$

$$G_2(9.8) = 4g_1 ab^2P$$

$$G_2(10.8) = - 4g_1 abP$$

$$G_2(23.8) = 4i_1 .a^3bP$$

$$G_2(27.8) = 8i_1 a^3b^2P$$

$$G_2(28.8) = 12i_1 .a^3b^3.P$$

$$G_2(9.9) = - 2,4g_1 .ab^2.P$$

$$G_2(10.9) = 2,4g_1 .abP$$

$$G_2(23.9) = - 2,4i_1 .a^3bP$$

$$G_2(27.9) = - 4,8i_1 .a^3b^2.P$$

$$G_2(28.9) = - 7,2i_1 .a^3b^3.P$$

$$G_2(9.10) = 2,4g_1 ab.P$$

$$G_2(10.10) = - 2,4g_1 a.P$$

$$G_2(23.10) = 2,41_1 \cdot a^3 \cdot P$$

$$G_2(27.10) = 4,81_1 \cdot a^3 b \cdot P$$

$$G_2(28.10) = 7,21_1 a^3 b^2 P$$

$$G_2(11.11) = - \frac{4g_1 a^3 b^2 \cdot P}{3}$$

$$G_2(12.11) = \frac{4g_1 \cdot a^3 b \cdot P}{3}$$

$$G_2(20.11) = \frac{41_1 \cdot a^3 b \cdot P}{3}$$

$$G_2(25.11) = \frac{81_1 \cdot a^3 b^2 \cdot P}{3}$$

$$G_2(26.11) = 41_1 \cdot a^3 b^3 P$$

$$G_2(11.12) = \frac{4g_1 \cdot a^3 b \cdot P}{3}$$

$$G_2(12.12) = - \frac{4g_1 \cdot a^3 \cdot P}{3}$$

$$G_2(20.12) = - \frac{41_1 \cdot a^3 \cdot P}{3}$$

$$G_2(25.12) = - \frac{81_1 \cdot a^3 b \cdot P}{3}$$

$$G_2(26.12) = - 41_1 a^3 b^2 P$$

$$G_2(11.13) = \frac{4g_1 \cdot ab^2 \cdot P}{r}$$

$$G_2(12.13) = - \frac{4g_1.ab.P}{r}$$

$$G_2(20.13) = - \frac{4i_1.ab.P}{r}$$

$$G_2(25.13) = - \frac{8i_1.ab^2.P}{r}$$

$$G_2(26.13) = - \frac{12i_1.ab^3.P}{r}$$

$$G_2(9.14) = - \frac{4g_1.ab^2.P}{r}$$

$$G_2(10.14) = \frac{4g_1.abP}{r}$$

$$G_2(23.14) = - \frac{4i_1.a^3b.P}{r}$$

$$G_2(27.14) = - \frac{8i_1.a^3b^2.P}{r}$$

$$G_2(28.14) = - \frac{12i_1.a^3b^3.P}{r}$$

$$G_2(11.15) = 4g_1abr (1-\cos\theta)P$$

$$G_2(12.15) = - 4g_1ar (1-\cos\theta) P$$

$$G_2(20.15) = - 4i_1ar (1-\cos\theta) P$$

$$G_2(25.15) = - 8i_1.a.br (1-\cos\theta)P$$

$$G_2(26.15) = - 12i_1.ab^2.r (1-\cos\theta) P$$

$y = -b$ için qy çizgisel yükünün integral matrisi ise ;

$$G_{2a}(11.5) = 4g_1 ab.P$$

$$G_{2a}(12.5) = 4g_1 a.P$$

$$G_{2a}(20.5) = 4i_1 .a.P$$

$$G_{2a}(25.5) = -8i_1 ab.P$$

$$G_{2a}(26.5) = 12i_1 ab^2.P$$

$$G_{2a}(9.6) = -4g_1 ab.P$$

$$G_{2a}(10.6) = -4g_1 a.P$$

$$G_{2a}(23.6) = 4i_1 .a^3.P$$

$$G_{2a}(27.6) = -8i_1 a^3 .b.P$$

$$G_{2a}(28.6) = 12i_1 .a^3 b^2 .P$$

$$G_{2a}(11.7) = -4g_1 a .b^2 .P$$

$$G_{2a}(12.7) = -4g_1 .ab.P$$

$$G_{2a}(20.7) = -4i_1 ab.P$$

$$G_{2a}(25.7) = 8i_1 .ab^2 .P$$

$$G_{2a}(26.7) = - 12i_1.ab^3.P$$

$$G_{2a}(9,8) = 4g_1ab^2.P$$

$$G_{2a}(10.8) = 4g_1.ab.P$$

$$G_{2a}(23.8) = - 4i_1a^3b.P$$

$$G_{2a}(27.8) = 8i_1.a^3b^2.P$$

$$G_{2a}(28.8) = - 12i_1.a^3b^3.P$$

$$G_{2a}(9.9) = - 2,4g_1.ab^2.P$$

$$G_{2a}(10.9) = - 2,4g_1ab.P$$

$$G_{2a}(23.9) = 2,4i_1a^3b.P$$

$$G_{2a}(27.9) = - 4,8i_1a^3b^2.P$$

$$G_{2a}(28.9) = 7,2i_1.a^3b^3.P$$

$$G_{2a}(9.10) = - 2,4g_1.ab.P$$

$$G_{2a}(10.10) = - 2,4g_1a.P$$

$$G_{2a}(23.10) = 2,4i_1a^3.P$$

$$G_{2a}(27.10) = - 4,8i_1a^3b.P$$

$$G_{2a}(28.10) = 7,2i_1 a^3 b^2 .P$$

$$G_{2a}(11.11) = - \frac{4g_1 a^3 b^2 .P}{3}$$

$$G_{2a}(12.11) = - \frac{4g_1 a^3 .b.P}{3}$$

$$G_{2a}(20.11) = - \frac{4i_1 a^3 b.P}{3}$$

$$G_{2a}(25.11) = \frac{8i_1 a^3 b^2 .P}{3}$$

$$G_{2a}(26.11) = - 4i_1 .a^3 b^3 .P$$

$$G_{2a}(11.12) = - \frac{4g_1 a^3 b.P}{3}$$

$$G_{2a}(12.12) = - \frac{4g_1 a^3 .P}{3}$$

$$G_{2a}(20.12) = - \frac{4i_1 .a^3 .P}{3}$$

$$G_{2a}(25.12) = \frac{8i_1 a^3 .b.P}{3}$$

$$G_{2a}(26.12) = - 4i_1 .a^3 b^2 .P$$

$$G_{2a}(11.13) = \frac{4g_1 a .b^2 .P}{r}$$

$$G_{2a}(12.13) = \frac{4g_1 ab.P}{r}$$

$$G_{2a}(20.13) = \frac{4i_1 a.b.P}{r}$$

$$G_{2a}(25.13) = -\frac{8i_1 ab^2.P}{r}$$

$$G_{2a}(26.13) = \frac{12i_1 ab^3.P}{r}$$

$$G_{2a}(9.14) = -\frac{4g_1 ab^2.P}{r}$$

$$G_{2a}(10.14) = -\frac{4g_1 ab.P}{r}$$

$$G_{2a}(23.14) = \frac{4i_1 a^3.b.P}{r}$$

$$G_{2a}(27.14) = -\frac{8i_1 a^3 b^2.P}{r}$$

$$G_{2a}(28.14) = \frac{12i_1 a^3 b^3.P}{r}$$

$$G_{2a}(11.15) = -4g_1 abr (1 - \cos\theta).P$$

$$G_{2a}(12.15) = -4g_1 a.r (1 - \cos\theta).P$$

$$G_{2a}(20.15) = -4i_1 a.r (1 - \cos\theta).P$$

$$G_{2a}(25.15) = 8i_1 ab.r (1 - \cos\theta).P$$

$$G_{2a}(26.15) = -12i_1 ab^2.r(1-\cos\theta).P$$

TABLE : 12

[illegible]

5.5.1.3. Boyuna Nervürün (q_z) Çizgisel Yükünün
Matrisi :

(4.99) denkleminde (q_z) çizgisel yükünün potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonu yazılmıştır. Bir elemana gelen çizgisel yük değerlerini türev matrisi şeklinde yazalım.

$$\delta^2 \Omega_{2,3} = - \int \left[\begin{array}{c} (j_1 w''' - k_1 u''') \\ p (1, w'') \end{array} \right] \left\{ \begin{array}{c} w \\ w \end{array} \right\} dx = - \left\{ \begin{array}{c} d \\ d \end{array} \right\}^T [B]^T [J_3]^T [Y_3] [B] \left\{ \begin{array}{c} d \\ d \end{array} \right\} dx \quad (5.39)$$

(4.113) denkleminde (q_z) çizgisel yükü aşağıdaki şekilde yazılabilir.

$$[Q_{e3}] = - \int [B]^T [J_3]^T [Y_3] [B] dx \quad (5.40)$$

Burada, u ve w'ler, x ve y'ye bağlıdır. y'ler sabit olup y yerine $y=\pm b$ koyup, x'e göre integral alınır.

$[J_3]$ matrisi türev matristir. $[J_3]$ ve $[Y_3]$ matrisi Tablo 13 de verilmiştir.

Değişkenleri içine alan matrisleri integral matrisi şeklinde yazarız.

$$[G_3] = - \int [J_3]^T [Y_3] dx \quad (5.41)$$

$y=+b$ için $[G_3]$ matrisi $y=-b$ için $[G_{3a}]$ matrisi Tablo 14 de verilmiştir.

(5.41) denklemini (5.40) da yerine koyarsak ;

$$[Q_{e3}] = [B]^T [G_3] [B] \quad (5.42)$$

boyuna nervürün (q_z) çizgisel yükünün eleman yük matrisi hesaplanmış olur.

TABLE : 13

	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13	14	15	16	17	18	19	20	21	22	23	24	25	26	27	28
$(1, \hat{w}^* - \hat{w}_i^*)$	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
$[J_i] =$	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
$P(1, \hat{w}^*)$	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
$\{a\}$																												

$(1, \hat{w}^* - \hat{w}_i^*)$
 $[J_i] =$
 $P(1, \hat{w}^*)$

	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13	14	15	16	17	18	19	20	21	22	23	24	25	26	27	28
W	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
$[Y_i] =$	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
$\{a\}$																												

W
 $[Y_i] =$
 $\{a\}$

Boyuna Nervürün (q_z) Çizgisel Yükünün Integral
Matrisinin Alınması :

y'ler sabit olup ; y = + b koyup x'e göre integral alırsak, q_z çizgisel yükünün çarpım integral matrisi hesaplanır.

$$G_3(16.5) = - \frac{41_1.ab.P}{r}$$

$$G_3(20.5) = - \frac{41_1.ab^2.P}{r}$$

$$G_3(25.5) = - \frac{41_1.ab^3.P}{r}$$

$$G_3(26.5) = - \frac{41_1.ab^4.P}{r}$$

$$G_3(19.6) = - \frac{41_1.a^3.b.P}{r}$$

$$G_3(23.6) = - \frac{41_1.a^3.b^2.P}{r}$$

$$G_3(27.6) = - \frac{41_1.a^3.b^3.P}{r}$$

$$G_3(28.6) = - \frac{41_1.a^3.b^4.P}{r}$$

$$G_3(16.13) = - 41_1.aP$$

$$G_3(20.13) = - 41_1.abP$$

$$G_3(25.13) = - 41_1.ab^2P$$

$$G_3(26.13) = - 41_1.ab^3P$$

$$G_3(19.14) = - 41_1.a^3P$$

$$G_3(23.14) = - 41_1.a^3bP$$

$$G_3(27.14) = - 41_1.a^3b^2P$$

$$G_3(28.14) = - 41_1.a^3b^3P$$

$$G_3(16.15) = - 41_1.ab(\cos\theta).P$$

$$G_3(20.15) = - 41_1.ab^2(\cos\theta).P$$

$$G_3(25.15) = - 41_1.ab^3(\cos\theta).P$$

$$G_3(26.15) = - 41_1.ab^4(\cos\theta).P$$

$$G_3(16.16) = - \frac{41_1.a^3.P}{3}$$

$$G_3(20.16) = - \frac{41_1.a^3.bP}{3}$$

$$G_3(25.16) = - \frac{41_1.a^3.b^2P}{3}$$

$$G_3(26.16) = -\frac{41_1 a^3 b^3 .P}{3}$$

$$G_3(19.17) = - 41_1 a^3 b P$$

$$G_3(23.17) = - 41_1 a^3 b^2 P$$

$$G_3(27.17) = - 41_1 a^3 b^3 .P$$

$$G_3(28.17) = - 41_1 a^3 b^4 P$$

$$G_3(16.18) = - 41_1 .ab^2 .P$$

$$G_3(20.18) = - 41_1 .ab^3 .P$$

$$G_3(25.18) = - 41_1 .ab^4 .P$$

$$G_3(26.18) = - 41_1 .ab^5 .P$$

$$G_3(19.19) = - \frac{121_1 a^5 .P}{5}$$

$$G_3(23.19) = - \frac{12.1_1 a^5 b .P}{5}$$

$$G_3(27.19) = - \frac{12.1_1 a^5 b^2 .P}{5}$$

$$G_3(28.19) = - \frac{12.1_1 a^5 b^3 .P}{5}$$

$$G_3(16.20) = - \frac{41_1 a^3 b.P}{3}$$

$$G_3(20.20) = - \frac{41_1 a^3 b^2.P}{3}$$

$$G_3(25.20) = - \frac{41_1 a^3 . b^3 . P}{3}$$

$$G_3(26.20) = - \frac{41_1 a^3 b^4 . P}{3}$$

$$G_3(19.21) = - 41_1 a^3 b^2 . P$$

$$G_3(23.21) = - 41_1 a^3 b^3 . P$$

$$G_3(27.21) = - 41_1 a^3 b^4 . P$$

$$G_3(28.21) = - 41_1 a^3 b^5 . P$$

$$G_3(16.22) = - 41_1 a . b^3 . P$$

$$G_3(20.22) = - 41_1 a b^4 . P$$

$$G_3(25.22) = - 41_1 a b^5 . P$$

$$G_3(26.22) = - 41_1 a b^6 . P$$

$$G_3(19.23) = - \frac{12.1_1 a^5 . b . P}{5}$$

$$G_3(23.23) = - \frac{12.1_1 a^5 b^2 .P}{5}$$

$$G_3(27.23) = - \frac{12.1_1 a^5 b^3 .P}{5}$$

$$G_3(28.23) = - \frac{12.1_1 a^5 b^4 .P}{5}$$

$$G_3(19.24) = - 41_1 a^3 b^3 .P$$

$$G_3(23.24) = - 41_1 a^3 b^4 .P$$

$$G_3(27.24) = - 41_1 a^3 b^5 .P$$

$$G_3(28.24) = - 41_1 a^3 b^6 .P$$

$$G_3(16.25) = - \frac{41_1 a^3 b^2 .P}{3}$$

$$G_3(20.25) = - \frac{41_1 a^3 b^3 .P}{3}$$

$$G_3(25.25) = - \frac{41_1 a^3 b^4 .P}{3}$$

$$G_3(26.25) = - \frac{41_1 a^3 .b^5 .P}{3}$$

$$G_3(16.26) = - \frac{41_1 a^3 b^3 .P}{3}$$

$$G_3(20.26) = - \frac{41_1 a^3 b^4 .P}{3}$$

$$G_3(25.26) = - \frac{41_1 a^3 b^5 .P}{3}$$

$$G_3(26.26) = - \frac{41_1 a^3 b^6 .P}{3}$$

$$G_3(19.27) = - \frac{12.1_1 a^5 b^2 .P}{5}$$

$$G_3(23.27) = - \frac{12.1_1 a^5 b^3 .P}{5}$$

$$G_3(27.27) = - \frac{12.1_1 a^5 b^4 .P}{5}$$

$$G_3(28.27) = - \frac{12.1_1 a^5 b^5 .P}{5}$$

$$G_3(19.28) = - \frac{12.1_1 a^5 b^3 .P}{5}$$

$$G_3(23.28) = - \frac{12.1_1 a^5 b^4 .P}{5}$$

$$G_3(27.28) = - \frac{12.1_1 a^5 b^5 .P}{5}$$

$$G_3(28.28) = - \frac{12.1_1 a^5 b^6 .P}{5}$$

$y = -b$ için q_z çizgisel yükünün integral matrisi ise ;

$$G_{3a}(16.5) = \frac{41_1.ab.P}{r}$$

$$G_{3a}(20.5) = -\frac{41_1.ab^2.P}{r}$$

$$G_{3a}(25.5) = \frac{41_1.ab^3.P}{r}$$

$$G_{3a}(26.5) = -\frac{41_1.ab^4.P}{r}$$

$$G_{3a}(19.6) = \frac{41_1.a^3b.P}{r}$$

$$G_{3a}(23.6) = -\frac{41_1.a^3b^2.P}{r}$$

$$G_{3a}(27.6) = \frac{41_1.a^3.b^3.P}{r}$$

$$G_{3a}(28.6) = -\frac{41_1.a^3b^4.P}{r}$$

$$G_{3a}(16.13) = -41_1.aP$$

$$G_{3a}(20.13) = 41_1.ab.P$$

$$G_{3a}(25.13) = -41_1.ab^2.P$$

$$G_{3a}(26.13) = 41_1 ab^3.P$$

$$G_{3a}(19.14) = - 41_1 a^3.P$$

$$G_{3a}(23.14) = 41_1 a^3 b.P$$

$$G_{3a}(27.14) = - 41_1 a^3 b^2.P$$

$$G_{3a}(28.14) = 41_1 a^3 b^3.P$$

$$G_{3a}(16.15) = 41_1 ab(\cos)P$$

$$G_{3a}(20.15) = - 41_1 ab^2(\cos)P$$

$$G_{3a}(25.15) = 41_1 .ab^3(\cos)P$$

$$G_{3a}(26.15) = - 41_1 ab^4(\cos)P$$

$$G_{3a}(16.16) = - \frac{41_1 a^3.P}{3}$$

$$G_{3a}(20.16) = \frac{41_1 a^3 b.P}{3}$$

$$G_{3a}(25.16) = - \frac{41_1 a^3 b^2.P}{3}$$

$$G_{3a}(26.16) = \frac{41_1 a^3 b^3.P}{3}$$

$$G_{3a}(19.17) = 41_1 .a^3 .b.P$$

$$G_{3a}(23.17) = - 41_1 a^3 b^2 .P$$

$$G_{3a}(27.17) = 41_1 a^3 b^3 .P$$

$$G_{3a}(28.17) = - 41_1 a^3 b^4 .P$$

$$G_{3a}(16.18) = - 41_1 ab^2 .P$$

$$G_{3a}(20.18) = 41_1 ab^3 .P$$

$$G_{3a}(25.18) = - 41_1 ab^4 .P$$

$$G_{3a}(26.18) = 41_1 ab^5 .P$$

$$G_{3a}(19.19) = - \frac{121_1 a^5 .P}{5}$$

$$G_{3a}(23.19) = \frac{121_1 a^5 .b.P}{5}$$

$$G_{3a}(27.19) = - \frac{121_1 a^5 b^2 .P}{5}$$

$$G_{3a}(28.19) = \frac{121_1 a^5 b^3 .P}{5}$$

$$G_{3a}(16.20) = \frac{41_1 a^3 b.P}{3}$$

$$G_{3a}(20.20) = - \frac{41_1 a^3 b^2 .P}{3}$$

$$G_{3a}(25,20) = \frac{41_1 a^3 b^3 .P}{3}$$

$$G_{3a}(26,20) = - \frac{41_1 a^3 b^4 .P}{3}$$

$$G_{3a}(19,21) = - 41_1 a^3 b^2 .P$$

$$G_{3a}(23,21) = 41_1 a^3 b^3 .P$$

$$G_{3a}(27,21) = - 41_1 a^3 b^4 .P$$

$$G_{3a}(28,21) = 41_1 a^3 b^5 .P$$

$$G_{3a}(16,22) = 41_1 ab^3 .P$$

$$G_{3a}(20,22) = - 41_1 ab^4 .P$$

$$G_{3a}(25,22) = 41_1 ab^5 .P$$

$$G_{3a}(26,22) = - 41_1 ab^6 .P$$

$$G_{3a}(19,23) = \frac{121_1 a^5 .b .P}{5}$$

$$G_{3a}(23,23) = - \frac{121_1 a^5 b^2 .P}{5}$$

$$G_{3a}(27,23) = \frac{121_1 a^5 .b^3 .P}{5}$$

$$G_{3a}(28.23) = - \frac{121_1 a^5 b^4 .P}{5}$$

$$G_{3a}(19.24) = 41_1 a^3 b^3 .P$$

$$G_{3a}(23.24) = - 41_1 a^3 b^4 .P$$

$$G_{3a}(27.24) = 41_1 a^3 b^5 .P$$

$$G_{3a}(28.24) = - 41_1 a^3 b^6 .P$$

$$G_{3a}(16.25) = - \frac{41_1 a^3 b^2 .P}{3}$$

$$G_{3a}(20.25) = \frac{41_1 a^3 b^3 .P}{3}$$

$$G_{3a}(25.25) = - \frac{41_1 a^3 b^4 .P}{3}$$

$$G_{3a}(26.25) = \frac{41_1 a^3 b^5 .P}{3}$$

$$G_{3a}(16.26) = \frac{41_1 a^3 b^3 .P}{3}$$

$$G_{3a}(20.26) = - \frac{41_1 a^3 b^4 .P}{3}$$

$$G_{3a}(25.26) = \frac{41_1 a^3 b^5 .P}{3}$$

$$G_{3a}(26.26) = - \frac{41_1 a^3 b^6 .P}{3}$$

$$G_{3a}(19.27) = - \frac{121_1 a^5 b^2 .P}{5}$$

$$G_{3a}(23.27) = \frac{121_1 a^5 .b^3 .P}{5}$$

$$G_{3a}(27.27) = - \frac{121_1 a^5 b^4 .P}{5}$$

$$G_{3a}(28.27) = \frac{121_1 a^5 b^5 .P}{5}$$

$$G_{3a}(19.28) = \frac{121_1 a^5 b^3 .P}{5}$$

$$G_{3a}(23.28) = - \frac{121_1 a^5 b^4 .P}{5}$$

$$G_{3a}(27.28) = \frac{121_1 a^5 b^5 .P}{5}$$

$$G_{3a}(28.28) = - \frac{121_1 a^5 .b^6 .P}{5}$$

5.5.1.4. Boyuna Nervürün (m) Çizgisel Momentinin Matrisi :

(4.101) denkleminde (m) çizgisel momentinin potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonu yazılmıştır. Bir elemana gelen çizgisel moment değerlerini türev matrisi şeklinde yazalım.

$$\begin{aligned} \delta^2 \Omega_{24} &= - \int \left[\begin{matrix} m_1 \dot{V} + n_1 \dot{V} - q_1 \dot{W} - s_1 \dot{W} \\ p(t_1 \dot{V} - z_1 \dot{W}) \end{matrix} \right]^T \left[\begin{matrix} \frac{V}{r} \frac{\partial W}{\partial Y} \\ \frac{V}{r} \frac{\partial W}{\partial Y} \end{matrix} \right] dx \\ &= - \{d\}^T \int [B]^T [J_4]^T [Y_4] [B] \{d\} dx \end{aligned} \quad (5.43)$$

(4.113) denkleminde (m) çizgisel momentini ; aşağıdaki şekilde yazılabilir.

$$[Q_{e4}] = - \int [B]^T [J_4]^T [Y_4] [B] dx \quad (5.44)$$

Burada v ve w'ler x ve y'ye bağlıdır. y'ler sabit olup y yerine y=±b koyup, x'e göre integral alınır.

$[J_4]$ ve $[Y_4]$ matrisi türev matristir. $[J_4]$ ve $[Y_4]$ matrisi Tablo 15 de verilmiştir.

Değişkenleri içine alan matrisleri integral matrisi şeklinde yazarız.

$$[G_4] = - \int [J_4]^T [Y_4] dx \quad (5.45)$$

y=+b için $[G_4]$ matrisi, y=-b için $[G_{4a}]$ matrisi Tablo 16 da verilmiştir.

(5.45) denklemini (5.44) de yerine koyarsak ;

$$[Q_{e4}] = [B]^T [G_4] [B] \quad (5.46)$$

boyuna nervürün (m) çizgisel momentinin eleman yük matrisi hesaplanmış olur.

TABLO : 15

	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13	14	15	16	17	18	19	20	21	22	23	24	25	26	27	28
$(\eta^2 - q\bar{w} - s\bar{w})$	0	0	0	0	0	0	0	$-\frac{6xy}{r^2}$	$-\frac{6x^2}{r^2}$	$\eta^2 y$	$-\eta^2 z$	0	0	0	0	0	0	0	$-\eta^2$	0	0	$-\eta^2 x$	0	$-\eta^2 y$	$-\eta^2 z$	$-\eta^2 xy$	
$[T] = (\eta^2 - q\bar{w} - s\bar{w})$	0	0	0	0	0	0	0	$-\frac{6xy}{r^2}$	$-\frac{6x^2}{r^2}$	$\eta^2 y$	$-\eta^2 z$	0	0	0	0	0	0	0	$-\eta^2$	0	0	$-\eta^2 x$	0	$-\eta^2 y$	$-\eta^2 z$	$-\eta^2 xy$	

$$(\eta^2 - q\bar{w} - s\bar{w})$$

$$[T] = (\eta^2 - q\bar{w} - s\bar{w})$$

	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13	14	15	16	17	18	19	20	21	22	23	24	25	26	27	28
$\frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y}$	0	0	0	0	0	0	$\frac{y}{r}$	$\frac{xy}{r}$	$\frac{x^2 y}{r^2}$	$\frac{x^3}{r^2}$	$\frac{x^2 y}{r}$	$\frac{x^2}{r}$	0	0	-1	0	-x	-2y	0	$-x^2 - 2xy - 3y^2$	$-x^3$	$-3xy^2 - 2x^2 y - 3x^2 z$	0	$-x^2 y$	$-3x^2 y - 3x^2 z$	$-3x^2 z$		
$[Y_2] = \frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y}$	0	0	0	0	0	0	$\frac{y}{r}$	$\frac{xy}{r}$	$\frac{x^2 y}{r^2}$	$\frac{x^3}{r^2}$	$\frac{x^2 y}{r}$	$\frac{x^2}{r}$	0	0	-1	0	-x	-2y	0	$-x^2 - 2xy - 3y^2$	$-x^3$	$-3xy^2 - 2x^2 y - 3x^2 z$	0	$-x^2 y$	$-3x^2 y - 3x^2 z$	$-3x^2 z$		

$$\frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y}$$

$$[Y_2] = \frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y}$$

Boyuna Nervürün (m) Çizgisel Momentinin İntegral Matrisinin Alınması :

y'ler sabit olup ; $y = + b$ koyup x 'e göre integral alırsak, m çizgisel momentinin çarpım integral matrisi hesaplanır.

$$G_4(11.7) = - 4(n_1+t_1.P) \frac{ab^2}{r}$$

$$G_4(12.7) = 4(n_1+t_1.P) \frac{ab}{r}$$

$$G_4(20.7) = 4(s_1+z_1.P) \frac{ab}{r}$$

$$G_4(25.7) = 8(s_1+z_1.P) \frac{ab^2}{r}$$

$$G_4(26.7) = 12.(s_1+z_1.P) \frac{ab^3}{r}$$

$$G_4(9.8) = 4(n_1+t_1.P) \frac{ab^2}{r}$$

$$G_4(10.8) = - 4(n_1+t_1.P) \frac{ab}{r}$$

$$G_4(23.8) = 4(s_1+z_1.P) \frac{a^3b}{r}$$

$$G_4(27.8) = 8(s_1+z_1.P) \frac{a^3b^2}{r}$$

$$G_4(28.8) = 12.(s_1+z_1.P) \frac{a^3b^3}{r}$$

$$G_4(9.9) = - 12.(n_1+t_1.P) \frac{ab^2}{5r}$$

$$G_4(10.9) = 12.(n_1+t_1.P) \frac{ab}{5r}$$

$$G_4(23.9) = - 12.(s_1+z_1.P) \frac{a^3b}{5r}$$

$$G_4(27.9) = - 24.(s_1+z_1.P) \frac{a^3b^2}{5r}$$

$$G_4(28.9) = - 36.(s_1+z_1.P) \frac{a^3b^3}{5r}$$

$$G_4(9.10) = 12.(n_1+t_1.P) \frac{ab}{5r}$$

$$G_4(10.10) = - 12.(n_1+t_1.P) \frac{a}{5r}$$

$$G_4(23.10) = 12.(s_1+z_1.P) \frac{a^3}{5r}$$

$$G_4(27.10) = 24.(s_1+z_1.P) \frac{a^3b}{5r}$$

$$G_4(28.10) = 36.(s_1+z_1.P) \frac{a^3b^2}{5r}$$

$$G_4(11.11) = - 4(n_1+t_1.P) \frac{a^3b^2}{3r}$$

$$G_4(12.11) = 4(n_1+t_1.P) \frac{a^3b}{3r}$$

$$G_4(20.11) = 4(s_1+z_1.P) \frac{a^3b}{3r}$$

$$G_4(25.11) = 8(s_1+z_1.P) \frac{a^3 b^2}{3r}$$

$$G_4(26.11) = 4(s_1+z_1.P) \frac{a^3 b^3}{r}$$

$$G_4(11.12) = 4(n_1+t_1.P) \frac{a^3 b}{3r}$$

$$G_4(12.12) = - 4(n_1+t_1.P) \frac{a^3}{3r}$$

$$G_4(20.12) = - 4(s_1+z_1.P) \frac{a^3}{3r}$$

$$G_4(25.12) = - 8(s_1+z_1.P) \frac{a^3 b}{3r}$$

$$G_4(26.12) = - 4(s_1+z_1.P) \frac{a^3 b^2}{r}$$

$$G_4(11.15) = 4(n_1+t_1.P) ab$$

$$G_4(12.15) = - 4(n_1+t_1.P)a$$

$$G_4(20.15) = - 4(s_1+z_1.P)a$$

$$G_4(25.15) = - 8(s_1+z_1.P)ab$$

$$G_4(26.15) = - 12.(s_1+z_1.P) ab^2$$

$$G_4(9.17) = - 4(n_1+t_1.P) ab$$

$$G_4(10.17) = 4(n_1+t_1.P)a$$

$$G_4(23.17) = - 4(s_1+z_1.P) a^3$$

$$G_4(27.17) = - 8(s_1+z_1.P) a^3 b$$

$$G_4(28.17) = - 12.(s_1+z_1.P) a^3 b^2$$

$$G_4(11.18) = 8.(n_1+t_1.P) ab^2$$

$$G_4(12.18) = - 8(n_1+t_1.P) ab$$

$$G_4(20.18) = - 8(s_1+z_1.P) ab$$

$$G_4(25.18) = - 16.(s_1+z_1.P) ab^2$$

$$G_4(26.18) = - 24.(s_1+z_1.P) ab^3$$

$$G_4(11.20) = 4(n_1+t_1.P) \frac{a^3 b}{3}$$

$$G_4(12.20) = - 4(n_1+t_1.P) \frac{a^3}{3}$$

$$G_4(20.20) = - 4(s_1+z_1.P) \frac{a^3}{3}$$

$$G_4(25.20) = - 8(s_1+z_1.P) \frac{a^3 b}{3}$$

$$G_4(26.20) = - 4(s_1+z_1.P) a^3 b^2$$

$$G_4(9.21) = - 8(n_1+t_1.P) ab^2$$

$$G_4(10.21) = 8(n_1+t_1.P) ab$$

$$G_4(23.21) = - 8(s_1+z_1.P) a^3b$$

$$G_4(27.21) = - 16.(s_1+z_1.P) a^3b^2$$

$$G_4(28.21) = - 24.(s_1+z_1.P) a^3b^3$$

$$G_4(11.22) = 12.(n_1+t_1.P) ab^3$$

$$G_4(12.22) = - 12.(n_1+t_1.P) ab^2$$

$$G_4(20.22) = - 12.(s_1+z_1.P) ab^2$$

$$G_4(25.22) = - 24.(s_1+z_1.P) ab^3$$

$$G_4(26.22) = - 36.(s_1+z_1.P) ab^4$$

$$G_4(9.23) = - 12.(n_1+t_1.P) \frac{a^3b}{5}$$

$$G_4(10.23) = 12.(n_1+t_1.P) \frac{a^3}{5}$$

$$G_4(23.23) = - 12.(s_1+z_1.P) \frac{a^5}{5}$$

$$G_4(27.23) = - 24.(s_1+z_1.P) \frac{a^5b}{5}$$

$$G_4(28.23) = - 36.(s_1+z_1.P) \frac{a^5b^2}{5}$$

$$G_4(9.24) = - 12.(n_1+t_1.P) ab^3$$

$$G_4(10.24) = 12.(n_1+t_1.P) ab^2$$

$$G_4(23.24) = - 12.(s_1+z_1.P) a^3b^2$$

$$G_4(27.24) = - 24.(s_1+z_1.P) a^3b^3$$

$$G_4(28.24) = - 36.(s_1+z_1.P) a^3b^4$$

$$G_4(11.25) = 8(n_1+t_1.P) \frac{a^3b^2}{3}$$

$$G_4(12.25) = - 8(n_1+t_1.P) \frac{a^3b}{3}$$

$$G_4(20.25) = - 8.(s_1+z_1.P) \frac{a^3b}{3}$$

$$G_4(25.25) = - 16.(s_1+z_1.P) \frac{a^3b^2}{3}$$

$$G_4(26.25) = - 8.(s_1+z_1.P) a^3b^3$$

$$G_4(11.26) = 4(n_1+t_1.P) a^3b^3$$

$$G_4(12.26) = - 4(n_1+t_1.P) a^3b^2$$

$$G_4(20.26) = - 4.(s_1+z_1.P) a^3b^2$$

$$G_4(25.26) = - 8.(s_1+z_1.P) a^3b^3$$

$$G_4(26,26) = - 12.(s_1+z_1.P) a^3 b^4$$

$$G_4(9,27) = - 24.(n_1+t_1.P) \frac{a^3 b^2}{5}$$

$$G_4(10,27) = 24.(n_1+t_1.P) \frac{a^3 b}{5}$$

$$G_4(23,27) = - 24.(s_1+z_1.P) \frac{a^5 b}{5}$$

$$G_4(27,27) = - 48.(s_1+z_1.P) \frac{a^5 b^2}{5}$$

$$G_4(28,27) = - 72.(s_1+z_1.P) \frac{a^5 b^3}{5}$$

$$G_4(9,28) = - 36(n_1+t_1.P) \frac{a^3 b^3}{5}$$

$$G_4(10,28) = 36(n_1+t_1.P) \frac{a^3 b^2}{5}$$

$$G_4(23,28) = - 36.(s_1+z_1.P) \frac{a^5 b^2}{5}$$

$$G_4(27,28) = - 72.(s_1+z_1.P) \frac{a^5 b^3}{5}$$

$$G_4(28,28) = - 108(s_1+z_1.P) \frac{a^5 b^4}{5}$$

y = - b için (m) çizgisel momentin integral matrisi ise ;

$$G_{4a}(11.7) = - 4(n_1+t_1.P) \frac{ab^2}{r}$$

$$G_{4a}(12.7) = - 4(n_1+t_1.P) \frac{ab}{r}$$

$$G_{4a}(20.7) = - 4(s_1+z_1.P) \frac{ab}{r}$$

$$G_{4a}(25.7) = 8(s_1+z_1.P) \frac{ab^2}{r}$$

$$G_{4a}(26.7) = - 12(s_1+z_1.P) \frac{ab^3}{r}$$

$$G_{4a}(9.8) = 4(n_1+t_1.P) \frac{ab^2}{r}$$

$$G_{4a}(10.8) = 4(n_1+t_1.P) \frac{ab}{r}$$

$$G_{4a}(23.8) = - 4(s_1+z_1.P) \frac{a^3b}{r}$$

$$G_{4a}(27.8) = 8(s_1+z_1.P) \frac{a^3b^2}{r}$$

$$G_{4a}(28.8) = - 12(s_1+z_1.P) \frac{a^3b^3}{r}$$

$$G_{4a}(9.9) = - 12(n_1+t_1.P) \frac{ab^2}{5r}$$

$$G_{4a}(10.9) = - 12(n_1+t_1.P) \frac{ab}{5r}$$

$$G_{4a}(23.9) = 12(s_1 + z_1.P) \frac{a^3 b}{5r}$$

$$G_{4a}(27.9) = -24(s_1 + z_1.P) \frac{a^3 b^2}{5r}$$

$$G_{4a}(28.9) = 36(s_1 + z_1.P) \frac{a^3 b^3}{5r}$$

$$G_{4a}(9.10) = -12(n_1 + t_1.P) \frac{ab}{5r}$$

$$G_{4a}(10.10) = -12(n_1 + t_1.P) \frac{a}{5r}$$

$$G_{4a}(23.10) = 12(s_1 + z_1.P) \frac{a^3}{5r}$$

$$G_{4a}(27.10) = -24(s_1 + z_1.P) \frac{a^3 b}{5r}$$

$$G_{4a}(28.10) = 36(s_1 + z_1.P) \frac{a^3 b^2}{5r}$$

$$G_{4a}(11.11) = -4(n_1 + t_1.P) \frac{a^3 b^2}{3r}$$

$$G_{4a}(12.11) = -4(n_1 + t_1.P) \frac{a^3 b}{3r}$$

$$G_{4a}(20.11) = -4(s_1 + z_1.P) \frac{a^3 b}{3r}$$

$$G_{4a}(25.11) = 8(s_1 + z_1.P) \frac{a^3 b^2}{3r}$$

$$G_{4a}(26.11) = -4(s_1 + z_1.P) \frac{a^3 b^3}{r}$$

$$G_{4a}(11.12) = - 4(n_1+t_1.P) \frac{a^3b}{3r}$$

$$G_{4a}(12.12) = - 4(n_1+t_1.P) \frac{a^3}{3r}$$

$$G_{4a}(20.12) = - 4(s_1+z_1.P) \frac{a^3}{3r}$$

$$G_{4a}(25.12) = 8(s_1+z_1.P) \frac{a^3b}{3r}$$

$$G_{4a}(26.12) = - 4(s_1+z_1.P) \frac{a^3b^2}{r}$$

$$G_{4a}(11.15) = - 4(n_1+t_1.P) ab$$

$$G_{4a}(12.15) = - 4(n_1+t_1.P) a$$

$$G_{4a}(20.15) = - 4(s_1+z_1.P) a$$

$$G_{4a}(25.15) = 8(s_1+z_1.P) ab$$

$$G_{4a}(26.15) = - 12(s_1+z_1.P) ab^2$$

$$G_{4a}(9.17) = 4(n_1+t_1.P) ab$$

$$G_{4a}(10.17) = 4(n_1+t_1.P) a$$

$$G_{4a}(23.17) = - 4(s_1+z_1.P) a^3$$

$$G_{4a}(27.17) = 8(s_1+z_1.P) a^3.b$$

$$G_{4a}(28.17) = - 12(s_1+z_1.P) a^3b^2$$

$$G_{4a}(11.18) = 8(n_1+t_1.P) ab^2$$

$$G_{4a}(12.18) = 8(n_1+t_1.P) ab$$

$$G_{4a}(20.18) = 8(s_1+z_1.P) ab$$

$$G_{4a}(25.18) = - 16(s_1+z_1.P) ab^2$$

$$G_{4a}(26.18) = 24(s_1+z_1.P) ab^3$$

$$G_{4a}(11.20) = - 4(n_1+t_1.P) \frac{a^3b}{3}$$

$$G_{4a}(12.20) = - 4(n_1+t_1.P) \frac{a^3}{3}$$

$$G_{4a}(20.20) = - 4(s_1+z_1.P) \frac{a^3}{3}$$

$$G_{4a}(25.20) = 8(s_1+z_1.P) \frac{a^3b}{3}$$

$$G_{4a}(26.20) = - 4(s_1+z_1.P) a^3b^2$$

$$G_{4a}(9.21) = - 8(n_1+t_1.P) ab^2$$

$$G_{4a}(10.21) = - 8(n_1+t_1.P) ab$$

$$G_{4a}(23.21) = 8(s_1+z_1.P) a^3b$$

$$G_{4a}(27.21) = - 16(s_1+z_1.P) a^3b^2$$

$$G_{4a}(28.21) = 24(s_1+z_1.P) a^3b^3$$

$$G_{4a}(11.22) = - 12(n_1+t_1.P) ab^3$$

$$G_{4a}(12.22) = - 12(n_1+t_1.P) ab^2$$

$$G_{4a}(20.22) = - 12(s_1+z_1.P) ab^2$$

$$G_{4a}(25.22) = 24(s_1+z_1.P) ab^3$$

$$G_{4a}(26.22) = - 36(s_1+z_1.P) ab^4$$

$$G_{4a}(9.23) = 12(n_1+t_1.P) \frac{a^3b}{5}$$

$$G_{4a}(10.23) = 12(n_1+t_1.P) \frac{a^3}{5}$$

$$G_{4a}(23.23) = - 12(s_1+z_1.P) \frac{a^5}{5}$$

$$G_{4a}(27.23) = 24(s_1+z_1.P) \frac{a^5.b}{5}$$

$$G_{4a}(28.23) = - 36(s_1+z_1.P) \frac{a^5b^2}{5}$$

$$G_{4a}(9.24) = 12(n_1+t_1.P) ab^3$$

$$G_{4a}(10.24) = 12(n_1+t_1.P) ab^2$$

$$G_{4a}(23,24) = -12(s_1+z_1.P) a^3 b^2$$

$$G_{4a}(27,24) = 24(s_1+z_1.P) a^3 b^3$$

$$G_{4a}(28,24) = -36(s_1+z_1.P) a^3 b^4$$

$$G_{4a}(11,25) = 8(n_1+t_1.P) \frac{a^3 b^2}{3}$$

$$G_{4a}(12,25) = 8(n_1+t_1.P) \frac{a^3 b}{3}$$

$$G_{4a}(20,25) = 8(s_1+z_1.P) \frac{a^3 b}{3}$$

$$G_{4a}(25,25) = -16(s_1+z_1.P) \frac{a^3 b^2}{3}$$

$$G_{4a}(26,25) = 8(s_1+z_1.P) a^3 b^3$$

$$G_{4a}(11,26) = -4(n_1+t_1.P) a^3 b^3$$

$$G_{4a}(12,26) = -4(n_1+t_1.P) a^3 b^2$$

$$G_{4a}(20,26) = -4(s_1+z_1.P) a^3 b^2$$

$$G_{4a}(25,26) = 8(s_1+z_1.P) a^3 b^3$$

$$G_{4a}(26,26) = -12(s_1+z_1.P) a^3 b^4$$

$$G_{4a}(9,27) = -24(n_1+t_1.P) \frac{a^3 b^2}{5}$$

$$G_{4a}(10.27) = - 24(n_1+t_1.P) \frac{a^3b}{5}$$

$$G_{4a}(23.27) = 24(s_1+z_1.P) \frac{a^5b}{5}$$

$$G_{4a}(27.27) = - 48(s_1+z_1.P) \frac{a^5b^2}{5}$$

$$G_{4a}(28.27) = 72(s_1+z_1.P) \frac{a^5b^3}{5}$$

$$G_{4a}(9.28) = 36(n_1+t_1.P) \frac{a^3b^3}{5}$$

$$G_{4a}(10.28) = 36(n_1+t_1.P) \frac{a^3b^2}{5}$$

$$G_{4a}(23.28) = - 36(s_1+z_1.P) \frac{a^5b^2}{5}$$

$$G_{4a}(27.28) = 72(s_1+z_1.P) \frac{a^5b^3}{5}$$

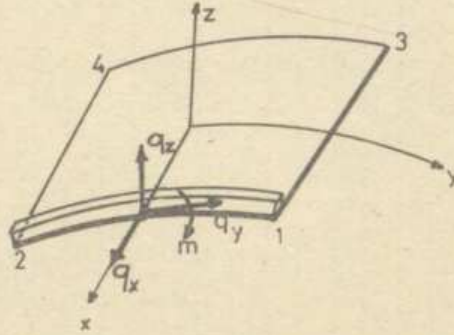
$$G_{4a}(28.28) = -108(s_1+z_1.P) \frac{a^5b^4}{5}$$

TAVOLA : 16

[illegible]

5.5.2. Dairesel Nervürün Çizgisel Yük Matrisi :

Dairesel nervürden gelen q_x , q_y , q_z ve m değerlerini ayrı ayrı hesaplıyalım.



ŞEKİL : 13

5.5.2.1. Dairesel Nervürün (q_x) Çizgisel Yükünün Matrisi:

(4.103) denkleminde (q_x) çizgisel yükünün potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonu yazılmıştır. Bir elemana gelen çizgisel yük değerlerini türev matrisi şeklinde yazalım.

$$\begin{aligned} \delta \Omega_{3,1} = & - \int \left[\begin{pmatrix} \frac{1}{2} \ddot{u} + \frac{b}{2} \ddot{u} - \frac{c}{2} \ddot{w} - \frac{d}{2} \ddot{w} \\ p \left(\frac{e}{2} \dot{u} - \frac{f}{2} \dot{w} \right) \end{pmatrix} \right]^T \begin{Bmatrix} u \\ u \end{Bmatrix} dy = \\ & - \{d\}^T \int [B]^T [J_5]^T [Y_5] [B] \{d\} dy \quad (5.47) \end{aligned}$$

(4.113) denkleminde (q_x) çizgisel yükü aşağıdaki şekilde yazılabilir.

$$[Q_{e5}] = - \int [B]^T [J_5]^T [Y_5] [B] dy \quad (5.48)$$

Buradaki u ve w 'ler x ve y 'ye bağlıdır. x 'ler sabit olup x yerine $x=a$ koyup, y 'ye göre integral alınır.

$[J_5]$ matrisi türev matristir. $[J_5]$ ve $[Y_5]$ matrisi Tablo 17 de verilmiştir.

Değişkenleri içine alan matrisleri integral matrisi şeklinde yazarız.

$$[G_5] = - \int [J_5]^T [Y_5] dy \quad (5.49)$$

$x=a$ için $[G_5]$ matrisi, $x=-a$ için $[G_{5a}]$ matrisi Tablo 18 de verilmiştir.

(5.49) denklemini (5.48) de yerine koyarsak ;

$$[Q_{e5}] = [B]^T [G_5] [B] \quad (5.50)$$

Çizgisel nervürün (q_x) çizgisel yükünün eleman yük matrisi hesaplanmış olur.

TABLO : 17

1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13	14	15	16	17	18	19	20	21	22	23	24	
0	0	0	0	0	0	0	0	$2e_2p$	$-6e_2py/b^2$	$-2e_2px$	$6e_2px/b^2$	0	$A \cos \alpha$	0	0	0	0	0	0	$-2d_2$	0	0	$6d_2y$	$6d_2x^2$
0	0	0	0	0	0	0	0	0	$-6e_2py/b^2$	$-2e_2px$	$6e_2px/b^2$	0	$B \sin \alpha$	0	0	0	0	0	0	$2f_2p$	0	0	$6f_2xy$	$6f_2x^2$

$$(O_2 \ddot{u} + b_2 \ddot{u} - c_2 \ddot{w} - d_2 \ddot{w})$$

$$[f_5] =$$

$$P(e_2 \ddot{u} - f_2 \ddot{w})$$

$$A = \frac{b_2 + d_2}{r} \frac{g_2}{r^2} \frac{f_2}{r^2}$$

$$B = \frac{e_2}{r} + \frac{f_2}{r^2}$$

1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13	14	15	16	17	18	19	20	21	22	23	24
1	x	y	xy	0	0	0	0	$y^2 - \frac{b^2}{r^2}$	$\frac{y^3}{r^2}$	$-xy - \frac{xy^2}{r^2}$	$\frac{xy^3}{r^2}$	0	$-r(\cos \alpha \cos \theta)$	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
1	x	y	xy	0	0	0	0	$y^2 - \frac{b^2}{r^2}$	$\frac{y^3}{r^2}$	$-xy - \frac{xy^2}{r^2}$	$\frac{xy^3}{r^2}$	0	$-r(\cos \alpha \cos \theta)$	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0

$$[f_5] =$$

$$u$$

Dairesel Nervürün (q_x) Çizgisel Yükünün Integral Matrisinin Alınması :

Burada x'ler sabit olup, $x = +a$ koyup y'ye göre integral alarak q_x çizgisel yükünün integral matrisini hesaplamış oluruz.

$$G_5(9.1) = - 4(b_2 + e_2 \cdot P) b$$

$$G_5(11.1) = 4(b_2 + e_2 \cdot P) ab$$

$$G_5(14.1) = - 2\left(\frac{b_2}{r} + \frac{d_2}{r^2} - \frac{0_2}{r^3} - \frac{c_2}{r^4} + \frac{e_2 \cdot P}{r} + \frac{f_2 \cdot P}{r^2}\right) \cdot b$$

$$G_5(21.1) = 4(d_2 + f_2 \cdot P) \cdot b$$

$$G_5(25.1) = 8(d_2 + f_2 \cdot P) ab$$

$$G_5(27.1) = 12(d_2 + f_2 \cdot P) a^2 b$$

$$G_5(9.2) = - 4(b_2 + e_2 \cdot P) ab$$

$$G_5(11.2) = 4(b_2 + e_2 \cdot P) a^2 \cdot b$$

$$G_5(14.2) = - 2\left(\frac{b_2}{r} + \frac{d_2}{r^2} - \frac{0_2}{r^3} - \frac{c_2}{r^4} + \frac{e_2 \cdot P}{r} + \frac{f_2 \cdot P}{r^2}\right) ab$$

$$G_5(21.2) = 4(d_2 + f_2 \cdot P) ab$$

$$G_5(25.2) = 8(d_2 + f_2 \cdot P) a^2 b$$

$$G_5(27.2) = 12 \cdot (d_2 + f_2 \cdot P) a^3 b$$

$$G_5(6.3) = -2 \left(\frac{b_2}{r} + \frac{d_2}{r^2} - \frac{0_2}{r^3} - \frac{c_2}{r^4} + \frac{e_2 \cdot P}{r} + \frac{f_2 \cdot P}{r^2} \right) \cdot \frac{b_3}{3r}$$

$$G_5(10.3) = 4(b_2 + e_2 \cdot P) b$$

$$G_5(12.3) = -4(b_2 + e_2 \cdot P) ab$$

$$G_5(24.3) = 4(d_2 + f_2 \cdot P) b^3$$

$$G_5(26.3) = 8(d_2 + f_2 \cdot P) ab^3$$

$$G_5(28.3) = 12 \cdot (d_2 + f_2 \cdot P) a^2 b^3$$

$$G_5(6.4) = -2 \left(\frac{b_2}{r} + \frac{d_2}{r^2} - \frac{0_2}{r^3} - \frac{c_2}{r^4} + \frac{e_2 \cdot P}{r} + \frac{f_2 \cdot P}{r^2} \right) \cdot \frac{ab^3}{3r}$$

$$G_5(10.4) = 4(b_2 + e_2 \cdot P) ab$$

$$G_5(12.4) = -4(b_2 + e_2 \cdot P) a^2 b$$

$$G_5(24.4) = 4(d_2 + f_2 \cdot P) ab^3$$

$$G_5(26.4) = 8(d_2 + f_2 \cdot P) a^2 b^3$$

$$G_5(28.4) = 12 \cdot (d_2 + f_2 \cdot P) a^3 b^3$$

$$G_5(6.6) = 2\left(\frac{b_2}{r} + \frac{d_2}{r^2} - \frac{0_2}{r^3} - \frac{c_2}{r^4} + \frac{e_2 \cdot P}{r} + \frac{f_2 \cdot P}{r^2}\right) \cdot \frac{b^3}{3r}$$

$$G_5(10.6) = -4(b_2 + e_2 \cdot P) b$$

$$G_5(12.6) = 4(b_2 + e_2 \cdot P) ab$$

$$G_5(24.6) = -4(d_2 + f_2 \cdot P) b^3$$

$$G_5(26.6) = -8(d_2 + f_2 \cdot P) ab^3$$

$$G_5(28.6) = -12(d_2 + f_2 \cdot P) a^2 b^3$$

$$G_5(9.9) = -4(b_2 + e_2 \cdot P) \frac{b^3}{3}$$

$$G_5(11.9) = 4(b_2 + e_2 \cdot P) \frac{ab^3}{3}$$

$$G_5(14.9) = -2\left(\frac{b_2}{r} + \frac{d_2}{r^2} - \frac{0_2}{r^3} - \frac{c_2}{r^4} + \frac{e_2 \cdot P}{r} + \frac{f_2 \cdot P}{r^2}\right) \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_5(21.9) = 4(d_2 + f_2 \cdot P) \frac{b^3}{3}$$

$$G_5(25.9) = 8(d_2 + f_2 \cdot P) \frac{ab^3}{3}$$

$$G_5(27.9) = 4(d_2 + f_2 \cdot P) a^2 b^3$$

$$G_5(6.10) = 2\left(\frac{b_2}{r} + \frac{d_2}{r^2} - \frac{O_2}{r^3} - \frac{c_2}{r^4} + \frac{e_2 \cdot P}{r} + \frac{f_2 \cdot P}{r^2}\right) \frac{b^3}{5r}$$

$$G_5(10.10) = -12(b_2 + e_2 \cdot P) \frac{b}{5}$$

$$G_5(12.10) = 12(b_2 + e_2 \cdot P) \frac{ab}{5}$$

$$G_5(24.10) = -12(d_2 + f_2 \cdot P) \frac{b^3}{5}$$

$$G_5(26.10) = -24(d_2 + f_2 \cdot P) \frac{ab^3}{5}$$

$$G_5(28.10) = -36(d_2 + f_2 \cdot P) \frac{a^2 b^3}{5}$$

$$G_5(9.11) = 4(b_2 + e_2 \cdot P) \frac{ab^3}{3}$$

$$G_5(11.11) = -4(b_2 + e_2 \cdot P) \frac{a^2 b^3}{3}$$

$$G_5(14.11) = 2\left(\frac{b_2}{r} + \frac{d_2}{r^2} - \frac{O_2}{r^3} - \frac{c_2}{r^4} + \frac{e_2 \cdot P}{r} + \frac{f_2 \cdot P}{r^2}\right) \cdot \frac{ab^3}{3}$$

$$G_5(21.11) = - 4(d_2+f_2.P) \frac{ab^3}{3}$$

$$G_5(25.11) = - 8(d_2+f_2.P) \frac{a^2b^3}{3}$$

$$G_5(27.11) = - 4(d_2+f_2.P) a^3b^3$$

$$G_5(6.12) = - 2\left(\frac{b_2}{r} + \frac{d_2}{r^2} - \frac{0_2}{r^3} - \frac{c_2}{r^4} + \frac{e_2.P}{r} + \frac{f_2.P}{r^2}\right) \cdot \frac{ab^3}{5r}$$

$$G_5(10.12) = 12.(b_2+e_2.P) \frac{ab}{5}$$

$$G_5(12.12) = -12(b_2+e_2.P) \frac{a^2b}{5}$$

$$G_5(24.12) = 12(d_2+f_2.P) \frac{ab^3}{5}$$

$$G_5(26.12) = 24(d_2+f_2.P) \frac{a^2b^3}{5}$$

$$G_5(28.12) = 36(d_2+f_2.P) \frac{a^3b^3}{5}$$

$$G_5(9.14) = 4(b_2+e_2.P).(1-\cos\theta) r.b$$

$$G_5(11.14) = - 4(b_2+e_2.P) (1-\cos\theta) r.ab$$

$$G_5(14.14) = 2\left(\frac{b_2}{r} + \frac{d_2}{r^2} - \frac{0_2}{r^3} - \frac{c_2}{r^4} + \frac{e_2.P}{r} + \frac{f_2.P}{r^2}\right)$$

$$(1-\cos\theta) r.b$$

$$G_5(21.14) = - 4(d_2 + f_2.P) (1 - \cos) rb$$

$$G_5(25.14) = - 8(d_2 + f_2.P) (1 - \cos) r.a.b$$

$$G_5(27.14) = - 12(d_2 + f_2.P) (1 - \cos) r.a^2.b$$

$x = -a$ için dairesel kirişin q_x çizgisel yükünün integral matrisi ise ;

$$G_{5a}(9.1) = - 4(b_2 + e_2.P) b$$

$$G_{5a}(11.1) = - 4(b_2 + e_2.P) ab$$

$$G_{5a}(14.1) = - 2\left(\frac{b_2}{r} + \frac{d_2}{r^2} - \frac{0_2}{r^3} - \frac{c_2}{r^4} + \frac{e_2.P}{r} + \frac{f_2.P}{r^2}\right)b$$

$$G_{5a}(21.1) = 4(d_2 + f_2.P) b$$

$$G_{5a}(25.1) = - 8(d_2 + f_2.P) ab$$

$$G_{5a}(27.1) = 12(d_2 + f_2.P)a^2.b$$

$$G_{5a}(9.2) = 4(b_2 + e_2.P) ab$$

$$G_{5a}(11.2) = 4(b_2 + e_2.P) a^2.b$$

$$G_{5a}(14.2) = 2\left(\frac{b_2}{r} + \frac{d_2}{r^2} - \frac{0_2}{r^3} - \frac{c_2}{r^4} + \frac{e_2.P}{r} + \frac{f_2.P}{r^2}\right)ab$$

$$G_{5a}(21.2) = -4(d_2 + f_2 \cdot P) ab$$

$$G_{5a}(25.2) = 8(d_2 + f_2 \cdot P) a^2 b$$

$$G_{5a}(27.2) = -12(d_2 + f_2 \cdot P) a^3 b$$

$$G_{5a}(6.3) = -2\left(\frac{b_2}{r} + \frac{d_2}{r^2} - \frac{0_2}{r^3} - \frac{c_2}{r^4} + \frac{e_2 \cdot P}{r} + \frac{f_2 \cdot P}{r^2}\right) \frac{b^3}{3r}$$

$$G_{5a}(10.3) = 4(b_2 + e_2 \cdot P) b$$

$$G_{5a}(12.3) = 4(b_2 + e_2 \cdot P) ab$$

$$G_{5a}(24.3) = 4(d_2 + f_2 \cdot P) b^3$$

$$G_{5a}(26.3) = -8(d_2 + f_2 \cdot P) ab^3$$

$$G_{5a}(28.3) = 12(d_2 + f_2 \cdot P) a^2 b^3$$

$$G_{5a}(6.4) = 2\left(\frac{b_2}{r} + \frac{d_2}{r^2} - \frac{0_2}{r^3} - \frac{c_2}{r^4} + \frac{e_2 \cdot P}{r} + \frac{f_2 \cdot P}{r^2}\right) \frac{ab^3}{3r}$$

$$G_{5a}(10.4) = -4(b_2 + e_2 \cdot P) ab$$

$$G_{5a}(12.4) = -4(b_2 + e_2 \cdot P) a^2 \cdot b$$

$$G_{5a}(24.4) = -4(d_2 + f_2 \cdot P) ab^3$$

$$G_{5a}(26.4) = 8(d_2 + f_2 \cdot P) a^2 b^3$$

$$G_{5a}(28.4) = -12(d_2 + f_2 \cdot P) a^3 b^3$$

$$G_{5a}(6.6) = 2\left(\frac{b_2}{r} + \frac{d_2}{r^2} - \frac{O_2}{r^3} - \frac{c_2}{r^4} + \frac{e_2 \cdot P}{r} + \frac{f_2 \cdot P}{r^2}\right) \frac{b^3}{3r}$$

$$G_{5a}(10.6) = -4(b_2 + e_2 \cdot P) b$$

$$G_{5a}(12.6) = -4(b_2 + e_2 \cdot P) ab$$

$$G_{5a}(24.6) = -4(d_2 + f_2 \cdot P) b^3$$

$$G_{5a}(26.6) = 8(d_2 + f_2 \cdot P) ab^3$$

$$G_{5a}(28.6) = -12(d_2 + f_2 \cdot P) a^2 b^3$$

$$G_{5a}(9.9) = -4(b_2 + e_2 \cdot P) \frac{b^3}{3}$$

$$G_{5a}(11.9) = -4(b_2 + e_2 \cdot P) \frac{ab^3}{3}$$

$$G_{5a}(14.9) = -2\left(\frac{b_2}{r} + \frac{d_2}{r^2} - \frac{O_2}{r^3} - \frac{c_2}{r^4} + \frac{e_2 \cdot P}{r} + \frac{f_2 \cdot P}{r^2}\right) \frac{b^3}{3}$$

$$G_{5a}(21.9) = 4(d_2 + f_2 \cdot P) \frac{b^3}{3}$$

$$G_{5a}(25.9) = -8(d_2 + f_2 \cdot P) \frac{ab^3}{3}$$

$$G_{5a}(27.9) = 4(d_2 + f_2.P) a^2 b^3$$

$$G_{5a}(6.10) = 2\left(\frac{b_2}{r} + \frac{d_2}{r^2} - \frac{0_2}{r^3} - \frac{c_2}{r^4} + \frac{e_2.P}{r} + \frac{f_2.P}{r^2}\right) \frac{b^3}{5r}$$

$$G_{5a}(10.10) = -12(b_2 + e_2.P) \frac{b}{5}$$

$$G_{5a}(12.10) = -12(b_2 + e_2.P) \frac{ab}{5}$$

$$G_{5a}(24.10) = -12(d_2 + f_2.P) \frac{b^3}{5}$$

$$G_{5a}(26.10) = 24(d_2 + f_2.P) \frac{ab^3}{5}$$

$$G_{5a}(28.10) = -36(d_2 + f_2.P) \frac{a^2 b^3}{5}$$

$$G_{5a}(9.11) = -4(b_2 + e_2.P) \frac{ab^3}{3}$$

$$G_{5a}(11.11) = -4(b_2 + e_2.P) \frac{a^2 b^3}{3}$$

$$G_{5a}(14.11) = -2\left(\frac{b_2}{r} + \frac{d_2}{r^2} - \frac{0_2}{r^3} - \frac{c_2}{r^4} + \frac{e_2.P}{r} + \frac{f_2.P}{r^2}\right) \frac{ab^3}{3}$$

$$G_{5a}(21.11) = 4(d_2 + f_2.P) \frac{ab^3}{3}$$

$$G_{5a}(25.11) = -8(d_2 + f_2.P) \frac{a^2 b^3}{3}$$

$$G_{5a}(27.11) = 4(d_2 + f_2 \cdot P) a^3 b^3$$

$$G_{5a}(6.12) = 2\left(\frac{b_2}{r} + \frac{d_2}{r^2} - \frac{0_2}{r^3} - \frac{c_2}{r^4} + \frac{e_2 \cdot P}{r} + \frac{f_2 \cdot P}{r^2}\right) \frac{ab^3}{5r}$$

$$G_{5a}(10.12) = -12(b_2 + e_2 \cdot P) \frac{ab}{5}$$

$$G_{5a}(12.12) = -12(b_2 + e_2 \cdot P) \frac{a^2 b}{5}$$

$$G_{5a}(24.12) = -12(d_2 + f_2 \cdot P) \frac{ab^3}{5}$$

$$G_{5a}(26.12) = 24(d_2 + f_2 \cdot P) \frac{a^2 b^3}{5}$$

$$G_{5a}(28.12) = -36(d_2 + f_2 \cdot P) \frac{a^3 b^3}{5}$$

$$G_{5a}(9.14) = 4(b_2 + e_2 \cdot P) (1 - \cos \theta) r \cdot b$$

$$G_{5a}(11.14) = 4(b_2 + e_2 \cdot P) (1 - \cos \theta) r \cdot a \cdot b$$

$$G_{5a}(14.14) = 2\left(\frac{b_2}{r} + \frac{d_2}{r^2} - \frac{0_2}{r^3} - \frac{c_2}{r^4} + \frac{e_2 \cdot P}{r} + \frac{f_2 \cdot P}{r^2}\right) (1 - \cos \theta) r \cdot b$$

$$G_{5a}(21.14) = -4(d_2 + f_2 \cdot P) (1 - \cos \theta) r \cdot b$$

$$G_{5a}(25.14) = 8(d_2 + f_2 \cdot P) (1 - \cos \theta) r \cdot ab$$

$$G_{5a}(27.14) = -12(d_2 + f_2 \cdot P) (1 - \cos \theta) r \cdot a^2 \cdot b$$

TABLE : 18

[illegible]

5.5.2.2. Dairesel Nervürün (q_y) Çizgisel Yükünün Matrisi:

(4.105) denkleminde (q_y) çizgisel yükünün potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonu yazılmıştır. Bir elemana gelen çizgisel yük değerlerini türev matrisi şeklinde yazalım.

$$\delta \Omega_{3,2} = - \int \begin{bmatrix} q_2 \ddot{w} - i_2 \ddot{v} \\ -h_2 \dot{w} \end{bmatrix}^T \begin{Bmatrix} v \\ v \end{Bmatrix} dy = - \{d\}^T [B]^T [J_6]^T [Y_6] [B] \{d\} dy \quad (5.51)$$

(4.113) denkleminde (q_y) çizgisel yükü aşağıdaki şekilde yazılabilir.

$$[Q_{e6}] = - \int [B]^T [J_6]^T [Y_6] [B] dy \quad (5.52)$$

Buradaki v ve w 'ler x ve y 'ye bağlıdır. x 'ler sabit olup x yerine $x=\pm a$ koyup, y 'ye göre integral alınır.

J_6 matrisi türev matristir. $[J_6]$ ve $[Y_6]$ matrisi Tablo 19 da verilmiştir.

Değişkenleri içine alan matrisleri integral matrisi şeklinde yazarız.

$$[G_6] = - \int [J_6]^T [Y_6] dy \quad (5.53)$$

$x=+a$ için $[G_6]$ matrisi, $x=-a$ için $[G_{6a}]$ matrisi Tablo 20 de verilmiştir.

(5.53) denklemini (5.52) denkleminde yerine ko-

$$yarsak : [Q_{e6}] = [B]^T [G_6] [B] \quad (5.54)$$

dairesel nervürün (q_y) çizgisel yükünün eleman yük matrisi hesaplanmış olur.

Dairesel Nervürün (q_y) Çizgisel Yükünün
Integral Matrisinin Alınması :

Burada x 'ler sabit olup, $x = + a$ koyup y 'ye göre integral alarak q_y çizgisel yükünün integral matrisini hesaplamış oluruz.

$$G_6(5.5) = - 2\left(\frac{1_2}{r^2} - \frac{g_2}{r^3} - \frac{h_2}{r}\right) b$$

$$G_6(6.5) = - 2\left(\frac{1_2}{r^2} - \frac{g_2}{r^3} - \frac{h_2}{r}\right) ab$$

$$G_6(15.5) = 2\left(\frac{1_2}{r} + \frac{g_2}{r^2} + h_2\right) b \cdot \cos \theta$$

$$G_6(17.5) = 2h_2 \cdot ab$$

$$G_6(20.5) = 2h_2 \cdot a^2 b$$

$$G_6(22.5) = - 2(6g_2 - h_2 b^2) b$$

$$G_6(23.5) = 2h_2 \cdot a^3 \cdot b$$

$$G_6(24.5) = - 2(6g_2 - h_2 \cdot b^2) ab$$

$$G_6(26.5) = - 2(6g_2 - h_2 b^2) a^2 b$$

$$G_6(28.5) = - 2(6g_2 - h_2 \cdot b^2) r(1 - \cos \theta) ab$$

$$G_6(5.6) = - 2 \left(\frac{i_2}{r^2} - \frac{g_2}{r^3} - \frac{h_2}{r} \right) ab$$

$$G_6(6.6) = - 2 \left(\frac{i_2}{r^2} - \frac{g_2}{r^3} - \frac{h_2}{r} \right) a^2 b$$

$$G_6(15.6) = 2 \left(\frac{i_2}{r} + \frac{g_2}{r^2} + h_2 \right) ab \cdot \cos \theta$$

$$G_6(17.6) = 2h_2 \cdot a^2 b$$

$$G_6(20.6) = 2h_2 \cdot a^3 b$$

$$G_6(22.6) = - 2(6g_2 - h_2 \cdot b^2) ab$$

$$G_6(23.6) = 2h_2 \cdot a^4 b$$

$$G_6(24.6) = - 2(6g_2 - h_2 \cdot b^2) a^2 b$$

$$G_6(26.6) = - 2(6g_2 - h_2 \cdot b^2) a^3 b$$

$$G_6(28.6) = - 2(6g_2 - h_2 \cdot b^2) a^4 b$$

$$G_6(13.7) = - 2 \left(\frac{i_2}{r^2} + \frac{g_2}{r^3} + \frac{h_2}{r} \right) \frac{b^3}{3r}$$

$$G_6(14.7) = - 2 \left(\frac{i_2}{r^2} + \frac{g_2}{r^3} + \frac{h_2}{r} \right) \frac{ab^3}{3r}$$

$$G_6(18.7) = \frac{4h_2 b^3}{3}$$

$$G_6(21.7) = \frac{4h_2 ab^3}{3}$$

$$G_6(25.7) = \frac{4h_2 \cdot a^2 b^3}{3}$$

$$G_6(27.7) = \frac{4h_2 \cdot a^3 b^3}{3}$$

$$G_6(13.8) = -2\left(\frac{1}{r^2} + \frac{g_2}{r^3} + \frac{h_2}{r}\right) \frac{ab^3}{3r}$$

$$G_6(14.8) = -2\left(\frac{1}{r^2} + \frac{g_2}{r^3} + \frac{h_2}{r}\right) \frac{a^2 b^3}{3r}$$

$$G_6(18.8) = \frac{4h_2 ab^3}{3}$$

$$G_6(21.8) = \frac{4h_2 a^2 b^3}{3}$$

$$G_6(25.8) = \frac{4h_2 a^3 b^3}{3}$$

$$G_6(27.8) = \frac{4h_2 \cdot a^4 b^3}{3}$$

$$G_6(13.9) = 2\left(\frac{1}{r^2} + \frac{g_2}{r^3} + \frac{h_2}{r}\right) \frac{ab^3}{3r}$$

$$G_6(14.9) = 2\left(\frac{1}{r^2} + \frac{g_2}{r^3} + \frac{h_2}{r}\right) \frac{a^2 b^3}{3r}$$

$$G_6(18.9) = -4 h_2 \cdot \frac{ab^3}{3}$$

$$G_6(21.9) = -\frac{4h_2 \cdot a^2 b^3}{3}$$

$$G_6(25.9) = - \frac{4h_2 \cdot a^3 b^3}{3}$$

$$G_6(27.9) = - \frac{4h_2 \cdot a^4 b^3}{3}$$

$$G_6(5.10) = - 2 \left(\frac{i_2}{r^2} - \frac{g_2}{r^3} - \frac{h_2}{r} \right) a \cdot b$$

$$G_6(6.10) = - 2 \left(\frac{i_2}{r^2} - \frac{g_2}{r^3} - \frac{h_2}{r} \right) a^2 \cdot b$$

$$G_6(15.10) = 2 \left(\frac{i_2}{r} + \frac{g_2}{r^2} + h_2 \right) ab \cdot \cos \theta$$

$$G_6(17.10) = 2h_2 \cdot a^2 \cdot b$$

$$G_6(20.10) = 2h_2 \cdot a^3 \cdot b$$

$$G_6(22.10) = - 2(6g_2 - h_2 \cdot b^2) ab$$

$$G_6(23.10) = 2h_2 \cdot a^4 b$$

$$G_6(24.10) = - 2(6g_2 - h_2 \cdot b^2) a^2 b$$

$$G_6(26.10) = - 2(6g_2 - h_2 \cdot b^2) a^3 \cdot b$$

$$G_6(28.10) = - 2(6g_2 - h_2 \cdot b^2) a^4 \cdot b$$

$$G_6(13.11) = - 2 \left(\frac{i_2}{r^2} + \frac{g_2}{r^3} + \frac{h_2}{r} \right) \frac{a^2 \cdot b^3}{3r}$$

$$G_6(14.11) = - 2 \left(\frac{i_2}{r^2} + \frac{g_2}{r^3} + \frac{h_2}{r} \right) \frac{a^3 \cdot b^3}{3r}$$

$$G_6(18.11) = \frac{4h_2 \cdot a^2 \cdot b^3}{3}$$

$$G_6(21.11) = \frac{4h_2 \cdot a^3 \cdot b^3}{3}$$

$$G_6(25.11) = \frac{4h_2 \cdot a^4 \cdot b^3}{3}$$

$$G_6(27.11) = \frac{4h_2 \cdot a^5 \cdot b^3}{3}$$

$$G_6(5.12) = 2\left(\frac{1}{r^2} - \frac{g_2}{r^3} - \frac{h_2}{r}\right) a^2 \cdot b$$

$$G_6(6.12) = 2\left(\frac{1}{r^2} - \frac{g_2}{r^3} - \frac{h_2}{r}\right) a^3 \cdot b$$

$$G_6(15.12) = -2\left(\frac{1}{r} + \frac{g_2}{r^2} + h_2\right) a^2 \cdot b \cdot \cos$$

$$G_6(17.12) = -2h_2 \cdot a^3 \cdot b$$

$$G_6(20.12) = -2h_2 \cdot a^4 \cdot b$$

$$G_6(22.12) = 2(6g_2 - h_2 \cdot b^2) a^2 b$$

$$G_6(23.12) = -2h_2 \cdot a^5 \cdot b$$

$$G_6(24.12) = 2(6g_2 - h_2 \cdot b^2) a^3 b$$

$$G_6(26.12) = 2(6g_2 - h_2 \cdot b^2) a^4 \cdot b$$

$$G_6(28.12) = 2(6g_2 - h_2 \cdot b^2) a^5 \cdot b$$

$$G_6(13.13) = 2\left(\frac{i_2}{r^2} + \frac{g_2}{r^3} + \frac{h_2}{r}\right) \frac{b^3}{3r^2}$$

$$G_6(14.13) = 2\left(\frac{i_2}{r^2} + \frac{g_2}{r^3} + \frac{h_2}{r}\right) \frac{ab^3}{3r^2}$$

$$G_6(18.13) = -\frac{4h_2 b^3}{3r}$$

$$G_6(21.13) = -\frac{4h_2 ab^3}{3r}$$

$$G_6(25.13) = -\frac{4h_2 a^2 b^3}{3r}$$

$$G_6(27.13) = -\frac{4h_2 \cdot a^3 \cdot b^3}{3r}$$

$$G_6(13.14) = 2\left(\frac{i_2}{r^2} + \frac{g_2}{r^3} + \frac{h_2}{r}\right) \frac{ab^3}{3r^2}$$

$$G_6(14.14) = 2\left(\frac{i_2}{r^2} + \frac{g_2}{r^3} + \frac{h_2}{r}\right) \frac{a^2 b^3}{3r^2}$$

$$G_6(18.14) = -\frac{4h_2 \cdot ab^3}{3r}$$

$$G_6(21.14) = -\frac{4h_2 \cdot a^2 b^3}{3r}$$

$$G_6(25.14) = -\frac{4h_2 \cdot a^3 b^3}{3r}$$

$$G_6(27.14) = - \frac{4h_2 \cdot a^4 \cdot b^3}{3r}$$

$$G_6(5.15) = 2\left(\frac{i_2}{r^2} - \frac{g_2}{r^3} - \frac{h_2}{r}\right) r(1-\cos\theta) \cdot b$$

$$G_6(6.15) = 2\left(\frac{i_2}{r^2} - \frac{g_2}{r^3} - \frac{h_2}{r}\right) r(1-\cos\theta) \cdot ab$$

$$G_6(15.15) = - 2\left(\frac{i_2}{r} + \frac{g_2}{r^2} + h_2\right) r(1-\cos\theta) \cdot \cos\theta \cdot b$$

$$G_6(17.15) = - 2h_2 \cdot r(1-\cos) \cdot ab$$

$$G_6(20.15) = - 2h_2 \cdot r(1-\cos) \cdot a^2b$$

$$G_6(22.15) = 2(6g_2 - h_2b^2) r(1-\cos\theta) \cdot b$$

$$G_6(23.15) = - 2h_2 \cdot r(1-\cos) \cdot a^3b$$

$$G_6(24.15) = 2(6g_2 - h_2 \cdot b^2) r(1-\cos\theta) \cdot ab$$

$$G_6(26.15) = 2(6g_2 - h_2b^2) r(1-\cos\theta) \cdot a^2b$$

$$G_6(28.15) = 2(6g_2 - h_2b^2) r(1-\cos\theta) \cdot a^3b$$

$x = -a$ için Dairesel Kirişin (q_y) Çizgisel Yüklünün İntegral Matrisi ise ;

$$G_{6a}(5.5) = -2\left(\frac{1_2}{r^2} - \frac{g_2}{r^3} - \frac{h_2}{r}\right) b$$

$$G_{6a}(6.5) = 2\left(\frac{1_2}{r^2} - \frac{g_2}{r^3} - \frac{h_2}{r}\right) ab$$

$$G_{6a}(15.5) = 2\left(\frac{1_2}{r} + \frac{g_2}{r^2} + h_2\right) b \cdot \cos\theta$$

$$G_{6a}(17.5) = -2h_2 \cdot ab$$

$$G_{6a}(20.5) = 2h_2 \cdot a^2 b$$

$$G_{6a}(22.5) = -2(6g_2 - h_2 \cdot b^2) b$$

$$G_{6a}(23.5) = -2h_2 \cdot a^3 \cdot b$$

$$G_{6a}(24.5) = 2(6g_2 - h_2 \cdot b^2) ab$$

$$G_{6a}(26.5) = -2(6g_2 - h_2 \cdot b^2) a^2 b$$

$$G_{6a}(28.5) = 2(6g_2 - h_2 \cdot b^2) a^3 \cdot b$$

$$G_{6a}(5.6) = 2\left(\frac{1_2}{r^2} - \frac{g_2}{r^3} - \frac{h_2}{r}\right) ab$$

$$G_{6a}(6.6) = -2\left(\frac{1_2}{r^2} - \frac{g_2}{r^3} - \frac{h_2}{r}\right) a^2 b$$

$$G_{6a}(15.6) = -2\left(\frac{1}{2} + \frac{g_2}{r^2} + h_2\right) ab \cdot \cos$$

$$G_{6a}(17.6) = 2h_2 a^2 b$$

$$G_{6a}(20.6) = -2h_2 a^3 b$$

$$G_{6a}(22.6) = 2(6g_2 - h_2 \cdot b^2) ab$$

$$G_{6a}(23.6) = 2h_2 a^4 b$$

$$G_{6a}(24.6) = -2(6g_2 - h_2 \cdot b^2) a^2 b$$

$$G_{6a}(26.6) = 2(6g_2 - h_2 \cdot b^2) a^3 b$$

$$G_{6a}(28.6) = -2(6g_2 - h_2 \cdot b^2) a^4 b$$

$$G_{6a}(13.7) = -2\left(\frac{1}{2} + \frac{g_2}{r^3} + \frac{h_2}{r}\right) \frac{b^3}{3r}$$

$$G_{6a}(14.7) = 2\left(\frac{1}{2} + \frac{g_2}{r^3} + \frac{h_2}{r}\right) \frac{ab^3}{3r}$$

$$G_{6a}(18.7) = \frac{4h_2 \cdot b^3}{3}$$

$$G_{6a}(21.7) = -\frac{4h_2 ab^3}{3}$$

$$G_{6a}(25.7) = \frac{4h_2 a^2 \cdot b^3}{3}$$

$$G_{6a}(27.7) = - \frac{4h_2 \cdot a^3 b^3}{3}$$

$$G_{6a}(13.8) = 2\left(\frac{i_2}{r^2} + \frac{g_2}{r^3} + \frac{h_2}{r}\right) \frac{ab^3}{3r}$$

$$G_{6a}(14.8) = - 2\left(\frac{i_2}{r^2} + \frac{g_2}{r^3} + \frac{h_2}{r}\right) \frac{a^2 b^3}{3r}$$

$$G_{6a}(18.8) = - \frac{4h_2 ab^3}{3}$$

$$G_{6a}(21.8) = \frac{4h_2 a^2 b^3}{3}$$

$$G_{6a}(25.8) = - \frac{4h_2 a^3 b^3}{3}$$

$$G_{6a}(27.8) = \frac{4h_2 a^4 b^3}{3}$$

$$G_{6a}(13.9) = - 2\left(\frac{i_2}{r^2} + \frac{g_2}{r^3} + \frac{h_2}{r}\right) \frac{ab^3}{3r}$$

$$G_{6a}(14.9) = 2\left(\frac{i_2}{r^2} + \frac{g_2}{r^3} + \frac{h_2}{r}\right) \frac{a^2 b^3}{3r}$$

$$G_{6a}(18.9) = 4h_2 \frac{ab^3}{3}$$

$$G_{6a}(21.9) = - 4h_2 \frac{a^2 b^3}{3}$$

$$G_{6a}(25.9) = 4h_2 \frac{a^3 b^3}{3}$$

$$G_{6a}(27.9) = - \frac{4h_2 a^4 b^3}{3}$$

$$G_{6a}(5.10) = 2\left(\frac{i_2}{r^2} - \frac{g_2}{r^3} - \frac{h_2}{r}\right) ab$$

$$G_{6a}(6.10) = -2\left(\frac{i_2}{r^2} - \frac{g_2}{r^3} - \frac{h_2}{r}\right) a^2 \cdot b$$

$$G_{6a}(15.10) = -2\left(\frac{i_2}{r} + \frac{g_2}{r^2} + h_2\right) ab \cdot \cos \theta$$

$$G_{6a}(17.10) = 2h_2 \cdot a^2 \cdot b$$

$$G_{6a}(20.10) = -2h_2 \cdot a^3 \cdot b$$

$$G_{6a}(22.10) = 2(6g_2 - h_2 \cdot b^2) ab$$

$$G_{6a}(23.10) = 2h_2 \cdot a^4 \cdot b$$

$$G_{6a}(24.10) = -2(6g_2 - h_2 \cdot b^2) a^2 \cdot b$$

$$G_{6a}(26.10) = 2(6g_2 - h_2 \cdot b^2) a^3 \cdot b$$

$$G_{6a}(28.10) = -2(6g_2 - h_2 \cdot b^2) a^4 \cdot b$$

$$G_{6a}(13.11) = -2\left(\frac{i_2}{r^2} + \frac{g_2}{r^3} + \frac{h_2}{r}\right) \frac{a^2 b^3}{3r}$$

$$G_{6a}(14.11) = 2\left(\frac{i_2}{r^2} + \frac{g_2}{r^3} + \frac{h_2}{r}\right) \frac{a^3 b^3}{3r}$$

$$G_{6a}(18.11) = \frac{4h_2 a^2 b^3}{3}$$

$$G_{6a}(21.11) = - \frac{4h_2 a^3 b^3}{3}$$

$$G_{6a}(25.11) = \frac{4h_2 a^4 b^3}{3}$$

$$G_{6a}(27.11) = - \frac{4h_2 a^5 b^3}{3}$$

$$G_{6a}(5.12) = 2\left(\frac{1}{r^2} - \frac{g_2}{r^3} - \frac{h_2}{r}\right) a^2 b$$

$$G_{6a}(6.12) = - 2\left(\frac{1}{r^2} - \frac{g_2}{r^3} - \frac{h_2}{r}\right) a^3 b$$

$$G_{6a}(15.12) = - 2\left(\frac{1}{r} + \frac{g_2}{r^2} + h_2\right) a^2 b \cos \theta$$

$$G_{6a}(17.12) = 2h_2 a^3 b$$

$$G_{6a}(20.12) = - 2h_2 a^4 b$$

$$G_{6a}(22.12) = 2(6g_2 - h_2 b^2) a^2 b$$

$$G_{6a}(23.12) = 2h_2 a^5 b$$

$$G_{6a}(24.12) = - 2(6g_2 - h_2 b^2) a^3 b$$

$$G_{6a}(26.12) = 2(6g_2 - h_2 b^2) a^4 b$$

$$G_{6a}(28.12) = - 2(6g_2 - h_2 b^2) a^5 b$$

$$G_{6a}(13.13) = 2\left(\frac{i_2}{r^2} + \frac{g_2}{r^3} + \frac{h_2}{r}\right) \frac{b^3}{3r^2}$$

$$G_{6a}(14.13) = -2\left(\frac{i_2}{r^2} + \frac{g_2}{r^3} + \frac{h_2}{r}\right) \frac{ab^3}{3r^2}$$

$$G_{6a}(18.13) = -\frac{4h_2 \cdot b^3}{3r}$$

$$G_{6a}(21.13) = \frac{4h_2 \cdot ab^3}{3r}$$

$$G_{6a}(25.13) = -\frac{4h_2 \cdot a^2 b^3}{3r}$$

$$G_{6a}(27.13) = \frac{4h_2 \cdot a^3 b^3}{3r}$$

$$G_{6a}(13.14) = -2\left(\frac{i_2}{r^2} + \frac{g_2}{r^3} + \frac{h_2}{r}\right) \frac{ab^3}{3r^2}$$

$$G_{6a}(14.14) = 2\left(\frac{i_2}{r^2} + \frac{g_2}{r^3} + \frac{h_2}{r}\right) \frac{a^2 b^3}{3r^2}$$

$$G_{6a}(18.14) = \frac{4h_2 \cdot a \cdot b^3}{3r}$$

$$G_{6a}(21.14) = -\frac{4h_2 \cdot a^2 b^3}{3r}$$

$$G_{6a}(25.14) = \frac{4h_2 \cdot a^3 b^3}{3r}$$

$$G_{6a}(27.14) = -\frac{4h_2 \cdot a^4 b^3}{3r}$$

$$G_{6a}(5.15) = 2\left(\frac{i_2}{r^2} - \frac{g_2}{r^3} - \frac{h_2}{r}\right) r(1-\cos\theta)b$$

$$G_{6a}(6.15) = -2\left(\frac{i_2}{r^2} - \frac{g_2}{r^3} - \frac{h_2}{r}\right) r(1-\cos\theta)ab$$

$$G_{6a}(15.15) = -2\left(\frac{i_2}{r} + \frac{g_2}{r^2} + h_2\right) r(1-\cos\theta)\cos\theta.b$$

$$G_{6a}(17.15) = 2h_2.r(1-\cos\theta)ab$$

$$G_{6a}(20.15) = -2h_2.r(1-\cos\theta)a^2b$$

$$G_{6a}(22.15) = 2(6g_2 - h_2.b^2) r(1-\cos\theta)b$$

$$G_{6a}(23.15) = 2h_2.r(1-\cos\theta)a^3b$$

$$G_{6a}(24.15) = -2(6g_2 - h_2.b^2) r(1-\cos\theta)ab$$

$$G_{6a}(26.15) = 2(6g_2 - h_2.b^2) r(1-\cos\theta)a^2b$$

$$G_{6a}(28.15) = -2(6g_2 - h_2.b^2) r(1-\cos\theta)a^3b$$

5.5.2.3. Dairesel Nervürün (q_z) Çizgisel Yükünün
Matrisi :

(4.107) denkleminde (q_z) çizgisel yükünün potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonu yazılmıştır. Bir elemana gelen çizgisel yük değerlerini türev matrisi şeklinde yazalım.

$$\delta \Omega_{33} = - \int \frac{(\ddot{q}_2 \ddot{w}_2 k_2 \ddot{w}_2 + l_2 \ddot{w}_2 m_2 \ddot{v}_2 n_2 \ddot{v}_2)}{P(e_2 \ddot{w}_2)} \begin{bmatrix} w \\ w \end{bmatrix} dy = - \begin{bmatrix} d \\ w \end{bmatrix}^T \begin{bmatrix} B \\ B \end{bmatrix}^T \begin{bmatrix} J_7 \\ J_7 \end{bmatrix}^T \begin{bmatrix} v_7 \\ v_7 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} B \\ B \end{bmatrix} \begin{bmatrix} d \\ d \end{bmatrix} dy \quad (5.55)$$

(4.113) denkleminde (q_z) çizgisel yükü aşağıdaki şekilde yazılabilir.

$$[q_{e7}] = - \int [B]^T [J_7]^T [v_7] [B] dy \quad (5.56)$$

Buradaki v ve w 'ler x ve y 'ye bağlıdır. x 'ler sabit olup, x yerine $x = \pm a$ koyup, y 'ye göre integral alınır.

$[J_7]$ matrisi türev matristir. $[J_7]$ ve $[Y_7]$ matrisi Tablo 21 de verilmiştir.

Değişkenleri içine alan matrisleri integral matrisi şeklinde yazarız.

$$[G_7] = - \int [J_7]^T [v_7] dy \quad (5.57)$$

$x = +a$ için $[G_7]$ matrisi, $x = -a$ için $[G_{7a}]$ matrisi Tablo 22 de verilmiştir.

(5.57) denklemini (5.56) denkleminde yerine koyarsak ;

$$[q_{e7}] = [B]^T [G_7] [B] \quad (5.58)$$

dairesel nervürün (q_z) çizgisel yükünün eleman yük matrisi hesaplanmış olur.

TABLO : 21

1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13	14	15	16	17	18	19	20	21	22	23	24	25	26	27	28
0	0	0	0	0	Asina	$\frac{D_2 \sin \alpha}{r^2}$	η	$\eta_2 x$	$-\frac{\eta_2 x^2}{2}$	0	0	0	0	0	$\frac{D_2 \sin \alpha}{r^2}$	$\eta_2 xy$	C	η_2^2	$\eta_2^2 y$	Cx	6p ₂ y	0	6p ₂ xy	2p ₂ x ²	6p ₂ x ² y	2p ₂ x ³	6p ₂ x ³ y
0	0	0	0	0	Asina	$\frac{D_2 \sin \alpha}{r^2}$	0	0	0	0	0	0	0	0	$\frac{D_2 \sin \alpha}{r^2}$	$\eta_2 x^2$	$\eta_2 xy$	C	η_2^2	6p ₂ x	6p ₂ y	0	6p ₂ xy	2p ₂ x ²	6p ₂ x ² y	2p ₂ x ³	6p ₂ x ³ y

$$(i_2 \ddot{w} - k_2 \ddot{w} + i_2 w - \pi_2 \dot{v} + \eta_2 \dot{v})$$

$$[J_1] =$$

$$P(e_2 w)$$

$$A = \frac{j_2^2}{r^2} + \frac{j_2}{r} - \frac{j_2^2}{r^2} - \frac{j_2}{r}$$

$$B = \frac{j_2^2}{r^2} + \frac{k_2}{r} + i_2 r - \frac{j_2^2}{r^2} - \eta_2$$

$$C = i_2 \eta_2 - 2k_2$$

$$D = i_2 \eta_2 - 6k_2$$

$$[J_2] =$$

$$W$$

$$V$$

1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13	14	15	16	17	18	19	20	21	22	23	24	25	26	27	28
0	0	0	0	0	Sinα	0	0	0	0	0	0	Cosα	XCosα	$\frac{D_2 \sin \alpha}{r^2}$	x ²	xy	y ²	x ³	x ² y	xy ²	y ³	x ³ y	x ² y ²	x ² y ³	x ³ y ²	x ³ y ³	
0	0	0	0	0	Sinα	0	0	0	0	0	0	Cosα	XCosα	$\frac{D_2 \sin \alpha}{r^2}$	x ²	xy	y ²	x ³	x ² y	xy ²	y ³	x ³ y	x ² y ²	x ² y ³	x ³ y ²	x ³ y ³	

Dairesel Nervürün (q_z) Çizgisel Yükünün Integral Matrisinin Alınması :

Burada x 'ler sabit olup ; $x = +a$ koyup y 'ye göre integral alarak q_z çizgisel yükünün integral matrisini hesaplamış oluruz.

$$G_7(5.5) = - 2 \left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2} \right) \frac{b^3}{3r^2}$$

$$G_7(6.5) = - 2 \left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2} \right) \frac{ab^3}{3r^2}$$

$$G_7(15.5) = - 2 \left(\frac{j_2}{r^3} + \frac{k_2}{r} + 1_2 r - \frac{M_2}{r^2} - n_2 - \frac{P \cdot e_2}{r} \right) \frac{b^3}{3r^2} \cdot \cos \theta$$

$$G_7(17.5) = - \frac{21_2 \cdot ab^3}{3r}$$

$$G_7(20.5) = - \frac{21_2 \cdot a^2 \cdot b^3}{3r}$$

$$G_7(22.5) = - 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2 \right) \frac{b^3}{r}$$

$$G_7(23.5) = - \frac{21_2 \cdot a^3 \cdot b^3}{3r}$$

$$G_7(24.5) = - 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2 \right) \frac{ab^3}{r}$$

$$G_7(26.5) = - 2\left(\frac{l_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) \frac{a^2 b^3}{r}$$

$$G_7(28.5) = - 2\left(\frac{l_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) \frac{a^3 b^3}{r}$$

$$G_7(5.6) = G_7(6.5) = - 2\left(\frac{d_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + l_2 - \frac{M_2}{r^3} - \right.$$

$$\left. - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2} \right) \frac{ab^3}{3r^2}$$

$$G_7(6.6) = - 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + l_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2} \right)$$

$$\frac{a^2 b^3}{3r^2}$$

$$G_7(15.6) = - 2\left(\frac{j_2}{r^3} + \frac{k_2}{r} + l_2 \cdot r - \frac{M_2}{r^2} - n_2 - \frac{P \cdot e_2}{r} \right)$$

$$\frac{a \cdot b^3}{3r^2} \cdot \cos \theta$$

$$G_7(17.6) = - \frac{2l_2 \cdot a^2 b^3}{3r}$$

$$G_7(20.6) = - \frac{2l_2 \cdot a^3 b^3}{3r}$$

$$G_7(22.6) = - 2\left(\frac{l_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) \frac{ab^3}{r}$$

$$G_7(23.6) = - \frac{2l_2 \cdot a^4 b^3}{3r}$$

$$G_7(24.6) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) \frac{a^2 b^3}{r}$$

$$G_7(26.6) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) \frac{a^3 b^3}{r}$$

$$G_7(28.6) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) \frac{a^4 b^3}{r}$$

$$G_7(7.13) = - 2n_2 \cdot b$$

$$G_7(8.13) = - 2n_2 \cdot ab$$

$$G_7(9.13) = 2n_2 \cdot ab$$

$$G_7(11.13) = - 2n_2 \cdot a^2 \cdot b$$

$$G_7(13.13) = - 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{H_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) b$$

$$G_7(14.13) = - 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{H_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) ab$$

$$G_7(16.13) = - 21_2 \cdot a^2 \cdot b$$

$$G_7(16.13) = - 21_2 \cdot a^2 \cdot b$$

$$G_7(18.13) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) b$$

$$G_7(19.13) = - 21_2 \cdot a^3 \cdot b$$

$$G_7(21.13) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) ab$$

$$G_7(25.13) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^2 \cdot b$$

$$G_7(27.13) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^3 b$$

$$G_7(7.14) = - 2n_2 \cdot ab$$

$$G_7(8.14) = - 2n_2 \cdot a^2 \cdot b$$

$$G_7(9.14) = 2n_2 \cdot a^2 \cdot b$$

$$G_7(11.14) = - 2n_2 \cdot a^3 b$$

$$G_7(13.14) = G_7(14.13) = - 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + l_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) a \cdot b$$

$$G_7(14.14) = - 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + l_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) a^2 \cdot b$$

$$G_7(16.14) = - 2l_2 \cdot a^3 \cdot b$$

$$G_7(18.14) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) ab$$

$$G_7(19.14) = - 2l_2 \cdot a^4 \cdot b$$

$$G_7(21.14) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^2 \cdot b$$

$$G_7(25.14) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^3 \cdot b$$

$$G_7(27.14) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^4 \cdot b$$

$$G_7(5.15) = G_7(15.5)$$

$$G_7(6.15) = G_7(15.6)$$

$$G_7(15.15) = - 2\left(\frac{j_2}{r^3} + \frac{k_2}{r} + 1_2 \cdot r - \frac{M_2}{r^2} - n_2 - \frac{P \cdot e_2}{r}\right) \frac{b^3}{3r} \cdot \cos \theta$$

$$G_7(17.15) = - 21_2 \cdot a \frac{b^3}{3} \cdot \cos \theta$$

$$G_7(20.15) = - 21_2 \cdot a^2 \frac{b^3}{3} \cos \theta$$

$$G_7(22.15) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) b^3 \cdot \cos \theta$$

$$G_7(23.15) = - 21_2 \cdot a^3 \frac{b^3}{3} \cdot \cos \theta$$

$$G_7(24.15) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) ab^3 \cdot \cos \theta$$

$$G_7(26.15) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^2 b^3 \cdot \cos \theta$$

$$G_7(28.15) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^3 b^3 \cdot \cos \theta$$

$$G_7(7.16) = - 2n_2 \cdot a^2 b$$

$$G_7(8.16) = - 2n_2 \cdot a^3 b$$

$$G_7(9.16) = 2n_2 a^3 b$$

$$G_7(11.16) = - 2n_2 \cdot a^4 b$$

$$G_7(13.16) = - 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) a^2 \cdot b$$

$$G_7(14.16) = - 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) a^3 b$$

$$G_7(16.16) = - 21_2 \cdot a^4 b$$

$$G_7(18.16) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^2 \cdot b$$

$$G_7(19.16) = - 21_2 \cdot a^5 b$$

$$G_7(21.16) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^3 \cdot b$$

$$G_7(25.16) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^4 \cdot b$$

$$G_7(27.16) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^5 \cdot b$$

$$G_7(5.17) = - 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) \frac{a \cdot b^3}{3r}$$

$$G_7(6.17) = - 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) \frac{a^2 b^3}{3r}$$

$$G_7(15.17) = - 2\left(\frac{j_2}{r^3} + \frac{k_2}{r} + 1_2 \cdot r - \frac{M_2}{r^2} - n_2 - \frac{P \cdot e_2}{r}\right) \frac{ab^3}{3r} \cdot \cos$$

$$G_7(17.17) = - 2l_2 \cdot a^2 \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(20.17) = - 2l_2 \cdot a^3 \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(22.17) = - 2\left(\frac{l_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2Pe_2\right) a \cdot b^3$$

$$G_7(23.17) = - 2l_2 \cdot a^4 \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(24.17) = - 2\left(\frac{l_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2Pe_2\right) a^2 \cdot b^3$$

$$G_7(26.17) = - 2\left(\frac{l_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2Pe_2\right) a^3 \cdot b^3$$

$$G_7(28.17) = - 2\left(\frac{l_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2Pe_2\right) a^4 \cdot b^3$$

$$G_7(7.18) = - 2n_2 \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(8.18) = - 2n_2 \cdot \frac{ab^3}{3}$$

$$G_7(9.18) = 2n_2 \cdot \frac{ab^3}{3}$$

$$G_7(11.18) = - 2n_2 \cdot a^2 \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(11.18) = - 2n_2 \cdot a^2 \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(13.18) = - 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + l_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(14.18) = - 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + l_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) \frac{ab^3}{3}$$

$$G_7(16.18) = - 21_2 \cdot \frac{a^2 \cdot b^3}{3}$$

$$G_7(18.18) = - 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} + \frac{2P \cdot e_2}{3} \right) b^3$$

$$G_7(19.18) = - 21_2 \cdot a^3 \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(21.18) = - 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} + \frac{2P \cdot e_2}{3} \right) ab^3$$

$$G_7(25.18) = - 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} + \frac{2P \cdot e_2}{3} \right) a^2 b^3$$

$$G_7(27.18) = - 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} + \frac{2P \cdot e_2}{3} \right) a^3 b^3$$

$$G_7(7.19) = - 2n_2 \cdot a^3 \cdot b$$

$$G_7(8.19) = - 2n_2 \cdot a^4 \cdot b$$

$$G_7(9.19) = 2n_2 \cdot a^4 \cdot b$$

$$G_7(11.19) = - 2n_2 \cdot a^5 \cdot b$$

$$G_7(13.19) = - 2 \left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2} \right) a^3 \cdot b$$

$$G_7(14.19) = - 2 \left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2} \right) a^4 \cdot b$$

$$G_7(16.19) = - 21_2 \cdot a^5 \cdot b$$

$$G_7(18.19) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^3 b$$

$$G_7(19.19) = - 21_2 \cdot a^6 \cdot b$$

$$G_7(21.19) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^4 b$$

$$G_7(25.19) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^5 b$$

$$G_7(27.19) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^6 b$$

$$G_7(5.20) = - 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) \frac{a^2 \cdot b^3}{3r}$$

$$G_7(6.20) = - 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) \frac{a^3 \cdot b^3}{3r}$$

$$G_7(15.20) = - 2\left(\frac{j_2}{r^3} + \frac{k_2}{r} + 1_2 \cdot r - \frac{M_2}{r^2} - n_2 - \frac{P \cdot e_2}{r}\right) \frac{a^2 \cdot b^3}{3r} \cdot \cos \theta$$

$$G_7(17.20) = - 21_2 \cdot \frac{a^3 b^3}{3}$$

$$G_7(20.20) = - 21_2 \cdot a^4 \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(22.20) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^2 \cdot b^3$$

$$G_7(23.20) = - 21_2 \cdot a^5 \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(24.20) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^3 b^3$$

$$G_7(26.20) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^4 b^3$$

$$G_7(28.20) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^5 b^3$$

$$G_7(7.21) = - 2n_2 \cdot \frac{ab^3}{3}$$

$$G_7(8.21) = - 2n_2 \cdot a^3 \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(9.21) = - 2n_2 \cdot a^2 \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(11.21) = - 2n_2 \cdot a^3 \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(13.21) = - 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) a \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(14.21) = - 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) a^2 \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(16.21) = - 21_2 \cdot a^3 \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(18.21) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} + \frac{2P \cdot e_2}{3}\right) ab^3$$

$$G_7(19.21) = - 21_2 \cdot a^4 \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(21.21) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} + \frac{2P \cdot e_2}{3}\right) a^2 \cdot b^3$$

$$G_7(25.21) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} + \frac{2P \cdot e_2}{3}\right) a^3 \cdot b^3$$

$$G_7(27.21) = - 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} + \frac{2P \cdot e_2}{3} \right) a^4 \cdot b^3$$

$$G_7(5.22) = - 2 \left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2} \right) \frac{b^5}{5r}$$

$$G_7(6.22) = - 2 \left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2} \right) \frac{a \cdot b^5}{5r}$$

$$G_7(15.22) = - 2 \left(\frac{j_2}{r^3} + \frac{k_2}{r} + 1_2 \cdot r - \frac{M_2}{r^2} - n_2 - \frac{P \cdot e_2}{r} \right) \frac{b^5}{5r} \cdot \cos \theta$$

$$G_7(17.22) = - 2 1_2 \cdot a \cdot \frac{b^5}{5}$$

$$G_7(20.22) = - 2 1_2 \cdot a^2 \cdot \frac{b^5}{5}$$

$$G_7(22.22) = - 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5} \right) b^5$$

$$G_7(23.22) = - 2 1_2 \cdot a^3 \cdot \frac{b^5}{5}$$

$$G_7(24.22) = - 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5} \right) ab^5$$

$$G_7(26.22) = - 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5} \right) a^2 b^5$$

$$G_7(28.22) = - 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5} \right) a^3 b^5$$

$$G_7(5.23) = - 2 \left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2} \right) \frac{a^3 \cdot b^3}{3r}$$

$$G_7(6.23) = - 2 \left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + l_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2} \right) \frac{a \cdot b^3}{3r}$$

$$G_7(15.23) = - 2 \left(\frac{j_2}{r^3} + \frac{k_2}{r} + l_2 \cdot r - \frac{M_2}{r^2} - n_2 - \frac{P \cdot e_2}{r} \right) \frac{a^3 \cdot b^3}{3r} \cdot \cos \theta$$

$$G_7(17.23) = - 2 l_2 \cdot a^4 \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(20.23) = - 2 l_2 \cdot a^5 \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(22.23) = - 2 \left(\frac{l_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2 \right) a^3 \cdot b^3$$

$$G_7(23.23) = - 2 l_2 \cdot a^6 \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(24.23) = - 2 \left(\frac{l_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2 \right) a^4 \cdot b^3$$

$$G_7(26.23) = - 2 \left(\frac{l_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2 \right) a^5 \cdot b^3$$

$$G_7(28.23) = - 2 \left(\frac{l_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2 \right) a^6 \cdot b^3$$

$$G_7(5.24) = - 2 \left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + l_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2} \right) \frac{ab^5}{5r}$$

$$G_7(6.24) = - 2 \left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + l_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2} \right) \frac{a^2 \cdot b^5}{5r}$$

$$G_7(15.24) = - 2 \left(\frac{j_2}{r^3} + \frac{k_2}{r} + l_2 \cdot r - \frac{M_2}{r^2} - n_2 - \frac{P \cdot e_2}{r} \right) \frac{a \cdot b^5}{5r} \cdot \cos \theta$$

$$G_7(17.24) = - 2l_2 \cdot a^2 \cdot \frac{b^5}{5}$$

$$G_7(20.24) = - 2l_2 \cdot a^3 \cdot \frac{b^5}{5}$$

$$G_7(22.24) = - 2 \left(\frac{l_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5} \right) ab^5$$

$$G_7(23.24) = - 2l_2 \cdot a^4 \cdot \frac{b^5}{5}$$

$$G_7(24.24) = - 2 \left(\frac{l_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5} \right) a^2 \cdot b^5$$

$$G_7(26.24) = - 2 \left(\frac{l_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5} \right) a^3 \cdot b^5$$

$$G_7(28.24) = - 2 \left(\frac{l_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5} \right) a^4 \cdot b^5$$

$$G_7(7.25) = - 2n_2 \cdot a^2 \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(8.25) = - 2n_2 \cdot a^3 \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(9.25) = 2n_2 \cdot a^3 \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(11.25) = - 2n_2 \cdot a^4 \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(13.25) = - 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) \frac{a^2 \cdot b^3}{3}$$

$$G_7(14.25) = - 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) \frac{a^3 \cdot b^3}{3}$$

$$G_7(16.25) = - 21_2 \cdot a^4 \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(18.25) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} + \frac{2P \cdot e_2}{3}\right) a^2 \cdot b^3$$

$$G_7(19.25) = - 21_2 \cdot a^5 \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(21.25) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} + \frac{2P \cdot e_2}{3}\right) a^3 \cdot b^3$$

$$G_7(25.25) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} + \frac{2P \cdot e_2}{3}\right) a^4 \cdot b^3$$

$$G_7(27.25) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} + \frac{2P \cdot e_2}{3}\right) a^5 \cdot b^3$$

$$G_7(5.26) = - 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) \frac{a^2 \cdot b^5}{5r}$$

$$G_7(6.26) = - 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) \frac{a^3 \cdot b^5}{5r}$$

$$G_7(15.26) = - 2\left(\frac{j_2}{r^3} + \frac{k_2}{r} + 1_2 \cdot r - \frac{M_2}{r^2} - n_2 - \frac{P \cdot e_2}{r}\right) \frac{a^2 \cdot b^5}{5r} \cdot \cos \theta$$

$$G_7(17.26) = - 21_2 \cdot a^3 \cdot \frac{b^5}{5}$$

$$G_7(20.26) = - 21_2 \cdot a^4 \cdot \frac{b^5}{5}$$

$$G_7(22.26) = - 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5} \right) a^2 \cdot b^5$$

$$G_7(23.26) = - 21_2 \cdot a^5 \cdot \frac{b^5}{5}$$

$$G_7(24.26) = - 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5} \right) a^3 \cdot b^5$$

$$G_7(26.26) = - 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5} \right) a^4 \cdot b^5$$

$$G_7(28.26) = - 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5} \right) a^5 \cdot b^5$$

$$G_7(7.27) = - 2n_2 \cdot a^3 \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(8.27) = - 2n_2 \cdot a^4 \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(9.27) = 2n_2 \cdot a^4 \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(11.27) = - 2n_2 \cdot a^5 \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(13.27) = - 2 \left(\frac{j_2}{r} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2} \right) \frac{a^3 \cdot b^3}{3}$$

$$G_7(14.27) = - 2 \left(\frac{j_2}{r} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2} \right) \frac{a^4 \cdot b^3}{3}$$

$$G_7(16.27) = - 21_2 \cdot a^5 \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(18.27) = - 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} + \frac{2P \cdot e_2}{3} \right) a^3 \cdot b^3$$

$$G_7(19.27) = - 21_2 \cdot a^6 \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_7(21.27) = - 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} + \frac{2P \cdot e_2}{3} \right) a^4 \cdot b^3$$

$$G_7(25.27) = - 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} + \frac{2P \cdot e_2}{3} \right) a^5 \cdot b^3$$

$$G_7(27.27) = - 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} + \frac{2P \cdot e_2}{3} \right) a^6 \cdot b^3$$

$$G_7(5.28) = - 2 \left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2} \right) \frac{a^3 \cdot b^5}{5r}$$

$$G_7(6.28) = - 2 \left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2} \right) \frac{a^4 \cdot b^5}{5r}$$

$$G_7(15.28) = - 2 \left(\frac{j_2}{r^3} + \frac{k_2}{r} + 1_2 \cdot r - \frac{M_2}{r^2} - n_2 - \frac{P \cdot e_2}{r} \right) \frac{a^3 \cdot b^5}{5r} \cdot \cos$$

$$G_7(17.28) = - 21_2 \cdot a^4 \cdot \frac{b^5}{5}$$

$$G_7(20.28) = - 21_2 \cdot a^5 \cdot \frac{b^5}{5}$$

$$G_7(22.28) = - 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5} \right) a^3 \cdot b^5$$

$$G_7(23.28) = - 21_2 \cdot a^6 \cdot \frac{b^5}{5}$$

$$G_7(24.28) = - 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5} \right) a^4 \cdot b^5$$

$$G_7(26.28) = - 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5} \right) a^5 \cdot b^5$$

$$G_7(28.28) = - 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5} \right) a^6 \cdot b^5$$

$x = -a$ için Dairesel Kirişin q_z çizgisel yükünün İntegral Matrisi ise ;

$$G_{7a}(5.5) = - 2 \left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2} \right) \frac{b^3}{3r^2}$$

$$G_{7a}(6.5) = 2 \left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2} \right) \frac{ab^3}{3r^2}$$

$$G_{7a}(15.5) = - 2 \left(\frac{j_2}{r^3} + \frac{k_2}{r} + 1_2 \cdot r - \frac{M_2}{r^2} - n_2 - \frac{P \cdot e_2}{r} \right) \frac{b^3}{3r^2} \cdot \cos \theta$$

$$G_{7a}(17.5) = \frac{21_2 \cdot ab^3}{3r}$$

$$G_{7a}(20.5) = - \frac{21_2 \cdot a^2 b^3}{3r}$$

$$G_{7a}(22.5) = - 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2 \right) \frac{b^3}{r}$$

$$G_{7a}(23.5) = \frac{21_2 \cdot a^3 b^3}{3r}$$

$$G_{7a}(24.5) = 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) \frac{ab^3}{r}$$

$$G_{7a}(26.5) = -2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) \frac{a^2 b^3}{r}$$

$$G_{7a}(28.5) = 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) \frac{a^3 b^3}{r}$$

$$G_{7a}(5.6) = 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) \frac{ab^3}{3r^2}$$

$$G_{7a}(6.6) = -2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) \frac{a^2 b^3}{3r^2}$$

$$G_{7a}(15.6) = 2\left(\frac{j_2}{r^3} + \frac{k_2}{r} + 1_2 \cdot r - \frac{M_2}{r^2} - n_2 - \frac{P \cdot e_2}{r}\right) \frac{ab^3}{3r^2} \cdot \cos \theta$$

$$G_{7a}(17.6) = -\frac{21_2 \cdot a^2 b^3}{3r}$$

$$G_{7a}(20.6) = \frac{21_2 \cdot a^3 b^3}{3r}$$

$$G_{7a}(22.6) = 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) \frac{ab^3}{r}$$

$$G_{7a}(23.6) = -\frac{21_2 \cdot a^4 b^3}{3r}$$

$$G_{7a}(24.6) = -2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) \frac{a^2 b^3}{r}$$

$$G_{7a}(26.6) = 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) \frac{a^3 b^3}{r}$$

$$G_{7a}(28.6) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) \frac{a^4 b^3}{r}$$

$$G_{7a}(7.13) = - 2n_2 \cdot b$$

$$G_{7a}(8.13) = 2n_2 \cdot ab$$

$$G_{7a}(9.13) = - 2n_2 \cdot ab$$

$$G_{7a}(11.13) = - 2n_2 \cdot a^2 b$$

$$G_{7a}(13.13) = - 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) b$$

$$G_{7a}(14.13) = 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) ab$$

$$G_{7a}(16.13) = - 21_2 \cdot a^2 \cdot b$$

$$G_{7a}(18.13) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) b$$

$$G_{7a}(19.13) = 21_2 \cdot a^3 \cdot b$$

$$G_{7a}(21.13) = 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) ab$$

$$G_{7a}(25.13) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^2 b$$

$$G_{7a}(27.13) = 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^3 b$$

$$G_{7a}(7.14) = 2n_2 \cdot ab$$

$$G_{7a}(8.14) = - 2n_2 \cdot a^2 \cdot b$$

$$G_{7a}(9.14) = 2n_2 \cdot a^2 \cdot b$$

$$G_{7a}(11.14) = 2n_2 \cdot a^3 \cdot b$$

$$G_{7a}(13.14) = 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) ab$$

$$G_{7a}(14.14) = - 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) a^2 \cdot b$$

$$G_{7a}(16.14) = 21_2 \cdot a^3 \cdot b$$

$$G_{7a}(18.14) = 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) ab$$

$$G_{7a}(19.14) = - 21_2 \cdot a^4 \cdot b$$

$$G_{7a}(21.14) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^2 \cdot b$$

$$G_{7a}(25.14) = 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^3 \cdot b$$

$$G_{7a}(27.14) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^4 \cdot b$$

$$G_{7a}(5.15) = - 2\left(\frac{j_2}{r^3} + \frac{k_2}{r} + 1_2 \cdot r - \frac{M_2}{r^2} - n_2 - \frac{P \cdot e_2}{r}\right) \frac{b^3}{3r^2} \cdot \cos \theta$$

$$G_{7a}(6.15) = 2\left(\frac{j_2}{r^3} + \frac{k_2}{r} + l_2 \cdot r - \frac{M_2}{r^2} - n_2 - \frac{P \cdot e_2}{r}\right) \frac{ab^3}{3r^2} \cdot \cos \theta$$

$$G_{7a}(15.15) = - 2\left(\frac{j_2}{r^3} + \frac{k_2}{r} + l_2 \cdot r - \frac{M_2}{r^2} - n_2 - \frac{P \cdot e_2}{r}\right) \frac{b^3}{3r} \cdot \cos^2 \theta$$

$$G_{7a}(17.15) = 2l_2 \cdot \frac{ab^3}{3} \cdot \cos \theta$$

$$G_{7a}(20.15) = - 2l_2 \cdot \frac{a^2 \cdot b^3}{3} \cdot \cos \theta$$

$$G_{7a}(22.15) = - 2\left(\frac{l_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) b^3 \cdot \cos \theta$$

$$G_{7a}(23.15) = 2l_2 \cdot \frac{a^3 b^3}{3} \cdot \cos \theta$$

$$G_{7a}(24.15) = 2\left(\frac{l_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) ab^3 \cdot \cos \theta$$

$$G_{7a}(26.15) = - 2\left(\frac{l_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^2 b^3 \cdot \cos \theta$$

$$G_{7a}(28.15) = 2\left(\frac{l_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^3 b^3 \cdot \cos \theta$$

$$G_{7a}(7.16) = - 2n_2 \cdot a^2 \cdot b$$

$$G_{7a}(8.16) = 2n_2 \cdot a^3 \cdot b$$

$$G_{7a}(9.16) = - 2n_2 \cdot a^3 \cdot b$$

$$G_{7a}(11.16) = - 2n_2 \cdot a^4 \cdot b$$

$$G_{7a}(13.16) = -2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) a^2 \cdot b$$

$$G_{7a}(14.16) = 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) a^3 \cdot b$$

$$G_{7a}(16.16) = -21_2 \cdot a^4 \cdot b$$

$$G_{7a}(18.16) = -2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^2 \cdot b$$

$$G_{7a}(19.16) = 21_2 \cdot a^5 \cdot b$$

$$G_{7a}(21.16) = 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^3 \cdot b$$

$$G_{7a}(25.16) = -2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^4 \cdot b$$

$$G_{7a}(27.16) = 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^5 \cdot b$$

$$G_{7a}(5.17) = 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) \frac{ab^3}{3r}$$

$$G_{7a}(6.17) = -2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) \frac{a^2 b^3}{3r}$$

$$G_{7a}(15.17) = 2\left(\frac{j_2}{r^3} + \frac{k_2}{r} + 1_2 \cdot r - \frac{M_2}{r^2} - n_2 - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) \frac{ab^3}{3r} \cdot \cos \theta$$

$$G_{7a}(17.17) = -2\left(1_2 \cdot \frac{a^2 \cdot b^3}{3}\right)$$

$$G_{7a}(20.17) = 21_2 \cdot \frac{a^3 \cdot b^3}{3}$$

$$G_{7a}(22.17) = 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) ab^3$$

$$G_{7a}(23.17) = - 21_2 \cdot \frac{a^4 \cdot b^3}{3}$$

$$G_{7a}(24.17) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^2 b^3$$

$$G_{7a}(26.17) = 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^3 b^3$$

$$G_{7a}(28.17) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^4 b^3$$

$$G_{7a}(7.18) = - 2n_2 \frac{b^3}{3}$$

$$G_{7a}(8.18) = 2n_2 \frac{ab^3}{3}$$

$$G_{7a}(9.18) = - 2n_2 \frac{ab^3}{3}$$

$$G_{7a}(11.18) = - 2n_2 \cdot \frac{a^2 b^3}{3}$$

$$G_{7a}(13.18) = - 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) \frac{b^3}{3}$$

$$G_{7a}(14.18) = 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) \frac{ab^3}{3}$$

$$G_{7a}(16.18) = - 21_2 \cdot \frac{a^2 \cdot b^3}{3}$$

$$G_{7a}(18.18) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} + \frac{2P \cdot e_2}{3}\right) b^3$$

$$G_{7a}(19.18) = 21_2 \cdot \frac{a^3 b^3}{3}$$

$$G_{7a}(21.18) = 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} + \frac{2P \cdot e_2}{3} \right) ab^3$$

$$G_{7a}(25.18) = - 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} + \frac{2P \cdot e_2}{3} \right) a^2 b^3$$

$$G_{7a}(27.18) = 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} + \frac{2P \cdot e_2}{3} \right) a^3 b^3$$

$$G_{7a}(7.19) = 2n_2 \cdot a^3 \cdot b$$

$$G_{7a}(8.19) = - 2n_2 \cdot a^4 \cdot b$$

$$G_{7a}(9.19) = 2n_2 \cdot a^4 \cdot b$$

$$G_{7a}(11.19) = 2n_2 \cdot a^5 \cdot b$$

$$G_{7a}(13.19) = 2 \left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2} \right) a^3 \cdot b$$

$$G_{7a}(14.19) = - 2 \left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2} \right) a^4 \cdot b$$

$$G_{7a}(16.19) = 21_2 \cdot a^5 \cdot b$$

$$G_{7a}(18.19) = 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2 \right) a^3 \cdot b$$

$$G_{7a}(19.19) = - 21_2 \cdot a^6 \cdot b$$

$$G_{7a}(21.19) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^4 \cdot b$$

$$G_{7a}(25.19) = 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^5 \cdot b$$

$$G_{7a}(27.19) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{3} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^6 \cdot b$$

$$G_{7a}(5.20) = - 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) \frac{a^2 b^3}{3r}$$

$$G_{7a}(6.20) = 2\left(\frac{j_2}{r^2} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) \frac{a^3 b^3}{3r}$$

$$G_{7a}(15.20) = - 2\left(\frac{j_2}{r^3} + \frac{k_2}{r} + 1_2 \cdot r - \frac{M_2}{r^2} - n_2 - \frac{P \cdot e_2}{r}\right)$$

$$\frac{a^2 b^3}{3r} \cdot \cos \theta$$

$$G_{7a}(17.20) = 21_2 \cdot \frac{a^3 b^3}{3}$$

$$G_{7a}(20.20) = - 21_2 \cdot \frac{a^4 \cdot b^3}{3}$$

$$G_{7a}(22.20) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^2 \cdot b^3$$

$$G_{7a}(23.20) = 21_2 \cdot \frac{a^5 \cdot b^3}{3}$$

$$G_{7a}(24.20) = 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^3 b^3$$

$$G_{7a}(26.20) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^4 b^3$$

$$G_{7a}(28.20) = 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^5 b^3$$

$$G_{7a}(7.21) = 2n_2 \cdot \frac{ab^3}{3}$$

$$G_{7a}(8.21) = - 2n_2 \cdot \frac{a^2 \cdot b^3}{3}$$

$$G_{7a}(9.21) = 2n_2 \cdot \frac{a^2 \cdot b^3}{3}$$

$$G_{7a}(11.21) = 2n_2 \cdot \frac{a^3 \cdot b^3}{3}$$

$$G_{7a}(13.21) = 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) \frac{ab^3}{3}$$

$$G_{7a}(14.21) = - 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) \frac{a^2 b^3}{3}$$

$$G_{7a}(16.21) = 21_2 \cdot \frac{a^3 b^3}{3}$$

$$G_{7a}(18.21) = 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} - \frac{2P \cdot e_2}{3}\right) ab^3$$

$$G_{7a}(19.21) = - 21_2 \cdot \frac{a^4 b^3}{3}$$

$$G_{7a}(21.21) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} - \frac{2P \cdot e_2}{3}\right) \cdot a^2 b^3$$

$$G_{7a}(25.21) = 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} - \frac{2P \cdot e_2}{3}\right) a^3 b^3$$

$$G_{7a}(27.21) = - 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} + \frac{2P \cdot e_2}{3} \right) a^4 b^3$$

$$G_{7a}(5.22) = - 2 \left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2} \right) \frac{b^5}{5r}$$

$$G_{7a}(6.22) = 2 \left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2} \right) \frac{ab^5}{5r}$$

$$G_{7a}(15.22) = - 2 \left(\frac{j_2}{r^3} + \frac{k_2}{r} + 1_2 \cdot r - \frac{M_2}{r^2} - n_2 - \frac{P \cdot e_2}{r} \right)$$

$$\frac{b^5}{5r} \cdot \cos \theta$$

$$G_{7a}(17.22) = 21_2 \cdot \frac{ab^5}{5}$$

$$G_{7a}(20.22) = - 21_2 \cdot \frac{a^2 \cdot b^5}{5}$$

$$G_{7a}(22.22) = - 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5} \right) b^5$$

$$G_{7a}(23.22) = 21_2 \cdot \frac{a^3 b^5}{5}$$

$$G_{7a}(24.22) = 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5} \right) ab^5$$

$$G_{7a}(26.22) = - 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5} \right) a^2 b^5$$

$$G_{7a}(28.22) = 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5} \right) a^3 b^5$$

$$G_{7a}(5.23) = 2 \left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2} \right) \frac{a^3 b^3}{3r}$$

$$G_{7a}(6.23) = -2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) \frac{a^4 b^3}{3r}$$

$$G_{7a}(15.23) = 2\left(\frac{j_2}{r^3} + \frac{k_2}{r} + 1_2 \cdot r - \frac{M_2}{r^2} - n_2 - \frac{P \cdot e_2}{r}\right) \frac{a^3 b^3}{3r} \cdot \cos \theta$$

$$G_{7a}(17.23) = -21_2 \cdot \frac{a^4 b^3}{3}$$

$$G_{7a}(20.23) = 21_2 \cdot \frac{a^5 b^3}{3}$$

$$G_{7a}(22.23) = 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^3 b^3$$

$$G_{7a}(23.23) = -21_2 \cdot \frac{a^6 b^3}{3}$$

$$G_{7a}(24.23) = -2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^4 b^3$$

$$\hat{G}_{7a}(26.23) = 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^5 b^3$$

$$G_{7a}(28.23) = -2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - 2k_2 + 2P \cdot e_2\right) a^6 b^3$$

$$G_{7a}(5.24) = 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) \frac{a b^5}{5r}$$

$$G_{7a}(6.24) = -2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) \frac{a^2 b^5}{5r}$$

$$G_{7a}(15.24) = 2\left(\frac{j_2}{r^3} + \frac{k_2}{r} + 1_2 \cdot r - \frac{N_2}{r^2} - n_2 - \frac{P \cdot e_2}{r}\right) \frac{ab^5}{5r} \cdot \cos \theta$$

$$G_{7a}(17.24) = - 21_2 \cdot \frac{a^2 \cdot b^5}{5}$$

$$G_{7a}'(20.24) = 21_2 \cdot \frac{a^3 \cdot b^5}{5}$$

$$G_{7a}(22.24) = 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5}\right) ab^5$$

$$G_{7a}(23.24) = - 21_2 \cdot \frac{a^4 \cdot b^5}{5}$$

$$G_{7a}(24.24) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5}\right) a^2 \cdot b^5$$

$$G_{7a}(26.24) = 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5}\right) a^3 \cdot b^5$$

$$G_{7a}(28.24) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5}\right) a^4 \cdot b^5$$

$$G_{7a}(7.25) = - 2n_2 \cdot \frac{a^2 \cdot b^3}{3}$$

$$G_{7a}(8.25) = 2n_2 \cdot \frac{a^3 \cdot b^3}{3}$$

$$G_{7a}(9.25) = - 2n_2 \cdot \frac{a^3 \cdot b^3}{3}$$

$$G_{7a}(11.25) = - 2n_2 \cdot \frac{a^4 \cdot b^3}{3}$$

$$G_{7a}(13.25) = -2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) \frac{a^2 b^3}{3}$$

$$G_{7a}(14.25) = 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) \frac{a^3 b^3}{3}$$

$$G_{7a}(16.25) = -21_2 \cdot \frac{a^4 \cdot b^3}{3}$$

$$G_{7a}(18.25) = -2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} + \frac{2P \cdot e_2}{3}\right) a^2 \cdot b^3$$

$$G_{7a}(19.25) = 21_2 \cdot \frac{a^5 \cdot b^3}{3}$$

$$G_{7a}(21.25) = 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} + \frac{2P \cdot e_2}{3}\right) a^3 \cdot b^3$$

$$G_{7a}(25.25) = -2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} + \frac{2P \cdot e_2}{3}\right) a^4 \cdot b^3$$

$$G_{7a}(27.25) = 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} + \frac{2P \cdot e_2}{3}\right) a^5 \cdot b^3$$

$$G_{7a}(5.26) = -2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) \frac{a^2 b^5}{5r}$$

$$G_{7a}(6.26) = 2\left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right) \frac{a^3 b^5}{5r}$$

$$G_{7a}(15.26) = -2\left(\frac{j_2}{r^3} + \frac{k_2}{r} + 1_2 \cdot r - \frac{M_2}{r^2} - n_2 - \frac{P \cdot e_2}{r^2}\right)$$

$$\frac{a^2 \cdot b^5}{5r} \cdot \cos \theta$$

$$G_{7a}(17.26) = 21_2 \cdot \frac{a^3 \cdot b^5}{5}$$

$$G_{7a}(20.26) = - 21_2 \cdot \frac{a^4 \cdot b^5}{5}$$

$$G_{7a}(22.26) = - 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5} \right) a^2 \cdot b^5$$

$$G_{7a}(23.26) = 21_2 \cdot \frac{a^5 \cdot b^5}{5}$$

$$G_{7a}(24.26) = 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5} \right) a^3 \cdot b^5$$

$$G_{7a}(26.26) = - 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5} \right) a^4 \cdot b^5$$

$$G_{7a}(28.26) = 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5} \right) a^5 \cdot b^5$$

$$G_{7a}(7.27) = 2n_2 \cdot \frac{a^3 \cdot b^3}{3}$$

$$G_{7a}(8.27) = - 2n_2 \cdot \frac{a^4 \cdot b^3}{3}$$

$$G_{7a}(9.27) = 2n_2 \cdot \frac{a^4 \cdot b^3}{3}$$

$$G_{7a}(11.27) = 2n_2 \cdot \frac{a^5 \cdot b^3}{3}$$

$$G_{7a}(13.27) = 2 \left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2} \right) \frac{a^3 b^3}{3}$$

$$G_{7a}(14.27) = -2 \left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2} \right) \frac{a \cdot b^3}{3}$$

$$G_{7a}(16.27) = 21_2 \cdot \frac{a^5 \cdot b^3}{3}$$

$$G_{7a}(18.27) = 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} + \frac{2P \cdot e_2}{3} \right) a^3 b^3$$

$$G_{7a}(19.27) = -21_2 \cdot \frac{a^6 \cdot b^3}{3}$$

$$G_{7a}(21.27) = -2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} + \frac{2P \cdot e_2}{3} \right) a^4 \cdot b^3$$

$$G_{7a}(25.27) = 2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} + \frac{2P \cdot e_2}{3} \right) a^5 \cdot b^3$$

$$G_{7a}(27.27) = -2 \left(\frac{1_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2k_2}{3} + \frac{2P \cdot e_2}{3} \right) a^6 \cdot b^3$$

$$G_{7a}(5.28) = 2 \left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2} \right) \frac{a^3 \cdot b^5}{5r}$$

$$G_{7a}(6.28) = -2 \left(\frac{j_2}{r^4} + \frac{k_2}{r^2} + 1_2 - \frac{M_2}{r^3} - \frac{n_2}{r} - \frac{P \cdot e_2}{r^2} \right) \frac{a \cdot b^5}{5r}$$

$$G_{7a}(15.28) = 2 \left(\frac{j_2}{r^3} + \frac{k_2}{r} + 1_2 \cdot r - \frac{M_2}{r^2} - n_2 - \frac{P \cdot e_2}{r} \right)$$

$$G_{7a}(17.28) = -21_2 \cdot \frac{a^4 \cdot b^5}{5} \quad \frac{a^3 \cdot b^5}{5r} \cdot \cos \theta$$

$$G_{7a}(20.28) = 21_2 \cdot \frac{a^5 \cdot b^5}{5}$$

$$G_{7a}(22.28) = 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5}\right) a^3 \cdot b^5$$

$$G_{7a}(23.28) = - 21_2 \cdot \frac{a^6 \cdot b^5}{5}$$

$$G_{7a}(24.28) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5}\right) a^4 \cdot b^5$$

$$G_{7a}(26.28) = 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5}\right) a^5 \cdot b^5$$

$$G_{7a}(28.28) = - 2\left(\frac{1_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6k_2}{5} + \frac{6P \cdot e_2}{5}\right) a^6 \cdot b^5$$

5.5.2.4. Dairesel Nervürün (m) Çizgisel Momentinin

Matrisi :

(4.109) denkleminde (m) çizgisel momentinin potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonu yazılmıştır. Bir elemene gelen çizgisel moment değerlerini türev matrisi şeklinde yazalım.

$$\frac{\partial}{\partial y} \Omega_{34} = - \int \left[\begin{array}{c} C_2 \ddot{u} - q_2 \ddot{u} - \ddot{f}_2 \ddot{w} + S_2 \ddot{w} - t_2 \ddot{w}' \\ P (\ddot{f}_2 \ddot{u} - z_2 \ddot{w}) \end{array} \right]^T \left[\begin{array}{c} -\frac{\partial W}{\partial x} \\ -\frac{\partial W}{\partial x} \end{array} \right] dy = - \{d\}^T [B]^T [J_8] \{y_8\} [B] \{d\} dy \quad (5.59)$$

(4.113) denkleminde (m) çizgisel momenti aşağıdaki şekilde yazılabilir.

$$[Q_{e8}] = - \int [B]^T [J_8]^T [y_8] [B] dy \quad (5.60)$$

Buradaki u ve w'ler x ve y'ye bağlıdır. x'ler sabit olup, x yerine x=+a koyup, y'ye göre integral alınır.

$[J_8]$ ve $[y_8]$ matrisi türev matristir. $[J_8]$ ve $[y_8]$ matrisi Tablo 23 de verilmiştir.

Değişkenleri içine alan matrisleri integral matrisi şeklinde yazarız.

$$[G_8] = - \int [J_8]^T [y_8] dy \quad (5.61)$$

x=+a için $[G_8]$ matrisi, x=-a için $[G_{8a}]$ matrisi Tablo 24 de verilmiştir.

(5.61) denklemini (5.60) denkleminde yerine koyarsak ;

$$[Q_{e8}] = [B]^T [G_8] [B] \quad (5.62)$$

daireseel nervürün (m) çizgisel momentinin eleman yük matrisi hesaplanmış olur.

Dairesel Nervürün (m) Çizgisel Momentinin Integral Matrisinin Alınması :

Burada x 'ler sabit olup ; $x = +a$ koyup y 'ye göre integral alarak m çizgisel momentinin integral matrisini hesaplamış oluruz.

$$G_8(6.6) = - 2\left(\frac{c_2}{r^3} + \frac{q_2}{r} + \frac{r_2}{r^4} + \frac{s_2}{r^2} + t_2 - \frac{f_2 \cdot P}{r^2} - \frac{Z_2 \cdot P}{r^2} \right) \frac{b^3}{3r^2}$$

$$G_8(10.6) = 4(q_2 - f_2 \cdot P) \frac{b}{r}$$

$$G_8(12.6) = - 4(q_2 - f_2 \cdot P) \frac{ab}{r}$$

$$G_8(17.6) = - 2t_2 \cdot \frac{b^3}{3r}$$

$$G_8(20.6) = - 4t_2 \cdot \frac{ab^3}{3r}$$

$$G_8(23.6) = - 2t_2 \cdot \frac{a^2 \cdot b^3}{r}$$

$$G_8(24.6) = 2\left(2s_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - 2Z_2 \cdot P\right) \frac{b^3}{r}$$

$$G_8(26.6) = 4\left(2s_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - 2Z_2 \cdot P\right) \frac{a \cdot b^3}{r}$$

$$G_8(28.6) = 6\left(2s_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - 2Z_2 \cdot P\right) \frac{a^2 \cdot b^3}{r}$$

$$G_8(9.14) = - 4(q_2 - f_2.P) b$$

$$G_8(11.14) = 4(q_2 - f_2.P) ab$$

$$G_8(14.14) = - 2\left(\frac{c_2}{r^3} + \frac{q_2}{r} + \frac{r_2}{r^4} + \frac{s_2}{r^2} + t_2 - \frac{f_2.P}{r} - \frac{z_2.P}{r^2}\right) b$$

$$G_8(16.14) = - 4t_2.a.b$$

$$G_8(19.14) = - 6t_2.a^2.b$$

$$G_8(21.14) = 2\left(2s_2 - \frac{t_2.b^2}{3} - 2z_2.P\right) b$$

$$G_8(25.14) = 4\left(2s_2 - \frac{t_2.b^2}{3} - 2z_2.P\right) ab$$

$$G_8(27.14) = 6\left(2s_2 - \frac{t_2.b^2}{3} - 2z_2.P\right) a^2.b$$

$$G_8(9.16) = - 8(q_2 - f_2.P) ab$$

$$G_8(11.16) = 8(q_2 - f_2.P) a^2.b$$

$$G_8(14.16) = - 4\left(\frac{c_2}{r^3} + \frac{q_2}{r} + \frac{r_2}{r^4} + \frac{s_2}{r^2} + t_2 - \frac{f_2.P}{r^2} - \frac{z_2.P}{r^2}\right) a.b$$

$$G_8(16.16) = - 8t_2.a^2.b$$

$$G_8(19.16) = - 12.t_2.a^3.b$$

$$G_8(21.16) = 4\left(2s_2 - \frac{t_2.b^2}{3} - 2z_2.P\right) ab$$

$$G_8(25.16) = 8(2S_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{3} - 2Z_2 \cdot P) a^2 \cdot b$$

$$G_8(27.16) = 12(2S_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{3} - 2Z_2 \cdot P) a^3 \cdot b$$

$$G_8(6.17) = -2(\frac{c_2}{r^3} + \frac{q_2}{r} + \frac{r_2}{r^4} + \frac{s_2}{r^2} + t_2 - \frac{f_2 \cdot P}{r^2} - \frac{Z_2 \cdot P}{r^2}) \frac{b^3}{3r}$$

$$G_8(10.17) = 4(q_2 - f_2 \cdot P) b$$

$$G_8(12.17) = -4(q_2 - f_2 \cdot P) ab$$

$$G_8(17.17) = -2t_2 \frac{b^3}{3}$$

$$G_8(20.17) = -4t_2 \frac{ab^3}{3}$$

$$G_8(23.17) = -2t_2 a^2 \cdot b^3$$

$$G_8(24.17) = 2(2S_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - 2Z_2 \cdot P) b^3$$

$$G_8(26.17) = 4(2S_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - 2Z_2 \cdot P) ab^3$$

$$G_8(28.17) = 6(2S_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - 2Z_2 \cdot P) a^2 \cdot b^3$$

$$G_8(9.19) = -12 \cdot (q_2 - f_2 \cdot P) a^2 \cdot b$$

$$G_8(11.19) = 12 \cdot (q_2 - f_2 \cdot P) a^3 \cdot b$$

$$G_8(14.19) = -6(\frac{c_2}{r^3} + \frac{q_2}{r} + \frac{r_2}{r^4} + \frac{s_2}{r^2} + t_2 - \frac{f_2 \cdot P}{r} - \frac{Z_2 \cdot P}{r}) a^2 \cdot b$$

$$G_8(16.19) = - 12.t_2.a^3.b$$

$$G_8(19.19) = - 18.t_2.a^4.b$$

$$G_8(21.19) = 6.(2S_2 - \frac{t_2.b^2}{3} - 2Z_2.P) a^2.b$$

$$G_8(25.19) = 12.(2S_2 - \frac{t_2.b^2}{3} - 2Z_2.P) a^3.b$$

$$G_8(27.19) = 18.(2S_2 - \frac{t_2.b^2}{3} - 2Z_2.P) a^4.b$$

$$G_8(6.20) = - 4(\frac{c_2}{r^3} + \frac{q_2}{r} + \frac{r_2}{r^4} + \frac{S_2}{r^2} + t_2 - \frac{f_2.P}{r} - \frac{Z_2.P}{r^2})$$

$$G_8(10.20) = 8(q_2 - f_2.P) ab$$

$$G_8(12.20) = - 8(q_2 - f_2.P) a^2.b$$

$$G_8(17.20) = - 4t_2.\frac{a.b^3}{3}$$

$$G_8(20.20) = - 8t_2.\frac{a^2.b^3}{3}$$

$$G_8(23.20) = - 4t_2.a^3.b^3$$

$$G_8(24.20) = 4(2S_2 - \frac{t_2.b^2}{5} - 2Z_2.P) ab^3$$

$$G_8(26.20) = 8(2S_2 - \frac{t_2.b^2}{5} - 2Z_2.P) a^2.b^3$$

$$G_8(28.20) = 12.(2S_2 - \frac{t_2.b^2}{5} - 2Z_2.P) a^3.b^3$$

$$G_8(9.21) = - 4(q_2 - f_2.P) \frac{b^3}{3}$$

$$G_8(11.21) = 4(q_2 - f_2.P) \frac{ab^3}{3}$$

$$G_8(14.21) = - 2\left(\frac{c_2}{r^3} + \frac{q_2}{r} + \frac{r_2}{r^4} + \frac{s_2}{r^2} + t_2 - \frac{f_2.P}{r} - \right.$$

$$G_8(16.21) = - 4t_2 \frac{ab^3}{3} \quad \left. - \frac{z_2.P}{r^2} \right) \frac{b^3}{3}$$

$$G_8(19.21) = - 2t_2.a^2.b^3$$

$$G_8(21.21) = 2\left(\frac{2s_2}{3} - \frac{t_2.b^2}{5} - \frac{2z_2.P}{3} \right) b^3$$

$$G_8(25.21) = 4\left(\frac{2s_2}{3} - \frac{t_2.b^2}{5} - \frac{2z_2.P}{3} \right) ab^3$$

$$G_8(27.21) = 6\left(\frac{2s_2}{3} - \frac{t_2.b^2}{5} - \frac{2z_2.P}{3} \right) a^2.b^3$$

$$G_8(6.23) = - 2\left(\frac{c_2}{r^3} + \frac{q_2}{r} + \frac{r_2}{r^4} + \frac{s_2}{r^2} + t_2 - \frac{f_2.P}{r} - \right.$$

$$G_8(10.23) = 12.(q_2 - f_2.P) a^2b \quad \left. - \frac{z_2.P}{r^2} \right) \frac{a^2.b^3}{r}$$

$$G_8(12.23) = -12.(q_2 - f_2.P) a^3b$$

$$G_8(17.23) = - 2t_2.a^2.b^3$$

$$G_8(20.23) = - 2t_2 \cdot a^3 b^3$$

$$G_8(23.23) = - 6t_2 \cdot a^4 b^3$$

$$G_8(24.23) = 6(2S_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - 2Z_2 \cdot P) a^2 \cdot b^3$$

$$G_8(26.23) = 12 \cdot (2S_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - 2Z_2 \cdot P) a^3 b^3$$

$$G_8(28.23) = 18 (2S_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - 2Z_2 \cdot P) a^4 b^3$$

$$G_8(6.24) = - 2(\frac{c_2}{r^3} + \frac{q_2}{r} + \frac{r_2}{r^4} + \frac{s_2}{r^2} + t_2 - \frac{f_2 \cdot P}{r} - \frac{Z_2 \cdot P}{r^2}) \frac{b^5}{5r}$$

$$G_8(10.24) = 12(q_2 - f_2 \cdot P) \frac{b^3}{5}$$

$$G_8(12.24) = -12(q_2 - f_2 \cdot P) \frac{ab^3}{5}$$

$$G_8(17.24) = - 2t_2 \cdot \frac{b^5}{5}$$

$$G_8(20.24) = - 4t_2 \cdot \frac{ab^5}{5}$$

$$G_8(23.24) = - 6t_2 \cdot \frac{a^2 \cdot b^5}{5}$$

$$G_8(24.24) = 2(\frac{6S_2}{5} - \frac{t_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6Z_2 \cdot P}{5}) b^5$$

$$G_8(26.24) = 4\left(\frac{6S_2}{5} - \frac{t_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6Z_2 \cdot P}{5}\right) ab^5$$

$$G_8(28.24) = 6\left(\frac{6S_2}{5} - \frac{t_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6Z_2 \cdot P}{5}\right) a^2 \cdot b^5$$

$$G_8(9.25) = -8(q_2 - f_2 \cdot P) \frac{a \cdot b^3}{3}$$

$$G_8(11.25) = 8(q_2 - f_2 \cdot P) \frac{a^2 \cdot b^3}{3}$$

$$G_8(14.25) = -4\left(\frac{c_2}{r^3} + \frac{q_2}{r} + \frac{r_2}{r^4} + \frac{s_2}{r^2} + t_2 - \frac{f_2 \cdot P}{r^2} - \frac{Z_2 \cdot P}{r^2}\right) \frac{a \cdot b^3}{3}$$

$$G_8(16.25) = -8t_2 \frac{a^2 \cdot b^3}{3}$$

$$G_8(19.25) = -4t_2 \cdot a^3 \cdot b^3$$

$$G_8(21.25) = 4\left(\frac{2S_2}{3} - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2Z_2 \cdot P}{3}\right) a \cdot b^3$$

$$G_8(25.25) = 8\left(\frac{2S_2}{3} - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2Z_2 \cdot P}{3}\right) a^2 \cdot b^3$$

$$G_8(27.25) = 12\left(\frac{2S_2}{3} - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2Z_2 \cdot P}{3}\right) a^3 \cdot b^3$$

$$G_8(6.26) = -4\left(\frac{c_2}{r^3} + \frac{q_2}{r} + \frac{r_2}{r^4} + \frac{s_2}{r^2} + t_2 - \frac{f_2 \cdot P}{r} - \frac{Z_2 \cdot P}{r^2}\right) \frac{a \cdot b^5}{5r}$$

$$G_8(10.26) = 24(q_2 - f_2 \cdot P) \frac{ab^3}{5}$$

$$G_8(12.26) = - 24(q_2 - f_2 \cdot P) \frac{a^2 \cdot b^3}{5}$$

$$G_8(17.26) = - 4t_2 \cdot \frac{ab^5}{5}$$

$$G_8(20.26) = - 8t_2 \cdot \frac{a^2 \cdot b^5}{5}$$

$$G_8(23.26) = - 12 \cdot t_2 \cdot \frac{a^3 \cdot b^5}{5}$$

$$G_8(24.26) = 4\left(\frac{6s_2}{5} - \frac{t_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6z_2 \cdot P}{5}\right) ab^5$$

$$G_8(26.26) = 8\left(\frac{6s_2}{5} - \frac{t_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6z_2 \cdot P}{5}\right) a^2 b^5$$

$$G_8(28.26) = 12\left(\frac{6s_2}{5} - \frac{t_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6z_2 \cdot P}{5}\right) a^3 b^5$$

$$G_8(9.27) = - 4(q_2 - f_2 \cdot P) a^2 \cdot b^3$$

$$G_8(11.27) = 4(q_2 - f_2 \cdot P) a^3 \cdot b^3$$

$$G_8(14.27) = - 2\left(\frac{c_2}{r^3} + \frac{q_2}{r} + \frac{r_2}{r^4} + \frac{s_2}{r^2} + t_2 - \frac{f_2 \cdot P}{r} - \frac{z_2 \cdot P}{r^2}\right) a^2 \cdot b^3$$

$$G_8(16.27) = - 4t_2 \cdot a^3 \cdot b^3$$

$$G_8(19.27) = - 6t_2 \cdot a^4 \cdot b^3$$

$$G_8(21.27) = 6\left(\frac{2S_2}{3} - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2Z_2 \cdot P}{3}\right) a^2 \cdot b^3$$

$$G_8(25.27) = 12\left(\frac{2S_2}{3} - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2Z_2 \cdot P}{3}\right) a^3 \cdot b^3$$

$$G_8(27.27) = 18\left(\frac{2S_2}{3} - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2Z_2 \cdot P}{3}\right) a^4 \cdot b^3$$

$$G_8(6.28) = -6\left(\frac{c_2}{r^3} + \frac{q_2}{r} + \frac{r_2}{r^4} + \frac{s_2}{r^2} + t_2 - \frac{f_2 \cdot P}{r} - \frac{Z_2 \cdot P}{r^2}\right) \frac{a^2 \cdot b^5}{5r}$$

$$G_8(10.28) = 36(q_2 - f_2 \cdot P) \frac{a^2 \cdot b^3}{5}$$

$$G_8(12.28) = -36(q_2 - f_2 \cdot P) \frac{a^3 \cdot b^3}{5}$$

$$G_8(17.28) = -6t_2 \cdot \frac{a^2 \cdot b^5}{5}$$

$$G_8(20.28) = -12 \cdot t_2 \cdot \frac{a^3 \cdot b^5}{5}$$

$$G_8(23.28) = -18 \cdot t_2 \cdot \frac{a^4 \cdot b^5}{5}$$

$$G_8(24.28) = 6\left(\frac{6S_2}{5} - \frac{t_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6Z_2 \cdot P}{5}\right) a^2 \cdot b^5$$

$$G_8(26.28) = 12 \cdot \left(\frac{6S_2}{5} - \frac{t_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6Z_2 \cdot P}{5}\right) a^3 \cdot b^5$$

$$G_8(28.28) = 18 \cdot \left(\frac{6S_2}{5} - \frac{t_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6Z_2 \cdot P}{5}\right) a^4 \cdot b^5$$

x = - a için Dairesel Kirişin m çizgisel Momentinin İntegral Matrisi ise ;

$$G_{8a}(6.6) = -2\left(\frac{c_2}{r^3} + \frac{q_2}{r} + \frac{r_2}{r^4} + \frac{s_2}{r^4} + t_2 - \frac{f_2 \cdot P}{r} - \frac{z_2 \cdot P}{r^2}\right) \frac{b^3}{3r^2}$$

$$G_{8a}(10.6) = 4(q_2 - f_2 \cdot P) \frac{b}{r}$$

$$G_{8a}(12.6) = 4(q_2 - f_2 \cdot P) \frac{ab}{r}$$

$$G_{8a}(17.6) = -2t_2 \cdot \frac{b^3}{3r}$$

$$G_{8a}(20.6) = -4t_2 \cdot \frac{ab^3}{3r}$$

$$G_{8a}(23.6) = -2t_2 \cdot \frac{a^2 \cdot b^3}{r}$$

$$G_{8a}(24.6) = 2\left(2s_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - 2z_2 \cdot P\right) \frac{b^3}{r}$$

$$G_{8a}(26.6) = -4\left(2s_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - 2z_2 \cdot P\right) \frac{ab^3}{r}$$

$$G_{8a}(28.6) = 6\left(2s_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - 2z_2 \cdot P\right) \frac{a^2 b^3}{r}$$

$$G_{8a}(9.14) = -4(q_2 - f_2 \cdot P) b$$

$$G_{8a}(11.14) = -4(q_2 - f_2 \cdot P) ab$$

$$G_{8a}(14.14) = -2\left(\frac{c_2}{r^3} + \frac{q_2}{r} + \frac{r_2}{r^4} + \frac{s_2}{r^2} + t_2 - \frac{f_2 \cdot P}{r}\right. \\ \left. - \frac{z_2 \cdot P}{r^2}\right) b$$

$$G_{8a}(16.14) = 4t_2 \cdot ab$$

$$G_{8a}(19.14) = -6t_2 \cdot a^2 \cdot b$$

$$G_{8a}(21.14) = 2\left(2s_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{3} - 2z_2 \cdot P\right) b$$

$$G_{8a}(25.14) = -4\left(2s_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{3} - 2z_2 \cdot P\right) ab$$

$$G_{8a}(27.14) = 6\left(2s_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{3} - 2z_2 \cdot P\right) a^2 \cdot b$$

$$G_{8a}(9.16) = 8(q_2 - f_2 \cdot P) ab$$

$$G_{8a}(11.16) = 8(q_2 - f_2 \cdot P) a^2 \cdot b$$

$$G_{8a}(14.16) = 4\left(\frac{c_2}{r^3} + \frac{q_2}{r} + \frac{r_2}{r^4} + \frac{s_2}{r^2} + t_2 - \frac{f_2 \cdot P}{r}\right. \\ \left. - \frac{z_2 \cdot P}{r^2}\right) ab$$

$$G_{8a}(16.16) = -8t_2 \cdot a^2 \cdot b$$

$$G_{8a}(19.16) = 12t_2 \cdot a^3 \cdot b$$

$$G_{8a}(21.16) = -4\left(2s_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{3} - 2z_2 \cdot P\right) ab$$

$$G_{8a}(25.16) = 8\left(2s_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{3} - 2z_2 \cdot P\right) a^2 \cdot b$$

$$G_{8a}(27.16) = -12(2S_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{3} - 2Z_2 \cdot P) a^3 \cdot b$$

$$G_{8a}(6.17) = -2(\frac{c_2}{r^3} + \frac{q_2}{r} + \frac{r_2}{r^4} + \frac{s_2}{r^2} + t_2 - \frac{f_2 \cdot P}{r} - \frac{Z_2 \cdot P}{r^2}) \frac{b^3}{3r}$$

$$G_{8a}(10.17) = 4(q_2 - f_2 \cdot P) b$$

$$G_{8a}(12.17) = 4(q_2 - f_2 \cdot P) ab$$

$$G_{8a}(17.17) = -2t_2 \cdot \frac{b^3}{3}$$

$$G_{8a}(20.17) = 4t_2 \cdot \frac{ab^3}{3}$$

$$G_{8a}(23.17) = -2t_2 \cdot a^2 \cdot b^3$$

$$G_{8a}(24.17) = 2(2S_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - 2Z_2 \cdot P) b^3$$

$$G_{8a}(26.17) = -4(2S_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - 2Z_2 \cdot P) ab^3$$

$$G_{8a}(28.17) = 6(2S_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - 2Z_2 \cdot P) a^2 \cdot b^3$$

$$G_{8a}(9.19) = -12(q_2 - f_2 \cdot P) a^2 \cdot b$$

$$G_{8a}(11.19) = -12(q_2 - f_2 \cdot P) a^3 \cdot b$$

$$G_{8a}(14.19) = -6(\frac{c_2}{r^3} + \frac{q_2}{r} + \frac{r_2}{r^4} + \frac{s_2}{r^2} + t_2 - \frac{f_2 \cdot P}{r} - \frac{Z_2 \cdot P}{r^2}) a^2 \cdot b$$

$$G_{8a}(16.19) = 12t_2 \cdot a^3 \cdot b$$

$$G_{8a}(19.19) = -18t_2 \cdot a^4 \cdot b$$

$$G_{8a}(21.19) = 6(2S_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{3} - 2Z_2 \cdot P) a^2 \cdot b$$

$$G_{8a}(25.19) = -12(2S_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{3} - 2Z_2 \cdot P) a^3 \cdot b$$

$$G_{8a}(27.19) = 18(2S_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{3} - 2Z_2 \cdot P) a^4 \cdot b$$

$$G_{8a}(6.20) = 4(\frac{c_2}{r^3} + \frac{q_2}{r} + \frac{r_2}{r^4} + \frac{S_2}{r^2} + t_2 - \frac{f_2 \cdot P}{r} - \frac{Z_2 \cdot P}{r^2}) \frac{ab^3}{3r}$$

$$G_{8a}(10.20) = -8(q_2 - f_2 \cdot P) ab$$

$$G_{8a}(12.20) = -8(q_2 - f_2 \cdot P) a^2 \cdot b$$

$$G_{8a}(17.20) = 4t_2 \cdot \frac{ab^3}{3}$$

$$G_{8a}(20.20) = -8t_2 \cdot \frac{a^2 \cdot b^3}{3}$$

$$G_{8a}(23.20) = 4t_2 \cdot a^3 \cdot b^3$$

$$G_{8a}(24.20) = -4(2S_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - 2Z_2 \cdot P) ab^3$$

$$G_{8a}(26.20) = 8(2S_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - 2Z_2 \cdot P) a^2 \cdot b^3$$

$$G_{8a}(28.20) = -12(2S_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - 2Z_2 \cdot P) a^3 \cdot b^3$$

$$G_{8a}(9.21) = -4(q_2 - f_2 \cdot P) \frac{b^3}{3}$$

$$G_{8a}(11.21) = -4(q_2 - f_2 \cdot P) \frac{ab^3}{3}$$

$$G_{8a}(14.21) = -2(\frac{c_2}{r^3} + \frac{q_2}{r} + \frac{r_2}{r^4} + \frac{s_2}{r^2} + t_2 - \frac{f_2 \cdot P}{r} - \frac{Z_2 \cdot P}{r^2}) \frac{b^3}{3}$$

$$G_{8a}(16.21) = 4t_2 \cdot \frac{ab^3}{3}$$

$$G_{8a}(19.21) = -2t_2 \cdot a^2 \cdot b^3$$

$$G_{8a}(21.21) = 2(\frac{2S_2}{3} - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2Z_2 \cdot P}{3}) b^3$$

$$G_{8a}(25.21) = -4(\frac{2S_2}{3} - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2Z_2 \cdot P}{3}) ab^3$$

$$G_{8a}(27.21) = 6(\frac{2S_2}{3} - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2Z_2 \cdot P}{3}) a^2 \cdot b^3$$

$$G_{8a}(6.23) = -2(\frac{c_2}{r^3} + \frac{q_2}{r} + \frac{r_2}{r^4} + \frac{s_2}{r^2} + t_2 - \frac{f_2 \cdot P}{r} - \frac{Z_2 \cdot P}{r^2}) \frac{a^2 \cdot b^3}{r}$$

$$G_{8a}(10.23) = 12(q_2 - f_2 \cdot P) a^2 \cdot b$$

$$G_{8a}(12.23) = 12(q_2 - f_2 \cdot P) a^3 \cdot b$$

$$G_{8a}(17.23) = -2t_2 \cdot a^2 \cdot b^3$$

$$G_{8a}(20.23) = 4t_2 \cdot a^3 \cdot b^3$$

$$G_{8a}(23.23) = -6t_2 \cdot a^4 \cdot b^3$$

$$G_{8a}(24.23) = 6(2s_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - 2Z_2 \cdot P) a^2 \cdot b^3$$

$$G_{8a}(26.23) = -12(2s_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - 2Z_2 \cdot P) a^3 \cdot b^3$$

$$G_{8a}(28.23) = 18(2s_2 - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - 2Z_2 \cdot P) a^4 \cdot b^3$$

$$G_{8a}(6.24) = -2(\frac{c_2}{r^3} + \frac{q_2}{r} + \frac{r_2}{r^4} + \frac{s_2}{r^2} + t_2 - \frac{f_2 \cdot P}{r} - \frac{Z_2 \cdot P}{r^2}) \frac{b^5}{5r}$$

$$G_{8a}(10.24) = 12(q_2 - f_2 \cdot P) \frac{b^3}{5}$$

$$G_{8a}(12.24) = 12(q_2 - f_2 \cdot P) \frac{ab^3}{5}$$

$$G_{8a}(17.24) = -2t_2 \cdot \frac{b^5}{5}$$

$$G_{8a}(20.24) = 4t_2 \cdot \frac{ab^5}{5}$$

$$G_{8a}(23.24) = -6t_2 \cdot \frac{a^2 \cdot b^5}{5}$$

$$G_{8a}(24.24) = 2(\frac{6s_2}{5} - \frac{t_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6Z_2 \cdot P}{5}) b^5$$

$$G_{8a}(26.24) = -4\left(\frac{6s_2}{5} - \frac{t_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6z_2 \cdot P}{5}\right) ab^5$$

$$G_{8a}(28.24) = 6\left(\frac{6s_2}{5} - \frac{t_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6z_2 \cdot P}{5}\right) a^2 \cdot b^5$$

$$G_{8a}(9.25) = 8(q_2 - f_2 \cdot P) \frac{ab^3}{3}$$

$$G_{8a}(11.25) = 8(q_2 - f_2 \cdot P) \frac{a^2 \cdot b^3}{3}$$

$$G_{8a}(14.25) = 4\left(\frac{c_2}{r^3} + \frac{q_2}{r} + \frac{r_2}{r^4} + \frac{s_2}{r^2} + t_2 - \frac{f_2 \cdot P}{r} - \frac{z_2 \cdot P}{r^2}\right) \frac{ab^3}{3}$$

$$G_{8a}(16.25) = -8t_2 \cdot \frac{a^2 \cdot b^3}{3}$$

$$G_{8a}(19.25) = 4t_2 \cdot a^3 \cdot b^3$$

$$G_{8a}(21.25) = -4\left(\frac{2s_2}{3} - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2z_2 \cdot P}{3}\right) ab^3$$

$$G_{8a}(25.25) = 8\left(\frac{2s_2}{3} - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2z_2 \cdot P}{3}\right) a^2 \cdot b^3$$

$$G_{8a}(27.25) = -12\left(\frac{2s_2}{3} - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2z_2 \cdot P}{3}\right) a^3 \cdot b^3$$

$$G_{8a}(6.26) = 4\left(\frac{c_2}{r^3} + \frac{q_2}{r} + \frac{r_2}{r^4} + \frac{s_2}{r^2} + t_2 - \frac{f_2 \cdot P}{r} - \frac{z_2 \cdot P}{r^2}\right) \frac{ab^5}{5r}$$

$$G_{8a}(10.26) = - 24(q_2 - f_2.P) \frac{ab^3}{5}$$

$$G_{8a}(12.26) = - 24(q_2 - f_2.P) \frac{a^2.b^3}{5}$$

$$G_{8a}(17.26) = 4t_2 \cdot \frac{ab^5}{5}$$

$$G_{8a}(20.26) = - 8t_2 \cdot \frac{a^2.b^5}{5}$$

$$G_{8a}(23.26) = 12t_2 \cdot \frac{a^3.b^5}{5}$$

$$G_{8a}(24.26) = - 4\left(\frac{6s_2}{5} - \frac{t_2.b^2}{7} - \frac{6z_2.P}{5}\right) ab^5$$

$$G_{8a}(26.26) = 8\left(\frac{6s_2}{5} - \frac{t_2.b^2}{7} - \frac{6z_2.P}{5}\right) a^2.b^5$$

$$G_{8a}(28.26) = - 12\left(\frac{6s_2}{5} - \frac{t_2.b^2}{7} - \frac{6z_2.P}{5}\right) a^3.b^5$$

$$G_{8a}(9.27) = - 4(q_2 - f_2.P) a^2.b^3$$

$$G_{8a}(11.27) = - 4(q_2 - f_2.P) a^3.b^3$$

$$G_{8a}(14.27) = - 2\left(\frac{c_2}{r^3} + \frac{q_2}{r} + \frac{r_2}{r^4} + \frac{s_2}{r^2} + t_2 - \frac{f_2.P}{r} - \frac{z_2.P}{r^2}\right) a^2.b^3$$

$$G_{8a}(16.27) = 4t_2.a^3.b^3$$

$$G_{8a}(19.27) = - 6t_2.a^4.b^3$$

$$G_{8a}(21.27) = 6\left(\frac{2S_2}{3} - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2Z_2 \cdot P}{3}\right) a^2 \cdot b^3$$

$$G_{8a}(25.27) = -12\left(\frac{2S_2}{3} - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2Z_2 \cdot P}{3}\right) a^3 \cdot b^3$$

$$G_{8a}(27.27) = 18\left(\frac{2S_2}{3} - \frac{t_2 \cdot b^2}{5} - \frac{2Z_2 \cdot P}{3}\right) a^4 b^3$$

$$G_{8a}(6.28) = -6\left(\frac{c_2}{r^3} + \frac{q_2}{r} + \frac{r_2}{r^4} + \frac{s_2}{r^2} + t_2 - \frac{f_2 \cdot P}{r} - \frac{Z_2 \cdot P}{r^2}\right) \frac{a^2 \cdot b^5}{5r}$$

$$G_{8a}(10.28) = 36(q_2 - f_2 \cdot P) \frac{a^2 \cdot b^3}{5}$$

$$G_{8a}(12.28) = 36(q_2 - f_2 \cdot P) \frac{a^3 \cdot b^3}{5}$$

$$G_{8a}(17.28) = -6t_2 \cdot \frac{a^2 \cdot b^5}{5}$$

$$G_{8a}(20.28) = 12t_2 \cdot \frac{a^3 \cdot b^5}{5}$$

$$G_{8a}(23.28) = -18t_2 \cdot \frac{a^4 \cdot b^5}{5}$$

$$G_{8a}(24.28) = 6\left(\frac{6S_2}{5} - \frac{t_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6Z_2 \cdot P}{5}\right) a^2 \cdot b^5$$

$$G_{8a}(26.28) = -12\left(\frac{6S_2}{5} - \frac{t_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6Z_2 \cdot P}{5}\right) a^3 \cdot b^5$$

$$G_{8a}(28.28) = 18\left(\frac{6S_2}{5} - \frac{t_2 \cdot b^2}{7} - \frac{6Z_2 \cdot P}{5}\right) a^4 \cdot b^5$$

5.6. ELEMANLARIN BİRLEŞTİRİLMESİ VE SİSTEMİN HESABI

Global sisteme geçiş biriktirme metodu ile yapılmıştır.

$$\delta^2 V = \{d_s\}^T \left\{ [K] + \lambda([N] + [Q] + [Q_1] + [Q_2] + [Q_3] + [Q_4] + [Q_5] + [Q_6] + [Q_7] + [Q_8]) \right\} \{d_s\} = 0 \quad (5.63)$$

[K] : Sistemin rijitlik matrisi

[N] : Sistemin geometrik yük matrisi

[Q] : Sistemin hidrostatik basınç yükünün matrisi

[Q_j] : Sistemin boyuna nervürün çizgisel yük matrisleri
(j=1,2,3,4)

[Q_i] : Sistemin dairesel nervürün çizgisel yük matrisleridir.
(i=5,6,7,8)

Her elemana [K], [N] ve [Q] matrisleri tesir etmektedir. Çizgisel yükler her elemana girmemekte, bu yüklerin tesir edişine göre elemanlar çeşitli gruba ayrılmaktadır.

Birinci grup elemanlarda sadece [K], [N] ve [Q] matrisleri vardır. İkinci grup elemanlarda [K], [N] ve [Q] matrisleri ile, dairesel nervürün $x=+a$ değerine tekabül eden [Q₅], [Q₆], [Q₇] ve [Q₈] matrisleri vardır. Üçüncü grup elemanlarda [K], [N] ve [Q] matrisleri ile, dairesel nervürün $x=-a$ değerine tekabül eden [Q_{5a}], [Q_{6a}], [Q_{7a}], [Q_{8a}] matrisleri vardır. Dördüncü grup elemanlarda [K], [N] ve [Q] matrisleri ile $y=-b$

değerine tekabül eden $[Q_{1a}]$, $[Q_{2a}]$, $[Q_{3a}]$ ve $[Q_{4a}]$ matrisleri vardır. Beşinci grup elemanlarda $[K]$, $[N]$ ve $[Q]$ matrisleri ile $y=-b$ değerine tekabül eden $[Q_{1a}]$, $[Q_{2a}]$, $[Q_{3a}]$ ve $[Q_{4a}]$ matrisleri, $x=+a$ değerine tekabül eden $[Q_5]$, $[Q_6]$, $[Q_7]$, ve $[Q_8]$ matrisleri vardır. Altıncı grup elemanlarda $[K]$, $[N]$ ve $[Q]$ matrisleri ile $y=-b$ değerine tekabül eden $[Q_{1a}]$, $[Q_{2a}]$, $[Q_{3a}]$ ve $[Q_{4a}]$ matrisleri, $x=-a$ değerine tekabül eden $[Q_{5a}]$, $[Q_{6a}]$, $[Q_{7a}]$ ve $[Q_{8a}]$ matrisleri vardır. Yedinci grup elemanda $[K]$, $[N]$ ve $[Q]$ matrisleri ile $y=+b$ değerine tekabül eden $[Q_1]$, $[Q_2]$, $[Q_3]$ ve $[Q_4]$ matrisleri vardır. Sekizinci grup elemanda $[K]$, $[N]$ ve $[Q]$ matrisleri ile $x=+a$ değerine tekabül eden $[Q_5]$, $[Q_6]$, $[Q_7]$ ve $[Q_8]$ matrisleri, $y=+b$ değerine tekabül eden $[Q_1]$, $[Q_2]$, $[Q_3]$ ve $[Q_4]$ matrisleri vardır. Dokuzuncu grup elemanlarda ise $[K]$, $[N]$ ve $[Q]$ matrisleri ile $x=-a$ değerine tekabül eden $[Q_{5a}]$, $[Q_{6a}]$, $[Q_{7a}]$ ve $[Q_{8a}]$ matrisleri, $y=+b$ değerine tekabül eden $[Q_1]$, $[Q_2]$, $[Q_3]$ ve $[Q_4]$ matrisleri vardır.

Elde edilen denklem takımına problemin sınır şartları konur.

Sistemin ilk konumunun kararsız hale gelmesi ve $\{d_s\} = 0$ dan farklı kararlı bir başka denge konumunun bulunması için yukardaki denklem takımının katsayılar (Δ) determinantının sıfır olmasını gerektirir. (Δ) determinantını sıfır yapan yük kritik yüküdür. Bisection metodu ile hesaplanır.

TABLO : 25

Eleman TİPİ	[K] [N] [Q]	Boyuna Nervür [Q ₁] [Q ₂] [Q ₃] [Q ₄]	Dairesel Nervür [Q ₅] [Q ₆] [Q ₇] [Q ₈]
1	[K] [N] [Q]	—	—
2	[K] [N] [Q]	—	[Q ₅] [Q ₆] [Q ₇] [Q ₈] (a,b)
3	[K] [N] [Q]	—	[Q ₅] [Q ₆] [Q ₇] [Q ₈] (-a,b)
4	[K] [N] [Q]	[Q ₁] [Q ₂] [Q ₃] [Q ₄] (a,-b)	—
5	[K] [N] [Q]	[Q ₁] [Q ₂] [Q ₃] [Q ₄] (a,-b)	[Q ₅] [Q ₆] [Q ₇] [Q ₈] (a,b)
6	[K] [N] [Q]	[Q ₁] [Q ₂] [Q ₃] [Q ₄] (a,-b)	[Q ₅] [Q ₆] [Q ₇] [Q ₈] (-a,b)
7	[K] [N] [Q]	[Q ₁] [Q ₂] [Q ₃] [Q ₄] (a, b)	—
8	[K] [N] [Q]	[Q ₁] [Q ₂] [Q ₃] [Q ₄] (a, b)	[Q ₅] [Q ₆] [Q ₇] [Q ₈] (a,b)
9	[K] [N] [Q]	[Q ₁] [Q ₂] [Q ₃] [Q ₄] (a, b)	[Q ₅] [Q ₆] [Q ₇] [Q ₈] (-a,b)

BÖLÜM - 6

ELEKTRONİK HESAP MAKİNASI PROGRAMLARI

6.1. GENEL BİLGİLER

Önceki bölümlerde anlatılan iki doğrultuda nervürlü dairesel silindirik kabukların, tek eğrilikli dikdörtgen sonlu eleman kullanarak, sonlu elemanlar metodu ile stabilite hesabı için bir elektronik hesap makinası programı hazırlanmış ve FORTRAN IV dilinde kodlandırılmıştır. Program uygulaması için Burroughs 3700 elektronik hesap makinası kullanılmıştır.

Programı, makinanın hafızasına sığdırabilmek için segment ve ekivalans olanaklarından yararlanılmış ve böylece 487 KD ile sınırda kalınmıştır. Bilindiği gibi makinanın pratik olarak işlemde ayırdığı hafıza 490 KD civarındadır.

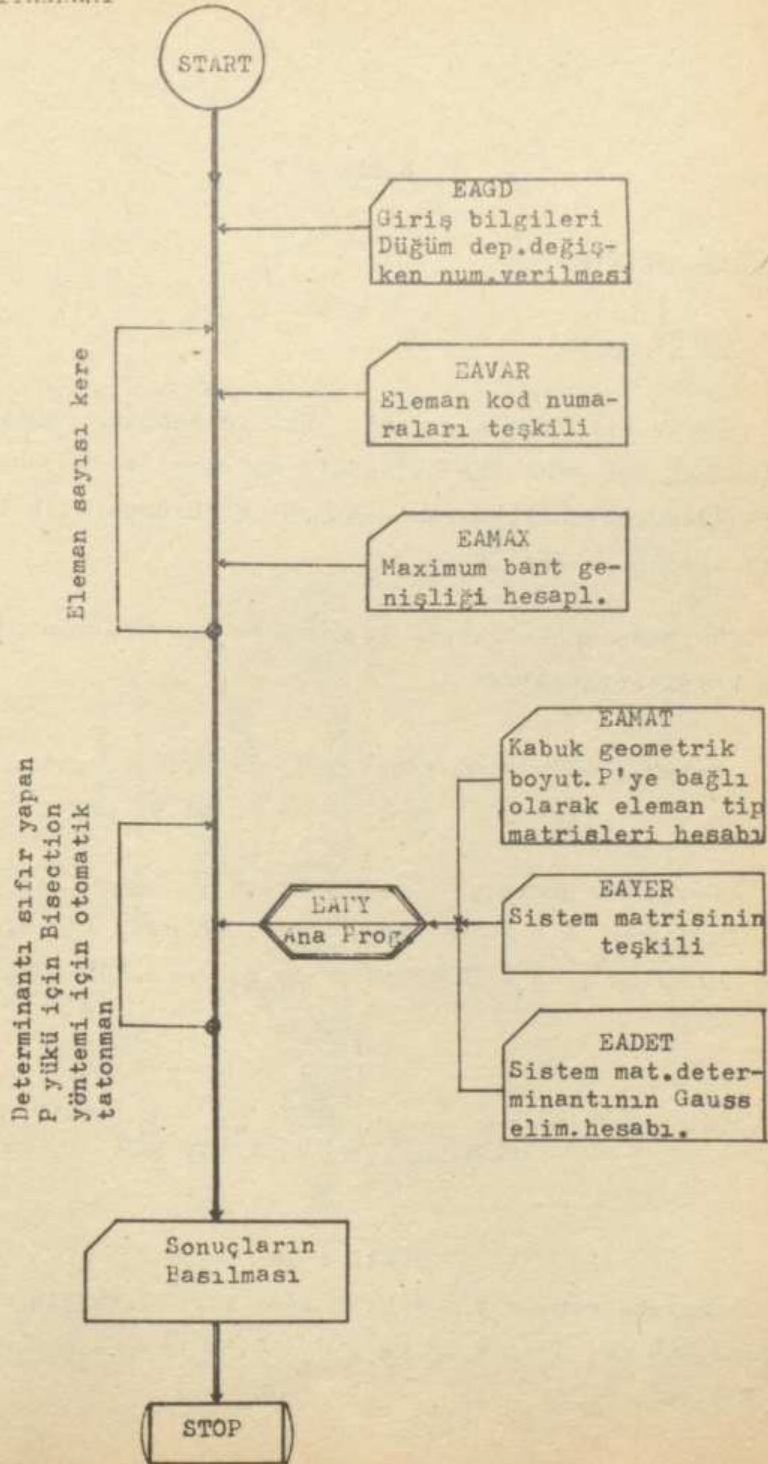
Programda kullandığımız invers programı, inversi alınacak matrisin köşegenleri üzerinde çok zayıf veya sıfır terimleri olması halinde de geçerli olmaktadır. Bizim problemimizde de matrisimiz bu karakterdedir. Problemimizin sistem rijitlik matrisi simetrik olmayan bant genişliğine sahip olduğundan Gauss eliminasyonu na dayanan genel bir program hazırlanmış ve diske yazılmıştır. Determinantı sıfır yapan kritik değeri kullanmak için, Bisection tatonman programı kullanılmıştır.

6.2. PROGRAMIN KULLANMA ALANI

Hazırlanan program değişik yük ve sınır şartlarını da içerecek şekilde, aşağıdaki durumlara uygulanabilir.

- İki yönde ayırık nervürlü silindirik kabukların stabilite hesabında
- İki yönde sık nervürlü silindirik kabukların stabilite hesabında
- Tek yönde (sık veya ayırık) nervürlü silindirik kabukların stabilite hesabında
- Nervürsüz, izotrop, silindirik kabuk stabilite hesabında
- Yukarıdaki tüm sıkları içerecek biçimde plak stabilite hesabında
- Bazı alt programları iptal edip, bir alt program ilavesiyle, izotrop veya ortotrop silindirik kabukların statik hesaplarında

6.3. AKIŞ DİYAGRAMI



BÖLÜM - 7

SAYISAL ÖRNEKLER

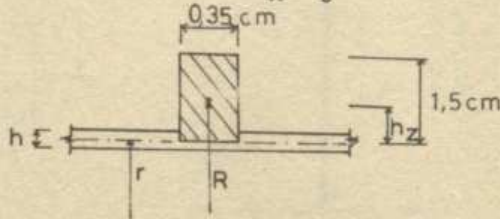
ÖRNEK : 1

Kabuk karakteristikleri, yükü ve aşağıda şekli görülen iki ucu ankastre mesnetli, dairesel ve boyuna nervürlü dairesel silindirik kabuğun P hidrostatik basınç yükü altında stabilite hesabı.

Malzeme özellikleri, kabuğun ve nervürlerin geometrik karakteristikleri :

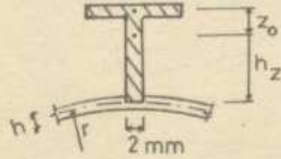
$$\begin{aligned} \text{Kabuk ; } E &= 2100 \text{ t/cm}^2, & \nu &= 0.167, & h &= 0.2 \text{ cm} \\ r &= 20.1 \text{ cm}, & L &= 61.95 \text{ cm}. \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \text{Dairesel nervür, } E &= 2100 \text{ t/cm}^2, & \nu &= 0.167, \\ h_z &= 0.75 \text{ cm}, & R &= 20.85 \text{ cm}, & J_x &= 0.098 \text{ cm}^4, & J_z &= 0.005 \text{ cm}^4, \\ J_d &= 0.021 \text{ cm}^4, & A_t &= 0.52 \text{ cm}^2, & \left(\frac{I_o}{A}\right)_t &= 0.198 \text{ cm}^2. \end{aligned}$$

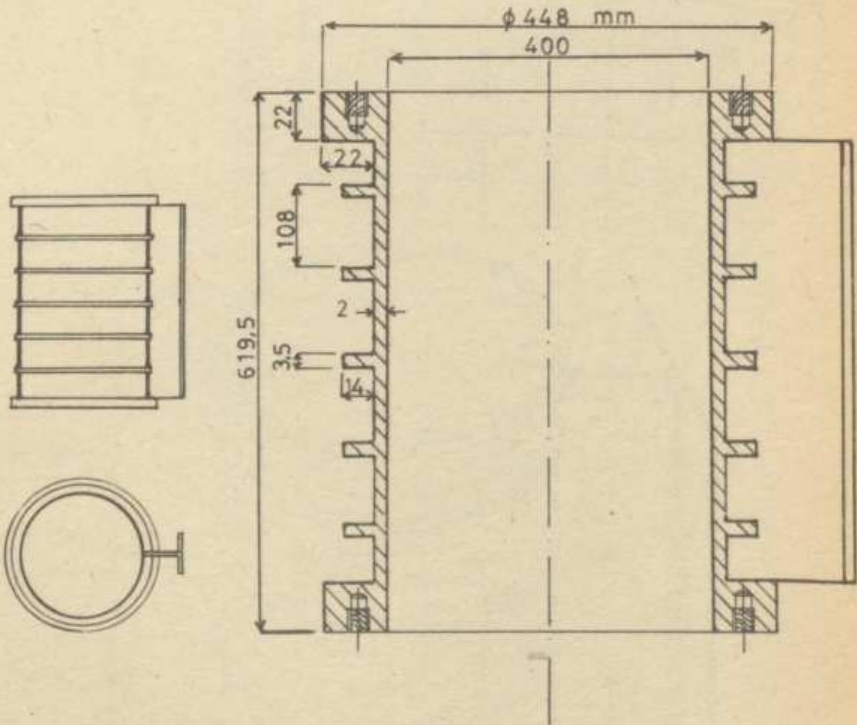


ŞEKİL : 14

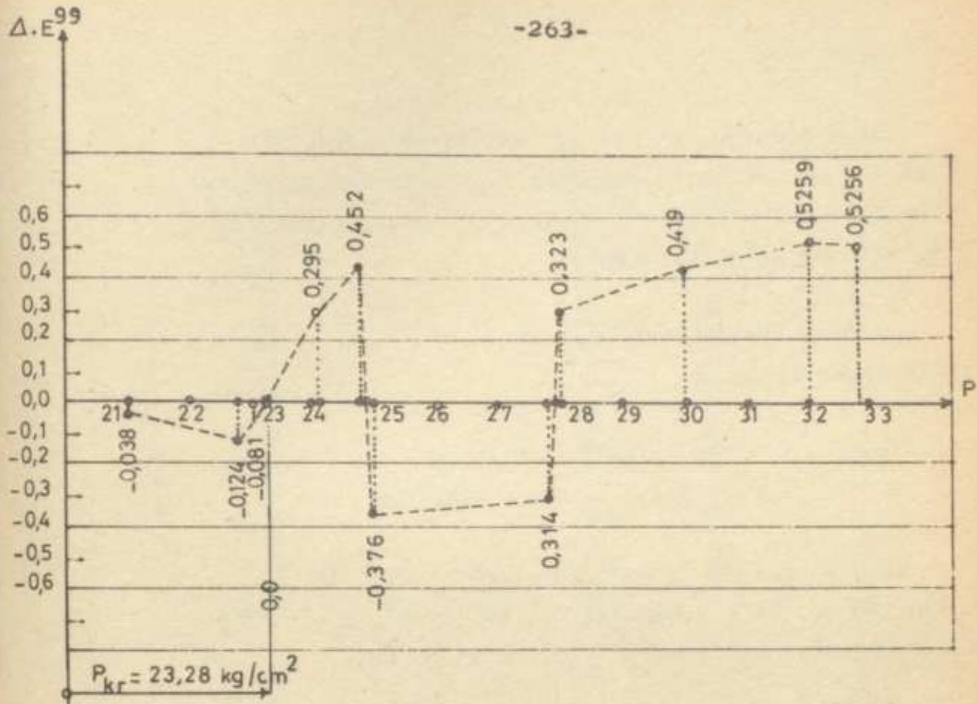
$$\begin{aligned} \text{Boyuna nervür ; } E &= 2100 \text{ t/cm}^2, & \nu &= 0.167, & h_z &= 6.135 \text{ cm}, \\ z_o &= 2.465 \text{ cm}, & J_y &= 24.18 \text{ cm}^4, & J_z &= 4.58 \text{ cm}^4, & J_d &= 0.04 \text{ cm}^4, \\ A_s &= 3 \text{ cm}^2, & \left(\frac{I_o}{A}\right)_s &= 15.66 \text{ cm}^2 \end{aligned}$$



Seçilen eleman boyutları ; $a = 1.8\text{ cm}$, $b = 7.89\text{ cm}$.
 $\theta = 22^{\circ}31'$.



ŞEKİL : 15



P ton / cm ²	Δ Determinant değerleri	Modlar
0,0210	-0,038364 * E ⁹⁹	
0,0228	-0,124724 "	
0,0230	-0,081883 "	
P=0,02328	0,000000	1. MOD
0,0241	+0,295648 "	
0,02475	+0,452398 "	
0,02485	0,000000	2. MOD
0,0250	-0,376299 "	
0,0278	-0,314414 "	
0,02790	0,000000	3. MOD
0,028	+0,323129 "	
0,030	+0,419959 "	
0,032	+0,525907 "	
0,0328	+0,525617 "	
MUKAYESE	DENEY SONUCU	P _{kr} = 0,0228

Sonlu elemanlar ile bulduğumuz P_{kr} değeri 23.28 Kg/cm².dir.
Deney sonucu [13] literatüründe bulunan P_{kr} değeri 22.8 Kg/cm²
dir. Sonuç % 2.1 yaklaşıklıkla ve emniyetli tarafta kalarak
bulunmuştur.

ÖRNEK : 2

Kabuk karakteristikleri, yükü ve aşağıda şekli görülen iki ucu ankastre mesnetli, dairesel ve boyuna nervürlü dairesel silindirik kabuğun P hidrostatik basınç yükü altında stabilite hesabı.

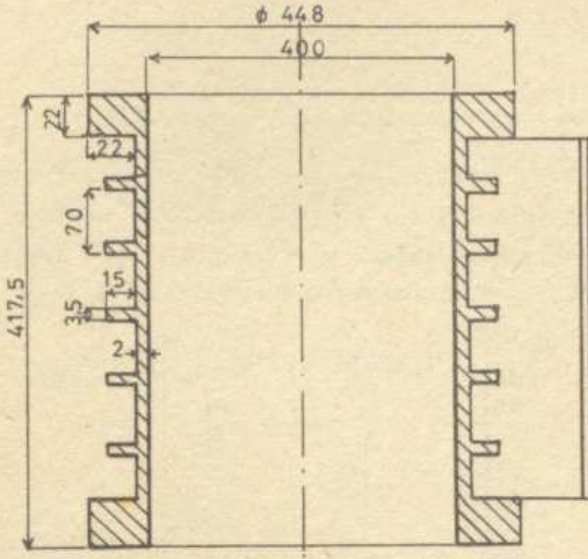
Malzeme özellikleri, kabuğun ve nervürlerin geometrik karakteristikleri ;

$$\begin{aligned} \text{Kabuk ; } E &= 2100 \text{ t/cm}^2, \quad \nu = 0.167, \quad h = 0.2 \text{ cm.} \\ r &= 20.1 \text{ cm.} \quad L = 41.75 \text{ cm,} \end{aligned}$$

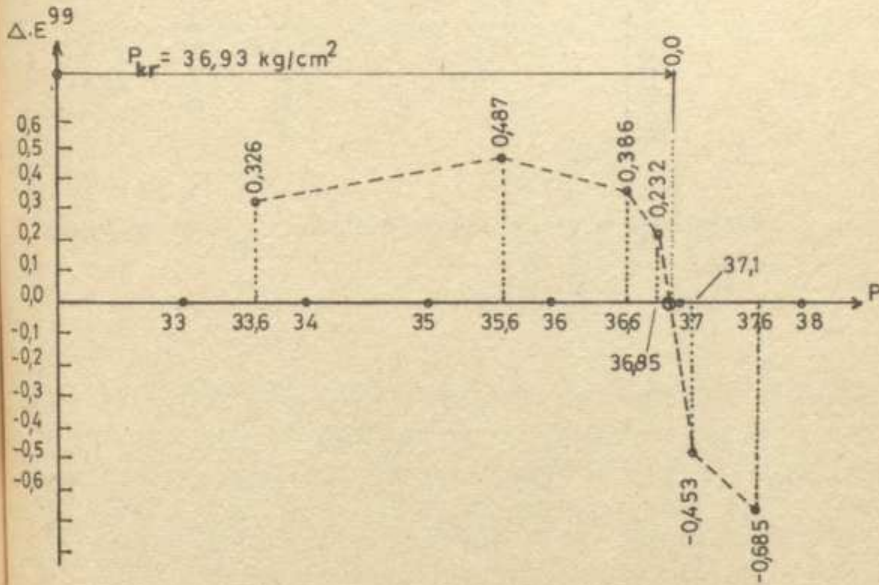
$$\begin{aligned} \text{Boyuna nervür ; } E &= 2100 \text{ t/cm}^2, \quad \nu = 0.167, \\ h_z &= 6.135 \text{ cm,} \quad z_o = 2.465 \text{ cm,} \quad J_y = 24.18 \text{ cm}^4, \quad J_z = 4.58 \text{ cm}^4, \\ J_d &= 0.04 \text{ cm}^4, \quad A_s = 3 \text{ cm}^2, \quad \left(\frac{I_o}{A}\right)_s = 15.66 \text{ cm}^2. \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \text{Dairesel nervür ; } E &= 2100 \text{ t/cm}^2, \quad \nu = 0.167, \\ h_z &= 0.8 \text{ cm,} \quad R = 20.9 \text{ cm,} \quad J_{x_2} = 0.1195 \text{ cm}^4, \quad J_z = 0.0057 \text{ cm}^4, \\ J_d &= 0.0229 \text{ cm}^4, \quad A_t = 0.56 \text{ cm}^2, \quad \left(\frac{I_o}{A}\right)_t = 0.2235 \text{ cm}^2. \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \text{Seçilen eleman boyutları : } a &= 1.167 \text{ cm,} \quad b = 7.89 \text{ cm,} \\ \theta &= 22^\circ 30'. \end{aligned}$$



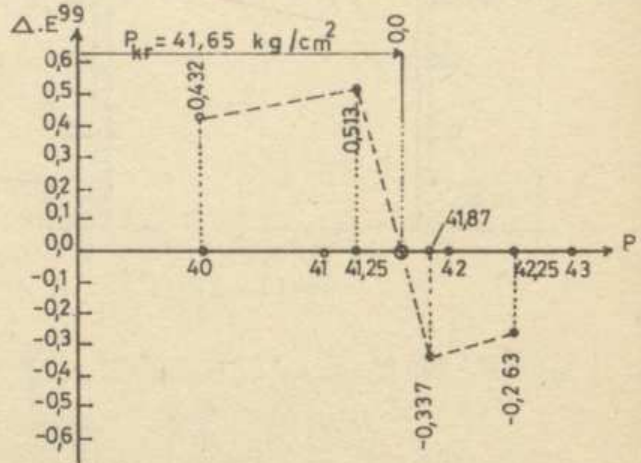
Şekil: 17



Sonlu elemanlarla bulduğumuz $P_{kr} = 36.93 \text{ Kg/cm}^2$. Deney[13] sonucu bulunan $P_{kr} = 33.6 \text{ Kg/cm}^2$ dir.

ÖRNEK : 3

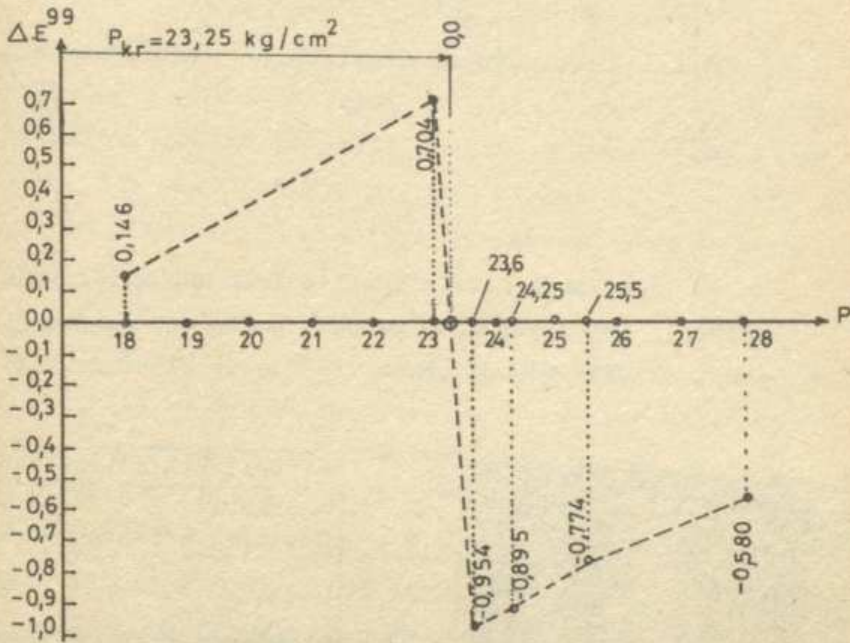
Birinci örnekteki veriler aynen alınmıştır. Yalnızca elemanın a boyutu, $a = 0.831$ cm.dir. Böylece silindirin boyu kısaltılmış nervürler daha sık aralıkla alınmıştır. Sonuçlar aşağıdadır. Silindirin boyu $L = 31$ cm.



Sonlu elemanlar metoduyla bulunan $P_{kr} = 41.65$ Kg/cm² dir.

ÖRNEK : 4

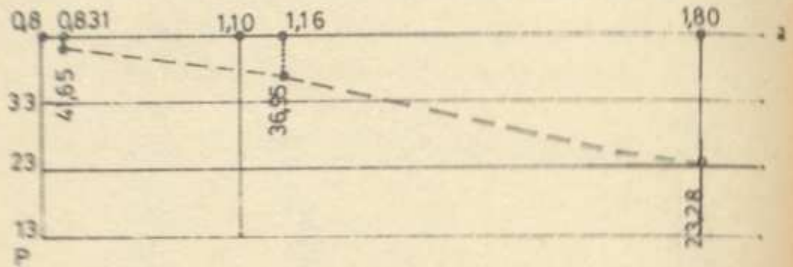
Birinci örneğin verileri aynen alınmış olup yalnızca boyuna nervür kaldırılmış ve dairesel nervürlü hal çözülmüştür. Sonuçlar aşağıdadır.



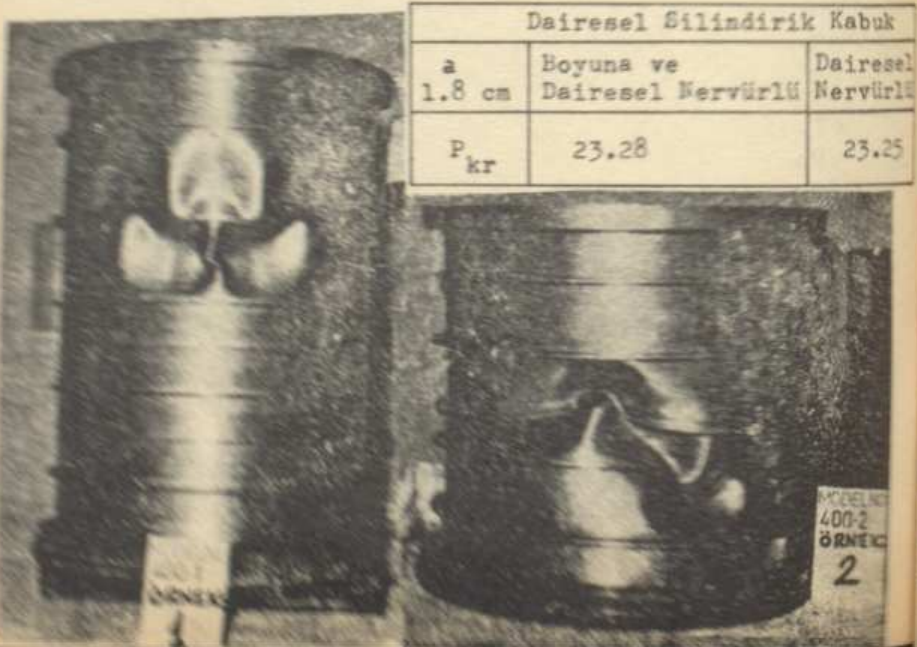
1. Problemdeki silindirin boyuna nervürü kaldırıldığında yani sadece dairesel nervürler halinde P_{kr} değeri 23.25 Kg/cm^2 olmaktadır. Bu birinci problemde ki hale çok yakın bir değerdir. ($P_{kr} = 23.28 \text{ Kg/cm}^2$) .

Örneklerle ilgili Notlar :

L'nin değerlerine bağlı olarak, P_{kr} aldığı değerler aşağıda görülmektedir. Bundan, L'nin artış oranından daha küçük bir oranda, P_{kr} yüklerinin azaldığı sonucu çıkmaktadır.



İki yönde nervürlü silindirik kabuk ile yalnızca dairesel yönde nervürlü kabuğun sonuçları aşağıdadır. Ancak örnekte boyuna yönde tek nervür alındığı hatırlanmalıdır.



SONUÇLAR

Dairesel ve boyuna doğrultuda ayırık nervürlü, orthotrop daireysel silindirik kabukların sonlu elemanlar metodu ile genel stabilite gözlemleri ve uygulamaları yapılmış, elde edilen sonuçlar aşağıda kısaca anlatılmıştır.

1) Boyuna ve daireysel doğrultuda ayırık nervürlü daireysel silindirik kabuğun stabilitesinin genel çözümü nervürleri elastik mesnetli olarak ve nervürlerden gelen yükleri çizgisel yük olarak alıp kabuğa vererek, ilk defa sonlu elemanlar yöntemiyle bu çalışmanın kapsamı içinde yapılmıştır.

2) Elastik mesnetli olarak gözönüne alınan nervürlerin etkisi en hassas bir şekilde hesaplara ithal edilmiştir. Bunun için boyuna ve daireysel nervürler münferit elemanlar olarak ele alınmıştır. Her nervürden kabuğa gelen tenirler en genel şekilde yani, q_x , q_y , q_z ve m çizgisel yükleri olarak alınmıştır. Böylece kabuğa gelen dış yüklerin yanısıra dört boyuna, dört daireysel nervürden olmak üzere nervürlerin gözönüne alınan elemandaki durumuna göre pozitif ve negatif değerlerini de kapsayacak şekilde 16 çizgisel yük matrisi hesaplara ithal edilmiştir. Hidrostatik basınç yükü, kabuk basık olmadığından sıfır kabul edilmeyip, rijitlik matrisi ve geometrik yük matrisi yanında dış yük matrisi olarak gözönüne alınmış ve bu üç matris 16 çizgisel yük matrisiyle beraber hesaplara ithal edilmiş olduğundan toplam 19 matris oluşmuş ve sonuçlar deney neticelerine çok yakın bulunmuştur.

3) Sonlu elemanlar metoduyla problemin çözümüne girmeden önce tek eğrilikli dikdörtgen eleman için literatürde seçilen deplasman fonksiyonu, yeni terimler ilâvesiyle geliştirilmiştir. Seçilen deplasman fonksiyonları rijit yer değiştirme ve sabit deformasyon kriterlerini sağlamaktadır. Bu yeni deplasman fonksiyonları sonuçların hassasiyetini arttırmakta yararlı olmuştur.

4) Problemimizde mühendislik alanında çok az rastlanan ve literatürde bulunmayan bir durumla karşılaşılmış, sistem rijitlik matrisinin simetrik olmayan bir bant genişliğine sahip olduğu görülmüştür. Böyle bir sistemin çözümü için yeni bir program geliştirilmiş ve uygulanmıştır [26]

5) lineer denklem takımının katsayılar determinantını sıfır yapan kritik yükü bulmak için çok hızlı ve presizyonlu yakınsama özelliği olan Bisection metodundan yararlanılmış ve uygulanmıştır.

6) Nümerik çözümler deney sonuçlarına % 2 civarında yakın çıkmıştır. Bu arada aynı bir kabukta dairesel nervür aralari belli oranda artırılınca kritik yükün daha küçük bir oranda azaldığı görülmüştür.

7) Dairesel nervürlere ve sadece bir tane boyuna nervüre sahip silindirik kabukta bulunan Pkr yükü ile, boyuna nervür kaldırıldığı takdirde aynı silindirik kabuktaki Pkr yükünün birbirlerine çok yakın olduğu görülmüştür.

8) Problemin çözümü için genel bir elektronik hesap programı hazırlanmıştır. Problem ele alınırken ve ara adımlarında hesaplar genel olarak düzenlenmiştir. Böylece, iki istikamette nervürlü veya tek doğrultuda nervürlü ya da nervürsüz izotrop, orthotrop silindirik kabukların çözümleri sadece datalarda yapılacak değişikliklerle sağlanmıştır. Aynı program plak içinde uygulanabilir.

I. EK

I.1. NONLINEER STABİLİTE PROBLEMİNİN ENERJETİK FORMÜLASYONU :

Rijit cisimler mekanikğinde nonlinearite problemi iki ana kola ayrılmıştır. Biri malzeme veya fiziksel nonlinearite, diğeri büyük deplasman veya geometrik nonlinearite. Malzeme bakımından nonlinearite malzemenin deformasyon gerilme kanununa yani elâstisite kanunlarına bağlıdır. Geometrik nonlinearite deplasmanların derecesine bağlıdır. Öyleki, büyük deplasman durumunda, küçük deplasmanlar için geçerli olan deformasyon-deplasman bağıntıları artık geçerli değildir.

Meselâ, düzlem deformasyon için lineer deformasyon-deplasman bağıntısı :

$$\begin{Bmatrix} \epsilon_x \\ \epsilon_y \\ \gamma_{xy} \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} \frac{\partial u}{\partial x} \\ \frac{\partial v}{\partial y} \\ \frac{\partial u}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial x} \end{Bmatrix} \quad (1)$$

Nonlinear deformasyon-deplasman bağıntısı ise aşağıdaki gibidir.

$$\begin{Bmatrix} \epsilon_x \\ \epsilon_y \\ \gamma_{xy} \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} \frac{\partial u}{\partial x} + \frac{1}{2} \left[\left(\frac{\partial u}{\partial x} \right)^2 + \left(\frac{\partial v}{\partial x} \right)^2 + \left(\frac{\partial w}{\partial x} \right)^2 \right] \\ \frac{\partial v}{\partial y} + \frac{1}{2} \left[\left(\frac{\partial u}{\partial y} \right)^2 + \left(\frac{\partial v}{\partial y} \right)^2 + \left(\frac{\partial w}{\partial y} \right)^2 \right] \\ \frac{\partial u}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial x} + \frac{\partial u}{\partial x} \frac{\partial v}{\partial y} + \left(\frac{\partial v}{\partial x} \frac{\partial v}{\partial y} + \frac{\partial w}{\partial x} \frac{\partial w}{\partial y} \right) \end{Bmatrix} \quad (2)$$

Bu bağıntılar deplasman bileşenlerinin büyüklüklerine göre basitleştirilebilirler. Kögeli parantez içindeki ilk iki terim üçüncünün yanında terkedilebilir. Geometrik nonlineerite ince veya narin yapılarda, fiziksel nonlineerite ise masif elemanlarda görülür. İki tip nonlineeriteyi aynı zamanda gösteren yapılara da sık sık rastlanır. O halde bir yapı için 4 tipten bahsedebiliriz.

- 1) Geometrik olarak ve fiziksel olarak lineer durum.
- 2) Geometrik olarak nonlineer ve fiziksel olarak lineer durum,
- 3) Geometrik olarak lineer ve fiziksel olarak nonlineer durum,
- 4) Geometrik olarak nonlineer ve fiziksel olarak nonlineer durum.

Biz burada geometrik olarak nonlineer ve fiziksel olarak lineer durumu inceleyeceğiz.

1.2. NONLINEER DEFORMASYON-DEPLASMAN BAĞINTILARI

Nonlineer deformaasyon-deplasman bağıntıları, basık olmayan dairesel silindirik kabuk için aşağıdaki şekildedir.

$$\left\{ \varepsilon \right\} = \begin{Bmatrix} \varepsilon_x \\ \varepsilon_y \\ \gamma_{xy} \\ K_x \\ K_y \\ 2K_{xy} \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} \frac{\partial u}{\partial x} \\ \frac{\partial v}{\partial y} + \frac{w}{r} \\ \frac{\partial u}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial x} \\ -\frac{\partial^2 w}{\partial x^2} \\ \frac{\partial v}{r \partial y} - \frac{\partial^2 w}{\partial y^2} \\ \frac{2 \partial v}{r \partial x} - \frac{2 \partial^2 w}{\partial x \partial y} \end{Bmatrix} + \begin{Bmatrix} \frac{1}{2} \left(-\frac{\partial w}{\partial x} \right)^2 \\ \frac{1}{2} \left(\frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y} \right)^2 \\ \left(-\frac{\partial w}{\partial x} \right) \left(\frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y} \right) \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} \varepsilon_o^M \\ \kappa^b \end{Bmatrix} + \begin{Bmatrix} \varepsilon_L^M \\ 0 \end{Bmatrix} \quad (3)$$

Burada membran deformasyon-deplasman bağıntıları ;

$$\varepsilon^M = \varepsilon_o^M + \varepsilon_L^M$$

(linear)(Nonlinear)

$$\left\{ \varepsilon_o^M \right\} = \begin{Bmatrix} \frac{\partial u}{\partial x} \\ \frac{\partial v}{\partial y} + \frac{w}{r} \\ \frac{\partial u}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial x} \end{Bmatrix} \quad (4)$$

$$\left\{ \varepsilon_L^M \right\} = \begin{Bmatrix} \frac{1}{2} \left(-\frac{\partial w}{\partial x} \right)^2 \\ \frac{1}{2} \left(\frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y} \right)^2 \\ \left(-\frac{\partial w}{\partial x} \right) \left(\frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y} \right) \end{Bmatrix} \quad (5)$$

Eğilme deformasyon-deplasman bağıntıları ise ;

$$\{K^b\} = \begin{Bmatrix} -\frac{\partial^2 w}{\partial x^2} \\ \frac{\partial v}{r \partial y} - \frac{\partial^2 w}{\partial y^2} \\ \frac{\partial v}{r \partial x} - \frac{\partial^2 w}{\partial x \partial y} \end{Bmatrix} \quad (6)$$

1.3. TOPLAM POTANSİYEL ENERJİNİN İKİNCİ VARYASYONU

Mambran Potansiyeli :

$$U_M = \frac{1}{2} \iiint_V \{ \epsilon^M \}^T \{ \epsilon \} dx dy dz \quad (7)$$

$$\{N\} = \begin{Bmatrix} N_{xo} \\ N_{yo} \\ N_{xya} \end{Bmatrix} = \int_{-\frac{h}{2}}^{\frac{h}{2}} \sigma dz = h [D] \{ \epsilon^M \} = [D_M] \{ \epsilon^M \} \quad (8)$$

(8) denklemini (7) de yerine koyarsak ;

$$U_M = \frac{1}{2} \iint \{ \epsilon^M \}^T \{ N \} dx dy \quad (9)$$

$$[D] = \frac{E}{1-\nu^2} \begin{bmatrix} 1 & \nu & 0 \\ \nu & 1 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{1-\nu}{2} \end{bmatrix} ; [D_M] = \frac{E \cdot h}{1-\nu^2} \begin{bmatrix} 1 & \nu & 0 \\ \nu & 1 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{1-\nu}{2} \end{bmatrix}$$

Eğilme Potansiyeli :

$$U_b = \frac{1}{2} \iint_V \{ K^b \} [D_b] \{ K^b \} dx dy \quad (10)$$

$$\{M\} = [D_b] \{K^b\} \quad (11)$$

(11) denklemini (10) da yerine koyarsak ;

$$U_b = \frac{1}{2} \iint \{K^b\}^T \{M\} dx \cdot dy \quad (12)$$

elde edilir. Burada ;

$$[D_b] = \frac{E h^3}{12(1-\nu^2)} \begin{bmatrix} 1 & \nu & 0 \\ \nu & 1 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{1-\nu}{2} \end{bmatrix}$$

Şekil değiştirme enerjisi :

$$U = U_M + U_b$$

$$U = \frac{1}{2} \iint \{\varepsilon^M\}^T \{N\} dx \cdot dy + \frac{1}{2} \iint \{K^b\}^T \{M\} dx \cdot dy \quad (13)$$

Şekil değiştirme enerjisinin ikinci varyasyonunu alırsak;

$$\begin{aligned} \delta^2 U &= \iint \{\delta^2 \varepsilon^M\}^T \{N\} dx \cdot dy + \iint \{\delta \varepsilon^M\}^T \{\delta N\} dx \cdot dy + \\ &\quad \iint \{\delta^2 K^b\}^T \{M\} dx \cdot dy + \iint \{\delta K^b\}^T \{\delta M\} dx \cdot dy \end{aligned} \quad (14)$$

$$\text{Burada } \varepsilon^M = \varepsilon_o^M + \varepsilon_L^M \quad (15)$$

(lineer) (nonlineer)

$$\{\delta^2 \varepsilon_o^M\} = \{\delta^2 K^b\} = 0 \quad (16)$$

$\{\varepsilon_o^M\}$ ve $\{K^b\}$; küçük deplasmanlar için geçerli olan lineer deformasyon-deplasman bağıntılarıdır. $\{\varepsilon_L^M\}$ ise büyük deplasmanlara bağlıdır. O halde (15) den aşağıdaki değer elde edilir.

$$\{\delta^2 \varepsilon^M\} = \{\delta^2 \varepsilon_o^M\} + \{\delta^2 \varepsilon_L^M\} = \{\delta^2 \varepsilon_L^M\} \quad (17)$$

(16) ve (17) denklemlerini (14) denkleminde yerlerine koyarsak ;

$$\delta^2 U = \iint \{\delta^2 \varepsilon_L^M\}^T \{N\} dx dy + \iint \{\delta \varepsilon_L^M\}^T \{\delta N\} dx dy + \iint \{\delta K^b\}^T \{\delta M\} dx dy \quad (18)$$

$\{N\}$ ve $\{M\}$ değerleri yerine (18) ve (11) değerlerini koyarsak ;

$$\delta^2 U = \iint \{\delta^2 \varepsilon_L^M\}^T [D_M] \{\varepsilon^M\} dx dy + \iint \{\delta \varepsilon_L^M\}^T [D_M] \{\delta \varepsilon^M\} dx dy + \iint \{\delta K^b\}^T [D_b] \{\delta K^b\} dx dy \quad (19)$$

Nonlinear membran deformasyon-deplasman bağıntısının birinci ve ikinci varyasyonu ;

$$\{\varepsilon_L^M\} = \begin{Bmatrix} \frac{1}{2} \left(-\frac{\partial w}{\partial x} \right)^2 \\ \frac{1}{2} \left(\frac{y}{r} - \frac{\partial w}{\partial y} \right)^2 \\ \left(-\frac{\partial w}{\partial x} \right) \left(\frac{y}{r} - \frac{\partial w}{\partial y} \right) \end{Bmatrix} = \frac{1}{2} \begin{bmatrix} -\frac{\partial w}{\partial x} & 0 \\ 0 & \frac{y}{r} - \frac{\partial w}{\partial y} \\ \frac{y}{r} - \frac{\partial w}{\partial y} & -\frac{\partial w}{\partial x} \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} -\frac{\partial w}{\partial x} \\ \frac{y}{r} - \frac{\partial w}{\partial y} \\ \frac{y}{r} - \frac{\partial w}{\partial y} \end{Bmatrix} \quad (20)$$

$$[A] = \begin{bmatrix} -\frac{\partial w}{\partial x} & 0 \\ 0 & \frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y} \\ \frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y} & -\frac{\partial w}{\partial x} \end{bmatrix} = [A_1] \{a\} \quad (21)$$

Burada ; $\{a\} = [B] \{d\}$ 'dir.

$$[A] = [A_1] [B] \{d\} \quad (22)$$

$$\{\theta\} = \begin{Bmatrix} -\frac{\partial w}{\partial x} \\ \frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y} \end{Bmatrix} = [G] \{a\} \quad (23)$$

$$\{\theta\} = [G] [B] \{d\} \quad (24)$$

$\{d\}$ elemanın düğüm noktası deplasman parametrelerini gösterir.

Nonlineer membran deformasyonunun birinci varyasyonunu alırsak ;

$$\{\delta \xi_L^M\} = \delta \begin{Bmatrix} \frac{1}{2} \left(-\frac{\partial w}{\partial x} \right)^2 \\ \frac{1}{2} \left(\frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y} \right)^2 \\ \left(-\frac{\partial w}{\partial x} \right) \left(\frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y} \right) \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} -\frac{\partial w}{\partial x} \delta \left(-\frac{\partial w}{\partial x} \right) \\ \left(\frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y} \right) \delta \left(\frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y} \right) \\ \delta \left(-\frac{\partial w}{\partial x} \right) \left(\frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y} \right) + \left(-\frac{\partial w}{\partial x} \right) \delta \left(\frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y} \right) \end{Bmatrix} \quad (25)$$

ifadeyi önceki matrislere benzer şekilde yazarsak ;

$$\{\delta \varepsilon_L^M\} = \begin{bmatrix} -\frac{\partial w}{\partial x} & 0 \\ 0 & \frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y} \\ \frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y} & -\frac{\partial w}{\partial x} \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \delta(-\frac{\partial w}{\partial x}) \\ \delta(\frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y}) \end{Bmatrix} \quad (26)$$

Burada ;

$$\{\beta\} = \{\delta(\theta)\} = \begin{Bmatrix} \delta(-\frac{\partial w}{\partial x}) \\ \delta(\frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y}) \end{Bmatrix} = [G] [B] \delta\{d\} \quad (27)$$

(22) ve (27) denklemlerini (26) denkleminde yerine koyarsak ;

$$\{\delta \varepsilon_L^M\} = [A_1] [B] \delta\{d\} [G] [B] \delta\{d\} \quad (28)$$

denklemini elde edilir.

Yine (15) denklemindeki deformasyonların birinci varyasyonlarını deplasmanların fonksiyonu olarak ifade edersek ;

$$\{\delta \varepsilon^M\} = \{\delta \varepsilon_o^M\} + \{\delta \varepsilon_L^M\} \quad (29)$$

Lineer mambran deformasyonu yerine denklem (3.14)'ü
nonlineer mambran deformasyonu yerine de denklem (28)'i
koyarsak ;

$$\{\delta \varepsilon^M\} = [F_o^M] [B] \delta \{d\} + [A_1] [B] \delta \{d\} [G] [B] \delta \{d\} \quad (30)$$

bulunmuş olur. Eğilme deformasyonu ise aşağıdaki gibidir.

$$\{\delta K^b\} = [F_o^b] [B] \delta \{d\} \quad (31)$$

Burada, $[F_o^M]$; $[A_1]$, $[G]$ ve $[F_o^b]$ elemanın u, v, w
deplasman fonksiyonlarına bağlı matrislerdir.

Şimdide nonlinear mambran deformasyonunun ikinci
varyasyonunu alırsak ;

$$\{\delta \varepsilon_L^M\} = \begin{bmatrix} \delta(-\frac{\partial w}{\partial x}) & 0 \\ 0 & \delta(\frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y}) \\ \delta(\frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y}) & \delta(-\frac{\partial w}{\partial x}) \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \delta(-\frac{\partial w}{\partial x}) \\ \delta(\frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y}) \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} [\delta(-\frac{\partial w}{\partial x})]^2 \\ [\delta(\frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y})]^2 \\ [\delta(-\frac{\partial w}{\partial x}) \delta(\frac{v}{r} - \frac{\partial w}{\partial y})] \end{Bmatrix} \quad (32)$$

denklemini elde ederiz.

$$\begin{Bmatrix} N_{x0} \\ N_{y0} \\ N_{xy0} \end{Bmatrix} = [D_M] \{\varepsilon^M\} = \{N_o\} \quad (33)$$

$\{N_o\}$ ön burkulma gerilmesidir. Nonlineer denge denklemlerinden elde edilir.

(26), (27), (30) ve (31) denklemlerini (19) denkleminde yerine koyarsak ;

$$\begin{aligned} \delta^2 U = & \iint \left\{ \begin{matrix} \delta(-\frac{\partial w}{\partial x}) \\ \delta(\frac{y}{r} - \frac{\partial w}{\partial y}) \end{matrix} \right\}^T \begin{bmatrix} \delta(-\frac{\partial w}{\partial x}) & 0 \\ 0 & \delta(\frac{y}{r} - \frac{\partial w}{\partial y}) \\ \delta(\frac{y}{r} - \frac{\partial w}{\partial y}) & \delta(-\frac{\partial w}{\partial x}) \end{bmatrix}^T \begin{Bmatrix} N_{xo} \\ N_{yo} \\ N_{xyo} \end{Bmatrix} dx \cdot dy \\ & + \delta\{d\}^T \iint \left([F_o^M] [B] + [A_1] [B] [G] [B] \delta\{d\} \right)^T \\ & [D_M] \left([F_o^M] [B] + [A_1] [B] [G] [B] \delta\{d\} \right) \delta\{d\} \cdot dx \cdot dy \\ & + \delta\{d\}^T \iint [B]^T [F_o^b] [D_b] [F_o^b] [B] \delta\{d\} dx \cdot dy \quad (34) \end{aligned}$$

(27) denklemini (34) denkleminde yerine koyarsak ;

$$\begin{aligned} \delta^2 U = & \delta\{d\}^T \iint [B]^T [G]^T [N_o] [G] [B] dx \cdot dy \\ & + \iint \left([F_o^M] [B] + [A_1] [B] [G] [B] \delta\{d\} \right)^T \\ & [D_M] \left([F_o^M] [B] + [A_1] [B] [G] [B] \delta\{d\} \right) dx \cdot dy \\ & + \iint [B]^T [F_o^b] [D_b] [F_o^b] [B] dx \cdot dy \delta\{d\} \quad (35) \end{aligned}$$

$$\delta^2 U = \delta\{d\}^T \left[[K_o] + [K_L] + [N] \right] \delta\{d\} = \delta\{d\}^T [K_T] \delta\{d\} \quad (36)$$

Burada ;

$$[K_T] = [K_O] + [K_L] + [N] \quad (37)$$

$[K_T]$ = Teğetsel rijitlik matrisidir.

$$[K_O] = \iint [B]^T [F_o^M]^T [D_M] [F_o^M] [B] dx dy + \iint [B]^T [F_o^b]^T [D_b] [F_o^b] [B] dx dy \quad (38)$$

$[K_O]$ = Küçük deplasmanların rijitlik matrisidir.

$$[K_L] = \iint [B]^T [F_o^M]^T [D_M] [A_t] [B] [G] [B] \delta \{d\} dx dy + \iint [A_t]^T [B]^T [G]^T [B]^T \delta \{d\}^T [D_M] [F_o^M] [B] dx dy + \iint [A_t]^T [B]^T [G]^T [B]^T \delta \{d\}^T [D_M] [A_t] [B] [G] [B] \delta \{d\} dx dy \quad (39)$$

$[K_L]$ = Büyük deplasmanların rijitlik matrisidir.

$$[N] = \iint [B]^T [G]^T [N_o] [G] [B] dx dy \quad (40)$$

$[N]$ = Geometrik yük matrisidir.

$[K_L] = 0$ durumunda problem lineer stabilite problemi dönüşmüş olur.

Hidrostatik basınç yükünün potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonu ise (4.27) denklemindeki gibidir.

0 halde şekil değiştirme enerjisinin ve hidrostatik basınç yükünün toplam potansiyel enerjisinin ikinci varyasyonu (4.27) ve (35) denkleminde ;

$$\begin{aligned} \delta^2 V_4 = \{d\}^T & \left\{ \iint [B]^T [G]^T [N_0] [G] [B] dx dy + \iint [B]^T [F_0^B]^T [D_0] [F_0^B] [B] dx dy \right. \\ & + \iint \left([F_0^M] [B] + [A_1] [B] [G] [B] \{d\} \right)^T [D_M] \left([F_0^M] [B] + [A_1] \right. \\ & \left. \left. [B] [G] [B] \{d\} \right) dx dy + \iint [B]^T [M]^T [R] [B] dx dy \right\} \{d\} \end{aligned} \quad (41)$$

şeklinde olur.

Bu ifadeyi kısa şekilde yazarsak ;

$$\delta^2 V_4 = \{d\}^T \left([K_T] + [Q] \right) \{d\} = \{d\}^T [K_N] \{d\} \quad (42)$$

elde edilir.

1.4. NONLINEER ÇÖZÜM TEKNİKLERİ :

Üç temel teknik vardır.

- 1) Tekrarlama işlemi veya Newton yöntemleri,
- 2) Artımlı veya adımlı yaklaşım,
- 3) Adımlı tekrarlar veya karışık işlemler

Newton tipi iterasyon

a) ilk yaklaşım olarak denge denkleminde lineer elastik çözüm ile $\{d\}$ düğüm noktası deplasman parametreleri elde edilir.

b) $\{\delta^2 V\}_1$ 'in değeri bulunur.

c) $[K_N]$ matrisi kurulur.

d) $\Delta \{d\}_1 = -[K_N]^{-1} \{\delta^2 V\}_1$ kurulur ve $\{\delta^2 V\}_n$

kâfi derecede küçük oluncaya kadar metod tekrarlanır.

SAVE TO
TODAY TURKISH
SUMMARIZED ALL

ELEKTRONİK HESAP PROGRAMLARI

```

BCD
SEGMENT KOKA KOKB KOKC TURH TURL TURS TURG1 TURG2 TURG3
SEGMENT EAGD
FILE 13=EAI13,UNIT=DISK,RANDOM,RECORD=5000,AREA=6,9BLOCKING=1
FILE 14=EAI14,UNIT=DISK,RECORD=100,AREA=200,BLOCKING=1
DIMENSION IT(50),IV(50,7),II(28),LL(301),A(14560),RR(28,28)
DIMENSION NOD(4),K1D(4),K2D(4),K3D(4),K4D(4),IED(4)
COMMON N,M,J8,J8E,NF,JN,NA,NK,NEL,JS,NP,KII,K13,ND,NAD
COMMON /A/RR,A,LL,II
NC=4
JS=7
ND=NC*JS
N2=ND+ND
NS=N2*(N2+1)/2
K13= 13
KII= 14
PRINT 200
200 FORMAT (5H ****)
50 CALL EAGD(II,LL,IV)
REWIND KII
K=0
DO 19KK=1,NEL
READ 101,(NOD(I),IED(I),K1D(I),K2D(I),K3D(I),K4D(I),I=1,4)
DO 25 I=1,4
ND=NOD(I)
IF(ND.EQ.0) GO TO 25
K=K+1
K1=K1D(I)
K2=K2D(I)
K3=K3D(I)
K4=K4D(I)
IE=IED(I)
IF(ISW1.GE.2)PRINT 108,ND
IF(ISW1.GE.2)PRINT 101,NC,ND,NS,JS
IF(NC-K)14,15,14
14 PRINT 102,ND
15 CALL EAVAR(K1,K2,K3,K4,IV,II,NC)
CALL EAMAX (II,ND)
WRITE(KII) NO,IE,(II(J),J=1,ND)
PRINT 1100,NO,IE,K1,K2,K3,K4
PRINT 1100,NO,IE,(II(J),J=1,ND)
IF(ND.EQ.NEL) GO TO 35
25 CONTINUE
19 CONTINUE
35 JB=JB+1
LL(1)=0
LF=JB-1
JM=N-JB+2
IF(JM.GT.JB) JM=JB
JN=N-JB+3
IF(JN.LT.JB) JN=JB+1
DO 23 I=2,N
IF(I-JM) 21, 21, 20
IF(I-JN) 23, 22, 22
20 LF=LF+1
GO TO 23
21 LF=LF-1
22 LL(I)=LL(I-1)+LF
23 PRINT 2100,N,J8,(LL(I),I=1,N)
NAD=LL(N)+N
IF(ISW1.GE.3)PRINT 100,(LL(I),I=1,N)
READ 3100,N3,MX,XY,2X
YE=EAFY(XY)
PRINT 122,XY,YE
S2=1.
IF(YE.LT.0.) S2=-1.
DO 11 I=1,N3
XY=XY+DX
YY=EAFY(XY)
PRINT 122,XY,YY
IF(YE*YY.LT.0.) GO TO 12
YE=YY
11 CONTINUE

```

```

PRINT1108
STOP
12 XE=XY-DX
M=0
3 X=.5*(XE+XY)
Y=EAFY(X)*S2
PRINT 122,X,Y
M=M+1
IF(Y) 4,123, 5
4 XY=X
YY=Y
GO TO 6
5 XE=X
YE=Y
6 IF(M.LE.MX) GO TO 3
X=XE-(XE-XY)*YE/(YE-YY)
123 PRINT 3100,M,MX,X
STOP
100 FORMAT(16I5)
101 FORMAT(10X,4(I3,12,4I3))
102 FORMAT(22H YANLIŞ ELEMAN GIRILDI,15)
108 FORMAT(20X,15,13H NO.LU ELEMAN)
122 FORMAT(F10.7,E15.8)
1100 FORMAT(2I5,28I4)
1108 FORMAT(32H DETERMINANTIN ISARETI DEGİSMEDİ)
2100 FORMAT(2I6/(20I6))
3100 FORMAT(10X,2I5,4F15.8)
END
IDENT EAGD
BCD
SUBROUTINE EAGD(IT,LL,IV)
DIMENSION KOD(10,7),IQ(30),IV( 50,7),IT(1),LL(1)
COMMON N,M,J8,JBE,NF,JN,MA,NK,NEL,LS,NP
COMMON /BL1/NN,A,B,R,P,TETA,SS,C,AX,BX
COMMON /BL2/HH,E,ENU,AS,ZO,HZ,GS,EJD,AI,EJZ,R1,HZ1,EJD1,EJX,
COMMON /BL3/ADR
GIRIS BİLGİSİ OKUMA VE DEFLASMAN NUMARALARI
C ***** SİSTEM GİRİS BİLGİSİ
C PRINT 200
200 FORMAT(5H ****)
NN=28
READ(5,810) AX,EX,R,P,TETA,HH,E,ENU
READ(5,810) AS,ZO,HZ,GS,EJD,AI,EJZ,R1
READ(5,820) HZ1,EJD1,EJX,AIT,AT
TETA=3.14159*TETA/180.
SS=SIN(TETA)
C=COS(TETA)
WRITE(6,910) AX,BX,R,P,TETA,HH,E,ENU
WRITE(6,910) AS,ZO,HZ,GS,EJD,AI,EJZ,R1
WRITE(6,920) HZ1,EJD1,EJX,AIT,AT
READ 100,NK,NEL,NT,NP,ISW1,JSH
IF(NK.EQ.0)STOP
PRINT 100,NK,NEL,NT,NP,ISW1,JSH
C MESNET KOSULLARI
DO 60 J=1,7
60 KOD(10,J)=1
DO 10 I=1,NK
10 IT(I)=10
DO 11 I=1,NT
11 READ 106,JS,(KOD(I,J),J=1,7),(IQ(J),J=1,JS)
PRINT106,JS,(KOD(I,J),J=1,7),(IQ(J),J=1,JS)
DO 12 J=1,JS
12 K=IQ(J)
11 IT(K)=I
N=0
DO 16 I=1,NK
16 L=IT(I)
IF(L) 7,7,9

```

```

GO TO 16
9  CO 17 J=1,7
  IF(KO9(L,J)) 2,2,3
2  IV(I,J)=0
  GO TO 17
3  N=N+1
  IV(I,J)=N
17 CONTINUE
16 CONTINUE
  CO 18 I=1,NK
18 PRINT 100,I,IT(I),(IV(I,J),J=1,7)
  RETURN
100 FORMAT(10X,14I5)
106 FORMAT(10X,12,1X,7I1,20I3)
300 FORMAT(2X,18)
310 FORMAT(8F10.0)
320 FORMAT(5F10.0)
310 FORMAT(10F12.4)
320 FORMAT(5F12.4)
END
NT EAFY

```

```

FUNCTION EAFY (P)
  DIMENSION AC(14560),LL(301),II(28),RR(28,28)
  COMMON N,M,JB,JBE,NF,JN,MA,NK,NEL,JS,NP,KII,K13,ND,NAD
  COMMON /A/RR,A,LL,II
  CALL EAMAT (P)
  DO 36 I=1,NAD
36  A(I)=0.
  REWIND KII
  KO=0
  DO 37 I=1,NEL
  READ(KII) NO,IE,(II(J),J=1,ND)
  IF(KO.EQ.IE) GO TO 26
  KO=IE
  READ (K13=IE) RR
26  CALL EAYER (LL,II,RR,A)
37  CONTINUE
  CALL EASET (A,LL,Z)
  EAFY=Z
  RETURN
END
NT EAMAT

```

```

SUBROUTINE EAMAT (PP)
  DIMENSION ADR(50)
  DIMENSION AA(28,28),H(28,28),EK(28,28),EL(28,28),EN(28,28),S(28,28)
  *,EQ(28,28),RR(28,28)
  DIMENSION G1(28,28),G2(28,28),G3(28,28),G4(28,28),G5(28,28),G6(28,
  *,28),G7(28,28),G8(28,28)
  DIMENSION EQ1(28,28),EQ2(28,28),EQ3(28,28),EQ4(28,28),EQ5(28,28),
  *,EQ6(28,28),EQ7(28,28),EQ8(28,28)
  COMMON KN,M,JB,JBE,NF,JN,MA,NK,NEL,JS,NP,KII,K13,ND,NAD
  COMMON /BL1/NN,A,B,F,P,TE1A,SS,C,AX,BX
  COMMON /BL2/HH,E,ENU,AS,ZO,HZ,GS,EJ9,AI,EJZ,R1,HZ1,EJ91,EJX,AIT,91
  COMMON /BL3/ADR
  COMMON /A/RR,EK,EN,F,AA,EQ,EQ1,EQ2,EQ3,EQ4,EQ5,EQ6
  EQUIVALENCE (H(1,1),EL(1,1),S(1,1),G1(1,1),G2(1,1),G3(1,1),G4(1,1),
  *,G5(1,1),G6(1,1),G7(1,1),G8(1,1))
  EQUIVALENCE (EK(1,1),EQ7(1,1),EN(1,1),EQ8(1,1))

```

C ***** BU KISIMDA 6 TIP ICIN RR HESAPLANACAK *****

```

C
P=PP
N=NN
A=AX
B=BX
CALL KOKA
CALL KOKB(AA)
CALL KOKC(AA)
CALL TURH(H)
CALL TURCEK(AA,H,N)
CALL TAHK(EK)
CALL TURL(EL)
CALL TURCEN(AA,EL,N)
CALL TAHK(EN)
CALL TURS(S)
CALL TUR(EQ,AA,S,N)
CALL TAHK(EQ)
DO 250 I=1,28
DO 250 J=1,28
250 EQ(I,J)=EQ(I,J)+EK(I,J)+EN(I,J)
DO 160 II=1,6
GO TO (135,135,135,114,114,114), II
114 A=AX
B=-BX
CALL TURG1(G1)
CALL TUR(EQ1,AA,G1,N)
CALL TURG2(G2)
CALL TUR(EQ2,AA,G2,N)
CALL TURG3(G3)
CALL TUR(EQ3,AA,G3,N)
CALL TURG4(G4)
CALL TUR(EQ4,AA,G4,N)
135 GO TO (158,122,123,158,122,123), II
122 A=AX
B=BX
GO TO 140
123 A=-AX
B=BX
140 CALL TURG5(G5)
CALL TUR(EQ5,AA,G5,N)
CALL TURG6(G6)
CALL TUR(EQ6,AA,G6,N)
CALL TURG7(G7)
CALL TUR(EQ7,AA,G7,N)
CALL TURG8(G8)
CALL TUR(EQ8,AA,G8,N)
158 GO TO (161,162,162,163,164,164), II
28,28 161 DO 110 I=1,N
DO 110 J=1,N
6(28) 110 RR(I,J)=EQ(I,J)
28) 162 DO 120 I=1,N
DO 120 J=1,N
RR(I,J)=EQ(I,J)+EQ5(I,J)+EQ6(I,J)+EQ7(I,J)+EQ8(I,J)
120 CONTINUE
GO TO 159
163 DO 130 I=1,N
DO 130 J=1,N
4(1,1) 130 RR(I,J)=EQ(I,J)+EQ1(I,J)+EQ2(I,J)+EQ3(I,J)+EQ4(I,J)
130 CONTINUE
GO TO 159
164 DO 150 I=1,N
DO 150 J=1,N
RR(I,J)=EQ(I,J)+EQ1(I,J)+EQ2(I,J)+EQ3(I,J)+EQ4(I,J)+EQ5(I,J)+EQ6(I,J)+EQ7(I,J)+EQ8(I,J)
150 CONTINUE
159 KX=J+II-J
10 WRITE(K13=KX) RR
160 CONTINUE
RETURN
340 FORMAT (10F12.1)
350 FORMAT (14,20H. TIPIN RR MATRISI/)
300 STOP
END

```

IDENT EAVAR

CD

```

SUBROUTINE EAVAR(K1,K2,K3,K4,IV,II,NC)
DIMENSION IV(50,7),II(28)
COMMON N,M,JB,JBE,NF,JN,MA,NK,NEL,JS
***** ELEMEN DEGİSKEN NC.LARI
DO 10 J=1,JS
4  II(J+3*JS)=IV(K4,J)
3  II(J+2*JS)=IV(K3,J)
2  II(J+JS)=IV(K2,J)
  II(J)=IV(K1,J)
10 CONTINUE
RETURN
END

```

IDENT EAMAX

CD

```

SUBROUTINE EAMAX(II,ND)
DIMENSION II(1),LL(1)
COMMON N,M,JB
***** MAXIMUM BANG GENTİSLİĞİ
DO 20 I=1,ND
  LI=II(I)
  IF(LI) 20,20,24
24  DO 21 J=1,ND
    LJ=II(J)
    IF(LJ) 21,21,23
23  K=IABS(LI-LJ)
    IF(K.GT.J9) JB=K
21 CONTINUE
20 CONTINUE
RETURN
END

```

IDENT EAYER

BCD

```

SUBROUTINE EAYER(LL,II,S,A)
DIMENSION LL(1),II(1),S(28,28),A(1)
COMMON N,K,JB,JBE,NF,JN,MA,NK,NEL,JS,NP,K11,K13,ND,NAD
C ***** SİSTEM RİJİTLİK MATRİSİNİN KURULMASI
DO 20 I=1,ND

```

```

  LI=II(I)
  IF(LI) 20,20,24
24  DO 21 J=1,ND
    LJ=II(J)
    IF(LJ) 21,21,22
22  M=LL(LI)+LJ
37  A(M)=A(M)+S(I,J)
21 CONTINUE
20 CONTINUE
RETURN
END

```

```

JS,NP,K11,K13,ND,NAD
N KURULMASI

```

IDENT EAYAZ

BCD

```

SUBROUTINE EAYAZ(A,LL,N,JB,ND)
DIMENSION A(1),LL(1),BQ(12)
M=(N-1)/ND+1
KG=(JB-1)/ND+1
KS=N-(M-1)*ND
DO 11 IG=1,M
  J1=IG-KG
  IF(J1.LT.1) J1=1
  J2=IG+KG
  IF(J2.GT.M) J2=M
  DO 11 JG=J1,J2
    IS=N2
    IF(IG.EQ.M) IS=KS
    PRINT 101,IG,JG
    DO 12 IA=1,IS
      JS=ND
      IF(JG.EQ.M) JS=KS
      I=(IG-1)*ND+IA

```

```

DO 13 JA=1,JS
L1=I-JB+1
IF(L1.LI.1) L1=1
L2=I+JB-1
IF(L2.GT.N) L2=N
J=(JG-1)*ND+JA
BC(JA)=0.
IF(J.LI.L1.OR.J.GI.L2) GO TO 13
LI=LL(I)+J
BC(JA)=A(LI)
13 CONTINUE
PRINT 100,1,(BC(JA),JA=1,JS)
12 CONTINUE
11 CONTINUE
19 RETURN
100 FORMAT (15,5X,12F10.0)
101 FORMAT (/215/)
END

```

IDENT EADET

BCD

SUBROUTINE EADET(A,LL,S1)

DIMENSION A(1),LL(1)

COMMON N,M,JB

C ***** SIMETRIK OLMAYAN DETERMINANT HESABI

NE=N-1

JBE=JB-1

DO 26 K=1,NE

K1=K+1

KS=JBE+K

IF(KS.GT.N) KS=N

LLK=LL(K)

KK=LLK+K

AKK=A(KK)

DO 26 I=K1,KS

LLI=LL(I)

IK=LLI+K

IF(A(IK).EQ.0.) GO TO 26

P=A(IK)/AKK

DO 25 J=K1,KS

KJ=LLK+J

IF(A(KJ).EQ.0.) GO TO 25

IJ=LLI+J

A(IJ)=A(IJ)-P*A(KJ)

25 CONTINUE

26 CONTINUE

S1=1.

DO 10 I=1,N

II=LL(I)+I

10 S1=S1*A(II)

RETURN

END

IDENT TUR

BCD

SUBROUTINE TUR(AKT,T,AK,N)

C

C

AKT=TT*AK*T

DIMENSION AKT(28,28),T(28,28),AK(28,28),TS(28,28)

DO 94 I=1,N

DO 94 L=1,N

TS(I,L)=0.

DO 94 J=1,N

TS(I,L)=TS(I,L)+AK(I,J)*T(J,L)

94 CONTINUE

DO 95 I=1,N

DO 95 L=1,N

AKT(I,L)=0.

DO 95 J=1,N

AKT(I,L)=AKT(I,L)+T(J,I)*TS(J,L)

95 CONTINUE

RETURN

77 WRITE(6,910)

DO 10 I=1,N

WRITE(6,920) (AKT(I,J),J=1,N)

10 CONTINUE

RETURN

910 FORMAT (///21H CARPILMIS MATRISLER//)

920 FORMAT (10F12.0)

END

IDENT KOKA
BCD

```

SUBROUTINE KOKA
COMMON /BL1/N,A,B,F,P,TETA,S,C
COMMON /BL2/H,E,ENU,AS,ZO,HZ,GS,EJ,D,AT,EJZ,R1,HZ1,EJ,D1,EJX,AIT,AT
COMMON /BL3/C1,C2,C12,C3,D1,D2,D12,D3,D11,G1,EI1,EL1,EN1,T1,S1,Z1,
*B2,E2,D22,D2,C22,F2,EI2,G2,H2,EJ2,EK2,EL2,EM2,EN2,E21,C221,Q2,R2,
*S2,T2,F21,Z2
C1=E*H/(1.-ENU*ENU)
C2=E*H/(1.-ENU*ENU)
C12=ENU*E*H/(1.-ENU*ENU)
C3=E*H/(2.+2.*ENU)
D1=E*(H**3)/(12.*(1.-ENU*ENU))
D2=E*(H**3)/(12.*(1.-ENU*ENU))
D12=ENU*E*(H**3)/(12.*(1.-ENU*ENU))
D3=E*(H**3)/(24.*(1.+ENU))
D11=E*AS*(ZO+HZ)
G1=AS*(R+2.*ZO+HZ)/R
EI1=AS*(2.*ZO+HZ)
EL1=AS
EN1=GS*EJ,D/R
T1=AS*((ZO+HZ)**2+HZ*R-AI)/R
S1=GS*EJ,D
Z1=AS*((ZO+HZ)**2-AI)
B2=GS*EJ,D1/(R1*(R1-HZ1))
E2=R1**2/(R1-HZ1)
D22=(GS*EJ,D1*(HZ1+R1)-E*EJZ*R1)/(R1*(R1-HZ1))
D2=E*EJZ*R1/(R1-HZ1)
C22=E*EJZ*R1*HZ1/(R1-HZ1)
F2=(R1**2)*HZ1/(R1-HZ1)
EI2=(E*AT*(R1**2)+E*EJX)/R*(R1-HZ1)
G2=(E*EJX*(R1+HZ1)+E*AT*(R1**2)*HZ1)/(R1*(R1-HZ1))
H2=E*AT/(R1-HZ1)
EJ2=(E*EJX*(R1+HZ1)**2)+E*AT*(R1**2)*(HZ1**2))/(R1*(R1-HZ1))
EK2=2.*E*AT*HZ1/(R1-HZ1)
EL2=E*AT/(R1*(R1-HZ1))
EM2=(E*EJX*(R1+HZ1)+E*AT*(R1**2)*HZ1)/(R*(R1-HZ1))
EN2=E*AT*R1/(R*(R1-HZ1))
E2=(R1**2)/(R1-HZ1)
Q2=(GS*EJ,D1*(R1-HZ1)+E*EJZ*R1)/(R1*(R1-HZ1))
R2=E*EJZ*R1*(HZ1**2)/(R1-HZ1)
S2=(2.*E*EJZ*R1*HZ1+GS*EJ,D1*(R1**2-HZ1**2))/(R1*(R1-HZ1))
T2=E*EJZ/(R1*(R1-HZ1))
Z2=((R1**2)*(HZ1**2)+AIT*(R1**2))/(R1-HZ1)
RETURN
66 WRITE(6,910) C1,C2,C12,C3,D1,D2,D12,D3
   WRITE(6,910) D11
   WRITE(6,910) G1,EI1
   WRITE(6,910) EL1
   WRITE(6,910) EN1,T1,S1,Z1
   WRITE(6,910) B2,E2,D22,D2,C22,F2
   WRITE(6,910) EI2,G2,H2
   WRITE(6,910) EJ2,EK2,EL2,EM2,EN2,E2
   WRITE(6,910) C22,Q2,R2,S2,T2,F2,Z2
   C221=C22
   F21=F2
   E21=E2
   RETURN
910 FORMAT (10F12.4)
END

```

IDENT KOKB
BCD

-291-

SUBROUTINE KOKB(AA)

C

DIMENSION AA(28,28)
COMMON /BL1/N,A,B,R,P,IETA,S,C

C

DO 10 I=1,N
DO 15 J=1,N
AA(I,J)=0.
15 CONTINUE
10 CONTINUE

C

AA(1,1)=1.
AA(1,2)=A
AA(1,3)=B
AA(1,4)=A*B
AA(1,6)=-R*S
AA(1,9)=B*B
AA(1,10)=-B
AA(1,11)=-A*B*B
AA(1,12)=A*B

C

AA(2,5)=C
AA(2,6)=A*C
AA(2,7)=B
AA(2,8)=A*B
AA(2,9)=-A*B
AA(2,10)=A
AA(2,11)=A*A*B
AA(2,12)=-A*A
AA(2,13)=-S
AA(2,14)=-A*S
AA(2,15)=-R*S*S

C

AA(3,5)=S
AA(3,6)=A*S
AA(3,13)=C
AA(3,14)=A*C
AA(3,15)=R*S*C
AA(3,16)=A*A
AA(3,17)=A*B
AA(3,18)=B*B
AA(3,19)=A*A*A
AA(3,20)=A*A*B
AA(3,21)=A*B*B
AA(3,22)=B*B*B
AA(3,23)=A*A*A*B
AA(3,24)=A*B*B*B
AA(3,25)=A*A*B*B
AA(3,26)=A*A*B*B*B
AA(3,27)=A*A*A*B*B
AA(3,28)=A*A*A*B*B*B

C

AA(4,7)=-B/R
AA(4,8)=-A*B/R
AA(4,9)=A*B/R
AA(4,10)=-A/R
AA(4,11)=-A*A*B/R
AA(4,12)=A*A/R
AA(4,15)=1.
AA(4,17)=A
AA(4,18)=2.*B
AA(4,20)=A*A
AA(4,21)=2.*A*B
AA(4,22)=3.*B*B
AA(4,23)=A*A*A
AA(4,24)=3.*A*B*B
AA(4,25)=2.*A*A*B
AA(4,26)=3.*A*A*B*B
AA(4,27)=2.*A*A*A*B

$AA(4,28)=3 \cdot A \cdot A \cdot A \cdot B \cdot B$
 C
 $AA(5,6)=-5$
 $AA(5,14)=-C$
 $AA(5,16)=-2 \cdot A$
 $AA(5,17)=-B$
 $AA(5,19)=-3 \cdot A \cdot A$
 $AA(5,20)=-2 \cdot A \cdot B$
 $AA(5,21)=-B \cdot B$
 $AA(5,23)=-3 \cdot A \cdot A \cdot B$
 $AA(5,24)=-B \cdot B \cdot B$
 $AA(5,25)=-2 \cdot A \cdot B \cdot B$
 $AA(5,26)=-2 \cdot A \cdot B \cdot B \cdot B$
 $AA(5,27)=-3 \cdot A \cdot A \cdot B \cdot B$
 $AA(5,28)=-3 \cdot A \cdot A \cdot B \cdot B \cdot B$
 C
 $AA(6,3)=-0.5$
 $AA(6,4)=-A/2.$
 $AA(6,6)=C$
 $AA(6,8)=B/2.$
 $AA(6,9)=-5 \cdot B/2.$
 $AA(6,10)=3.$
 $AA(6,11)=2 \cdot A \cdot B$
 $AA(6,12)=-5 \cdot A/2.$
 $AA(6,14)=-S$
 C
 $AA(7,6)=C/R$
 $AA(7,14)=-S/R$
 $AA(7,17)=1.$
 $AA(7,20)=2 \cdot A$
 $AA(7,21)=2 \cdot B$
 $AA(7,23)=3 \cdot A \cdot A$
 $AA(7,24)=3 \cdot B \cdot B$
 $AA(7,25)=4 \cdot A \cdot B$
 $AA(7,26)=6 \cdot A \cdot B \cdot B$
 $AA(7,27)=6 \cdot A \cdot A \cdot B$
 $AA(7,28)=9 \cdot A \cdot A \cdot B \cdot B$
 C
 $AA(8,1)=1.$
 $AA(8,2)=A$
 $AA(8,3)=-B$
 $AA(8,4)=-A \cdot B$
 $AA(8,6)=R \cdot S$
 $AA(8,9)=B \cdot B$
 $AA(8,10)=B$
 $AA(8,11)=-A \cdot B \cdot B$
 $AA(8,12)=-A \cdot B$
 C
 $AA(9,5)=C$
 $AA(9,6)=A \cdot C$
 $AA(9,7)=-B$
 $AA(9,8)=-A \cdot B$
 $AA(9,9)=A \cdot B$
 $AA(9,10)=A$
 $AA(9,11)=-A \cdot A \cdot B$
 $AA(9,12)=-A \cdot A$
 $AA(9,13)=S$
 $AA(9,14)=A \cdot S$
 $AA(9,15)=-R \cdot S \cdot S$
 C
 $AA(10,5)=-S$
 $AA(10,6)=-A \cdot S$
 $AA(10,13)=C$
 $AA(10,14)=A \cdot C$
 $AA(10,15)=-R \cdot S \cdot C$
 $AA(10,16)=A \cdot A$
 $AA(10,17)=-A \cdot B$
 $AA(10,18)=B \cdot B$
 $AA(10,19)=A \cdot A \cdot A$
 $AA(10,20)=-A \cdot A \cdot B$
 $AA(10,21)=A \cdot B \cdot B$
 $AA(10,22)=-B \cdot B \cdot B$
 $AA(10,23)=-A \cdot A \cdot A \cdot B$
 $AA(10,24)=-A \cdot B \cdot B \cdot B$
 $AA(10,25)=-A \cdot A \cdot B \cdot B$
 $AA(10,26)=-A \cdot A \cdot B \cdot B \cdot B$
 $AA(10,27)=A \cdot A \cdot A \cdot B \cdot B$

$AA(11,7)=B/R$
 $AA(11,8)=A*B/R$
 $AA(11,9)=-A*B/R$
 $AA(11,10)=-A/R$
 $AA(11,11)=A*A*B/R$
 $AA(11,12)=A*A/R$
 $AA(11,15)=1$
 $AA(11,17)=A$
 $AA(11,18)=-2.*B$
 $AA(11,20)=A*A$
 $AA(11,21)=-2.*A*B$
 $AA(11,22)=3.*B*B$
 $AA(11,23)=A*A*A$
 $AA(11,24)=3.*A*B*B$
 $AA(11,25)=-2.*A*A*B$
 $AA(11,26)=3.*A*A*B*B$
 $AA(11,27)=-2.*A*A*A*B$
 $AA(11,28)=3.*A*A*A*B*B$

C

$AA(12,6)=S$
 $AA(12,14)=-C$
 $AA(12,16)=-2.*A$
 $AA(12,17)=B$
 $AA(12,19)=-3.*A*A$
 $AA(12,20)=2.*A*B$
 $AA(12,21)=-B*B$
 $AA(12,23)=3.*A*A*B$
 $AA(12,24)=B*B*B$
 $AA(12,25)=-2.*A*B*B$
 $AA(12,26)=2.*A*B*B*B$
 $AA(12,27)=-3.*A*A*B*B$
 $AA(12,28)=3.*A*A*B*B*B$

C

$AA(13,3)=-0.5$
 $AA(13,4)=-A/2$
 $AA(13,6)=C$
 $AA(13,8)=-B/2$
 $AA(13,9)=5.*B/2$
 $AA(13,10)=3$
 $AA(13,11)=-2.*A*B$
 $AA(13,12)=-5.*A/2$
 $AA(13,14)=S$

C

$AA(14,6)=C/R$
 $AA(14,14)=S/R$
 $AA(14,17)=1$
 $AA(14,20)=2.*A$
 $AA(14,21)=-2.*B$
 $AA(14,23)=3.*A*A$
 $AA(14,24)=3.*B*B$
 $AA(14,25)=-4.*A*B$
 $AA(14,26)=6.*A*B*B$
 $AA(14,27)=-6.*A*A*B$
 $AA(14,28)=9.*A*A*B*B$

C

$AA(15,1)=1$
 $AA(15,2)=-A$
 $AA(15,3)=B$
 $AA(15,4)=-A*B$
 $AA(15,6)=-R*S$
 $AA(15,9)=B*B$
 $AA(15,10)=-B$
 $AA(15,11)=A*B*B$
 $AA(15,12)=-A*B$

C

$AA(16,5)=C$
 $AA(16,6)=-A*C$
 $AA(16,7)=B$
 $AA(16,8)=-A*B$
 $AA(16,9)=A*B$
 $AA(16,10)=-A$
 $AA(16,11)=A*A*B$
 $AA(16,12)=-A*A$
 $AA(16,13)=-S$
 $AA(16,14)=A*S$
 $AA(16,15)=-R*S*S$

AA(17,5)=S
 AA(17,6)=-A*S
 AA(17,13)=C
 AA(17,14)=-A*C
 AA(17,15)=R*S*C
 AA(17,16)=A*A
 AA(17,17)=-A*B
 AA(17,18)=B*B
 AA(17,19)=-A*A*A
 AA(17,20)=A*A*B
 AA(17,21)=-A*B*B
 AA(17,22)=B*B*B
 AA(17,23)=-A*A*A*B
 AA(17,24)=-A*B*B*B
 AA(17,25)=A*A*B*B
 AA(17,26)=A*A*B*B*B
 AA(17,27)=-A*A*A*B*B
 AA(17,28)=-A*A*A*B*B*B

C

AA(18,7)=-B/R
 AA(18,8)=A*B/R
 AA(18,9)=-A*B/R
 AA(18,10)=A/R
 AA(18,11)=-A*A*B/R
 AA(18,12)=A*A/R
 AA(18,15)=1.
 AA(18,17)=-A
 AA(18,18)=2.*B
 AA(18,20)=A*A
 AA(18,21)=-2.*A*B
 AA(18,22)=3.*B*B
 AA(18,23)=-A*A*A
 AA(18,24)=-3.*A*B*B
 AA(18,25)=2.*A*A*B
 AA(18,26)=3.*A*A*B*B
 AA(18,27)=-2.*A*A*A*B
 AA(18,28)=-3.*A*A*A*B*B

C

AA(19,6)=-S
 AA(19,14)=-C
 AA(19,16)=2.*A
 AA(19,17)=-B
 AA(19,19)=-3.*A*A
 AA(19,20)=2.*A*B
 AA(19,21)=-B*B
 AA(19,23)=-3.*A*A*B
 AA(19,24)=-B*B*B
 AA(19,25)=2.*A*B*B
 AA(19,26)=2.*A*B*B*B
 AA(19,27)=-3.*A*A*B*B
 AA(19,28)=-3.*A*A*B*B*B

C

AA(20,3)=-0.5
 AA(20,4)=A/2.
 AA(20,6)=C
 AA(20,8)=B/2.
 AA(20,9)=-5.*B/2.
 AA(20,10)=3.
 AA(20,11)=-2.*A*B
 AA(20,12)=5.*A/2.
 AA(20,14)=-5

C

AA(21,6)=C/R
 AA(21,14)=-S/R
 AA(21,17)=1.
 AA(21,20)=-2.*A
 AA(21,21)=2.*B
 AA(21,23)=3.*A*A
 AA(21,24)=3.*B*B
 AA(21,25)=-4.*A*B
 AA(21,26)=-6.*A*B*B
 AA(21,27)=6.*A*A*B
 AA(21,28)=9.*A*A*B*B

AA(22,1)=1.
AA(22,2)=-A
AA(22,3)=-B
AA(22,4)=A*B
AA(22,6)=R*S
AA(22,9)=B*B
AA(22,10)=B
AA(22,11)=A*B*B
AA(22,12)=A*B

C

AA(23,5)=C
AA(23,6)=-A*C
AA(23,7)=-B
AA(23,8)=A*B
AA(23,9)=-A*B
AA(23,10)=-A
AA(23,11)=-A*A*B
AA(23,12)=-A*A
AA(23,13)=S
AA(23,14)=-A*S
AA(23,15)=-R*S*S

C

AA(24,5)=-S
AA(24,6)=A*S
AA(24,13)=C
AA(24,14)=-A*C
AA(24,15)=-R*S*C
AA(24,16)=A*A
AA(24,17)=A*B
AA(24,18)=B*B
AA(24,19)=-A*A*A
AA(24,20)=-A*A*B
AA(24,21)=-A*B*B
AA(24,22)=-B*B*B
AA(24,23)=A*A*A*B
AA(24,24)=A*B*B*B
AA(24,25)=A*A*B*B
AA(24,26)=-A*A*B*B*B
AA(24,27)=-A*A*A*B*B
AA(24,28)=A*A*A*B*B*B

C

AA(25,7)=B/R
AA(25,8)=-A*B/R
AA(25,9)=A*B/R
AA(25,10)=A/R
AA(25,11)=A*A*B/R
AA(25,12)=A*A/R
AA(25,15)=1.
AA(25,17)=-A
AA(25,18)=-2.*B
AA(25,20)=A*A
AA(25,21)=2.*A*B
AA(25,22)=3.*B*B
AA(25,23)=-A*A*A
AA(25,24)=-3.*A*B*B
AA(25,25)=-2.*A*A*B
AA(25,26)=3.*A*A*B*B
AA(25,27)=2.*A*A*A*B
AA(25,28)=-3.*A*A*A*B*B

C

AA(26,6)=S
AA(26,14)=-C
AA(26,16)=2.*A
AA(26,17)=B
AA(26,19)=-3.*A*A
AA(26,20)=-2.*A*B
AA(26,21)=-B*B
AA(26,23)=3.*A*A*B
AA(26,24)=B*B*B
AA(26,25)=2.*A*B*B
AA(26,26)=-2.*A*B*B*B
AA(26,27)=-3.*A*A*B*B
AA(26,28)=3.*A*A*B*B*B

C

```

AA(27,3)=-0.5
AA(27,4)=A/2.
AA(27,6)=C
AA(27,8)=-B/2.
AA(27,9)=5.*B/2.
AA(27,10)=3.
AA(27,11)=2.*A*B
AA(27,12)=5.*A/2.
AA(27,14)=S
C
AA(28,6)=C/R
AA(28,14)=S/R
AA(28,17)=1.
AA(28,20)=-2.*A
AA(28,21)=-2.*B
AA(28,23)=3.*A*A
AA(28,24)=3.*B*B
AA(28,25)=4.*A*B
AA(28,26)=-6.*A*B*B
AA(28,27)=-6.*A*A*B
AA(28,28)=9.*A*A*B*B
C
RETURN
44 WRITE(6,900)
DO 20 I=1,N
WRITE(6,910)
WRITE(6,920) (AA(I,J),J=1,N)
20 CONTINUE
RETURN
900 FORMAT (1H1)
910 FORMAT (/)
920 FORMAT (10F12.4)
END
IDENT KOKC
BCJ
SUBROUTINE KOKC(A)
DIMENSION A(784),L(28),M(28)
COMMON /BL1/N
D=1.0
NK=-N
DO 80 K=1,N
NK=NK+N
L(K)=K
M(K)=K
KK=NK+K
BIGA=A(KK)
DO 20 J=K,N
IZ=N*(J-1)
DO 20 I=K,N
IJ=IZ+I
10 IF(ABS(BIGA)-ABS(A(IJ))) 15,20,20
15 BIGA=A(IJ)
L(K)=I
M(K)=J
20 CONTINUE
J=L(K)
IF(J-K) 35,35,25
25 KI=K-N
DO 30 I=1,N
KI=KI+N
HOLD=-A(KI)
JI=KI-K+J
A(KI)=A(JI)

```

```
30 A(JI)=HOLD
35 I=M(K)
   IF(I-K) 45,45,38
38 JF=N*(I-1)
   DO 40 J=1,N
   JK=NK+J
   JI=JP+J
   HOLD=-A(JK)
   A(JK)=A(JI)
40 A(JI)=HOLD
45 IF(BIGA) 48,46,48
46 O=O.O
   RETURN
48 DO 55 I=1,N
   IF(I-K) 50,55,50
50 IK=NK+I
   A(IK)=A(IK)/(-BIGA)
55 CONTINUE
   DO 65 I=1,N
   IK=NK+I
   HOLD=A(IK)
   IJ=I-N
   DO 65 J=1,N
   IJ=IJ+N
   IF(I-K) 60,65,60
60 IF(J-K) 62,65,62
62 KJ=IJ-I+K
   A(IJ)=HOLD*A(KJ)+A(IJ)
65 CONTINUE
   KJ=K-N
   DO 75 J=1,N
   KJ=KJ+N
   IF(J-K) 70,75,70
70 A(KJ)=A(KJ)/BIGA
75 CONTINUE
   O=O+BIGA
   A(KK)=1.O/BIGA
80 CONTINUE
   K=N
100 K=(K-1)
   IF(K) 150,150,105
105 I=L(K)
   IF(I-K) 120,120,108
108 JQ=N*(K-1)
   JR=N*(I-1)
   DO 110 J=1,N
   JK=JQ+J
   HOLD=A(JK)
   JI=JR+J
   A(JK)=-A(JI)
110 A(JI)=HOLD
120 J=M(K)
   IF(J-K) 100,100,125
125 KI=K-N
   DO 130 I=1,N
   KI=KI+N
   HOLD=A(KI)
   JI=KI-K+J
   A(KI)=-A(JI)
130 A(JI)=HOLD
   GO TO 100
150 RETURN
END
```


1

```

H(25,16)=4.*(A**5)*(B**3)*C2/(15.*R*R)+16.*A*B*B*B*D12/3.+16.*A*A*A*
*B*D12/3.
H(25,18)=4.*(A**3)*(B**5)*C2/(15.*R*R)+16.*A*B*B*B*D12/3.+16.*A*A*
A*B*D12/3.
H(25,25)=4.*(A**5)*(B**5)*C2/(25.*R*R)+16.*(B**5)*A*D1/5.+32.*
(A**3)*(B**3)*D12/9.+16.*(A**5)*B*D2/5.+256.*(A**3)*(B**3)*D3/9.
H(26,4)=4.*(A**3)*(B**5)*C12/(15.*R)
H(26,12)=4.*(A**3)*(B**5)*C12/(21.*R)+64.*A*A*A*B*B*B*D3/(3.*R)
H(26,20)=4.*(A**5)*(B**5)*C2/(25.*R*R)+16.*A*(B**5)*D1/5.+16.*
(A**3)*(B**3)*D12/3.+64.*(A**3)*(B**3)*D3/3.
H(26,22)=4.*(A**3)*(B**7)*C2/(21.*R*R)+48.*A*(B**5)*D12/5.+16.*A*
A*B*B*B*D2
H(26,26)=4.*(A**5)*(B**7)*C2/(35.*R*R)+16.*A*(B**7)*D1/7.+32.*
(A**3)*(B**5)*D12/5.+48.*(A**5)*(B**3)*D2/5.+192.*(A**3)*(B**5)*
D3/5.
H(27,8)=4.*(A**5)*(B**3)*C2/(15.*R)-8.*A*A*A*B*B*B*D12/(3.*R)-8.*
(A**5)*B*D2/(5.*R)-32.*(A**3)*(B**3)*D3/(3.*R)
H(27,9)=-4.*(A**5)*(B**3)*C2/(21.*R)+8.*(A**3)*(B**3)*D12/
(5.*R)+8.*(A**5)*B*D2/(7.*R)+96.*A*A*A*B*B*B*D3/(5.*R)
H(27,19)=4.*(A**7)*(B**3)*C2/(21.*R*R)+16.*A*A*A*B*B*B*D1+48.*
(A**5)*B*D12/5.
H(27,21)=4.*(A**5)*(B**5)*C2/(25.*R*R)+16.*(A**3)*(B**3)*D12/3.+16
.*(A**5)*B*D2/5.+64.*A*A*A*B*B*B*D3/3.
H(27,27)=4.*(A**7)*(B**5)*C2/(35.*R*R)+48.*(A**3)*(B**5)*D1/5.+32.
*(A**5)*(B**3)*D12/5.+16.*(A**7)*B*D2/7.+192.*(A**5)*(B**3)*D3/5.
H(28,10)=-144.*(A**3)*(B**3)*D3/(5.*R)
H(28,17)=4.*(A**5)*(B**5)*C2/(25.*R*R)+16.*(A**3)*(B**3)*D3
H(28,23)=4.*(A**7)*(B**5)*C2/(35.*R*R)+48.*(A**3)*(B**5)*D1/5.+48.
*(A**5)*(B**3)*D12/5.+144.*(A**5)*(B**3)*D3/5.
H(28,24)=4.*(A**5)*(B**7)*C2/(35.*R*R)+48.*(A**3)*(B**5)*D12/5.+48
.*(A**5)*(B**3)*D2/5.+144.*(A**3)*(B**5)*D3/5.
H(28,28)=4.*(A**7)*(B**7)*C2/(49.*R*R)+48.*(A**3)*(B**7)*D1/
7.+288.*(A**5)*(B**5)*D12/25.+48.*(A**7)*(B**3)*D2/7.+1296.*(A**5)
*(B**5)*D3/25.

```

RETURN

18 DO 20 I=1,N
WRITE(6,900) (H(I,J),J=1,N)

20 CONTINUE

RETURN

900 FORMAT (10F12.4)

END

DENT
CD TURL

SUBROUTINE TURL(F)
TURKAN KOKSAL PROGRAMI 3/2
DIMENSION F(28,28)
COMMON /BL1/N,A,B,R,P

DO 10 I=1,N

DO 10 J=1,N

F(I,J)=0.

10 CONTINUE

F(7,7)=-4.*A*B*B*B*P/(3.*R)

F(7,11)=-4.*(A**3)*(B**3)*P/(9.*R)

F(7,18)=8.*A*B*B*B*P/3.

F(7,25)=8.*(A**3)*(B**3)*P/9.

F(8,8)=-4.*A*A*A*B*B*B*P/(9.*R)

F(8,9)=4.*A*A*A*B*B*B*P/(15.*R)

F(8,21)=8.*A*A*A*B*B*B*P/9.

F(8,27)=8.*(A**5)*(B**3)*P/15.

F(9,8)=4.*A*A*A*B*B*B*P/(15.*R)

F(9,9)=-4.*A*A*A*B*B*B*P/(21.*R)

F(9,21)=-8.*A*A*A*B*B*B*P/15.

F(9,27)=-8.*(A**5)*(B**3)*P/21.

F(10,10)=-4.*A*A*A*B*P/(7.*R)

```

F(10,17)=4.*A*A*A*B*P/5.
F(10,23)=4.*(A**5)*B*P/7.
F(10,24)=4.*A*A*A*B*B*B*P/5.
F(10,28)=4.*(A**5)*(B**3)*P/7.
F(11,7)=-4.*A*A*A*B*B*B*P/(9.*R)
F(11,11)=-4.*(A**5)*(B**3)*P/(15.*R)
F(11,18)=8.*A*A*A*B*B*B*P/9.
F(11,25)=8.*(A**5)*(B**3)*P/15.
F(12,12)=4.*(A**5)*B*P/(5.*R)
F(12,15)=-4.*A*A*A*B*P/3.
F(12,20)=-4.*(A**5)*B*P/5.
F(12,22)=-4.*(A**3)*(B**3)*P/3.
F(12,26)=-4.*(A**5)*(B**3)*P/5.
F(15,12)=-4.*(A**3)*B*P/3.
F(15,15)=-4.*A*B*R*P
F(15,20)=-4.*A*A*A*B*R*P/3.
F(15,22)=-4.*A*B*B*B*R*P
F(15,26)=-4.*(A**3)*(B**3)*P*R/3.
F(17,10)=4.*A*A*A*B*P/5.
F(17,17)=-4.*A*A*A*B*R*P/3.
F(17,23)=-4.*(A**5)*B*R*P/5.
F(17,24)=-4.*A*A*A*B*B*B*R*P/3.
F(17,28)=-4.*(A**5)*(B**3)*R*P/5.
F(18,7)=8.*A*B*B*B*P/3.
F(18,11)=8.*(A**3)*(B**3)*P/9.
F(18,18)=-16.*A*B*B*B*R*P/3.
F(18,25)=-16.*(A**3)*(B**3)*R*P/9.
F(20,12)=-4.*(A**5)*B*P/5.
F(20,15)=-4.*A*A*A*B*R*P/3.
F(20,20)=-4.*(A**5)*B*R*P/5.
F(20,22)=-4.*A*A*A*B*B*B*R*P/3.
F(20,26)=-4.*(A**5)*(B**3)*R*P/5.
F(21,8)=8.*(A**3)*(B**3)*P/9.
F(21,9)=-8.*(A**3)*(B**3)*P/15.
F(21,21)=-16.*(A**3)*(B**3)*R*P/9.
F(21,27)=-16.*(A**5)*(B**3)*R*P/15.
F(22,12)=-4.*(A**3)*(B**3)*P/3.
F(22,15)=-4.*A*B*B*B*R*P
F(22,20)=-4.*A*A*A*B*B*B*R*P/3.
F(22,22)=-36.*A*(B**5)*R*P/5.
F(22,26)=-12.*(A**3)*(B**5)*R*P/5.
F(23,10)=4.*(A**5)*B*P/7.
F(23,17)=-4.*(A**5)*B*R*P/5.
F(23,23)=-4.*(A**7)*B*R*P/7.
F(23,24)=-4.*(A**5)*(B**3)*R*P/5.
F(23,28)=-4.*(A**7)*(B**3)*R*P/7.
F(24,10)=4.*(A**3)*(B**3)*P/5.
F(24,17)=-4.*(A**3)*(B**3)*R*P/3.
F(24,23)=-4.*(A**5)*(B**3)*R*P/5.
F(24,24)=-12.*(A**3)*(B**5)*R*P/5.
F(24,28)=-36.*(A**5)*(B**5)*R*P/25.
F(25,7)=8.*(A**3)*(B**3)*P/9.
F(25,11)=8.*(A**5)*(B**3)*P/15.
F(25,18)=-16.*(A**3)*(B**3)*R*P/9.
F(25,25)=-16.*(A**5)*(B**3)*R*P/15.
F(26,12)=-4.*(A**5)*(B**3)*P/5.
F(26,15)=-4.*(A**3)*(B**3)*R*P/3.
F(26,20)=-4.*(A**5)*(B**3)*R*P/5.
F(26,22)=-12.*(A**3)*(B**5)*R*P/5.
F(26,26)=-36.*(A**5)*(B**5)*R*P/25.
F(27,8)=8.*(A**5)*(B**3)*P/15.
F(27,9)=-8.*(A**5)*(B**3)*P/21.
F(27,21)=-16.*(A**5)*(B**3)*R*P/15.
F(27,27)=-16.*(A**7)*(B**3)*R*P/21.
F(28,10)=4.*(A**5)*(B**3)*P/7.
F(28,17)=-4.*(A**5)*(B**3)*R*P/5.
F(28,23)=-4.*(A**7)*(B**3)*R*P/7.
F(28,24)=-36.*(A**5)*(B**5)*R*P/25.
F(28,28)=-36.*(A**7)*(B**5)*R*P/35.
RETURN

```

```

18 DO 20 I=1,N
WRITE(6,900) (F(I,J),J=1,N)
20 CONTINUE
RETURN
900 FORMAT (10F12.4)
END

```

IDENT TURS

BCD

C

SUBROUTINE TURS(S)

TURKAN KOKSAL PROGRAM 3-3

DIMENSION S(28,28)

COMMON /BL1/N,A,B,R,P,TETA

C

C

```

DO 10 I=1,N
DO 10 J=1,N
S(I,J)=0.
10 CONTINUE
S(7,7)=4.*A*B*B*B*P/(3.*R)
S(7,11)=4.*A*A*A*B*B*B*P/(9.*R)
S(7,13)=-4.*A*B*B*B*B*P/(3.*R*R)+4.*A*B*P
S(7,16)=4.*A*A*A*B*P/3.
S(7,18)=4.*A*B*B*B*B*P/3.
S(7,25)=4.*A*A*A*B*B*B*P/9.
S(8,8)=4.*A*A*A*B*B*B*P/(9.*R)
S(8,9)=-4.*A*A*A*B*B*B*P/(15.*R)
S(8,14)=-4.*A*A*A*B*B*B*P/(9.*R*R)+4.*A*A*A*B*P/3.
S(8,19)=4.*(A**5)*B*P/5.
S(8,21)=4.*A*A*A*B*B*B*P/9.
S(8,27)=4.*(A**5)*(B**3)*P/15.
S(9,8)=-4.*(A**3)*(B**3)*P/(15.*R)
S(9,9)=4.*(A**3)*(B**3)*P/(21.*R)
S(9,14)=4.*(A**3)*(B**3)*P/(15.*R*R)-4.*A*A*A*B*P/5.
S(9,19)=-4.*(A**5)*B*P/7.
S(9,21)=-4.*(A**3)*(B**3)*P/15.
S(9,27)=-4.*(A**5)*(B**3)*P/21.
S(10,6)=4.*A*A*A*B*P/(5.*R)
S(10,10)=4.*A*A*A*B*P/(7.*R)
S(11,7)=4.*A*A*A*B*B*B*P/(9.*R)
S(11,11)=4.*(A**5)*(B**3)*P/(15.*R)
S(11,13)=-4.*A*A*A*B*B*B*P/(9.*R*R)+4.*A*A*A*B*P/3.
S(11,16)=4.*(A**5)*B*P/5.
S(11,18)=4.*A*A*A*B*B*B*P/9.
S(11,25)=4.*(A**5)*(B**3)*P/15.
S(12,5)=-4.*A*A*A*B*P/(3.*R)
S(12,12)=4.*(A**5)*B*P/(5.*R)
S(12,15)=4.*A*A*A*B*P*(1.-COS(TETA))/3.
S(15,5)=-4.*A*B*P
S(15,12)=4.*A*A*A*B*P/3.
S(15,15)=4.*A*B*R*P*(1.-COS(TETA))
S(16,13)=4.*A*A*A*B*P/(3.*R)
S(16,16)=4.*(A**5)*B*P/(5.*R)
S(16,18)=4.*A*A*A*B*B*B*P/(9.*R)
S(16,25)=4.*(A**5)*(B**3)*P/(15.*R)
S(17,6)=4.*A*A*A*B*B*B*P/(9.*R*R)-4.*A*A*A*B*P/3.
S(17,10)=-4.*A*A*A*B*P/5.
S(17,17)=4.*A*A*A*B*B*B*P/(9.*R)
S(17,23)=4.*(A**5)*(B**3)*P/(15.*R)
S(17,24)=4.*(A**3)*(B**5)*P/(15.*R)
S(17,28)=4.*(A**5)*(B**5)*P/(25.*R)
S(18,7)=-8.*A*B*B*B*P/3.
S(18,11)=-8.*A*A*A*B*B*B*P/9.
S(18,13)=4.*A*B*B*B*P/R
S(18,16)=4.*A*A*A*B*B*B*P/(9.*R)
S(18,18)=4.*A*(B**5)*P/(5.*R)
S(18,25)=4.*(A**3)*(B**5)*P/(15.*R)
S(19,14)=4.*(A**5)*B*P/(5.*R)
S(19,19)=4.*(A**7)*B*P/(7.*R)
S(19,21)=4.*(A**5)*(B**3)*P/(15.*R)
S(19,27)=4.*(A**7)*(B**3)*P/(21.*R)
S(20,5)=4.*(A**3)*(B**3)*P/(9.*R*R)-4.*A*A*A*B*P/3.
S(20,12)=4.*(A**5)*B*P/5.
S(20,15)=4.*A*A*A*B*P*R*(1.-COS(TETA))/3.
*4.*A*A*A*B*B*B*P*COS(TETA)/(9.*R)
S(20,20)=4.*(A**5)*(B**3)*P/(15.*R)

```

```

S(20,22)=4.*(A**3)*(B**5)*P/(15.*R)
S(20,26)=4.*(A**5)*(B**5)*P/(25.*R)
S(21,8)=-8.*A**A*A*B*B*B*P/9.
S(21,9)=8.*A**A*A*B*B*B*P/15.
S(21,14)=4.*A**A*A*B*B*B*P/(3.*R)
S(21,19)=4.*(A**5)*(B**3)*P/(15.*R)
S(21,21)=4.*A**A*A*(B**5)*P/(15.*R)
S(21,27)=4.*(A**5)*(B**5)*P/(25.*R)
S(22,5)=4.*A*(B**5)*P/(5.*R*R)-4.*A*(B**3)*P
S(22,12)=4.*A**A*A*B*B*B*P/3.
S(22,15)=12.*A*B*B*B*P*R*(1.-COS(TETA))/3.+4.*A*(B**5)*P*COS(TETA)
*/(5.*R)
S(22,20)=4.*(A**3)*(B**5)*P/(15.*R)
S(22,22)=4.*A*(B**7)*P/(7.*R)
S(22,26)=4.*(A**3)*(B**7)*P/(21.*R)
S(23,6)=4.*(A**5)*(B**3)*P/(15.*R*R)-4.*(A**5)*B*P/5.
S(23,10)=-4.*(A**5)*B*P/7.
S(23,17)=4.*(A**5)*(B**3)*P/(15.*R)
S(23,23)=4.*(A**7)*(B**3)*P/(21.*R)
S(23,24)=4.*(A**5)*(B**5)*P/(25.*R)
S(23,28)=4.*(A**7)*(B**5)*P/(35.*R)
S(24,6)=4.*(A**3)*(B**5)*P/(15.*R*R)-4.*A**A*A*B*B*B*P/3.
S(24,10)=-4.*A**A*A*B*B*B*P/5.
S(24,17)=4.*(A**3)*(B**5)*P/(15.*R)
S(24,23)=4.*(A**5)*(B**5)*P/(25.*R)
S(24,24)=4.*(A**3)*(B**7)*P/(21.*R)
S(24,28)=4.*(A**5)*(B**7)*P/(35.*R)
S(25,7)=-8.*A**A*A*B*B*B*P/9.
S(25,11)=-8.*(A**5)*(B**3)*P/15.
S(25,13)=4.*(A**3)*(B**3)*P/(3.*R)
S(25,16)=4.*(A**5)*(B**3)*P/(15.*R)
S(25,18)=4.*(A**3)*(B**5)*P/(15.*R)
S(25,25)=4.*(A**5)*(B**5)*P/(25.*R)
S(26,5)=4.*(A**3)*(B**5)*P/(5.*R*R)-4.*(A**3)*(B**3)*P/3.
S(26,12)=4.*(A**5)*(B**3)*P/5.
S(26,15)=12.*(A**3)*(B**3)*R*P*(1.-COS(TETA))/9.+4.*(A**3)*(B**5)*
P*COS(TETA)/(15.*R)
S(26,20)=4.*(A**5)*(B**5)*P/(25.*R)
S(26,22)=4.*(A**3)*(B**7)*P/(21.*R)
S(26,26)=4.*(A**5)*(B**7)*P/(35.*R)
S(27,8)=-8.*(A**5)*(B**3)*P/15.
S(27,9)=8.*(A**5)*(B**3)*P/21.
S(27,14)=4.*(A**5)*(B**3)*P/(5.*R)
S(27,19)=4.*(A**7)*(B**3)*P/(21.*R)
S(27,21)=4.*(A**5)*(B**5)*P/(25.*R)
S(27,27)=4.*(A**7)*(B**5)*P/(35.*R)
S(28,6)=4.*(A**5)*(B**5)*P/(25.*R*R)-4.*(A**5)*(B**3)*P/5.
S(28,10)=-4.*(A**5)*(B**3)*P/7.
S(28,17)=4.*(A**5)*(B**5)*P/(25.*R)
S(28,23)=4.*(A**7)*(B**5)*P/(35.*R)
S(28,24)=4.*(A**5)*(B**7)*P/(35.*R)
S(28,28)=4.*(A**7)*(B**7)*P/(49.*R)
RETURN
18 DO 20 I=1,N
WRITE(6,900) (S(I,J),J=1,N)
20 CONTINUE
RETURN
900 FORMAT (10F12.4)
END

```

```

IDENT TURGI
BCD
SUBROUTINE TURGI(G1)
TURKAN KOKSAL PROGRAM 3/4
C DIMENSION G1(28,28),DA(8)
COMMON /BL1/N,A,B,R,P,TETA
COMMON /BL3/DA,D1
C
C
DO 10 I=1,N
DO 10 J=1,N
G1(I,J)=0.
10 CONTINUE
G1(19,1)=-12.*D1*A
G1(19,3)=-12.*D1*A*B
G1(19,6)=12.*D1*A*B
G1(19,9)=-12.*D1*A*B*B
G1(19,10)=12.*D1*A*B
G1(19,14)=12.*D1*A*R*(1.-COS(TETA))
G1(23,1)=-12.*D1*A*B
G1(23,3)=-12.*D1*A*B*B
G1(23,6)=12.*D1*A*B*B
G1(23,9)=-12.*D1*A*B*B*B
G1(23,10)=12.*D1*A*B*B
G1(23,14)=12.*D1*A*B*B*R*(1.-COS(TETA))
G1(27,1)=-12.*D1*A*B*B
G1(27,3)=-12.*D1*A*B*B*B
G1(27,6)=12.*D1*A*B*B*B
G1(27,9)=-12.*D1*A*B*B*B*B
G1(27,10)=12.*D1*A*B*B*B
G1(27,14)=12.*D1*A*B*B*R*(1.-COS(TETA))
G1(28,1)=-12.*D1*A*B*B*B
G1(28,3)=-12.*D1*A*B*B*B*B
G1(28,6)=12.*D1*A*B*B*B*B
G1(28,9)=-12.*D1*A*(B**5)
G1(28,10)=12.*D1*A*(B**4)
G1(28,14)=12.*D1*A*B*B*B*B*R*(1.-COS(TETA))
RETURN
18 DO 20 I=1,N
WRITE(6,900) (G1(I,J),J=1,N)
20 CONTINUE
RETURN
900 FORMAT (10F12.4)
END

```

IDENT TURG2

BCD

C SUBROUTINE TURG2(G2)
TURKAN NOKSAL PROGRAM 3/5
DIMENSION G2(28,28),DAL(9)
COMMON /BL1/N,A,B,R,P,TETA
COMMON /BL3/DAL,G1,EI1

C
C

```

DO 10 I=1,N
DO 10 J=1,N
G2(I,J)=0.
10 CONTINUE
G2(9,6)=4.*G1*A*B*P
G2(9,8)=4.*G1*A*B*B*P
G2(9,9)=-2.4*G1*A*B*B*P
G2(9,10)=2.4*G1*A*B*P
G2(9,14)=-4.*G1*A*B*B*P/R
G2(10,6)=-4.*G1*A*P
G2(10,8)=-4.*G1*A*B*P
G2(10,9)=2.4*G1*A*B*P
G2(10,10)=-2.4*G1*A*P
G2(10,14)=4.*G1*A*B*P/R
G2(11,5)=-4.*G1*A*B*P
G2(11,7)=-4.*G1*A*B*B*P
G2(11,11)=-4.*G1*A*A*A*B*B*P/3.
G2(11,12)=4.*G1*A*A*A*B*P/3.
G2(11,13)=4.*G1*A*B*B*P/R
G2(11,15)=4.*G1*A*B*R*P*(1.-COS(TETA))
G2(12,5)=4.*G1*A*P
G2(12,7)=4.*G1*A*B*P
G2(12,11)=4.*G1*A*A*A*B*P/3.
G2(12,12)=-4.*G1*A*A*A*P/3.
G2(12,13)=-4.*G1*A*B*P/R
G2(12,15)=-4.*G1*A*R*P*(1.-COS(TETA))
G2(20,5)=4.*EI1*A*P
G2(20,7)=4.*EI1*A*B*P
G2(20,11)=4.*EI1*A*A*A*B*P/3.
G2(20,12)=-4.*EI1*A*A*A*P/3.
G2(20,13)=-4.*EI1*A*B*P/R
G2(20,15)=-4.*EI1*A*R*P*(1.-COS(TETA))
G2(23,6)=4.*EI1*A*A*A*P
G2(23,8)=4.*EI1*A*A*A*B*P
G2(23,9)=-2.4*EI1*A*A*A*B*P
G2(23,10)=2.4*EI1*A*A*A*P
G2(23,14)=-4.*EI1*A*A*A*B*P/R
G2(25,5)=8.*EI1*A*B*P
G2(25,7)=8.*EI1*A*B*B*P
G2(25,11)=8.*EI1*A*A*A*B*B*P/3.
G2(25,12)=-8.*EI1*A*A*A*B*P/3.
G2(25,13)=-8.*EI1*A*B*B*P/R
G2(25,15)=-8.*EI1*A*B*R*P*(1.-COS(TETA))
G2(26,5)=12.*EI1*A*B*B*P
G2(26,7)=12.*EI1*A*B*B*B*P
G2(26,11)=4.*EI1*A*A*A*B*B*B*P
G2(26,12)=-4.*EI1*A*A*A*B*B*P
G2(26,13)=-12.*EI1*A*B*B*B*P/R
G2(26,15)=-12.*EI1*A*B*B*R*P*(1.-COS(TETA))
G2(27,6)=8.*EI1*A*A*A*B*P
G2(27,8)=8.*EI1*A*A*A*B*B*P
G2(27,9)=-4.8*EI1*A*A*A*B*B*P
G2(27,10)=4.8*EI1*A*A*A*B*P
G2(27,14)=-8.*EI1*A*A*A*B*B*P/R
G2(28,6)=12.*EI1*A*A*A*B*B*P
G2(28,8)=12.*EI1*A*A*A*B*B*B*P
G2(28,9)=-7.2*EI1*A*A*A*B*B*B*P
G2(28,10)=7.2*EI1*A*A*A*B*B*P
G2(28,14)=-12.*EI1*A*A*A*B*B*B*P/R
RETURN
18 DO 20 I=1,N
WRITE(6,900) (G2(I,J),J=1,N)
20 CONTINUE

```

```

          RETURN
900  FORMAT (10F12.4)
      END
      IDENT TURG3
BCD
      SUBROUTINE TURG3(G3)
C      TURKAN KOKSAL  PROGRAM 3-6
      DIMENSION G3(28,28),DA(11)
      COMMON /BL1/N,A,B,R,P,TETA
      COMMON /BL3/DA,EL1
C
C
      DO 10 I=1,N
      DO 10 J=1,N
      G3(I,J)=0.
10  CONTINUE
      G3(16,5)=-4.*EL1*A*B*P/R
      G3(16,13)=-4.*EL1*A*P
      G3(16,15)=-4.*EL1*A*B*P*COS(TETA)
      G3(16,16)=-4.*EL1*A*A*A*P/3.
      G3(16,18)=-4.*EL1*A*B*B*P
      G3(16,20)=-4.*EL1*A*A*A*B*P/3.
      G3(16,22)=-4.*EL1*A*B*B*B*P
      G3(16,25)=-4.*EL1*A*A*A*B*B*P/3.
      G3(16,26)=-4.*EL1*A*A*A*B*B*B*P/3.
      G3(19,6)=-4.*EL1*A*A*A*B*F/R
      G3(19,14)=-4.*EL1*A*A*A*P
      G3(19,17)=-4.*EL1*A*A*A*B*P
      G3(19,19)=-12.*EL1*(A**5)*P/5.
      G3(19,21)=-4.*EL1*A*A*A*B*B*P
      G3(19,23)=-12.*EL1*(A**5)*B*P/5.
      G3(19,24)=-4.*EL1*(A**3)*(B**3)*P
      G3(19,27)=-12.*EL1*(A**5)*B*B*P/5.
      G3(19,28)=-12.*EL1*(A**5)*(B**3)*P/5.
      G3(20,5)=-4.*EL1*A*B*B*P/R
      G3(20,13)=-4.*EL1*A*B*P
      G3(20,15)=-4.*EL1*A*B*B*P*COS(TETA)
      G3(20,16)=-4.*EL1*A*A*A*B*P/3.
      G3(20,18)=-4.*EL1*A*B*B*B*P
      G3(20,20)=-4.*EL1*A*A*A*B*B*P/3.
      G3(20,22)=-4.*EL1*A*(B**4)*P
      G3(20,25)=-4.*EL1*(A**3)*(B**3)*P/3.
      G3(20,26)=-4.*EL1*(A**3)*(B**4)*P/3.
      G3(23,6)=-4.*EL1*A*A*A*B*B*P/R
      G3(23,14)=-4.*EL1*A*A*A*B*P
      G3(23,17)=-4.*EL1*A*A*A*B*B*P
      G3(23,19)=-12.*EL1*(A**5)*B*P/5.
      G3(23,21)=-4.*EL1*(A**3)*(B**3)*P
      G3(23,23)=-12.*EL1*(A**5)*B*B*P/5.
      G3(23,24)=-4.*EL1*(A**3)*(B**4)*P
      G3(23,27)=-12.*EL1*(A**5)*(B**3)*P/5.
      G3(23,28)=-12.*EL1*(A**5)*(B**4)*P/5.
      G3(25,5)=-4.*EL1*A*B*B*B*P/R
      G3(25,13)=-4.*EL1*A*B*B*P
      G3(25,15)=-4.*EL1*A*B*B*B*P*COS(TETA)
      G3(25,16)=-4.*EL1*A*A*A*B*B*P/3.
      G3(25,18)=-4.*EL1*A*(B**4)*P
      G3(25,20)=-4.*EL1*(A**3)*(B**3)*P/3.
      G3(25,22)=-4.*EL1*A*(B**5)*P
      G3(25,25)=-4.*EL1*(A**3)*(B**4)*P/3.
      G3(25,26)=-4.*EL1*(A**3)*(B**5)*P/3.
      G3(26,5)=-4.*EL1*A*(B**4)*P/R
      G3(26,13)=-4.*EL1*A*B*B*B*P
      G3(26,15)=-4.*EL1*A*(B**4)*P*COS(TETA)
      G3(26,16)=-4.*EL1*(A**3)*(B**3)*P/3.
      G3(26,18)=-4.*EL1*A*(B**5)*P
      G3(26,20)=-4.*EL1*(A**3)*(B**4)*P/3.
      G3(26,22)=-4.*EL1*A*(B**6)*P
      G3(26,25)=-4.*EL1*(A**3)*(B**5)*P/3.
      G3(26,26)=-4.*EL1*(A**3)*(B**6)*P/3.
      G3(27,6)=-4.*EL1*(A**3)*(B**3)*P/R
      G3(27,14)=-4.*EL1*(A**3)*B*B*P
      G3(27,17)=-4.*EL1*(A**3)*(B**3)*P
      G3(27,19)=-12.*EL1*(A**5)*(B**2)*P/5.
      G3(27,21)=-4.*EL1*(A**3)*(B**4)*P

```

```
G3(27,23)=-12.*EL1*(A**5)*(B**3)*P/5.
G3(27,24)=-4.*EL1*(A**3)*(B**5)*P
G3(27,27)=-12.*EL1*(A**5)*(B**4)*P/5.
G3(27,28)=-12.*EL1*(A**5)*(B**5)*P/5.
G3(28,6)=-4.*EL1*(A**3)*(9**4)*P/R
```

```
G3(28,14)=-4.*EL1*(A**3)*(B**3)*P
G3(28,17)=-4.*EL1*(A**3)*(B**4)*P
G3(28,19)=-12.*EL1*(A**5)*(B**3)*P/5.
G3(28,21)=-4.*EL1*(A**3)*(B**5)*P
G3(28,23)=-12.*EL1*(A**5)*(B**4)*P/5.
G3(28,24)=-4.*EL1*(A**3)*(B**6)*P
G3(28,27)=-12.*EL1*(A**5)*(B**5)*P/5.
G3(28,28)=-12.*EL1*(A**5)*(B**6)*P/5.
```

RETURN

```
18 DO 20 I=1,N
WRITE(6,900) (G3(I,J),J=1,N)
```

20 CONTINUE

RETURN

```
900 FORMAT (10F12.4)
```

END

IDENT TURG4
BCD

```
SUBROUTINE TURG4(G4)
TURKAN KOKSAL PROGRAM 3-7
DIMENSION G4(28,28),DA(12)
COMMON /BL1/N,A,B,R,P,TETA
COMMON /BL3/DA,EN1,T1,S1,Z1
```

C
C

```
DO 10 I=1,N
DO 10 J=1,N
G4(I,J)=0.
```

10 CONTINUE

```
G4(9,8)=4.*(EN1+T1*P)*A*B*B/R
G4(9,9)=-12.*(EN1+T1*P)*A*B*B/(5.*R)
G4(9,10)=12.*(EN1+T1*P)*A*B/(5.*R)
G4(9,17)=-4.*(EN1+T1*P)*A*B
G4(9,21)=-8.*(EN1+T1*P)*A*B*B
G4(9,23)=-12.*(EN1+T1*P)*A*A*A*B/5.
G4(9,24)=-12.*(EN1+T1*P)*A*B*B*B
G4(9,27)=-24.*(EN1+T1*P)*A*A*A*B*B/5.
G4(9,28)=-36.*(EN1+T1*P)*A*A*A*B*B*B/5.
G4(10,8)=-4.*(EN1+T1*P)*A*B/R
G4(10,9)=12.*(EN1+T1*P)*A*B/(5.*R)
G4(10,10)=-12.*(EN1+T1*P)*A/(5.*R)
G4(10,17)=4.*(EN1+T1*P)*A
G4(10,21)=8.*(EN1+T1*P)*A*B
G4(10,23)=12.*(EN1+T1*P)*A*A*A/5.
G4(10,24)=12.*(EN1+T1*P)*A*B*B
G4(10,27)=24.*(EN1+T1*P)*A*A*A*B/5.
G4(10,28)=36.*(EN1+T1*P)*A*A*A*B*B/5.
G4(11,7)=-4.*(EN1+T1*P)*A*B*B/R
G4(11,11)=-4.*(EN1+T1*P)*A*A*A*B*B/(3.*R)
G4(11,12)=4.*(EN1+T1*P)*A*A*A*B/(3.*R)
G4(11,15)=4.*(EN1+T1*P)*A*B
G4(11,18)=8.*(EN1+T1*P)*A*B*B
G4(11,20)=4.*(EN1+T1*P)*A*A*A*B/3.
G4(11,22)=12.*(EN1+T1*P)*A*B*B*B
G4(11,25)=8.*(EN1+T1*P)*A*A*A*B*B/3.
G4(11,26)=4.*(EN1+T1*P)*A*A*A*B*B*B
G4(12,7)=4.*(EN1+T1*P)*A*B/R
G4(12,11)=4.*(EN1+T1*P)*A*A*A*B/(3.*R)
G4(12,12)=-4.*(EN1+T1*P)*A*A*A/(3.*R)
G4(12,15)=-4.*(EN1+T1*P)*A
G4(12,18)=-8.*(EN1+T1*P)*A*B
G4(12,20)=-4.*(EN1+T1*P)*A*A*A/3.
G4(12,22)=-12.*(EN1+T1*P)*A*B*B
G4(12,25)=-8.*(EN1+T1*P)*A*A*A*B/3.
G4(12,26)=-4.*(EN1+T1*P)*A*A*A*B*B
G4(20,7)=4.*(S1+Z1*P)*A*B/R
```

```

G4(20,11)=4.*(S1+Z1*P)*A*A*A*B/(3.*R)
G4(20,12)=-4.*(S1+Z1*P)*A*A*A/(3.*R)
G4(20,15)=-4.*(S1+Z1*P)*A
G4(20,18)=-8.*(S1+Z1*P)*A*B
G4(20,20)=-4.*(S1+Z1*P)*A*A*A/3.
G4(20,22)=-12.*(S1+Z1*P)*A*B*B
G4(20,25)=-8.*(S1+Z1*P)*A*A*A*B/3.
G4(20,26)=-4.*(S1+Z1*P)*A*A*A*B*B
G4(23,8)=4.*(S1+Z1*P)*A*A*A*B/R
G4(23,9)=-12.*(S1+Z1*P)*A*A*A*B/(5.*R)
G4(23,10)=12.*(S1+Z1*P)*A*A*A/(5.*R)
G4(23,17)=-4.*(S1+Z1*P)*A*A*A
G4(23,21)=-8.*(S1+Z1*P)*A*A*A*B
G4(23,23)=-12.*(S1+Z1*P)*A*A*A*A/5.
G4(23,24)=-12.*(S1+Z1*P)*A*A*A*B*B
G4(23,27)=-24.*(S1+Z1*P)*A*A*A*A*A*B/5.
G4(23,28)=-36.*(S1+Z1*P)*A*A*A*A*A*B*B/5.
G4(25,7)=8.*(S1+Z1*P)*A*B*B/R
G4(25,11)=8.*(S1+Z1*P)*(A**3)*B*B/(3.*R)
G4(25,12)=-8.*(S1+Z1*P)*(A**3)*B/(3.*R)
G4(25,15)=-8.*(S1+Z1*P)*A*B
G4(25,18)=-16.*(S1+Z1*P)*A*B*B
G4(25,20)=-8.*(S1+Z1*P)*(A**3)*B/3.
G4(25,22)=-24.*(S1+Z1*P)*A*(B**3)
G4(25,25)=-16.*(S1+Z1*P)*(A**3)*B*B/3.
G4(25,26)=-8.*(S1+Z1*P)*(A**3)*(B**3)
G4(26,7)=12.*(S1+Z1*P)*A*(B**3)/R
G4(26,11)=4.*(S1+Z1*P)*(A**3)*(B**3)/R
G4(26,12)=-4.*(S1+Z1*P)*(A**3)*B*B/R
G4(26,15)=-12.*(S1+Z1*P)*A*B*B
G4(26,18)=-24.*(S1+Z1*P)*A*(B**3)
G4(26,20)=-4.*(S1+Z1*P)*(A**3)*B*B
G4(26,22)=-36.*(S1+Z1*P)*A*(B**4)
G4(26,25)=-8.*(S1+Z1*P)*(A**3)*(B**3)
G4(26,26)=-12.*(S1+Z1*P)*(A**3)*(B**4)
G4(27,8)=8.*(S1+Z1*P)*(A**3)*B*B/R
G4(27,9)=-24.*(S1+Z1*P)*(A**3)*B*B/(5.*R)
G4(27,10)=24.*(S1+Z1*P)*(A**3)*B/(5.*R)
G4(27,17)=-8.*(S1+Z1*P)*(A**3)*B
G4(27,21)=-16.*(S1+Z1*P)*(A**3)*B*B
G4(27,23)=-24.*(S1+Z1*P)*(A**5)*B/5.
G4(27,24)=-24.*(S1+Z1*P)*(A**3)*(B**3)
G4(27,27)=-48.*(S1+Z1*P)*(A**5)*B*B/5.
G4(27,28)=-72.*(S1+Z1*P)*(A**5)*(B**3)/5.
G4(28,8)=12.*(S1+Z1*P)*(A**3)*(B**3)/R
G4(28,9)=-36.*(S1+Z1*P)*(A**3)*(B**3)/(5.*R)
G4(28,10)=36.*(S1+Z1*P)*(A**3)*B*B/(5.*R)
G4(28,17)=-12.*(S1+Z1*P)*(A**3)*B*B
G4(28,21)=-24.*(S1+Z1*P)*(A**3)*(B**3)
G4(28,23)=-36.*(S1+Z1*P)*(A**5)*B*B/5.
G4(28,24)=-36.*(S1+Z1*P)*(A**3)*(B**4)
G4(28,27)=-72.*(S1+Z1*P)*(A**5)*(B**3)/5.
G4(28,28)=-108.*(S1+Z1*P)*(A**5)*(B**4)/5.
RETURN
18 DO 20 I=1,N
WRITE(6,900) (G4(I,J),J=1,N)
RETURN
20 CONTINUE
900 FORMAT (10F12.4)
END
IDENT TURG5
BCD
SUBROUTINE TURG5(G5)
TURKAN KOKSAL PROGRAM 3-8
DIMENSION G5(28,28),DA(16)
COMMON /BL1/N,A,B,R,P,TETA
COMMON /BL3/DA,B2,E2,D2,Q2,C2,F2
C

```

```

CO 10 I=1,N
DO 10 J=1,N
G5(I,J)=0.
10 CONTINUE
G5(6,3)=-2.*(B2/R+D2/(R*R)-D2/(R*R*R)-C2/(R**4)+E2*P/R+F2*P/(R*R))
**B*B*B/(3.*R)
G5(6,4)=-2.*(B2/R+D2/(R*R)-D2/(R*R*R)-C2/(R**4)+E2*P/R+F2*P/
*(R*R))*A*(B**3)/(3.*R)
G5(6,6)=2.*(B2/R+D2/(R*R)-D2/(R*R*R)-C2/(R**4)+E2*P/R+F2*P/
*(R*R))*B*(B**3)/(3.*R)
G5(6,10)=2.*(B2/R+D2/(R*R)-D2/(R**3)-C2/(R**4)+E2*P/R+F2*P/(R*R))*
*B*B*B/(5.*R)
G5(6,12)=-2.*(B2/R+D2/(R*R)-D2/(R*R*R)-C2/(R**4)+E2*P/R+F2*P/
*(R*R))*A*(B**3)/(5.*R)
G5(9,1)=-4.*(B2+E2*P)*B
G5(9,2)=-4.*(B2+E2*P)*A*B
G5(9,9)=-4.*(B2+E2*P)*B*B*B/3.
G5(9,11)=4.*(B2+E2*P)*A*B*B*B/3.
G5(9,14)=4.*(B2+E2*P)*R*B*(1.-COS(TETA))
G5(10,3)=4.*(B2+E2*P)*B
G5(10,4)=4.*(B2+E2*P)*A*B
G5(10,6)=-4.*(B2+E2*P)*B
G5(10,10)=-12.*(B2+E2*P)*B/5.
G5(10,12)=12.*(B2+E2*P)*A*B/5.
G5(11,1)=4.*(B2+E2*P)*A*B
G5(11,2)=4.*(B2+E2*P)*A*A*B
G5(11,9)=4.*(B2+E2*P)*A*(B**3)/3.
G5(11,11)=-4.*(B2+E2*P)*A*A*(B**3)/3.
G5(11,14)=-4.*(B2+E2*P)*A*B*R*(1.-COS(TETA))
G5(12,3)=-4.*(B2+E2*P)*A*B
G5(12,4)=-4.*(B2+E2*P)*A*A*B
G5(12,6)=4.*(B2+E2*P)*A*B
G5(12,10)=12.*(B2+E2*P)*A*B/5.
G5(12,12)=-12.*(B2+E2*P)*A*A*B/5.
G5(14,1)=-2.*(B2/R+D2/(R*R)-D2/(R**3)-C2/(R**4)+E2*P/R+F2*P/
*(R*R))*B
G5(14,2)=-2.*(B2/R+D2/(R*R)-D2/(R**3)-C2/(R**4)+E2*P/R+F2*P/(R*R))
**A*B
G5(14,9)=-2.*(B2/R+D2/(R*R)-D2/(R**3)-C2/(R**4)+E2*P/R+F2*P/(R*R))
**B*B*B/3.
G5(14,11)=2.*(B2/R+D2/(R*R)-D2/(R**3)-C2/(R**4)+E2*P/R+F2*P/(R*R))
**A*B*B/3.
G5(14,14)=2.*(B2/R+D2/(R*R)-D2/(R**3)-C2/(R**4)+E2*P/R+F2*P/
*(R*R))*B*R*(1.-COS(TETA))
G5(21,1)=4.*(D2+F2*P)*B
G5(21,2)=4.*(D2+F2*P)*A*B
G5(21,9)=4.*(D2+F2*P)*B*B*B/3.
G5(21,11)=-4.*(D2+F2*P)*A*B*B*B/3.
G5(21,14)=-4.*(D2+F2*P)*B*R*(1.-COS(TETA))
G5(24,3)=4.*(D2+F2*P)*B*B*B
G5(24,4)=4.*(D2+F2*P)*A*B*B*B
G5(24,6)=-4.*(D2+F2*P)*B*B*B
G5(24,10)=-12.*(D2+F2*P)*B*B*B/5.
G5(24,12)=12.*(D2+F2*P)*A*B*B*B/5.
G5(25,1)=8.*(D2+F2*P)*A*B
G5(25,2)=8.*(D2+F2*P)*A*A*B
G5(25,9)=8.*(D2+F2*P)*A*B*B*B/3.
G5(25,11)=-8.*(D2+F2*P)*A*A*B*B*B/3.
G5(25,14)=-8.*(D2+F2*P)*A*B*R*(1.-COS(TETA))
G5(26,3)=8.*(D2+F2*P)*A*B*B*B
G5(26,4)=8.*(D2+F2*P)*A*A*B*B*B
G5(26,6)=-8.*(D2+F2*P)*A*B*B*B
G5(26,10)=-24.*(D2+F2*P)*A*B*B*B/5.
G5(26,12)=24.*(D2+F2*P)*A*A*B*B/5.
G5(27,1)=12.*(D2+F2*P)*A*A*B
G5(27,2)=12.*(D2+F2*P)*A*A*A*B
G5(27,9)=4.*(D2+F2*P)*A*A*B*B*B
G5(27,11)=-4.*(D2+F2*P)*A*(B**3)
G5(27,14)=-12.*(D2+F2*P)*A*A*B*R*(1.-COS(TETA))
G5(28,3)=12.*(D2+F2*P)*A*A*B*B*B
G5(28,4)=12.*(D2+F2*P)*A*(B**3)
G5(28,6)=-12.*(D2+F2*P)*A*A*(B**3)
G5(28,10)=-36.*(D2+F2*P)*A*A*(B**3)/5.
G5(28,12)=36.*(D2+F2*P)*A*(B**3)/5.
RETURN
18 DO 20 I=1,N
WRITE(6,900) (G5(I,J),J=1,N)
20 CONTINUE

```

IDENT TURG6
ICD

SUBROUTINE TURG6(G6)
TURKAN KOKSAL PROGRAM 3-9
DIMENSION G6(28,28),DA(22)
COMMON /BL1/N,A,B,R,P,TETA
COMMON /BL3/DA,EI2,G2,H2

```

DO 10 I=1,N
DO 10 J=1,N
G6(I,J)=0
10 CONTINUE
G6(5,5)=-2.*(EI2/(R*R)-G2/(R*R*R)-H2/R)*B
G6(5,6)=-2.*(EI2/(R*R)-G2/(R*R*R)-H2/R)*A*B
G6(5,10)=-2.*(EI2/(R*R)-G2/(R*R*R)-H2/R)*A*B
G6(5,12)=-2.*(EI2/(R*R)-G2/(R*R*R)-H2/R)*A*A*B
G6(5,15)=-2.*(EI2/(R*R)-G2/(R*R*R)-H2/R)*B*R*(1.-COS(TETA))
G6(6,5)=-2.*(EI2/(R*R)-G2/(R*R*R)-H2/R)*A*B
G6(6,6)=-2.*(EI2/(R*R)-G2/(R*R*R)-H2/R)*A*A*B
G6(6,10)=-2.*(EI2/(R*R)-G2/(R*R*R)-H2/R)*A*A*B
G6(6,12)=-2.*(EI2/(R*R)-G2/(R*R*R)-H2/R)*A*(A**3)*B
G6(6,15)=-2.*(EI2/(R*R)-G2/(R*R*R)-H2/R)*A*B*R*(1.-COS(TETA))
G6(13,7)=-2.*(EI2/(R*R)+G2/(R*R*R)+H2/R)*B*B*B/(3.*R)
G6(13,8)=-2.*(EI2/(R*R)+G2/(R*R*R)+H2/R)*A*B*B*B/(3.*R)
G6(13,9)=-2.*(EI2/(R*R)+G2/(R*R*R)+H2/R)*A*A*A*(B**3)/(3.*R)
G6(13,11)=-2.*(EI2/(R*R)+G2/(R*R*R)+H2/R)*A*(B**3)/(3.*R)
G6(13,13)=-2.*(EI2/(R*R)+G2/(R*R*R)+H2/R)*A*(B**3)/(3.*R)
G6(13,14)=-2.*(EI2/(R*R)+G2/(R*R*R)+H2/R)*A*(B**3)/(3.*R)
G6(14,7)=-2.*(EI2/(R*R)+G2/(R*R*R)+H2/R)*A*A*(B**3)/(3.*R)
G6(14,8)=-2.*(EI2/(R*R)+G2/(R*R*R)+H2/R)*A*A*(B**3)/(3.*R)
G6(14,9)=-2.*(EI2/(R*R)+G2/(R*R*R)+H2/R)*A*A*(B**3)/(3.*R)
G6(14,11)=-2.*(EI2/(R*R)+G2/(R*R*R)+H2/R)*A*(B**3)/(3.*R)
G6(14,13)=-2.*(EI2/(R*R)+G2/(R*R*R)+H2/R)*A*(B**3)/(3.*R)
G6(14,14)=-2.*(EI2/(R*R)+G2/(R*R*R)+H2/R)*A*A*(B**3)/(3.*R)
G6(15,5)=-2.*(EI2/R+G2/(R*R)+H2)*B*COS(TETA)
G6(15,6)=-2.*(EI2/R+G2/(R*R)+H2)*A*B*COS(TETA)
G6(15,10)=-2.*(EI2/R+G2/(R*R)+H2)*A*B*COS(TETA)
G6(15,12)=-2.*(EI2/R+G2/(R*R)+H2)*A*A*B*COS(TETA)
G6(15,15)=-2.*(EI2/R+G2/(R*R)+H2)*B*R*COS(TETA)*(1.-COS(TETA))
G6(17,5)=2.*H2*A*B
G6(17,6)=2.*H2*A*A*B
G6(17,10)=2.*H2*A*A*B
G6(17,12)=-2.*H2*A*A*A*B
G6(17,15)=-2.*H2*A*B*R*(1.-COS(TETA))
G6(18,7)=4.*H2*B*B*B/3.
G6(18,8)=4.*H2*A*B*B*B/3.
G6(18,9)=-4.*H2*A*B*B*B/3.
G6(18,11)=4.*H2*A*A*(B**3)/3.
G6(18,13)=-4.*H2*(B**3)/(3.*R)
G6(18,14)=-4.*H2*A*(B**3)/(3.*R)
G6(20,5)=2.*H2*A*A*B
G6(20,6)=2.*H2*(A**3)*B
G6(20,10)=2.*H2*(A**3)*B
G6(20,12)=-2.*H2*(A**4)*B
G6(20,15)=-2.*H2*A*A*B*R*(1.-COS(TETA))
G6(21,7)=4.*H2*A*(B**3)/3.
G6(21,8)=4.*H2*A*A*(B**3)/3.
G6(21,9)=-4.*H2*A*A*(B**3)/3.
G6(21,11)=4.*H2*(A**3)*(B**3)/3.
G6(21,13)=-4.*H2*A*(B**3)/(3.*R)
G6(21,14)=-4.*H2*A*A*(B**3)/(3.*R)
G6(22,5)=-2.*(6.*G2-H2*B*B)*B
G6(22,6)=-2.*(6.*G2-H2*B*B)*A*B
G6(22,10)=-2.*(6.*G2-H2*B*B)*A*B
G6(22,12)=2.*(6.*G2-H2*B*B)*A*A*B
G6(22,15)=-2.*(6.*G2-H2*B*B)*B*R*(1.-COS(TETA))
G6(23,5)=2.*H2*(A**3)*B
G6(23,6)=2.*H2*(A**4)*B
G6(23,10)=2.*H2*(A**4)*B
G6(23,12)=-2.*H2*(A**5)*B
G6(23,15)=-2.*H2*(A**3)*B*R*(1.-COS(TETA))
G6(24,5)=-2.*(6.*G2-H2*B*B)*A*B
G6(24,6)=-2.*(6.*G2-H2*B*B)*A*A*B
G6(24,10)=-2.*(6.*G2-H2*B*B)*A*A*B
G6(24,12)=2.*(6.*G2-H2*B*B)*(A**3)*B

```

```

G6(24,15)=2.*(6.*G2-H2*B*B)*A*B*R*(1.-COS(TETA))
G6(25,7)=4.*H2*A*A*(B**3)/3.
G6(25,8)=4.*H2*(A**3)*(B**3)/3.
G6(25,9)=-4.*H2*(A**3)*(B**3)/3.
G6(25,11)=4.*H2*(A**4)*(B**3)/3.
G6(25,13)=-4.*H2*A*A*(B**3)/(3.*R)
G6(25,14)=-4.*H2*(A**3)*(B**3)/(3.*R)
G6(26,5)=-2.*(6.*G2-H2*B*B)*A*A*B
G6(26,6)=-2.*(6.*G2-H2*B*B)*(A**3)*B
G6(26,10)=-2.*(6.*G2-H2*B*B)*(A**3)*B
G6(26,12)=2.*(6.*G2-H2*B*B)*(A**4)*B
G6(26,15)=2.*(6.*G2-H2*B*B)*A*A*B*R*(1.-COS(TETA))
G6(27,7)=4.*H2*(A**3)*(B**3)/3.
G6(27,8)=4.*H2*(A**4)*(B**3)/3.
G6(27,9)=-4.*H2*(A**4)*(B**3)/3.
G6(27,11)=4.*H2*(A**5)*(B**3)/3.
G6(27,13)=-4.*H2*(A**3)*(B**3)/(3.*R)
G6(27,14)=-4.*H2*(A**4)*(B**3)/(3.*R)
G6(28,5)=-2.*(6.*G2-H2*B*B)*A*A*A*B
G6(28,6)=-2.*(6.*G2-H2*B*B)*(A**4)*B
G6(28,10)=-2.*(6.*G2-H2*B*B)*(A**4)*B
G6(28,12)=2.*(6.*G2-H2*B*B)*(A**5)*B
G6(28,15)=2.*(6.*G2-H2*B*B)*A*A*A*B*R*(1.-COS(TETA))
RETURN

```

```

18 DO 20 I=1,N
WRITE(6,900) (G6(I,J),J=1,N)
20 CONTINUE
RETURN
900 FORMAT (10F12.4)

```

END
IDENT TURG7
BCD

C
SUBROUTINE TURG7(G7)
TURKAN KOKSAL PROGRAM 3-10
DIMENSION G7(28,28),DA(25)
COMMON /BL1/N,A,B,R,P,TETA
COMMON /BL3/DA,EJ2,EK2,EL2,EM2,EN2,E2

C
C

```

DO 10 I=1,N
DO 10 J=1,N
G7(I,J)=0
10 CONTINUE
G7(5,5)=-2.*(EJ2/(R**4)+EK2/(R*R)+EL2-EM2/(R**3)
* -EN2/R-P*E2/(R*R))*B*B*B/(3.*R)
G7(5,6)=-2.*(EJ2/(R**4)+EK2/(R*R)+EL2-EM2/(R**3)
* -EN2/R-P*E2/(R*R))*A*(B**3)/(3.*R)
G7(5,15)=-2.*(EJ2/(R**3)+EK2/R+EL2-R*EM2/(R*R)
* -EN2-P*E2/R)*(B**3)*COS(TETA)/(3.*R)
G7(5,17)=-2.*(EJ2/(R**4)+EK2/(R*R)+EL2-EM2/(R**3)
* -EN2/R-P*E2/(R*R))*A*(B**3)/(3.*R)
G7(5,20)=-2.*(EJ2/(R**4)+EK2/(R*R)+EL2-EM2/(R**3)
* -EN2/R-P*E2/(R*R))*A*A*(B**3)/(3.*R)
G7(5,22)=-2.*(EJ2/(R**4)+EK2/(R*R)+EL2-EM2/(R**3)
* -EN2/R-P*E2/(R*R))*A*(B**5)/(5.*R)
G7(5,23)=-2.*(EJ2/(R**4)+EK2/(R*R)+EL2-EM2/(R**3)
* -EN2/R-P*E2/(R*R))*A*(B**3)/(3.*R)
G7(5,24)=-2.*(EJ2/(R**4)+EK2/(R*R)+EL2-EM2/(R**3)
* -EN2/R-P*E2/(R*R))*A*(B**5)/(5.*R)
G7(5,26)=-2.*(EJ2/(R**4)+EK2/(R*R)+EL2-EM2/(R**3)
* -EN2/R-P*E2/(R*R))*A*A*(B**5)/(5.*R)
G7(5,28)=-2.*(EJ2/(R**4)+EK2/(R*R)+EL2-EM2/(R**3)
* -EN2/R-P*E2/(R*R))*A*(B**5)/(5.*R)
G7(6,5)=-2.*(EJ2/(R**4)+EK2/(R*R)+EL2-EM2/(R**3)
* -EN2/R-P*E2/(R*R))*A*(B**3)/(3.*R)
G7(6,6)=-2.*(EJ2/(R**4)+EK2/(R*R)+EL2-EM2/(R**3)
* -EN2/R-P*E2/(R*R))*A*A*(B**3)/(3.*R)
G7(6,15)=-2.*(EJ2/(R**3)+EK2/R+EL2-R*EM2/(R**2)
* -EN2-P*E2/R)*A*(B**3)*COS(TETA)/(3.*R)
G7(6,17)=-2.*(EJ2/(R**4)+EK2/(R*R)+EL2-EM2/(R**3)
* -EN2/R-P*E2/(R*R))*A*A*(B**3)/(3.*R)
G7(6,20)=-2.*(EJ2/(R**4)+EK2/(R*R)+EL2-EM2/(R**3)
* -EN2/R-P*E2/(R*R))*A*(B**3)*(B**3)/(3.*R)
G7(6,22)=-2.*(EJ2/(R**4)+EK2/(R*R)+EL2-EM2/(R**3)
* -EN2/R-P*E2/(R*R))*A*(B**5)/(5.*R)

```

$G7(6,23) = -2 \cdot (EJ2/(R**4) + EK2/(R*R) + EL2 - EM2/(R**3) - EN2/R - P \cdot E2/(R*R)) \cdot (A**4) \cdot (B**3)/(3 \cdot R)$
 $G7(6,24) = -2 \cdot (EJ2/(R**4) + EK2/(R*R) + EL2 - EM2/(R**3) - EN2/R - P \cdot E2/(R*R)) \cdot A \cdot A \cdot (B**5)/(5 \cdot R)$
 $G7(6,26) = -2 \cdot (EJ2/(R**4) + EK2/(R*R) + EL2 - EM2/(R**3) - EN2/R - P \cdot E2/(R*R)) \cdot (A**3) \cdot (B**5)/(5 \cdot R)$
 $G7(6,28) = -2 \cdot (EJ2/(R**4) + EK2/(R*R) + EL2 - EM2/(R**3) - EN2/R - P \cdot E2/(R*R)) \cdot (A**4) \cdot (B**5)/(5 \cdot R)$
 $G7(7,13) = -2 \cdot EN2 \cdot B$
 $G7(7,14) = -2 \cdot EN2 \cdot A \cdot B$
 $G7(7,16) = -2 \cdot EN2 \cdot A \cdot A \cdot B$
 $G7(7,18) = -2 \cdot EN2 \cdot (B**3)/3$
 $G7(7,19) = -2 \cdot EN2 \cdot (A**3) \cdot B$
 $G7(7,21) = -2 \cdot EN2 \cdot A \cdot (B**3)/3$
 $G7(7,25) = -2 \cdot EN2 \cdot A \cdot A \cdot (B**3)/3$
 $G7(7,27) = -2 \cdot EN2 \cdot (A**3) \cdot (B**3)/3$
 $G7(8,13) = -2 \cdot EN2 \cdot A \cdot B$
 $G7(8,14) = -2 \cdot EN2 \cdot A \cdot A \cdot B$
 $G7(8,16) = -2 \cdot EN2 \cdot (A**3) \cdot B$
 $G7(8,18) = -2 \cdot EN2 \cdot A \cdot (B**3)/3$
 $G7(8,19) = -2 \cdot EN2 \cdot (A**4) \cdot B$
 $G7(8,21) = -2 \cdot EN2 \cdot A \cdot A \cdot (B**3)/3$
 $G7(8,25) = -2 \cdot EN2 \cdot (A**3) \cdot (B**3)/3$
 $G7(8,27) = -2 \cdot EN2 \cdot (A**4) \cdot (B**3)/3$
 $G7(9,13) = 2 \cdot EN2 \cdot A \cdot B$
 $G7(9,14) = 2 \cdot EN2 \cdot A \cdot A \cdot B$
 $G7(9,16) = 2 \cdot EN2 \cdot A \cdot A \cdot A \cdot B$
 $G7(9,18) = 2 \cdot EN2 \cdot A \cdot (B**3)/3$
 $G7(9,19) = 2 \cdot EN2 \cdot (A**4) \cdot B$
 $G7(9,21) = 2 \cdot EN2 \cdot A \cdot A \cdot (B**3)/3$
 $G7(9,25) = 2 \cdot EN2 \cdot (A**3) \cdot (B**3)/3$
 $G7(9,27) = 2 \cdot EN2 \cdot (A**4) \cdot (B**3)/3$
 $G7(11,13) = -2 \cdot EN2 \cdot A \cdot A \cdot B$
 $G7(11,14) = -2 \cdot EN2 \cdot (A**3) \cdot B$
 $G7(11,16) = -2 \cdot EN2 \cdot (A**4) \cdot B$
 $G7(11,18) = -2 \cdot EN2 \cdot A \cdot A \cdot (B**3)/3$
 $G7(11,19) = -2 \cdot EN2 \cdot (A**5) \cdot B$
 $G7(11,21) = -2 \cdot EN2 \cdot (A**3) \cdot (B**3)/3$
 $G7(11,25) = -2 \cdot EN2 \cdot (A**4) \cdot (B**3)/3$
 $G7(11,27) = -2 \cdot EN2 \cdot (A**5) \cdot (B**3)/3$
 $G7(13,13) = -2 \cdot (EJ2/(R**4) + EK2/(R*R) + EL2 - EM2/(R**3) - EN2/R - P \cdot E2/(R*R)) \cdot B$
 $G7(13,14) = -2 \cdot (EJ2/(R**4) + EK2/(R*R) + EL2 - EM2/(R**3) - EN2/R - P \cdot E2/(R*R)) \cdot A \cdot B$
 $G7(13,16) = -2 \cdot (EJ2/(R**4) + EK2/(R*R) + EL2 - EM2/(R**3) - EN2/R - P \cdot E2/(R*R)) \cdot A \cdot A \cdot B$
 $G7(13,18) = -2 \cdot (EJ2/(R**4) + EK2/(R*R) + EL2 - EM2/(R**3) - EN2/R - P \cdot E2/(R*R)) \cdot (B**3)/3$
 $G7(13,19) = -2 \cdot (EJ2/(R**4) + EK2/(R*R) + EL2 - EM2/(R**3) - EN2/R - P \cdot E2/(R*R)) \cdot (A**3) \cdot B$
 $G7(13,21) = -2 \cdot (EJ2/(R**4) + EK2/(R*R) + EL2 - EM2/(R**3) - EN2/R - P \cdot E2/(R*R)) \cdot A \cdot B \cdot B \cdot B/3$
 $G7(13,25) = -2 \cdot (EJ2/(R**4) + EK2/(R*R) + EL2 - EM2/(R**3) - EN2/R - P \cdot E2/(R*R)) \cdot A \cdot A \cdot B \cdot B \cdot B/3$
 $G7(13,27) = -2 \cdot (EJ2/(R**4) + EK2/(R*R) + EL2 - EM2/(R**3) - EN2/R - P \cdot E2/(R*R)) \cdot (A**3) \cdot (B**3)/3$
 $G7(14,13) = -2 \cdot (EJ2/(R**4) + EK2/(R*R) + EL2 - EM2/(R**3) - EN2/R - P \cdot E2/(R*R)) \cdot A \cdot B$
 $G7(14,14) = -2 \cdot (EJ2/(R**4) + EK2/(R*R) + EL2 - EM2/(R**3) - EN2/R - P \cdot E2/(R*R)) \cdot A \cdot A \cdot B$
 $G7(14,16) = -2 \cdot (EJ2/(R**4) + EK2/(R*R) + EL2 - EM2/(R**3) - EN2/R - P \cdot E2/(R*R)) \cdot A \cdot A \cdot A \cdot B$
 $G7(14,18) = -2 \cdot (EJ2/(R**4) + EK2/(R*R) + EL2 - EM2/(R**3) - EN2/R - P \cdot E2/(R*R)) \cdot A \cdot B \cdot B \cdot B/3$
 $G7(14,19) = -2 \cdot (EJ2/(R**4) + EK2/(R*R) + EL2 - EM2/(R**3) - EN2/R - P \cdot E2/(R*R)) \cdot (A**4) \cdot B$
 $G7(14,21) = -2 \cdot (EJ2/(R**4) + EK2/(R*R) + EL2 - EM2/(R**3) - EN2/R - P \cdot E2/(R*R)) \cdot A \cdot A \cdot B \cdot B \cdot B/3$
 $G7(14,25) = -2 \cdot (EJ2/(R**4) + EK2/(R*R) + EL2 - EM2/(R**3) - EN2/R - P \cdot E2/(R*R)) \cdot (A**3) \cdot (B**3)/3$
 $G7(14,27) = -2 \cdot (EJ2/(R**4) + EK2/(R*R) + EL2 - EM2/(R**3) - EN2/R - P \cdot E2/(R*R)) \cdot (A**4) \cdot (B**3)/3$
 $G7(15, 5) = -2 \cdot (EJ2/(R**3) + EK2/R + EL2 - EM2/(R*R) - EN2 - P \cdot E2/R) \cdot (B**3) \cdot \cos(TETA)/(3 \cdot R \cdot R)$
 $G7(15, 6) = -2 \cdot (EJ2/(R**3) + EK2/R + EL2 - EM2/(R*R) - EN2 - P \cdot E2/R) \cdot A \cdot (B**3) \cdot \cos(TETA)/(3 \cdot R \cdot R)$

G7(15,15)=-2.*(EJ2/(R**3)+EK2/R+EL2*R-EM2/(R*R)
-EN2-P*E2/R)*(B**3)*COS(TETA)*COS(TETA)/(3.*R)
G7(15,17)=-2.*(EJ2/(R**3)+EK2/R+EL2*R-EM2/(R*R)
-EN2-P*E2/R)*A*B*B*B*COS(TETA)/(3.*R)
G7(15,20)=-2.*(EJ2/(R**3)+EK2/R+EL2*R-EM2/(R*R)
-EN2-P*E2/R)*A*A*B*B*B*COS(TETA)/(3.*R)
G7(15,22)=-2.*(EJ2/(R**3)+EK2/R+EL2*R-EM2/(R*R)
-EN2-P*E2/R)*(B**5)*COS(TETA)/(5.*R)
G7(15,23)=-2.*(EJ2/(R**3)+EK2/R+EL2*R-EM2/(R*R)
-EN2-P*E2/R)*(A**3)*(B**3)*COS(TETA)/(3.*R)
G7(15,24)=-2.*(EJ2/(R**3)+EK2/R+EL2*R-EM2/(R*R)
-EN2-P*E2/R)*A*(B**5)*COS(TETA)/(5.*R)
G7(15,26)=-2.*(EJ2/(R**3)+EK2/R+EL2*R-EM2/(R*R)
-EN2-P*E2/R)*A*A*(B**5)*COS(TETA)/(5.*R)
G7(15,28)=-2.*(EJ2/(R**3)+EK2/R+EL2*R-EM2/(R*R)
-EN2-P*E2/R)*(A**3)*(B**5)*COS(TETA)/(5.*R)
G7(16,13)=-2.*EL2*A*A*A*B
G7(16,14)=-2.*EL2*A*A*A*A*B
G7(16,16)=-2.*EL2*A*A*A*A*A*B
G7(16,18)=-2.*EL2*A*A*A*B*B*B/3.
G7(16,19)=-2.*EL2*(A**5)*B
G7(16,21)=-2.*EL2*(A**3)*(B**3)/3.
G7(16,25)=-2.*EL2*(A**4)*(B**3)/3.
G7(16,27)=-2.*EL2*(A**5)*(B**3)/3.
G7(17,5)=-2.*EL2*A*(B**3)/(3.*R)
G7(17,6)=-2.*EL2*A*A*(B**3)/(3.*R)
G7(17,15)=-2.*EL2*A*(B**3)*COS(TETA)/3.
G7(17,17)=-2.*EL2*A*A*(B**3)/3.
G7(17,20)=-2.*EL2*(A**3)*(B**3)/3.
G7(17,22)=-2.*EL2*A*(B**5)/5.
G7(17,23)=-2.*EL2*(A**4)*(B**3)/3.
G7(17,24)=-2.*EL2*A*A*(B**5)/5.
G7(17,26)=-2.*EL2*(A**3)*(B**5)/5.
G7(17,28)=-2.*EL2*(A**4)*(B**5)/5.
G7(18,13)=-2.*(EL2*B*B/3.-2.*EK2+2.*P*E2)*B
G7(18,14)=-2.*(EL2*B*B/3.-2.*EK2+2.*P*E2)*A*B
G7(18,16)=-2.*(EL2*B*B/3.-2.*EK2+2.*P*E2)*A*A*B
G7(18,18)=-2.*(EL2*B*B/5.-2.*EK2/3.+2.*P*E2/3.)*B*B*B
G7(18,19)=-2.*(EL2*B*B/3.-2.*EK2+2.*P*E2)*A*A*A*B
G7(18,21)=-2.*(EL2*B*B/5.-2.*EK2/3.+2.*P*E2/3.)*A*(B**3)
G7(18,25)=-2.*(EL2*B*B/5.-2.*EK2/3.+2.*P*E2/3.)*A*A*(B**3)
G7(18,27)=-2.*(EL2*B*B/5.-2.*EK2/3.+2.*P*E2/3.)*(A**3)*(B**3)
G7(19,13)=-2.*EL2*(A**3)*B
G7(19,14)=-2.*EL2*(A**4)*B
G7(19,16)=-2.*EL2*(A**5)*B
G7(19,18)=-2.*EL2*(A**3)*(B**3)/3.
G7(19,19)=-2.*EL2*(A**6)*B
G7(19,21)=-2.*EL2*(A**4)*(B**3)/3.
G7(19,25)=-2.*EL2*(A**5)*(B**3)/3.
G7(19,27)=-2.*EL2*(A**6)*(B**3)/3.
G7(20,5)=-2.*EL2*A*(B**3)/(3.*R)
G7(20,6)=-2.*EL2*(A**3)*(B**3)/(3.*R)
G7(20,15)=-2.*EL2*(A**2)*(B**3)*COS(TETA)/3.
G7(20,17)=-2.*EL2*(A**3)*(B**3)/3.
G7(20,20)=-2.*EL2*(A**4)*(B**3)/3.
G7(20,22)=-2.*EL2*A*A*(B**5)/5.
G7(20,23)=-2.*EL2*(A**5)*(B**3)/3.
G7(20,24)=-2.*EL2*(A**3)*(B**5)/5.
G7(20,26)=-2.*EL2*(A**4)*(B**5)/5.
G7(20,28)=-2.*EL2*(A**5)*(B**5)/5.
G7(21,13)=-2.*(EL2*B*B/3.-2.*EK2+2.*P*E2)*A*B
G7(21,14)=-2.*(EL2*B*B/3.-2.*EK2+2.*P*E2)*A*A*B
G7(21,16)=-2.*(EL2*B*B/3.-2.*EK2+2.*P*E2)*(A**3)*B
G7(21,18)=-2.*(EL2*B*B/5.-2.*EK2/3.+2.*P*E2/3.)*A*(B**3)
G7(21,19)=-2.*(EL2*B*B/3.-2.*EK2+2.*P*E2)*A*(B**4)*B
G7(21,21)=-2.*(EL2*B*B/5.-2.*EK2/3.+2.*P*E2/3.)*A*A*(B**3)
G7(21,25)=-2.*(EL2*B*B/5.-2.*EK2/3.+2.*P*E2/3.)*(A**3)*(B**3)
G7(21,27)=-2.*(EL2*B*B/5.-2.*EK2/3.+2.*P*E2/3.)*(A**4)*(B**3)
G7(22,5)=-2.*(EL2*B*B/5.-2.*EK2+2.*P*E2)*(B**3)/R
G7(22,6)=-2.*(EL2*B*B/5.-2.*EK2+2.*P*E2)*A*(B**3)/R
G7(22,15)=-2.*(EL2*B*B/5.-2.*EK2+2.*P*E2)*(B**3)*COS(TETA)
G7(22,17)=-2.*(EL2*B*B/5.-2.*EK2+2.*P*E2)*A*(B**3)
G7(22,20)=-2.*(EL2*B*B/5.-2.*EK2+2.*P*E2)*A*A*(B**3)
G7(22,22)=-2.*(EL2*B*B/7.-6.*EK2/5.+6.*P*E2/5.)*(B**5)
G7(22,23)=-2.*(EL2*B*B/5.-2.*EK2+2.*P*E2)*A*(B**3)
G7(22,24)=-2.*(EL2*B*B/7.-6.*EK2/5.+6.*P*E2/5.)*A*(B**5)
G7(22,26)=-2.*(EL2*B*B/7.-6.*EK2/5.+6.*P*E2/5.)*A*A*(B**5)
G7(22,28)=-2.*(EL2*B*B/7.-6.*EK2/5.+6.*P*E2/5.)*(A**3)*(B**5)

```

G7(23,5)=-2.*EL2*(A**3)*(B**3)/(3.*R)
G7(23,6)=-2.*EL2*(A**4)*(B**3)/(3.*R)
G7(23,15)=-2.*EL2*(A**3)*(B**3)*COS(TETA)/3.
G7(23,17)=-2.*EL2*(A**4)*(B**3)/3.
G7(23,20)=-2.*EL2*(A**5)*(B**3)/3.
G7(23,22)=-2.*EL2*(A**3)*(B**5)/5.
G7(23,23)=-2.*EL2*(A**6)*(B**3)/3.
G7(23,24)=-2.*EL2*(A**4)*(B**5)/5.
G7(23,26)=-2.*EL2*(A**5)*(B**5)/5.
G7(23,28)=-2.*EL2*(A**6)*(B**5)/5.
G7(24,5)=-2.*EL2*B*B/5.-2.*EK2+2.*P*E2)*A*(B**3)/R
G7(24,6)=-2.*EL2*B*B/5.-2.*EK2+2.*P*E2)*A*A*(B**3)/R
G7(24,15)=-2.*EL2*B*B/5.-2.*EK2+2.*P*E2)*A*(B**3)*COS(TETA)
G7(24,17)=-2.*EL2*B*B/5.-2.*EK2+2.*P*E2)*A*A*(B**3)
G7(24,20)=-2.*EL2*B*B/5.-2.*EK2+2.*P*E2)*(A**3)*(B**3)
G7(24,22)=-2.*EL2*B*B/7.-6.*EK2/5.+6.*P*E2/5.)*A*(B**5)
G7(24,23)=-2.*EL2*B*B/5.-2.*EK2+2.*P*E2)*(A**4)*(B**3)
G7(24,24)=-2.*EL2*B*B/7.-6.*EK2/5.+6.*P*E2/5.)*A*A*(B**5)
G7(24,26)=-2.*EL2*B*B/7.-6.*EK2/5.+6.*P*E2/5.)*A*(B**5)
G7(24,28)=-2.*EL2*B*B/7.-6.*EK2/5.+6.*P*E2/5.)*A*(B**5)
G7(25,13)=-2.*EL2*B*B/3.-2.*EK2+2.*P*E2)*A*A*B
G7(25,14)=-2.*EL2*B*B/3.-2.*EK2+2.*P*E2)*(A**3)*B
G7(25,16)=-2.*EL2*B*B/3.-2.*EK2+2.*P*E2)*(A**4)*B
G7(25,18)=-2.*EL2*B*B/5.-2.*EK2/3.+2.*P*E2/3.)*A*A*(B**3)
G7(25,19)=-2.*EL2*B*B/3.-2.*EK2+2.*P*E2)*(A**5)*B
G7(25,21)=-2.*EL2*B*B/5.-2.*EK2/3.+2.*P*E2/3.)*A*(B**3)
G7(25,25)=-2.*EL2*B*B/5.-2.*EK2/3.+2.*P*E2/3.)*A*(B**3)
G7(25,27)=-2.*EL2*B*B/5.-2.*EK2/3.+2.*P*E2/3.)*A*(B**3)
G7(26,5)=-2.*EL2*B*B/5.-2.*EK2+2.*P*E2)*A*(B**3)/R
G7(26,6)=-2.*EL2*B*B/5.-2.*EK2+2.*P*E2)*A*(B**3)*COS(TETA)
G7(26,15)=-2.*EL2*B*B/5.-2.*EK2+2.*P*E2)*(A**3)*(B**3)
G7(26,17)=-2.*EL2*B*B/5.-2.*EK2+2.*P*E2)*(A**4)*(B**3)
G7(26,20)=-2.*EL2*B*B/5.-2.*EK2+2.*P*E2)*(A**4)*(B**3)
G7(26,22)=-2.*EL2*B*B/7.-6.*EK2/5.+6.*P*E2/5.)*A*(B**5)
G7(26,23)=-2.*EL2*B*B/5.-2.*EK2+2.*P*E2)*(A**5)*(B**3)
G7(26,24)=-2.*EL2*B*B/7.-6.*EK2/5.+6.*P*E2/5.)*A*(B**5)
G7(26,26)=-2.*EL2*B*B/7.-6.*EK2/5.+6.*P*E2/5.)*A*(B**5)
G7(26,28)=-2.*EL2*B*B/7.-6.*EK2/5.+6.*P*E2/5.)*A*(B**5)
G7(27,13)=-2.*EL2*B*B/3.-2.*EK2+2.*P*E2)*A*A*B
G7(27,14)=-2.*EL2*B*B/3.-2.*EK2+2.*P*E2)*(A**4)*B
G7(27,16)=-2.*EL2*B*B/3.-2.*EK2+2.*P*E2)*(A**5)*B
G7(27,18)=-2.*EL2*B*B/5.-2.*EK2/3.+2.*P*E2/3.)*A*(B**3)
G7(27,19)=-2.*EL2*B*B/3.-2.*EK2+2.*P*E2)*(A**6)*B
G7(27,21)=-2.*EL2*B*B/5.-2.*EK2/3.+2.*P*E2/3.)*A*(B**3)
G7(27,25)=-2.*EL2*B*B/5.-2.*EK2/3.+2.*P*E2/3.)*A*(B**3)
G7(27,27)=-2.*EL2*B*B/5.-2.*EK2/3.+2.*P*E2/3.)*A*(B**3)
G7(28,5)=-2.*EL2*B*B/5.-2.*EK2+2.*P*E2)*(A**3)*(B**3)/R
G7(28,6)=-2.*EL2*B*B/5.-2.*EK2+2.*P*E2)*(A**4)*(B**3)/R
G7(28,15)=-2.*EL2*B*B/5.-2.*EK2+2.*P*E2)*(A**3)*(B**3)*COS(TETA)
G7(28,17)=-2.*EL2*B*B/5.-2.*EK2+2.*P*E2)*(A**4)*(B**3)
G7(28,20)=-2.*EL2*B*B/5.-2.*EK2+2.*P*E2)*(A**5)*(B**3)
G7(28,22)=-2.*EL2*B*B/7.-6.*EK2/5.+6.*P*E2/5.)*A*(B**5)
G7(28,23)=-2.*EL2*B*B/5.-2.*EK2+2.*P*E2)*(A**6)*(B**3)
G7(28,24)=-2.*EL2*B*B/7.-6.*EK2/5.+6.*P*E2/5.)*A*(B**5)
G7(28,26)=-2.*EL2*B*B/7.-6.*EK2/5.+6.*P*E2/5.)*A*(B**5)
G7(28,28)=-2.*EL2*B*B/7.-6.*EK2/5.+6.*P*E2/5.)*A*(B**5)
RETURN
18 DO 20 I=1,N
  WRITE(6,900) (G7(I,J),J=1,N)
20 CONTINUE
RETURN
900 FORMAT (10F12.4)
END

```

IDENT TURG8

BCD

C

```

SUBROUTINE TURG8(G8)
  TURKAN KOKSAL    PROGRAM 3-11
  DIMENSION G8(28,28),JA(31)
  COMMON /BL1/N,A,B,R,P
  COMMON /BL3/JA,C2,Q2,R2,S2,T2,F2,Z2

```

C

C

```

DO 10 I=1,N
DO 10 J=1,N
G8(I,J)=0
10 CONTINUE
G8(6,6)=-2.*(C2/(R**3)+Q2/R+R2/(R**4)+S2/(R*R)+T2-
* F2*P/R-Z2*P/(R*R))*(B**3)/(3.*R)
G8(6,17)=-2.*(C2/(R**3)+Q2/R+R2/(R**4)+S2/(R*R)+T2-
* F2*P/R-Z2*P/(R*R))*(B**3)/(3.*R)
G8(6,20)=-4.*(C2/(R**3)+Q2/R+R2/(R**4)+S2/(R*R)+T2-
* F2*P/R-Z2*P/(R*R))*A*(B**3)/(3.*R)
G8(6,23)=-2.*(C2/(R**3)+Q2/R+R2/(R**4)+S2/(R*R)+T2-
* F2*P/R-Z2*P/(R*R))*A*A*(B**3)/R
G8(6,24)=-2.*(C2/(R**3)+Q2/R+R2/(R**4)+S2/(R*R)+T2-
* F2*P/R-Z2*P/(R*R))*(B**5)/(5.*R)
G8(6,26)=-4.*(C2/(R**3)+Q2/R+R2/(R**4)+S2/(R*R)+T2-
* F2*P/R-Z2*P/(R*R))*A*(B**5)/(5.*R)
G8(6,28)=-6.*(C2/(R**3)+Q2/R+R2/(R**4)+S2/(R*R)+T2-
* F2*P/R-Z2*P/(R*R))*A*A*(B**5)/(5.*R)
G8(9,14)=-4.*(Q2-F2*P)*B
G8(9,16)=-8.*(Q2-F2*P)*A*B
G8(9,19)=-12.*(Q2-F2*P)*A*A*B
G8(9,21)=-4.*(Q2-F2*P)*(B**3)/3.
G8(9,25)=-8.*(Q2-F2*P)*A*(B**3)/3.
G8(9,27)=-4.*(Q2-F2*P)*A*A*(B**3)
G8(10,6)=4.*(Q2-F2*P)*B/R
G8(10,17)=4.*(Q2-F2*P)*B
G8(10,20)=8.*(Q2-F2*P)*A*B
G8(10,23)=12.*(Q2-F2*P)*A*A*B
G8(10,24)=12.*(Q2-F2*P)*(B**3)/5.
G8(10,26)=24.*(Q2-F2*P)*A*(B**3)/5.
G8(10,28)=36.*(Q2-F2*P)*A*A*(B**3)/5.
G8(11,14)=4.*(Q2-F2*P)*A*B
G8(11,16)=8.*(Q2-F2*P)*A*A*B
G8(11,19)=12.*(Q2-F2*P)*(A**3)*B
G8(11,21)=4.*(Q2-F2*P)*A*(B**3)/3.
G8(11,25)=8.*(Q2-F2*P)*A*A*(B**3)/3.
G8(11,27)=4.*(Q2-F2*P)*(A**3)*(B**3)
G8(12,6)=-4.*(Q2-F2*P)*A*B/R
G8(12,17)=-4.*(Q2-F2*P)*A*B
G8(12,20)=-8.*(Q2-F2*P)*A*A*B
G8(12,23)=-12.*(Q2-F2*P)*(A**3)*B
G8(12,24)=-12.*(Q2-F2*P)*A*(B**3)/5.
G8(12,26)=-24.*(Q2-F2*P)*A*A*(B**3)/5.
G8(12,28)=-36.*(Q2-F2*P)*(A**3)*(B**3)/5.
G8(14,14)=-2.*(C2/(R**3)+Q2/R+R2/(R**4)+S2/(R*R)+T2-
* F2*P/R-Z2*P/(R*R))*B
G8(14,16)=-4.*(C2/(R**3)+Q2/R+R2/(R**4)+S2/(R*R)+T2-
* F2*P/R-Z2*P/(R*R))*A*B
G8(14,19)=-6.*(C2/(R**3)+Q2/R+R2/(R**4)+S2/(R*R)+T2-
* F2*P/R-Z2*P/(R*R))*A*A*B
G8(14,21)=-2.*(C2/(R**3)+Q2/R+R2/(R**4)+S2/(R*R)+T2-
* F2*P/R-Z2*P/(R*R))*(B**3)/3.
G8(14,25)=-4.*(C2/(R**3)+Q2/R+R2/(R**4)+S2/(R*R)+T2-
* F2*P/R-Z2*P/(R*R))*A*(B**3)/3.
G8(14,27)=-2.*(C2/(R**3)+Q2/R+R2/(R**4)+S2/(R*R)+T2-
* F2*P/R-Z2*P/(R*R))*A*A*(B**3)
G8(16,14)=-4.*T2*A*B
G8(16,16)=-8.*T2*A*A*B
G8(16,19)=-12.*T2*(A**3)*B
G8(16,21)=-4.*T2*A*(B**3)/3.
G8(16,25)=-8.*T2*A*A*(B**3)/3.

```

```

G8(17,17)=-2.*T2*(B**3)/5.
G8(17,20)=-4.*T2*A*(B**3)/3.
G8(17,23)=-2.*T2*A*A*(B**3)
G8(17,24)=-2.*T2*(B**5)/5.
G8(17,26)=-4.*T2*A*(B**5)/5.
G8(17,28)=-6.*T2*A*A*(B**5)/5.
G8(19,14)=-6.*T2*A*A*B
G8(19,16)=-12.*T2*A*A*A*B
G8(19,19)=-18.*T2*(A**4)*B
G8(19,21)=-2.*T2*A*A*(B**3)
G8(19,25)=-4.*T2*(A**3)*(B**3)
G8(19,27)=-6.*T2*(A**4)*(B**3)
G8(20,6)=-4.*T2*A*(B**3)/(3.*R)
G8(20,17)=-4.*T2*A*(B**3)/3.
G8(20,20)=-8.*T2*A*A*(B**3)/3.
G8(20,23)=-4.*T2*(A**3)*(B**3)
G8(20,24)=-4.*T2*A*(B**5)/5.
G8(20,26)=-8.*T2*A*A*(B**5)/5.
G8(20,28)=-12.*T2*A*A*A*(B**5)/5.
G8(21,14)=-2.*(2.*S2-T2*B*B/3.-2.*Z2*P)*B
G8(21,16)=4.*(2.*S2-T2*B*B/3.-2.*Z2*P)*A*B
G8(21,19)=6.*(2.*S2-T2*B*B/3.-2.*Z2*P)*A*A*B
G8(21,21)=2.*(2.*S2/3.-T2*B*B/5.-2.*Z2*P/3.)*(B**3)
G8(21,25)=4.*(2.*S2/3.-T2*B*B/5.-2.*Z2*P/3.)*A*(B**3)
G8(21,27)=6.*(2.*S2/3.-T2*B*B/5.-2.*Z2*P/3.)*A*A*(B**3)
G8(23,6)=-2.*T2*A*A*(B**3)/R
G8(23,17)=-2.*T2*A*A*(B**3)
G8(23,20)=-4.*T2*(A**3)*(B**3)
G8(23,23)=-6.*T2*(A**4)*(B**3)
G8(23,24)=-6.*T2*A*A*(B**5)/5.
G8(23,26)=-12.*T2*(A**3)*(B**5)/5.
G8(23,28)=-18.*T2*(A**4)*(B**5)/5.
G8(24,6)=2.*(2.*S2-T2*B*B/5.-2.*Z2*P)*(B**3)/R
G8(24,17)=2.*(2.*S2-T2*B*B/5.-2.*Z2*P)*A*(B**3)
G8(24,20)=4.*(2.*S2-T2*B*B/5.-2.*Z2*P)*A*(B**3)
G8(24,23)=6.*(2.*S2-T2*B*B/5.-2.*Z2*P)*A*(B**3)
G8(24,24)=2.*(6.*S2/5.-T2*B*B/7.-6.*Z2*P/5.)*(B**5)
G8(24,26)=4.*(6.*S2/5.-T2*B*B/7.-6.*Z2*P/5.)*A*(B**5)
G8(24,28)=6.*(6.*S2/5.-T2*B*B/7.-6.*Z2*P/5.)*A*A*(B**5)
G8(25,14)=4.*(2.*S2-T2*B*B/3.-2.*Z2*P)*A*B
G8(25,16)=8.*(2.*S2-T2*B*B/3.-2.*Z2*P)*A*A*B
G8(25,19)=12.*(2.*S2-T2*B*B/3.-2.*Z2*P)*(A**3)*B
G8(25,21)=4.*(2.*S2/3.-T2*B*B/5.-2.*Z2*P/3.)*A*(B**3)
G8(25,25)=8.*(2.*S2/3.-T2*B*B/5.-2.*Z2*P/3.)*A*A*(B**3)
G8(25,27)=12.*(2.*S2/3.-T2*B*B/5.-2.*Z2*P/3.)*(A**3)*(B**3)
G8(26,6)=4.*(2.*S2-T2*B*B/5.-2.*Z2*P)*A*(B**3)/R
G8(26,17)=4.*(2.*S2-T2*B*B/5.-2.*Z2*P)*A*(B**3)
G8(26,20)=8.*(2.*S2-T2*B*B/5.-2.*Z2*P)*A*A*(B**3)
G8(26,23)=12.*(2.*S2-T2*B*B/5.-2.*Z2*P)*(A**3)*(B**3)
G8(26,24)=4.*(6.*S2/5.-T2*B*B/7.-6.*Z2*P/5.)*A*(B**5)
G8(26,26)=8.*(6.*S2/5.-T2*B*B/7.-6.*Z2*P/5.)*A*A*(B**5)
G8(26,28)=12.*(6.*S2/5.-T2*B*B/7.-6.*Z2*P/5.)*(A**3)*(B**5)
G8(27,14)=6.*(2.*S2-T2*B*B/3.-2.*Z2*P)*A*A*B
G8(27,16)=12.*(2.*S2-T2*B*B/3.-2.*Z2*P)*(A**3)*B
G8(27,19)=18.*(2.*S2-T2*B*B/3.-2.*Z2*P)*(A**4)*B
G8(27,21)=6.*(2.*S2/3.-T2*B*B/5.-2.*Z2*P/3.)*A*A*(B**3)
G8(27,25)=12.*(2.*S2/3.-T2*B*B/5.-2.*Z2*P/3.)*(A**3)*(B**3)
G8(27,27)=18.*(2.*S2/3.-T2*B*B/5.-2.*Z2*P/3.)*(A**4)*(B**3)
G8(28,6)=6.*(2.*S2-T2*B*B/5.-2.*Z2*P)*A*A*(B**3)/R
G8(28,17)=6.*(2.*S2-T2*B*B/5.-2.*Z2*P)*A*A*(B**3)
G8(28,20)=12.*(2.*S2-T2*B*B/5.-2.*Z2*P)*(A**3)*(B**3)
G8(28,23)=18.*(2.*S2-T2*B*B/5.-2.*Z2*P)*(A**4)*(B**3)
G8(28,24)=6.*(6.*S2/5.-T2*B*B/7.-6.*Z2*P/5.)*A*A*(B**5)
G8(28,26)=12.*(6.*S2/5.-T2*B*B/7.-6.*Z2*P/5.)*(A**3)*(B**5)
G8(28,28)=18.*(6.*S2/5.-T2*B*B/7.-6.*Z2*P/5.)*(A**4)*(B**5)

```

```

RETURN
18 DO 20 I=1,N
WRITE(6,900) (G8(I,J),J=1,N)
20 CONTINUE
RETURN
900 FORMAT (10F12.4)

```

IDENT TAHK

BCD

SUBROUTINE TAHK(A)
DIMENSION A(28,28)
COMMON /BL1/N

C

SA=0.

DO 10 I=1,N

SA=SA+A(I,1)+A(I,8)+A(I,15)+A(I,22)

10 CONTINUE

WRITE (6,910) SA

RETURN

910 FORMAT (10H X YONU ,F12.2)

END

KAYNAKLAR

- [1] BRUSH O., ALMROTH O., Buckling of Bars, Plates,
and Shells, Mc Graw-Hill, 1975
- [2] VLASSOV, W.S., İnce Cidarlı Elastik Çubuklar
Moskova, 1959
- [3] NOVOZHILOV V.V., Thin Shell Theory Noordhoff
Publishing, 1970
- [4] ZIENKIEWICZ O.C., The Finite Element Method in
Engineering Science
Mc Graw-Hill, 1971
- [5] ÖZDEN K., Dönel Kabuklar
İ.T.U.İstanbul, 1975
- [6] TING J., WANG S., Stability of Discretely
LIN Y., Stringer-Stiffened Cylindri-
cal Sheels
AIAA June 1973
- [7] CANTIN G., CLOUGH R., A Curved, Cylindrical-Shell,
Finite Element
AIAA June 1968
- [8] YANG T., KUNDO K., Buckling of Clindrical Sheels
With Smeared-Out and Discrete
Orthogonal Stiffeners
AIAA Vol.15, No.12

- [9] KÖKSAL, E., Silindirik Kabukların Başlangıç Değerleri Metodları İle Hesabı Tez, İ.T.Ü.1975
- [10] İNAN M., Cisimlerin Mukavemeti İ.T.Ü.1967
- [11] FLUGGE W., Stresses in Shells Springer-Verlag NewYork 1967
- [12] TEZCAN S., Silindirik Kabukların Sonlu Elemanlar İle Çözümü TUBİTAK, İstanbul 1970
- [13] BOZKURT M.T., Eşit Aralıklı Dairesel Stifnerler ve Bir Tane Eksenel Stifner İle Takviye Edilmiş Silindirik Kabukların Eksenel ve Yanal Uniform Dış Basıncın Ortak Etkisi Altında Burkulması İ.T.Ü. Tez, İstanbul 1971
- [14] OKAIS S., Stabilité Des Coques : Domaine d'Application de la Theorie Dite Initiale et Resolution Numerique These, l'Université Bernard 1974
- [15] SANDER G., Applications de la Methode des Elements Fins à la Flexion des Plaques These, Liège 1969

- [16] SINGER J., HAFTKA R., Buckling of Discretely Ring
Stiffened Cylindrical Sheels
Israel Institute, Haifa 1967
- [17] SINGER J., Buckling of Discretely
Stringer-Stiffened Cylindrical
Shells and Elastically
Constrained Panels
July 1975
- [18] SINGER J., HAFTKA R., Buckling of Discretely Ring
Stiffened Cylindrical Sheels
Israel Institute, Haifa 1967
- [19] SINGER J., HAFTKA R., Buckling of Discretely Ring
Stiffened Cylindrical Sheels
Israel Institute, Haifa 1967
- [20] WANG S., TING J., Buckling of Discretely Ring
Stiffened Cylindrical Sheels
Israel Institute, Haifa 1967
- [21] GALLAGHER R.H., The Development and Evolu-
tion of Matrix Methods for
Thin Shell Structures Analysis
New York 1966
- [22] ADINI A., CLOUGH R., Analysis of Plate Bending by
the Finite Elements Method
NASA, 1961

- [23] GONWOR J., BREBBIA C., Stiffness Matrix for Shallow Rectangular Shell Element
ASCE Octobre 1967
- [24] ADINI A., Analysis of Shell Structures by the Finite Element Method
Berkeley 1961
- [25] TIMOSHENKO, WOINOWSKI-KRIEGER., Théorie des Plaques et Coques
Dunod 1970
- [26] İPEK MUZAFFER., Elektronik Programlama üzerine yayınlanmamış çalışmaları.
- [27] CELASUN, H. Yapı Sistemleri Matris Analizi ve Sonlu Elemanlar Metodu

HÂL TERCÜMESİ

Türkân Köksal, Divriği-Sivas'ta 1943 yılında doğmuştur. 1963-1964 yılında İ.T.Ü.İnşaat Fakültesine girip 1968'de Ahşap-Çelik opsiyonundan iyi derece ile mezun olmuştur. Karabük Demir-Çelik fabrikalarında proje mühendisi olarak bir müddet çalıştıktan sonra 1971 Mayısında İ.T.Ü. Hidrolik Su Kuvvetleri Kürsüsü'ne girmiş, 1973 yılına kadar çalışmıştır. Daha sonra Aralık 1975 de İ.D.M.M.A. İnşaat Fakültesi Masif Yapılar Kürsüsü'ne asistan olarak girmiştir. Halen aynı kürsüde çalışmaktadır.

Yıldız Univ. Fen	50000kr.
Bilimleri	
624.073.74	378.242
Deni. No	39175
Fat. No	
Ayn. No	27
A 150 63	41008

