

Modellerle Yapıların Çözümü

Yazar :
Enver GÖKDEMİR
 İng. Müh.



DEFORMATÖR BÜLTEN :
 Yapıların Mekanik Çözümleri için BEGGS Deformatörleri :

Kaşifi: Prof. George Beggs C. E. Princeton University, Patent No: 1, 551-282

Yayıcısı: George E. Beggs Jr. Warrington Penna, U.S.A.

Beggs Deformatörlerin Kullanış Yerleri :

a — Çelik döküm: Kanyon yan çerçevesi ile lokomotif çerçeveleri, makine çerçeveleri, jeneratör çerçeveleri, basit ve kompleks bütim döküm çerçeveler.

b — Devamlı kaynaklı edilmiş ve perçin edilmiş çerçeveler ve yapılar: Yapılar, köprüler, otomobiller, metrolar, demiryolu vagonları, çatı ve kemer çerçeveleri, aynı şekilde yapılmış tamamlayııcı çerçeve ve yapılar.

c — Betonarme yapılar: Kemer köprüler, viyadükler, tünel ve kanalizasyon kısımlarında, kemerli ve tonozlu çatılar, methaller, değişebilir ve üniform kısımların mütemadi kırışlarında.

d — Hususlu tatbikatlar: Uçak çerçeveleri, balon ve torpido çerçeveleri, geni çerçeveleri zelzede tecrübe yapıları, yükseliş yapılarda rüzgar tesirlerini incelemek için, hanger yapılarında, büyük su kapaklarında, basit ve kompleks diğer hususlu yapı şekillerinde Beggs Deformatörleri kullanılır.

GİRİŞ :

Atıro çözülemeyen yapılar üzerindeki çalışmalarla, talihi teknolojinin mühayyele düşü olmaması arzu edilir. Bu durum bizi matematiksel analizden ziyade büyük denetim yollara sevkeder. Yapı matematiğinin, inkişaf ettirilmiş kompleks sistemler içerisinde enerjinin sakını, deformasyonların mütenasipliği ve basit denge kanunları üzerine inkişaf ettirildiği görülür. Çok yüksek mertebeden matematiksel çözümler gibi, zahmetli çözümlerden kaçınmak bizi mecburen deneyimli metodlara götürür.

Matematiksel metodun temeli üzerine kurulmuş ve kısmen Maxwell teoreminin karşılıklı yer değiştirmeye prensibine istinad eden hiperstatik sistemlerin pratik bir çözüm metodu elastik modellerle yapılmıştır (genişletilmiştir). Bundan dolayı deneyimli yolda mufassal hesaplar yerine direkt ölçümler kazın olur. Bu yeni yolla (metodla) aynı neticeleri veren denklem grupları ve integral hesaplardan kurtulmuş olur. Çünkü her bilinmeyen değer ikf ölçülebilir karşılıklı yer değiştirmeye ve bilinen yüklerin direkt bir fonksiyonu olur. Bu işte statikteki üç denge denklemleri kullanılmamıştır. Fakat bu denge denklemlerle netice kontrol edildiğinde

değişmediği görülür, mekanik çözüm böylece kendini kontrol etmiş olur.

Normal kuvvet ve kesici kuvvet deformasyonlarının tesirleri, çerçeve köşelerindeki gerilimlerin dağılımı, direk tesiri ve değişken atalet momentleri otomatik olarak modelle mülâhaza edilir. Mekanik çözümün teoriler çözümünden çerçege daha yakın neticeler verdiği görülmüştür.

MODEL METODUNUN AVANTAJLARI :

- Pratik metodla çözüm daha çok kabuktur.
- Pratik metodun verdiği hizmetli netice hiperstatik sistemlerdeki teorik tekrarlamalarдан bizi kurtarır.
- Daha estetik ve daha ekonomik olan bu hiperstatik sistemlerin çözümünde mühendislik emniyeti daha rahattır.

d) Eğer model elementlerinin ekseni ağırlık eksindenin geçerse ve modelin genişliği atalet momentinin küpkökiyle orantılı ise büyük değişik kesiklere havi yük vagonu yan çerçeveleri gibi çelik kafeslerde mekanik metod iyi netice verir. Kesme ve tecrübe metodlarıyla makayese edildiğinde kesme ve tecrübe metodu gibi çok pahalı olmadığı ve mekanik metodun diğer bir teste müsaait olduğu (test esnasında tahrîp olmadı) görülür.

MODELLERLE ÇÖZÜMÜN PRENSİBİ :

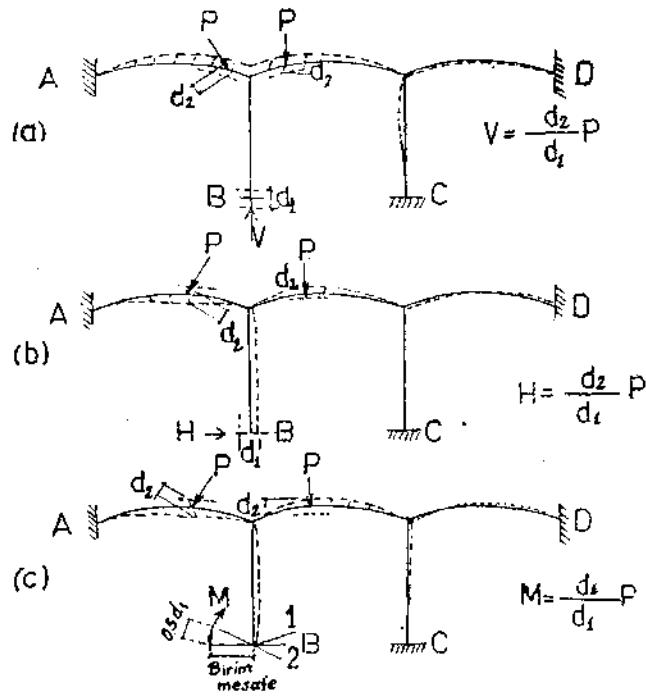
Modelin şekli, şekli 1 a, b, c'de (eksenleriyle) gösterilmiştir. Düşey, yatay, moment reaksiyonları deneyile tatbik edilen kuvvette bağlı olarak bulunur. Tatbik edilen kuvvet hareketli kuvvet değildir. Bir yük tatbik yerine (Maxwell teoremine göre) bilinen bir yer değiştirme gerilmesi kesite sokulur. Yükün tatbik noktasındaki yer değiştirme ölçütür.

Mesela: Şekil 1'a'da tatbik edilmiş P kuvvetinin B düşey reaksiyonunu bulmak için, A, C ve D ankarastre olarak tutulur. Ve B'ye d, gibi çok küçük bir düşey yer değiştirme hareketi, yatay ve dönme hareketine mani olunarak verilir. P kuvvetinin bulunduğu noktada dz yer değiştirmesinin uygun bileşenini mikroskopla dikkatle bakılarak ölçülür. Reaksiyon V düşey bileşenini elastisite teorisinden $V = P \left(\frac{dz}{d_1} \right)$ olur. İcabeden

yer değiştirmelerin doğru ölçümü ve elde edilen neticeının tam olması şartıyla elastik modellerle çözümün, dikkate değer derecede kolay olduğu hemen görülür. Model üzerindeki deformasyonların ölçülebilmesi için modelin geometrik şekli mikroskopla ölçülebilecek şekilde deformasyona uğramalıdır. Bu takdirde yer değiştirmelerin oranının doğruluğu için çalışma esnasında ve bithassa içap eden hallerde küçük yer değiştirme hareketleri kullanılır.

Bir adım daha ileriye, yatay bileşen H (Se-

kıl 1)) aynı şekilde yatay bir d, hareketi vererek, fakat bu hareket esnasında düşey ve dönme hareketlerine mani olumak şartıyla elde edilir, P de ve P' doğrultusundaki d yer değiştirmesinin uygun bileşeni mikroskopla dikkatlice bakılarak ölçülür. Ve elastisite

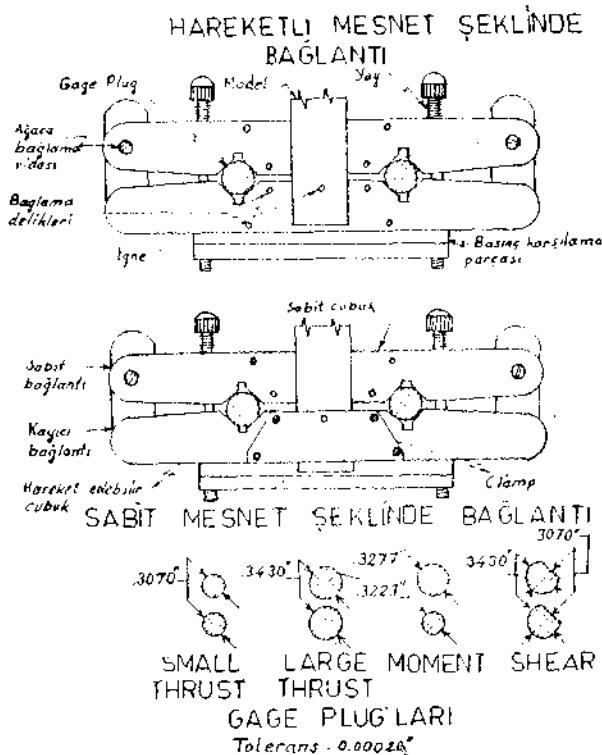


Şekil: 1

teorisinden $H=P \left(\frac{d}{d_1}\right)$ olarak hesaplanır. d_1 birim çapıyla belirtilen, ölçülebilin çok küçük bir açı vasıtasiyle B döndürülerek, B'deki etkinin döndürzne veya moment bileşenleri aynı şekilde elde edilir. P kuvvetinin tatbik edildiği yerdeki d_2 tekrar dikkatlice ölçülür

ve $M=P \left(\frac{d}{d_1}\right)$ eğilme momenti ölçküli yapının üzerinde elde edilir.

BEGGS DEFORMATOR GAGE Ölçek Tam ebatı



Neticeyi esasa tahvil etmek için, model ölçügt (n) okunan değeri çarpmak lâzımdır.

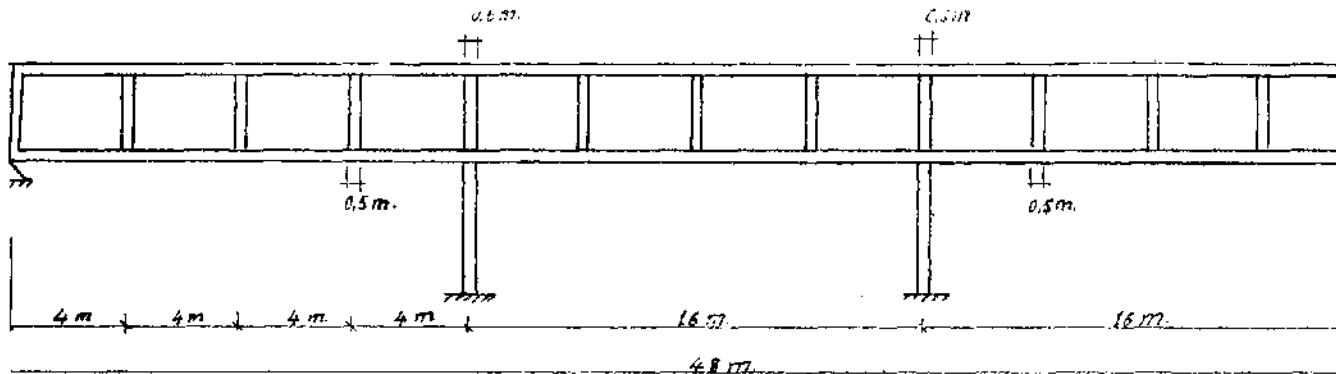
n = Şekil ölçügtidir.

Bilinmeyen reaksiyon kuvvetlerinin ve gerilme leşenlerinin tesir çizgileri bir kaç mikroskop kullanarak kolaylıkla elde edilebilir.

Aynı şekilde, bu tesir çizgilerinin tatbikiyle ya mühendisliğinde, münferit veya dağılmış yükün tesiri hesap etmek kolayca mümkünündür.

Gayette tabiidir ki, max gerilmeleri tayin etmek için tesir çizgilerini hareketli yüklerle yükleyerek hesaplamak gereklidir.

Model ölçügi : 1/50 — n = 50



A M A Ç :

Yukarıda şekli ve ölçüleri VERENDEL kırışının orta ayaklarındaki hiperstatik büyülüklüklerini Beggs Deformatörleri ile tayin edip sistemi izostatik hale kalbetmek.

Model hazırlamırken gözönünde bulundurulan esaslar :

1 — Malzemeden tasarruf için model bütün plakadan oyulup çıkarılmak yerine, istenilen ölçülerde seritler halinde kesilip, tesviye edildikten sonra birbirlerine eklenmek suretiyle meydana getirilmiştir. Modelin tam ebadında yapılması büyük ihtimali ve çalışma icap ettilir. Halkı ölçülerden çok az (1 mm) büyük kesilen seritler iyi bilenmiş sistirelerle halkı ebada gelinceye kadar tesviye edilir. Ebad kontrolünde Beggs Deformatörü ile beraber bulunan mikrometreler kullanılır.

2 — Yapıştırma şartları ve neticesi tetkik edilmiş olup, yapıştırılan iki parçanın birbirine uygun şekilde yapışması içən parçalardan her birine hususi plastik yapıştırıcı DUO CEMENT'ten ince bir filim tabakası sürürlür. Bilâhare yapıştırılır ve kâfi müddet heklenir (enaz 24 saat). Tecrübe esnasında yapıştırma yerlerinin hiç arza göstermediği şayandır.

3 — Noktalama: Çeşitli şekillerdeki tecrübelerden sonra en iyi noktalama şeclinin rasat edilecek kısımlara yapıştırılmış küçük aydiner kâğıt parçaları üzerine ince ucu (0.2) rapidograf ile yapılan noktalamanın uygun olduğu görüldü.

Noktalama esnasında şu hususlara dikkat göstermek bilhassa mühimdir.

- Noktamı tam rasatı istenen yerin üzerinde tesbit edilmesi.
- Noktaların tam yuvarlak olması için ihtimam etmek.

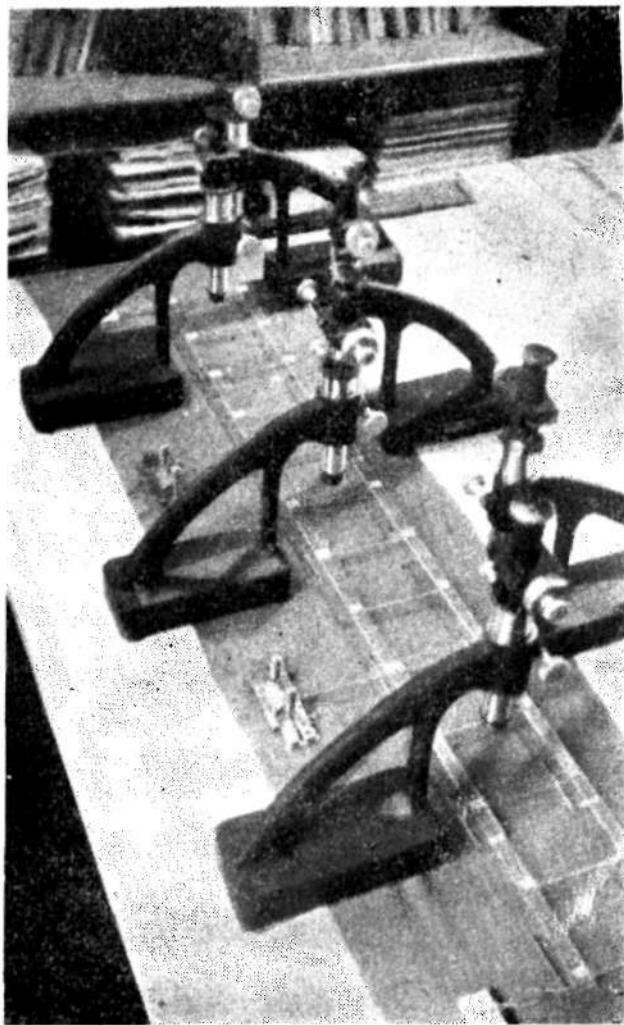
(Model yan taraftadır)

Model, resimde görüldüğü gibi düzgün bir resim tahtasının üzerine monte edildikten sonra yine resimde görülen pluglar vasıtasiyle tecrübelere başlar.

Tecrübeler: Sistem simetrik bir sistem olduğundan, tecrübeleri yalnız bir gaye üzerinde çalışmak ve simetriyikten istifade etmek zaman kazancı bakımından önemli olduğundan burada bu husus göz önüne alınmış ve bütün çalışmalar son taraftaki gage üzerinde yapılmıştır.

ALT BAŞLIK İÇİN (22 No.lu Nokta)**MOMENT TESİR ÇİZGİSİ.**

Her iki gagede de 32500 No.lu sarı renkli normal pluglar varken mikroskoplar rasat noktaları üzerine tevelih edilip, nokta mikroskop görüş sahasının tam ortasına getirilir. Çapraz hareketli kıl nümune üzerinde işaretlenmiş eksenler yardımı ile bu eksenlere paralel vaziyete getirilir. Bilâhare sol mesnetteki normal pluglar çıkarılıp yerlerini 3223 ve 3277 No.lu moment

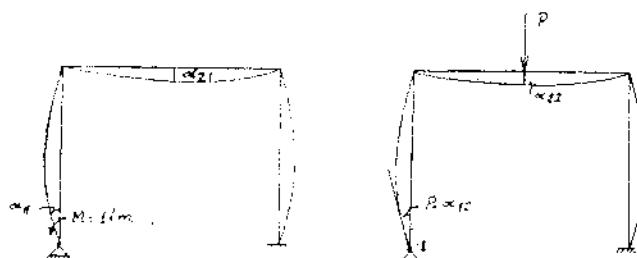


plugları yerleştirilir. Bizim için lüzumlu hareket miktarları sadece düşey hareket miktarları olduğundan alt başlık eksenine paralel olan kıl ile okumalar yapılabilir. Alt başlık eksenine paralel olan kıl nokta alta kalaçak şekilde noktaya teget getirilir. Mikroskop taksimatında okunan kısım ilk okuma olarak kaydedilir. Gagedeki moment pluglarının yerleri değiştirilir. Gayet tabiidir ki noktalarda bir yer değiştirme olur. Mikroskopların durumu bozulmadan aynı kıl noktaya ilk teget durumu gibi teget hale getirilir. Bu taktirde mikroskop taksimatında okunan değerler ikinci okuma olarak kaydedilir. Yukarıdaki sıra aynen takip edilerek ikinci bir seri okuma daha yapılır. Her iki serinin ilk ve son okuma farklarının ortalaması alırsa o noktanın moment plugları alındıktan hareket miktarı mikron olarak bulunmuş olur. Şekil ve izahatı verilmiş olan moment ayarlama faktörünün tayini için serbest ve uzunluğu 9,8 cm olan praca üzerinde yapılan tecrübede mikroskopla okunan iki okuma arasındaki fark 953 mikron olarak bulundu.

Bulunan değerlere göre moment ayarlama faktörü:

$$\frac{953 \text{ mikron}}{98 \text{ mikron}} = \frac{953 \text{ mikron}}{9.8 \text{ cm}} = \frac{953 \text{ mikron}}{0.098 \text{ m}} = 9724 \text{ mikron/metre}$$

Moment Tesir çizgisi ordinatı :



$$Mx_{a_1} = Px_{a_2}$$

$$\text{İş} = 1 \times 9724 = Mx_{a_1}$$

$$a_1 = \frac{953 \text{ mikron}}{0.098 \text{ m}} = 0.9724 \text{ mikron/metre.}$$

a_{a_2} = Ölçülen deformasyon model ölçüği (n)

$$M = \frac{a_1}{a_{a_2}} \times P = P = 1 \text{ ton olduğundan,}$$

$$M = \frac{a_1}{a_{a_2}} \text{ olur.}$$

$$\text{Model ölçügi} = 1/50 = n = 50$$

$$\frac{a_{a_2}}{a_1} = \frac{9724 \text{ mik./metre}}{n/\text{ölçü} (\text{mik.})} \text{ dir.}$$

Her noktadaki moment tesir çizgisi ordinatı bu şekilde hesap edilir.

KESİCİ KUVVET TESİR ÇİZGİSİ :

Bu tecrübe de normal pluglar (82506) çıkarıldık- tan sonra yerlerini 30702 kesici kuvvet pluglarının düz yüzleri birbirine paralel gelecek ve gagenin bir düz yüzü ile plugun düz yüzü temas halinde olacak şekilde plug gageye yerleştirilir. Bu durumda nümunenin alt başlığının eksenine paralel olan kıl ile noktanın durumunu rasat edildiğinde ilk okuma yapılır. Bilâhâre kesici kuvvet plugları 90 derece çevrilip aynı kıl ile rasat edilir. İki okuma arasındaki fark bulunur. Bu değer, kesici kuvvet ayarlama faktörününe bölünerek o noktadaki kesici kuvvet tesir çizgisi ordinatı tayin edilir.

Kesici kuvvet tesir çizgisi ayarlama faktörü: Serbest parça üzerinde yapılan tecrübe de iki okuma arasındaki fark 1218 mikron olarak bulundu. Bu değer kesici kuvvet ayarlama faktörüdür.

(Moment Tesir Çizgisi diğer sayfada)

NOT: Hakikat halde 22 No.'lı noktada kesici I ve tesir çizgisinin sıfırдан geçmesi läzimken 21 N noktada sıfır olmaktadır. Yapılan müteaddit dikkatlerden hep aynı değerler bulunmaktadır. Bu sebepleri tarafından izah edilememiştir.

NORMAL KUVVET TESİR ÇİZGİSİ :

Bunun için de gage'deki normal pluglar (325 çıkarılıp yerlerine THRUST pluglarından en küçük (3070), bilâhâre büyük çift (3430) konulup mikrosla iki rasatla noktaların durumları tetkik edildi, okumaların farkı alınıp normal kuvvet ayarlama faktörününe bölünerek normal kuvvet tesir çizgisi ordinat elde edildi.

Normal kuvvet ayarlama faktörü: Serbest parça yapılan okumada iki okuma arasındaki fark 1 mikron olarak bulundu. Bu değer normal kuvvet ayarlama faktörüdür.

İnşaat teknigi ilerlemis memleketlerde modern mekanik olarak sistemlerin çözümüne tâhsis edil büyük model laboratuvarları ve araştırma laboratuvarları bulunduğu bir hakikatdir. Zaten modern inşaat sistemlerinin (kabuk inşaat ve ilkel gerîtmeli inşaat) inşâîfî bizleri modellerle çözüme sevketmektedir. ne kadar bahsi geçen inşaat sistemleri memleketimizde tatbikat safhasına girmedî veya hâl pek mahdut sahada girdiyse de, yakın bir istikbalde ekonomi, zafet ve tatbikat kolaylıklarını çok büyük olan bu sistemlerin memleketimizde de tatbili mutlaka büyük olacaktır.

Yukarıdaki ufak çalışmalarımın bu mevzuda öncülük yapacağımı ve saygınlığımın faydalı olacağını ümit ederim.

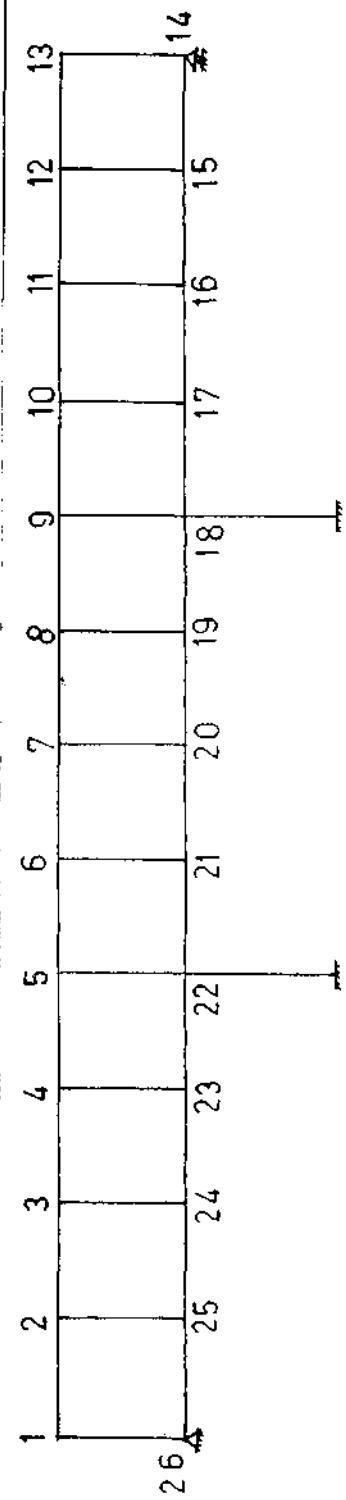
I. M. O. İstanbul Şubesinden

İnşaat Mühendisleri Günü vesilesiyle Şubemizin tertiplediği Balo, bu sene de 19 Aralık 1963 Perşembe gecesi İstanbul Hilton'da verilecektir.

Arzu eden âzamız dâvetiyelerini İstanbul Şubesinden temin edebilirler.

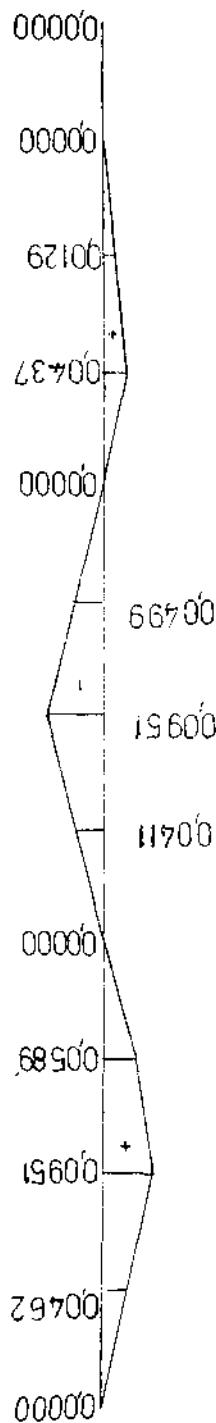
**I. M. O.
İstanbul Şubesi
İdare Heyeti**

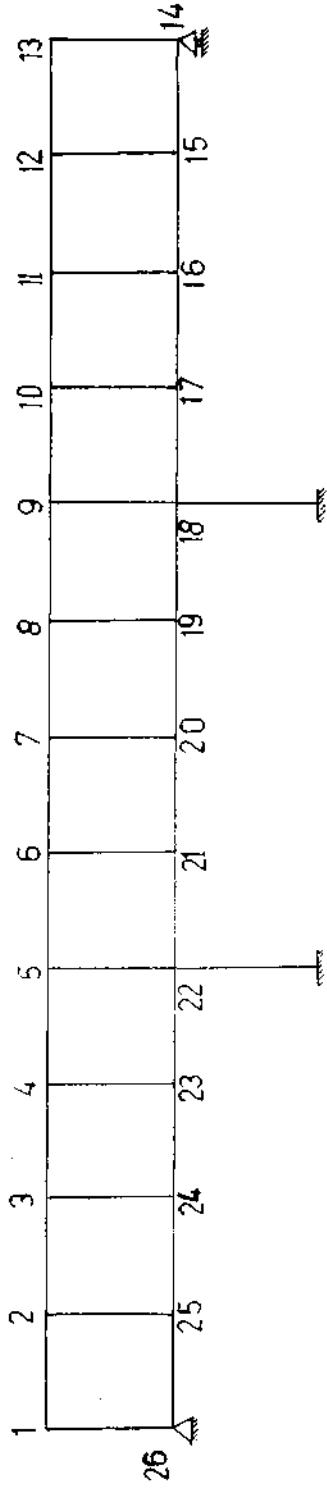
(Mühendislik - 250)



1. okuma	17800	4600	2150	6500	1800	9000	3000	1050	4600	6600	2200	3700	2100
2. okuma	17800	3700	14000	17700	1800	8200	4000	2100	4600	7400	12450	-3700	2100
2 okuma farkı	000	900	1850	1250	000	800	1800	1050	000	800	250	900	900
1. okuma	7800	4300	2050	6350	1800	9000	5700	2000	4600	6600	2200	3700	2100
2.okuma	7800	3700	3900	7400	1800	8200	3800	3300	4600	7550	2500	3700	2100
2 okuma farkı	000	900	1800	1050	000	800	1900	900	000	900	300	000	000
2 okuma orta.	000	900	1850	1150	000	800	1800	972	000	850	272	000	000
Mesir Çizgisi ordinatı.	000000	00462	0,0951	0,0589	00000	00411	0,0951	00499	00000	00437	00129	00000	00000

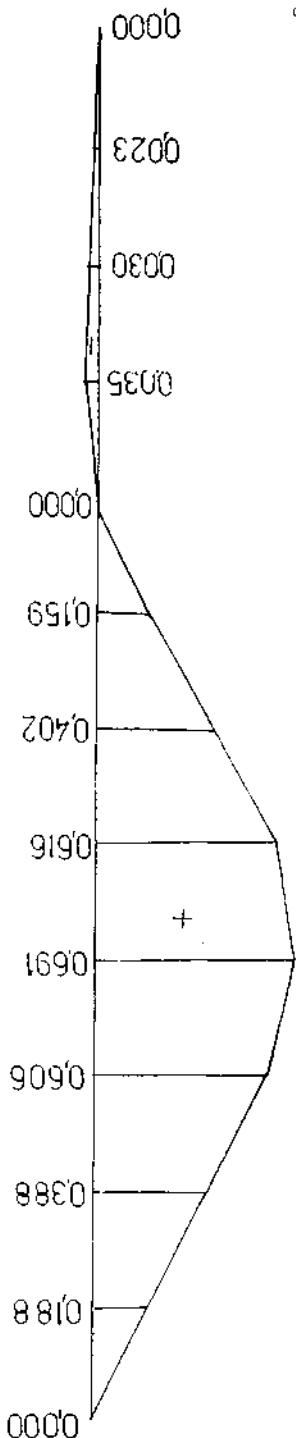
MOMENT TESİR ÇİZGİSİ





İlk okuma	000	1500	4600	8500	9300	6100	4200	6700	100	400	4150	10800	000
İkinci okuma	000	2600	55200	87500	99300	186400	55800	27500	100	8700	8900	7800	000
İki okuma farkı	000	24500	50600	79000	90000	80300	54200	20800	000	4600	3850	3000	000
Tesir çizgisi or	00000	0,188	0,388	0,606	0,691	0,616	0,402	0,159	0000	0,035	0,030	0,023	000

NORMAL KUVVET TEŞİR ÇİZGİSİ



KESİCİ KUVVET TESİR ÇİZGİSİ

