0279 3 /



Universidad Nacional Autónoma de México Facultad de Ingenieria Divísión del Doctorado

CARGA DE COLAPSO EN PRESAS BOVEDA

TESIS QUE PARA OBTENER EL GRADO DE MAESTRO EN INGENIERIA CON ESPECIALIDAD EN ESTRUCTURAS PRESENTA: PABLO DIAZ ARELLANO

-

TESIS CON Falla De Origen



Universidad Nacional Autónoma de México



UNAM – Dirección General de Bibliotecas Tesis Digitales Restricciones de uso

DERECHOS RESERVADOS © PROHIBIDA SU REPRODUCCIÓN TOTAL O PARCIAL

Todo el material contenido en esta tesis esta protegido por la Ley Federal del Derecho de Autor (LFDA) de los Estados Unidos Mexicanos (México).

El uso de imágenes, fragmentos de videos, y demás material que sea objeto de protección de los derechos de autor, será exclusivamente para fines educativos e informativos y deberá citar la fuente donde la obtuvo mencionando el autor o autores. Cualquier uso distinto como el lucro, reproducción, edición o modificación, será perseguido y sancionado por el respectivo titular de los Derechos de Autor.



,

1

.

•

CARGA DE COLAPSO EN PRESAS BOVEDA

CONTENIDO

Introducción

- 1. Hipótesis generales
- 2. Planteamiento analítico del problema
- 3. Ejemplos numéricos
- 4. Solución de programación lineal

INTRODUCCION

Existe interés en concer el facter de seguridad de presas bé veda. Este hace neccearie el peder determinar la carga máxima que estas pueden sepertar para compararla luege con la carga de trabaje. El presente estudie tiene per ebjete prepener un métede para ealeular tal carga en este tipe de estructuras.

Se eriente la solución del probleme a la búsqueda de un límite inferier óptime que encaje dentre de la teoría del análicis límite, planteándese previamente elertas hipótesis que serán explica das y discutidas en el cap l.

En el cap 2 establecemes el planteamiente analítice general para el eálculo de la cerga máxima de las estructuras citadas.

En el esp 3 reselvenes des ejemples numérices para tipes particulares de béveda correspondiende el primere de elles a una silíndrica y el segunde a una de deble curvatura, sujetas ambas a presión hidrestática.

Finalmente indicamos en el cap 4 que el cálcule de la carga máxima, tal come se establece en el cap 2, puede reducirse a un problema de programación lineal en el que la función per maximizar es la citada carga y las variables expresan las resistencias de les arces y veladizes definides per planes heritentales y verticales respectivamente. Las restriccienes a las variables sen impusstas per las condicienes de fluencia y las ecuaciones de equilibrie. En el case de una béveda cilíndrica estas resultan lineales, mientras que para una de deble curvatura ne le sen. Ne ebetante se pr<u>e</u> senta una proposición para redusir el problema de determinar la carga máxima de una béveda de deble curvatura al campe de la pregramación lineal. El métode prepueste consiste en hacer lineales las restricciones supeniende ciertes valeres de las variables de la función objetiva; se tiene así un problema de programación lineal cuya selución nes permitirá obtener nueves valeres de las variables supuestas con le que repetirenes el precese hasta legrar su convergencia.

2.

Pinalmente, los resultados en los ejemplos numéricos se comparan con resultados experimentales, observándose una aproximación satisfactoria. El presente trabajo fué desarrollado per el autor⁺ en el Instituto de Ingeniería de la UNAM bajo la dirección del Dr. Emilie Rosenblueth⁺à quien manifiesta su agradecimiento.

.

* Investigador del Instituto de Ingeniería, UNAM.

** Director del Instituto de Ingeniería, UNAM.

.

Noviembre 1963

1. HIPOTESIS GENERALES

Se pretende establecer mediante una idealización del preblema físice un medele matemátice que nes permita obtener la carga máxima de las estructuras en cuestión come una selución de límite inf<u>e</u> rier óptime acorde con la teoría del análisis límite. Para elle precisamos de las siguientes hipótesis:

1. Idealizames la curva esfuerze-defermación, ebtenida de un ensaye estándar de compresión uniaxial para un eilindre de concrete simple, de tal forma que represente un compertamiente rígideplástice eon valer crítice igual al 85 per ciente de la resistencia máxima.

2. El cenorete ne reeiste temeienes.

3. La carga aplicada ha de ser resistida, en ferma independiente, per arees y veladizes definides per planos herisentales y verticales radiales respectivamente.

4. Les arcos se encuentran en estade de esfuerzes de compresión purs con valor máximo igual al 85 per ciente del esfuerze de ruptura en cilindres estándar.

5. Se establece come condición de fluencia en un elemente de béveda al heche que en una e en ambas de las direccienes que definem les arces y veladizes se alcance el esfuerze máxime del cener<u>e</u> te.

Come en teda teoría el grade de apreximación se apeya en la certeza de las hipótesis; per elle resulta ecavemiente discutir-

las. Esencialmente en la primera hemos hecho dos tipos de idealiza ciones, hemos despreciado (1) los cambios de geometría, (2) los efectos del tiempo. Los cambios de geometría podrían llegar a ser importantes para deformaciones a cargas menores que la del punto de fluencia (hipótesis 5), que llegaran a ser de tal magnitud que causaran la inestabilidad de la estructura. No obstante, debido a la escasa ductilidad del conoreto así como a las condiciones de apoyo de la bóveda cabe suponer que tal efecto sea despreciable. Los efectos del tiempo son en rigor importantes; así si la carga se aplica rápidamente, la hipótesis de flujo podría no garantizarse, mientras que para una carga de aplicación gradual la hipótesis de flujo se hace más justificable, ya que la rama descendente de la curva esfuerso-deformación, debida al agrietamiento irreversible del conoreto, se aproxima en mayor grado a una línea horisontal.

La resistencia del concreto es otro factor importante en la idealización supuesta, pues a medida que ésta aumenta la ductilidad del concreto disminuye; sin embargo, para las resistencias de los concretos utilizados en bóvedas, la existencia de una importante rama descendente puede asegurarse⁽²⁾.

Por lo que respecta a la sugunda hipótesis diremos que se jug tifica por la escasa resistencia que a este tipo de solicitación presenta el concreto.

Una solución de límite inferior no exige compatibilidad en las deformaciones; por ello podemos establecer la žercera hipótssis.

Un factor importante en todo problema estructural es el relativo a las condiciones en la frontera; al respecto, diremos que siempre que los apoyos de la bóveda sean talse que suministren

reacciones tangentes a los arcos, nuestra hipótesis sobre el traba jo uniforme a compresión de éstos será congruente, y podremos asimilar nuestra cuarta hipótesis a considerar la bóveda formada por arcos de espesor pequeño comparado con su radio, que trabajan como tubos de paredes delgadas sujetos a presión radial exterior unifor me.

Corolario. El siguiente corolario se desprende de las dos primeras hipótesis: los Voladizos se encuentran en un estado de compresión uniforme con valor máximo igual al 85 por ciento del esfuer zo máximo del conoreto hasta una profundidad determinada y el resto libre de esfuerzos.

Por filtimo, al aceptar la quinta hipótesis estamos concientes de elegir un oriterio de falla del lado de la inseguridad; lo mismo decimos de la idealización hecha sobre la curva esfuerso-deformación del concreto. No obstante, compensanos estos efectos estableciendo como esfuerzo crítico en el concreto el 85 por ciento del esfuerzo máximo a la compresión obtenido de cilindros estándar.

6.

Y

2. PLANTEAMIENTO ANALITICO DEL PROBLEMA

En este capítulo establecemos el planteamiento analítico para el cálculo de la carga máxima en presas bóveda. Para ello, nos basamos en las hipótesis establecidas en el cap l y en el teorema del límite inferior del análisis límite. Considerames dos casos, el primero de ellos corresponde a una bóveda cilíndrica y el segun do a una de doble curvatura.

2.1. Carga máxima en una bóveda oilíndrica

Nos referimos a la bóveda de la fig 2.1 ∞ la cual consideramos n secciones definidas por planos horisontales. La presión aplicada a lo largo de toda la bóveda queda definida en términos de un solo parámetro, q (fig 2.2); así, la presión en la sección i tiene por valor $\alpha_i q$; donde α_i es un parámetro adimensional que nos define la forma del diagrama de presiones.

Quedó establecido en la hipótesis 3 que la presión aplicada a la bóveda se absorbe por arcos y voladisos. Si ahora designamos con Y_1 a la presión resistida por el arco i, y con Z_1 a la resistida por los voladisos en la sección i, de acuerdo con lo anterior pede mos escribir la que denominarsmos ecuación de distribución de presiones

$$q_{i}q = Y_{i} + Z_{i}$$
 oon $i = 1, ..., n$ 2.1

Por otra parte, el valor máximo de la presión resistida por los arcos horizontales, de acuerdo con la hipótesis 4 es

max $Y_i = Y_0 = 0.85 f_0^{i} \frac{t}{T}$



BIBLIOTECA DE LAS DIVISIONES D'ELECTRICE DE LAS DIVISIONES D'ELECTRICE DE LAS DIVISIONES

en donde, f'_0 es el esfuerso de ruptura del concreto en cilindros estándar, t es el espesor de la bóveda y r es el radio medio de la misma (fig 2.3).

Además, por el corolario establecido en el cap 1, el momento máximo resistente en una sección i de un Voladizo de espesor unit<u>a</u> rio vale

$$\underline{M}_{0} = \frac{0.85 \, \underline{r}_{0}^{2} \, t^{2}}{8} \qquad 2.3$$

el diagrama de esfuerzos correspondiente se representa en la fig 2.4.

El momento flexionante en una sección oualquiera de los voladizos, debido al sistema de presiones Z_i , será una combinación li neal de las variables Z_i siempre y cuando la variación de ellas en tre dos secciones adyscentes sea lineal; esto es

$$M_1 = m_j Z_j$$
 $i = j = 1, ..., m$ 2.4

sn donde, M₁ nos representa el momento flexionante en la sección i, m₁ un conjunto de constantes y sl índice repetido indica suma

Si ahora designamos por N a la matriz de los coeficientes m_j para las i secciones elegidas; entences, la ec 2.4 puede escribir-

$$\mathbf{M}_{\mathbf{i}} = \mathbf{M} \ \mathbf{Z}_{\mathbf{i}} \qquad \mathbf{i} = \mathbf{1}, \dots, \mathbf{n} \qquad 2.5$$

<u>Condiciones de fluencia</u>. De acuerdo con la hipótesis 5, las condiciones de fluencia estarán definidas cuando se alcancen los estados de esfuerzos críticos en las secciones de los arcos y/o voladizos (figs 2.3 y 2.4). Llamaremos primera condición de fluen-

cia la que corresponde a los arcos y segunda condición de fluencia la que se refiere a los voladizos.

Primera condición de fluencia. Considerence un arco cualquiera, i; decimos que se establece la fluencia cuando el estado de es fuerzos de compresión en él alcanza su valor orítico. La ec 2.2 constituye la expresión matemática de esta primera condición.

Segunda condición de fluencia. Considerence una sección cualquiera de un voladizo, i; decimce que se establece la fluencia cuando el estado de esfuersos que en ella se presenta corresponde al momento máximo resistente de la misma. Matemáticamente esta segunda condición puede expresarse como sigue

$$\max M_1 = \max M Z_1 = M_0$$
 2.4

Nos planteamos ahora el siguiente problema: dado un sistema de presiones a_{iq} aplicado a la bóveda, encontrar la distribución de presiones (conjunto de valores $Y_i \in Z_i$) que, no excediendo las condiciones de fluencia, arroje el valor máximo de q. Es decir, pretendemos encontrar el conjunto de valores $Y_i \in Z_i$ que maximicen a las sos 2.1 y que verifiquen las siguientes restricciones

$$0 \neq Y_1 \neq Y_0$$
 2.5

$$-\mathbf{M}_{0} \stackrel{\ell}{=} \mathbf{M} \mathbf{Z}_{1} \stackrel{\ell}{=} \mathbf{M}_{0}$$
 2.6

Análicie límite, Las ece 2.1 establecen que la presión aplica da a la bóveda ha de ser resistida por arcos y voladisos definidos por planos horisontales y verticales respectivamente, o lo que es lo mismo, establecen la condición de equilibric entre los sistemas externo e interno. Las desigualdades 2.5 y 2.6 implican que la dis

tribución de presiones (Y_1, Z_1) no debe exceder las condiciones de fluencia. Así, cualquier distribución de presiones que verifique las eos 2.1 y las desigualdades 2.5 y 2.6 satisface condiciones de equilibrio y de fluencia y por lo mismo es estáticamente admisible. El valor máximo de q obtenido de la distribución de presiones esta ticamente admisible correspondiente constituye la carga máxima de la bóveda en cuestión.

2.2. Carga máxima en una bóveda de doble curvatura

Nos referimos a la bóveda representada en la fig 2.5 en la cual definimos n escciones normales a su curvatura exterior. El diagrama de presiones aplicado es de forma escalonada tal como se describe en la fig 2.6; donde α_i (i=1,...,n) representa un conjunto de constantes adimensionales que definen la forma del mismo. De esta manera, la presión en un punto cualquiera de la bóveda que da descrita en términos de un solo parámetro, q; así por ejemplo, en la sección i vale $\alpha_i q$.

En este caso, designamos con X_i a la presión resistida por les voladizes en su trabajo de membrana, con Z_i a la resistida por estos en su trabajo a flexión y con Y_i a la presión restante. Esta áltima la consideramos en dos componentes, una vertical $(Y_i \ sen \ \Theta_i)$ que se absorbida por la cimentación y otra horizontal $(Y_i \ cos \ \Theta_i)$ que es tomada por les arocs (fig 2.7). De acuerdo con esto, podemos escribir la que denominaremes ecuación de distribución de presiones para la bóveda de doble curvatura

$$a_iq = \mathbf{I}_i + \mathbf{Y}_i + \mathbf{Z}_i \quad \text{con i = 1,...,n}$$

10.

Por otra parte, el valor máximo de la preción resistida por los arcos, de acuerdo con la hipótecis 4, resulta para la sección i

$$\max Y_i \cos \theta_i = 0.85 f_0^* \frac{t}{r}$$
 2.9

donde t es el espesor de los arcos definidos por planos horizontales, r ss el radio de curvatura medio de los mismos y Θ_i el ángulo que define a la sección i (fige 2.7 y 2.8).

Puesto que para una sección i dada, Θ_i es constante, el valor máximo de la presión Y_i puede obtenerse de la ec 2.9; esto es

$$\max Y_{i} = Y_{0i} = 0.85 f_{c}^{i} \frac{t}{r \cos \theta_{i}}$$
 2.10

Consideremos ahora un voladizo de espesor unitario y en él una sección cualquiera, i; supongamos que se ha alcanzado el esfuer so crítico de compresión hasta una profundidad determinade, a. Denominaremos con a_{il} a la profundidad de esfuerzos en la sección i cuando la compresión se inicia en la cara exterior de la bóveda y con a_{i2} cuando se inicia ésta en la cara interior de la misma (figs 2.9). En las figs 2.9 e representa la excentricidad del centro de gravedad de la sección i del voladizo con respecto al centro linea de la misma.

De acuerdo con le anterior, si designamos con M_{11} al momento flexionante resistente correspondiente a la profundidad de esfuersos a_{11} y por M_{12} al correspondiente a a_{12} , podemos escribir las ecuaciones siguientes

$$\mathbf{M}_{i1} = 0.85 \ \mathbf{f}_{c}^{*} \ \mathbf{a}_{i1} \ (\ \frac{\mathbf{b}_{1}}{2} \ - \ \frac{\mathbf{a}_{11}}{2} \ - \ \mathbf{e}_{i})$$
 2.11

$$\mathbf{M}_{12} = 0.85 \, \mathbf{f}_0^* \, \mathbf{a}_{12} \, \left(\, \frac{\mathbf{t}_1}{2} - \frac{\mathbf{a}_{12}}{2} + \mathbf{e}_1 \right) \qquad 2.12$$

Signce. Convencionalmente consideramos que los momentos flexionantes M_{11} son negativos y los M_{12} positivos.

También se desprende de lo establecido que las presiones de membrana de los voladizos, correspondientes a los estados de esfuerzos representados en las figs 2.9 , pueden valuarse mediante las scuaciones siguientes

$$X_{11} = 0.85 f_{C}^{*} = \frac{a_{11}}{R - \frac{a_{11}}{2}}$$
 2.13

$$X_{12} = 0.85 f_{c}^{*} \frac{a_{12}}{R - t_{1} + \frac{a_{12}}{2}} 2.14$$

El valor máximo del momento flexionante resistente en la sección i ocurre cuando $a_{i1} = a_{i2} = t_i/2$ y vale

$$\max M_{11} = \max M_{12} = M_{01} = \frac{0.85 t_0^2 t_1^2}{8}$$
 2.15

La presión máxima resistida por las ménsulas en su trabajo de membrana se obtiene de las cos 2.13 y 2.14 para $a_{11} = a_{12} = t_1$ y vale

$$\max X_{11} = \max X_{12} = X_{01} = 0.85 f_0^{*} \frac{t_1}{2}$$
2.16
$$\frac{1}{2} = \frac{t_1}{2}$$

Por lo que respecta a los valores de las presiones Z_i , si con sideramos que entre dos secciones contiguas su variación as lineal, el momento flexionante an cada sección producido por ellas será u-

na función definida por una combinación lineal de las variables Z₁, esto es,

$$M_i = m_j Z_j$$
 con i = j = 1,...,n 2.17

donde M_i es el momento flexionante en la sección i, m_j representa un conjunto de coeficientes y el índice repetido indica suma. Si designamos con M a la matriz de los coeficientes m_j , la ec 2.17 puede escribirse

$$M_{i} = M Z_{i}$$
 2.18

<u>Condicionee de fluencia</u>. Con lo anterior estamos ahora en posibilidad de establecer las expresiones matemáticas de las condiciones de fluencia para una bóveda de doble curvatura. Como en el case de una bóveda cilíndrica, denominaremos primera condición de fluencia la correspondiente a los arcos y segunda condición de fluencia la que toca a los voladises.

Frimera condición de fluencia. Consideremos un arco cualquiera, i; decimos que se establece la fluencia cuando el estado de es fuerzos de compresión en él alcanza su valor crítico. La ec 2.9 constituye la expresión matemática de esta primera condición.

Segunda condición de fluencia. Consideremos la sección i de un voladizo; decimos que se establece la fluencia ouando los esfuerzos de compresión alcanzan su valor orítico en una profundidad determinada a (figs 2.9).

Interpretemos geométricamente esta segunda condición; por sim plicidad en la exposición, pero sin perder generalidad, consideramos que la excentricidad e es nula. Así, eliminando a a_{i1} entre las

ecs 2.11 y 2.13 se obtiene

$$M_{11} = 0.85 f_{0}^{*} = \frac{R X_{11}}{0.85 f_{0}^{*} + \frac{X_{11}}{2}} + \frac{1}{2} + \frac{R X_{11}}{0.85 f_{0}^{*} + \frac{X_{11}}{2}} + \frac{1}{2} + \frac{R X_{11}}{0.85 f_{0}^{*} + \frac{X_{11}}{2}} + \frac{1}{2} + \frac{1$$

procediendo en forma semejante, de las ecs 2.12 y 2.14 se obtiene

$$M_{12} = 0.85 f'_{0} \qquad \frac{(R - t_{1}) X_{12}}{0.85 f'_{0} - \frac{X_{12}}{2}} \left(\frac{t_{1}}{2} - \frac{1}{2} - \frac{1}{$$

La representación geométrica de las ecs 2.19 y 2.20 se presenta en la fig 2.10.

Resulta evidente que un punto cualquiera de la curva que representa geométricamente las ecs 2.19 y 2.20 indica una pareja de valores del momento flexionante y de la presión de membrana correspondientes a un estado de esfuerzos de fluencia en una sección i cualquiera de los voladizos. Por tal motivo denominamos a ésta, la curva de fluencia.

Los puntos dentro de la ourva de fluencia representan momentos flexionantes y presiones de membrana en los voladizos correspondientes a estados de esfuerzos inferiores a 0.85 f_c. Por últi-

mo, los puntos fuera de la curva de fluencia representan parejas de valores de momento flexionante y presión de membrana correspondien tes a estados de esfuerzos superiores a 0.85 f_c^* . Obviamente, la re presentación matemática de los valores de X_i y M_i a los que corres ponden puntos en o dentro de la curva de fluencia, esta dada por

$$0 \leq \mathbf{x}_{i} \leq \mathbf{x}_{0i}$$

$$-M_{11} \stackrel{\ell}{=} M_1 \stackrel{\ell}{=} M_{12}$$

o bien, de acuerdo con la ec 2.18, por

 $0 \leq \mathbf{X}_{i} \leq \mathbf{X}_{0i}$ $-\mathbf{M}_{i1} \leq \mathbf{M} \mathbf{Z}_{i} \leq \mathbf{M}_{i2}$

desigualdades que constituyen la expresión matemática de la segunda condición de fluencia para la bóveda de doble curvatura.

Nos planteamos ahora el siguiente problema: dado un sietema de presiones $a_i q$ aplicado a la bóveda, encontrar la distribución de presiones (conjunto de valores $X_i, Y_i \in Z_i$) que, no excediendo las condiciones de fluencia, arroje el valor máximo de q. Es decir, pretendemos encontrar el conjunto de valores $X_i, Y_i \in Z_i$ que maximice a las ecs 2.7 y que satisfaga las restricciones siguientes

 $0 \leq Y_i \leq Y_{0i}$ 2.21

 $0 \leq \mathbf{X}_{1} \leq \mathbf{X}_{01}$ 2.22

$$-\mathbf{M}_{11} \stackrel{\ell}{=} \mathbf{M} \, \mathbf{Z}_1 \stackrel{\ell}{=} \mathbf{M}_{12} \qquad \qquad 2.23$$



Análisis límite. La ecuación de distribución de presiones establece que la presión total aplicada a la bóveda ha de absorberse en tres partes, X_i , $Y_i \in Z_i$, siendo Y_i la presión que resisten los arcos y la oimentación, en tanto que $X_i \in Z_i$ representan las presiones resistidas por los voladizos en sue trabajos de membrana y flexión, respectivamente. De lo anterior se observa que las ece 2.7 establecan el equilibrio entre los sistemas externo e interno. Además, las desigualdades 2.21, 2.22 y 2.23 implican que la distribución de presiones $(X_i, Y_i \in Z_i)$ no debe exceder las condiciones que verifique las ece 2.7 y las desigualdades 2.21, 2.22 y a.23 sa tisface condiciones de equilibrio y de fluencia y por lo mismo es estáticamente admisible. El valor máximo de q obtenido de la distribución de presiones estáticamente admisible correspondiente èconstituye la carga máxima de la bóveda en cuestión.

3. EJEMPLOS NUMERICOS

Pretendemes en este capítule determinar la carga máxima correspondiente a tres medeles de bévedas de concrete ensayadas en el Institute de Ingeniería⁽³⁾. Las características geométricas de estes medeles se presentan en la fig 3.1. El sistema de cargas aplicade en les tres cases fue de distribución escalenada tal cemo se indica en la fig 3.2.

Reselvemes des ejemples; en el primere de elles determinames la carga máxima correspondiente al modele l y a partir de ésta ebtenemes, por relación directa de las resistencias de les concretes de las bévedas, la del modele 3. En el segunde ejemple determinames la carga máxima del modele 2. El heche que la carga máxima en los medeles l y 3 sea del misme valer (si f_1^* es constante) se justifica perque la resistencia de les arces definides per les planes herizontales resulta independiente de la longitud de desarrelle de les mismes y perque para el modele 3 el veladize en que se presentan les mayores esfuerzes de flaxión es el definide per el plane vertical de simetría de la béveda, el misme que es equivalente a une cualquiera de los veladizes definides en el modele 1.

El métede de selución se basa en el planteamiente general del esp 2; es decir, buseames el conjunte de valeres de las variables X_1 , $X_1 \in Z_1$ que satisfagan las ecuacienes de equilibrie y las condicienes de fluencia y que hagan máxime el valer de q.

Ejemplo 1

Buscames determinar la carga máxima en el modele l sujete al diagrama de presienes sucalemado representado en la fig 3.2. La resistencia del concrets utilizade en la fabricación del modelo fué de 115 kg/cm²

Emperaremes per escribir las ecuacienes de distribución de presiones para las siete secciones definidas, las que de mouerde con las ecs 2.1 sen

8.06 q = $Y_1 + Z_1$ 28.23 q = $Y_2 + Z_2$ 45.16 q = $Y_3 + Z_3$ 62.90 q = $Y_4 + Z_4$ 80.65 q = $Y_5 + Z_5$ 100.00 q = $Y_6 + Z_6$ 100.00 q = $Y_7 + Z_7$

La capacidad máxima de los arcos, de acuerdo con la ec 2.2 es

$$Y_0 = 0.85 (115) \frac{18}{191} = 9.21 \text{ kg/cm}^2$$

De acuerdo con la ec 2.3, el momento de fluencia vale

$$M_0 = \frac{0.85 (115) (18)^2}{8} = 3959 \text{ kg-cm/cm}$$

..

El momento flexionante en cada sección debido a un sistema de presiones de variación lineal, Z_i con i = 1,...,7, se calculó por el métedo de Newmark, obteniéndose

3.2

18.

Las restricciones impuestas por las condiciones de fluencia, de acuerdo con las desigualdades 2.5 y 2.6, son respectivamente

| 0 | | Y | | 9.21 | |
|---|---|----------------|---|------|--|
| 0 | | ¥2 | | 9.21 | |
| Û | | Y ₃ | | 9.21 | |
| 0 | 4 | Y ₄ | 4 | 9.21 | |
| 0 | | Y5 | | 9.21 | |
| 0 | | Y6 | | 9.21 | |
| 0 | | Y _Z | | 9.21 | |

د ۵

y

| J959 | | 0000 | 0000 | 0000 | 0000 | 0000 | 0000 | 0000 | [2] | | 959د | |
|------|---|-------------|---------------|--------------|------|---------------|------|------|----------------|---|--------------|--|
| 3959 | | 257 | 129 | 0000 | 0000 | 0000 | U000 | 0000 | z ₂ | | 959د | |
| 3959 | | 581 | 4ز 6 | 91 | 0000 | 0000 | 0000 | 0000 | 23 | | 3 959 | |
| 3959 | 4 | 92 3 | 1263 | 5 7 9 | 101 | 0000 | 0000 | 0000 | Z4 | 4 | 3959 | |
| 3959 | | 1268 | 1897 | 1174 | 611 | 103 | 0000 | 0000 | 25 | | 3959 | |
| 3959 | | 1613 | 2 5 33 | 1771 | 1226 | 61 8 | 103 | 0000 | 2 ₆ | | 3959 | |
| 3959 | | 1955 | 3161 | 2360 | 1834 | 12 2 9 | 611 | 101 | 2 ₇ | | 3959 | |
| | | | | | | | | - | | | - - | |

3.4

Pretendemos ahora obtener el conjunto de valores $Y_i \in Z_i$ (i = 1,...,7) que satisfaga las ecs 3.1, que verifique las restricciones 3.3 y 3.4 y que además arroje el valor máximo de q.

Se observará que en este caso la maximización del parámetro q depende de 14 variables sujetas a restricciones. Se pone así de ma nificato la necesidad de resolver el problema mediante una técnica matemática adecuada (vesse cap 4). Obtendremos aquí una solución de límite inferior basada en ciertas suposiciones que facilitan la obtención de q y que son resultado de tantese previos.

Procedimiento de cálculo. Consideremos la última de las ecs 3.1

$$100 q = Y_{\gamma} + Z_{\gamma}$$
 3.5

a partir de la cual pretendemos obtener el valor máximo de q. Para ello hacemos las siguientes suposiciones: (1) el arco correspondiente a la sección 7. trabaja a su máxima capacidad, Y_0 . (2) El diagrama de presiones Z_1 reune las siguientes características, Z_1 y Z_2 negativos, Z_3 nulo, Z_4 , Z_5 , Z_6 y Z_7 positivos (fig 3.3). (3) El diagrama de nomentos flexionantes correspondiente será tal que en las secciones 5 y 7 adquiera valores próximos a los críticos (fig 3.4). Las dos últimas suposiciones tienen por objeto lograr que el valor de Z_7 sea positivo y máximo.

Como una primera aproximación consideramos que, $Z_1 = Z_2 = Z^*$, $Z_3 = 0$ y, $Z_4 = Z_5 = Z_6 = Z_7 = Z^*$. Tomando el signo igual en la quinta y séptima de las restricciones 3.4 se obtiene $Z^* = -2.14$ kg/cm² y $Z^* = 3.96$ kg/cm². El vector Z_1 así definido satisface con aproximación adecuada las citadas restricciones 3.4.

Por último, suponemos que los arcos en las secciones 4, 5 y 6 trabajan también a su máxima capacidad, $\rm Y_{O}$.

A continuación, el valor de Z_7 se fué incrementando progresiva mente desde 3.96 kg/cm² hasta 7.20 kg/cm², con lo cual se obtuvo el valor correspondiente de q a partir de la ec 3.5; esto es

$$q = \frac{7.20 + 9.21}{100} = 0.164 \text{ kg/cm}^2$$

Con este valor de q y los de Y_4 , $Y_5 \in Y_6$ iguales a Y_0 se obt<u>u</u> vieron los correspondientes de Z_4 , Z_5 y Z_6 a partir de las ecs 3.1; así,

```
Z_4 = 1.10 \text{ kg/cm}^2

Z_5 = 4.02 \text{ kg/cm}^2

Z_6 = 7.20 \text{ kg/cm}^2
```

además por la segunda supesición

 $z_3 = 0$

Por lo que respecta a les valores de $Z_1 y Z_2$, se determinaron de tal forma que en la sección 7 los veladizos desarrollan su máxime momento resistente, es decir, que se verifica la igualdad en la úl tima de las restricciones 3.4; así,

> $Z_1 = -1.59 \text{ kg/cm}^2$ $Z_2 = -1.55 \text{ kg/cm}^2$

Con los valores de q, Z_1 , Z_2 y Z_3 anotados, se obtuvieron los valores correspondientes de Y_1 , $Y_2 \in Y_3$ a partir de las tres prime ras ecs 3.1, este es,

 $Y_1 = 2.91 \text{ kg/cm}^2$ $Y_2 = 6.18 \text{ kg/cm}^2$ $Y_3 = 7.41 \text{ kg/cm}^2$

los cuales verifican las restricciones 3.3.

Con el vector Z_1 definido, se obtuvieron les momentos flexisnantes correspondientes a partir de las ecs 3.2, resultande les valeres siguientes

 $H_1 = 0000.00$ $H_2 = -608.58 \text{ kg-cm/cm}$ $H_3 = -1906.49 \text{ kg-cm/cm}$ $H_4 = -3313.11 \text{ kg-cm/cm}$

```
M_5 = -3864.20 \text{ kg-om/om}
M_6 = -1804.00 \text{ kg-om/om}
M_7 = +4094.72 \text{ kg-om/om}
```

ţ

I.

valores que satisfacen con aproximación satisfactoria las restricciones 3.4.

Resumiendo, hemos obtenido el siguiente campo estáticamente admisible

| 1 | Υ _i | zi | α4 σ |
|---|----------------|-------|-------|
| 1 | 2,91 | -1.59 | 1.32 |
| 2 | 6.18 | -1.55 | 4.63 |
| 3 | 7.41 | 0.00 | 7.41 |
| 4 | 9.21 | 1.11 | 10.32 |
| 5 | 9.21 | 4.02 | 13.23 |
| 6 | 9.21 | 7.20 | 16.41 |
| 7 | 9.21 | 7.20 | 16.41 |

al que corresponde un valor de $q = 0.164 \text{ kg/cm}^2$ y constituye una solución de límite inferior para la bóveda cilíndrica en cuestión. La representación geométrica de la distribución de presiones se indica en la fig 3.5.

Por otra parte, la presión en el primer escalón vale

 $Y_1 + Z_1 = 1.32 \text{ kg/om}^2$

que resulta inferior a la presión de colapso obtenida experimental mente (1.42 kg/cm²) en 8%.

Para el modele 3 el diagrama de presiones aplicade es el mismo que el correspondiente al modele 2. Por tal motive, de acuerde con le mencionade al principio de este capítulo, la distribución de presienes será proporcional a la obtenida para este último; siendo la constante de proporcionalidad, la relación definida por las resistencia de les concretos utilizados en la fabricación de los modelos. Así la presión en el primer escalón, es

$$\frac{143}{112}$$
 (1.32) = 1.64 kg/cm²

que resulta superior a la presión de colapso medida experimentalmente (1.52 kg/cm²) en 8%.

Ejemple 2

Pretendemos determinar la carga máxima en el modele 2 sujeto al diagrama de presiones escalenado representado en la fig 3.2. La resistencia del conorete utilizado en la fabricación del modelo fue de 135 kg/cm².

Las ecuaciones de distribución de presiones, de acuerdo con las ecs 2.7 resultan

> 7.57 $q = I_1 + Y_1 + Z_1$ 27.27 $q = I_2 + Y_2 + Z_2$ 43.93 $q = I_3 + Y_3 + Z_3$ 63.63 $q = I_4 + Y_4 + Z_4$ 81.81 $q = I_5 + Y_5 + Z_5$ 100.00 $q = I_6 + Y_6 + Z_6$ 100.00 $q = I_7 + Y_7 + Z_7$

Las características geométricas del modele para las siete secciones elegidas se consignan en la siguiente tabla

| 1 | | €: | | t _i (cm) |
|---|-----------------|-----|-----|---------------------|
| 1 | 28 ⁰ | 041 | 00" | 15.50 |
| 2 | 23 ° | 23' | 20" | 16.60 |
| 3 | 18 ⁰ | 42' | 40" | 17.20 |
| 4 | 140 | 021 | 00" | 17.70 |
| 5 | 09 ⁰ | 21' | 20* | 17.80 |
| 6 | 04 ⁰ | 40' | 40" | 18.00 |
| 7 | 00 ° | 001 | 00" | 18.00 |

El valor máximo de la presión Y_i para cada una de las siete secciones de acuerdo con la ec 2.10 es

| 1 | $\max Y_i = Y_{0i}$ |
|---|--------------------------|
| 1 | 12.25 kg/om ² |
| 2 | 11.78 kg/om2 |
| 3 | 11.42 kg/om ² |
| 4 | 11.15 kg/om ² |
| 5 | 10.96 kg/cm^2 |
| 6 | 10.85 kg/cm^2 |
| 7 | 10.81 kg/cm ² |

1

La excentricidad del centro línea respecto al centro de gravedad de la sección de los voladizos resulta

$$\mathbf{e}_{\mathbf{i}} = \frac{\mathbf{t}^2}{12 \mathbf{r} \cos \mathbf{e}_{\mathbf{i}}}$$

cuyo valor máximo corresponde a la sección 7 y es de 0.14 cm, valor que comparado con el espesor de las secciones resulta despreciable; en consecuencia las ecs 2.11 y 2.12 pueden reducirse a

$$\mathbf{M}_{11} = 0.85 \ f_{0}^{*} \ \mathbf{a}_{11} \ \left(\ \frac{\mathbf{t}_{1}}{2} \ - \ \frac{\mathbf{a}_{11}}{2} \right)$$
 3.7

$$M_{12} = 0.85 \ f_{0} \ a_{12} \ (\frac{t_1}{2} - \frac{a_{12}}{2}) \qquad 3.8$$

La presión máxima resistida por las ménsulas en su trabajo de membrana, de acuerdo con la ec 2.16, para cada una de las siste se<u>c</u> ciones es

| 1 | max X _i | = X ₀₁ |
|---|--------------------|--------------------|
| 1 | 5.72 | kg/om ² |
| 2 | 6.14 | kg/cm ² |
| 3 | 6.36 | kg/om ² |
| 4 | 6.55 | kg/om ² |
| 5 | 6.59 | kg/cm ² |
| 6 | 6.67 | kg/cm [∠] |
| 7 | 6.67 | kg/cm [∠] |

El momento riexionante en cada sección debido a un sistema de presiones de variación lineal, Z_1 con i = 1,...,7, se obtuvo mediante el método de Newmark superponiendo los resultados obtenidos de dos ménsulas definidas por las proyecciones horizontal y vertical de la ménsula ourva; así

| [¥ ₁] | | 0000 | 0000 | 0000 | 0000 | 0000 | 0000 | 0000 | [Z] |
|---------------------------|---|------|------|------|------|------|------|------|-----|
| N2 | | 168 | 85 | 0000 | 0000 | 0000 | 0000 | 0000 | 22 |
| Ma | | 425 | 527 | 91 | 0000 | 0000 | 0000 | 0000 | Z |
| MA | - | 694 | 1086 | 585 | 104 | 0000 | 0000 | 0000 | 2 |
| Ms | | 958 | 1641 | 1180 | 625 | 106 | 0000 | 0000 | 25 |
| NG | | 1220 | 2191 | 1769 | 1252 | 640 | 108 | 0000 | 26 |
| M 7 | | 1464 | 2707 | 2333 | 1847 | 1352 | 613 | 98 | 27 |

25.

Las restricciones impuestas por las condiciones de fluencia, de acuerdo con los valores anotados y con las desigualdades 2.21, 2.22 y 2.23, son respectivamente

| 0 Y 0 Y 0 Y 0 Y 0 Y | $ \begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$ | 2.25 1.78 1.42 1.15 0.96 0.85 0.81 | , | | | | | | 3.10 |
|---|--|--|--------------------|----------------------|----------------------|----------------------|----------------------|--|-------------------|
| 0 X 0 X 0 X 0 X 0 X 0 X 0 X 0 X 0 X | 1 5 2 6 3 6 4 6 5 6 6 6 7 6 | .72 .14 .36 .55 .59 .67 .67 | | | | | | | 3.11 |
| ₩ ₁₁ ₩ ₂₁ | 0000 168 425 | 0000 85 527 | 0000 0000 91 | 0000 0000 0000 | 0000 0000 0000 | 0000 0000 0000 | 0000 0000 0000 | | M12 M22 M32 |

donde Nil y Mi2 vienen dados por las sos 3.7 y 3.8.

У

Nos preccupamos ahora en obtener el conjunto de valores de X_1 , Y_1 e Z_1 que satisfaga las cos 3.6, verifique las restricciones 3.10, 3.11 y 3.12 y que además produzos el valer máximo de q.

Procedimiento de cálculo. Consideremos la última de las ecs 3.6.

$$100 \ q = X_7 + Y_7 + Z_7 \qquad 3.13$$

a partir de la cual pretendemos obtener el valor máxime de q. Para ello hacemos las siguientes euposiciones: (1) el arco correspondie<u>n</u> te a la sección 7 trabaja a su máxima capacidad, Y₀₇. (2) Los valores de las profundidades de esfuerzos en la fluencia sen los siguientes

> $a_{11} = 7.75$ om $a_{21} = 8.30$ om $a_{31} = 8.60$ om $a_{41} = 8.85$ om $a_{51} = 8.90$ om $a_{61} = 9.00$ om $a_{72} = 10.00$ om

los que se han elegido con el siguiente oriterio

$$a_{i1} = t_i/2$$

•72 ≥ t₁/2

3

El hecho que la profundidad de esfuerzos a_{72} sea ligeramente mayor que medio espesor, trae como consecuencia una disminución en el mo

mento recistente correspondiente a la sección 7 de los voladisos; coneccuentemente a esta diaminución corresponde un aumente en el valor de la presión de membrana \mathbf{X}_7 de tal forma que la suma $\mathbf{X}_7 + \mathbf{Z}_7$ es máxima. (3) El diagrama de presiones \mathbf{Z}_1 reune las siguientes características, \mathbf{Z}_1 y \mathbf{Z}_2 negativos, \mathbf{Z}_3 nulo, \mathbf{Z}_4 , \mathbf{Z}_5 , \mathbf{Z}_6 y \mathbf{Z}_7 positivos (fig 3.6). (4) El diagrama de momente flexionante cerrespondiente será tal que en las secciones 5 y 7 se alcancen los máximos momentos resistentes compatibles con las profundiades de esfuerzos definidos en (1) (fig 3.7). (5) El valor de la presión que por flexión se absorbe en la base de la bóveda es el mismo que correspondería a una bóveda cilíndrica, así

$$2_7 = \frac{135}{115} (7.20) = 8.40 \text{ kg/om}^2$$

donde 135/115 representa la relación de las resistencias de los concretos utilizados en la fabricación de los modelos 2 y l respectivamente, y 7.20 kg/om² es el valor de la presión Z_7 obtenido del ejemplo l para la bóveda cilíndrica. (6) Por último, consideramos que los arcos en las secciones 4, 5 y 6 trabajan también a su máxima capacidad.

De acuerdo con las eos 2.13 y 2.14 los valores de las presiones X_{i} correspondientes a las profundidades de esfuerzos definidas en (2) son

 $X_{11} = 2.82 \text{ kg/om}^2$ $X_{21} = 3.03 \text{ kg/om}^2$ $X_{31} = 3.14 \text{ kg/om}^2$ $X_{41} = 3.23 \text{ kg/om}^2$ $X_{51} = 3.25 \text{ kg/om}^2$ $X_{61} = 3.29 \text{ kg/om}^2$ $X_{72} = 3.75 \text{ kg/om}^2$

Asimismo los valores correspondientes de M₁₁ y M₁₂ obtenides de las eos 3.7 y 3.8 son

> M₁₁ = - 3446.09 kg-om/cm M₂₁ = - 3952.56 kg-om/cm M₃₁ = - 4243.45 kg-om/om M₄₁ = - 4493.45 kg-om/om M₅₁ = - 4544.67 kg-om/om M₆₁ = - 4647.37 kg-om/om M₇₂ = + 4590.00 kg-om/om

El valor de q obtenido de la ec 3.13 para los valores de X_7 , Y_7 y Z_7 establecidos, es

$$a = \frac{3.75 + 10.81 + 8.40}{100} = 0.23 \text{ kg/cm}^2$$

Con los valores de q, X_4 , X_5 , X_6 , Y_5 e Y_6 anotados se obtuvie ron los correspondientes de Z_4 , Z_5 y Z_6 utilizando la cuarta, quin ta y sexta de las cos 3.6; así

> $Z_4 = 8.82 \text{ kg/cm}^2$ $Z_5 = 4.61 \text{ kg/cm}^2$ $Z_6 = 0.25 \text{ kg/cm}^2$

Además, de acuerdo con (3), $Z_3 = 0$. Los valores de $Z_1 ext{ y } Z_2$ se eligieron iguales y se valuaron considerando que el momento flexionan te en la sección 7 desarrolla su valor orítico (4590 kg-cm/cm); ob teniéndose

> $Z_1 = -2.01 \text{ kg/cm}^2$ $Z_2 = -2.01 \text{ kg/cm}^2$



Conocidos los valores de u_1 , Z_1 , Z_2 , Z_3 , X_1 , X_2 y X_3 , se out<u>u</u> vieron a partir de las tres primeras ecs 3.6,les correspondientes de Y_1 , Y_2 e Y_3 ; saí

```
Y_1 = 0.93 \text{ kg/cm}^2
Y_2 = 5.15 \text{ kg/cm}^2
Y_3 = 6.96 \text{ kg/cm}^2
```

que verifican las restricciones 3.10

Los momentos flexionantes correspondientes al diagrama de pre eiones Z₁ definido anteriormente, obtenidos de las ecs 3.9 son

M11 = 0000.00
M21 = - 508. 53 kg-cm/cm
M31 = - 1913.52 kg-om/cm
M41 = - 3551.80 kg-cm/cm
M51 = - 4579.08 kg-cm/cm
M61 = - 2635.83 kg-om/cm
M72 = + 4590.00 kg-cm/cm

valores que verifican con aproximación satisfactoria las restricciones 3.12.

Resumiendo, hemos obtenido el siguiente campe estáticamente admisible

| 1 | x, | Yi | z _i | αiq |
|---|--------|-------|----------------|---------------|
| 1 | 2.82 | 0.93 | -2.01 | 1.74 |
| 2 | 3.03 | 5.15 | -2.01 | 6.17 |
| 3 | 3.14 | 6.96 | 0.00 | 10.10 |
| 4 | 3.23 | 11.15 | 0.25 | 14.63 |
| 5 | 3.25 | 10.96 | 4.61 | 18.82 |
| 6 | 3.29 | 10.85 | 8.82 | 22.96 |
| ï | . 3.75 | 10.81 | 8.40 | 22 .96 |

al que corresponde el valor de $q = 0.23 \text{ kg/cm}^2$ y que constituye una solución de límite inferior para la bóveda en cuestión. La representación geométrica de esta distribución de presiones se indica en la fig 3.8.

Por otra parte la presión en el primer escalón vale

$$X_1 + Y_1 + Z_1 = 1.74 \text{ kg/cm}^2$$

que resulta inferior a la presión de colapse medida experimentalmente (1.85 kg/cm²) en 6%.

La siguiente tabla resume la comparación con resultados experimentales,

| Nodelo | Resistencia del concreto en ci- lindros estándar f. (kg/cm ²) | Presión máxima lón, d _l q (kg/om experimental | en el primer esca- 2) calculada |
|--------|--|--|---------------------------------------|
| 1 | 115 | 1.42 | 1.32 |
| 2 | 135 | 1.85 | 1.74 |
| 3 | 143 | 1.52 | 1.64 |

La diferencia de los resultados experimentales con los calculados es en los tres casos inferior al 10%.

4. PROGRAMACION LINEAL

En este capítulo haremoe ver que el planteamiente analítico para el cálculo de la carga máxima de las estructuras en cuestiós. tal como quedó establecido en el cap 2, determina un problema de programación lineal. Por ello hemos oreido conveniente describir aunque en forma sucinta, esta técnica matemática. A continuación, conservando el orden establecido, presentamos en primer lugar el caso de una bóveda cilíndrica y en segundo, el de una de doble ourvatura. En este capítulo empleamoe la notación en que el índice repetido indica suma.

<u>4.1 Programación lineal.</u> El problema general de programación lineal se formula como sigue: determinar los valores para un conjunto de variables x_j (j = 1,...,r) que verifiquen m desigualdades o igualdades lineales de la forma

> $a_{ij} x_{j} \{ x = a_{j} b_{i}$ i = 1, ..., mj = 1, ..., r 4.1

a las que se les conoce como restricciones. En estas se sostiene <u>u</u> no y sólo uno de los signos comprendidos en la llave, pero éste puede variar de una restricción a otra. Además, las variables x_j deben ser positivas

 $\mathbf{x}_{j} \ge 0$ $j = 1, \dots, r$ 4.2

y serán tales que hagan máxima o mínima a la forma lineal

33.

Los valores de a_{ij}, b_i y e_j deberán ser conocidos y constantes.

Definiciones. Cualquier conjunto x_j que satisfaga a las restricciones 4.1 se denomina solución. Cualquier solución que satisfaga la restricción 4.2 se denomina selución factible. Cualquier solución factible que maximice e minimice a z se denomina eclución éptima factible.

Variables inactivas (slack) y excedentes (surplus). En general resulta más conveniente trabajar con ecuaciones que con desigualdades. Por este motivo, se desea convertir a las restricciones 4.1 en igualdades con el fin de obtener un conjunte de scusciones simultáneas y lineales. Esta conversión puede llevarse a cabo mediante la introducción de variables denominadas inactivas y excedentes.

Para simplificar el problema de la notación, se establece el siguiente orden a considerar para las restricciones: (l) restricciones con signos \notin ; (2) restricciones con signos h; y (3) restri<u>c</u> ciones formuladas originalmente como ecuaciones.

Las restricciones del primer tipo (restricciones h) pueden escribirse

$$\mathbf{e}_{hj} \mathbf{x}_{j} \leq \mathbf{b}_{h} \quad j = 1, \dots, r \qquad 4.4$$

se introduce una nueva variable $x_{r,h} \ge 0$, donde

$$\mathbf{x}_{\mathbf{r}+\mathbf{h}} = \mathbf{b}_{\mathbf{h}} - \mathbf{a}_{\mathbf{h}j} \mathbf{x}_{j} \ge 0 \qquad 4.5$$

que se denomina variable inactiva.

La ec 4.5 puede escribirse

$$a_{hj} x_{j} + x_{r+h} = b_{h}$$
4.6

De esta forma, al introducir una variable adicional, la variable inactiva, se ha convertido la desigualdad 4,4 en la igualdad 4.6. Nétese que para cualquier conjunto x_j que satisfaga la desigualdad 4.4, x_{r+h} debe ser positiva.

Consideremos ahora las restricciones del segundo tipo (restricciones k)

$$\mathbf{s_{kj} x_{j} \succeq b_{k} \quad j = 1, \dots, r} \qquad 4.7$$

Entonces se define una nueva variable como

$$\mathbf{x}_{\mathbf{r}+\mathbf{k}} = \mathbf{s}_{\mathbf{k}j} \mathbf{x}_{\mathbf{j}} - \mathbf{b}_{\mathbf{k}} \ge 0$$
 4.8

que se denomina variable excedente.

La eo 4.7 puede escribirse

$$\mathbf{x}_{j} \mathbf{x}_{j} - \mathbf{x}_{r+k} = \mathbf{b}_{k}$$
 4.9

De esta forma, la desigualdad 4.7 ha sido convertida en la igualdad 4.9 mediante el empleo de una nueva variable, la variable excedente. Obsérvese que para cualquier conjunto que satisfaga la desigualdad 4.7 x_{r+k} debe ser positiva.

En resumen, hemos convertido las restricciones originales 4.1 en un sistema de ecuaciones lineales de la forma

$$\mathbf{x}_{j} + \mathbf{x}_{r+h} = \mathbf{b}_{h} \quad h = \mathbf{1}_{s-1}, \mathbf{u}_{s} \qquad 4.10$$

$$\mathbf{a}_{kj} \mathbf{x}_j - \mathbf{x}_{r+k} = \mathbf{b}_k \quad k = \mathbf{u} + \mathbf{1}_s \dots \mathbf{v}_s \qquad 4.11$$

$$x_{j} = b_{p}$$
 $p = v+1, \dots, m$. 4.12

Las restricciones con signo 4 se convierten a la forma 4.10; aquellas con eigno \geq a la forma 4.11 y las igualdades permanecen invariables.

Tenemos entonces a ecuaciones simultaness con a incógnitas. El número de variables estará comprendido entre r y r+a, dependiem do del número de variables inactivas y excedentes que se introduscan.

El conjunto de restricciones 4.10, 4.11 y 4.12 puede escribir es en forme matricial come

donde A es la matriz de los coeficientes a_{ij} , x el vector de las variables x_i y b el vector de coeficientes b_i .

Una variable inactiva o excedente x_{r+1} aparece colamente en la ecuación i donde se introdujo para producir la igualdad; así, la columna de la matriz A correspondiente a $x_{r+1} = e_1 e_2 e_3 e_5$,..., i = 1, ..., \vec{Q} ei se trata de una variable inactiva $y = e_1$ si es trata de una variable excedents; esto es



Hasta ahora hemos conseguido convertir las restricciones en un sistema de ecuaciones lineales sin mencionar los efectos de tal conversión sobre la función por maximizar.

Originalmente teníamos la función objetiva 4.3, Para no alterrarla, consideremos que los valores de c_j asociados a las variables inactivas y excedentes son nulos. Es posible demostrar que si esto se cumple el problema tiene el mismo conjunto de soluciones óptimas factibles que el original⁽⁴⁾.

La discusión precedente ha mostrado que el problema general de programación lineal puede formularse como sigue:

Encontrar un vector

$$\mathbf{x} = \{\mathbf{x}_1, \dots, \mathbf{x}_r\} \stackrel{*}{=} \mathbf{0}$$

que satisfaga un conjunto de m ecuaciones simultâneas lineales

A = b

y que optimice la forma

z = oj zj

Establecido el planteamiento general de un problema de progra mación lineal indicamos que su solución es posible mediante el método Simplex.

Método Simplex. Principiaremos por establecer las definiciones siguientes;

Rango de una matriz. El rango de una matriz de m x n se representa por r (A) y se define como el máximo número de columnas linealmente independientes en A.

Solución básica. Dado un sietema de m ecuaciones lineales simultáneas con n incógnitas A = b (m > n) y r (A) = m, si se elige de A una matriz no singular de m x m tal que todas las n-m variables no asociados con las columnas de esta matriz sean iguales a cero, entonces, la solución del sistema de ecuaciones resultante, se denomina básica.

El métode se en esencia un procedimiento iterativo algebraico y exacto que resuelve culquier problema de programación lineal en un númere finito de pasos o en su defecto, indica que la solución no existe.

Se procede por pasos partiendo de una selución básica factible, obteniendo etra y finalmente, en un número finite de iteraciones, se alcanza la colución óptima factible, de tal manera que sl valor de la función objetiva en cada paso es mejor e al menos no es peer que la del precedente.

Una descripción detallada del método Simplex puede verse por ejemplo, en la referencia 4. Nos limitamos aquí únicamente a des-

oribir brevemente las principales hipótesis hechas durante el desa rrollo algebraico: se supone que en las restricciones 4.1 el rango de la matriz de coeficientes es igual al rango de la matriz de argumentos; si esto no se cumple, el sistema es incompatible y no existe solución al problema de programación lineal. Además, se supone que el rango de la matriz de coeficientes es igual al número de restricciones, es decir,

lo que implica que el número de variables es mayor o igual que el número de ecuaciones; si esto no sucede, existirán ecuaciones redundantes que deberán omitirse. Cabe aclarar que la condición 4.15 es necesaria pero no suficiente para la existencia de una solución factible.

Por último, anotamos que la solución de un problema de programación lineal puede obtenerse par el uso de computadoras electrónicas $\binom{5}{2}$.

<u>4.2 Bóveda cilíndrica.</u> En el art 2.1 nos planteamos el siguren te problema: obtener el conjunto de valores $Y_1 \in Z_1$ que verifiquen las ecuaciones

$$a_{i}q = Y_{i} + Z_{i}$$
 $i = 1, \dots, n$ 4.16

que satisfaga las restricciones

$$0 \leq Y_1 \leq Y_0$$

$$- N_0 \leq MZ_1 \leq M_0$$

$$4.17$$

$$4.18$$

y que además arroje el valor máximo de q.

Por mimplicidad en la exposición, consideraremos 7 secciones en esta ilustración, pudiendo generalizarse el problema para un ná mero cualquiera de ellas.



El problema así planteado es un problema de programación Hineal en el cual la función objetivo puede elegirse, por ejemplo, a partir de la última de las ecs.4.16. Así, para i = 7 sería

$$\alpha_{\gamma}q = Y_{\gamma} + Z_{\gamma} \qquad 4.19$$

Por otra parte, las igualdades 4.16 producen seis relaciones independientes que deben verificar las variables $Y_i \in Z_i$, esto es

$$A_{1}Y_{1} - A_{2}Y_{2} + A_{1}Z_{1} - A_{2}Z_{2} = 0$$

$$A_{1}Y_{1} - A_{3}Y_{3} + A_{1}Z_{1} - A_{3}Z_{3} = 0$$

$$A_{1}Y_{1} - A_{4}Y_{4} + A_{1}Z_{1} - A_{4}Z_{4} = 0$$

$$A_{1}Y_{1} - A_{5}Y_{5} + A_{1}Z_{1} - A_{5}Z_{5} = 0$$

$$A_{1}Y_{1} - A_{5}Y_{6} + A_{1}Z_{1} - A_{5}Z_{6} = 0$$

$$A_{1}Y_{1} - A_{7}Y_{7} + A_{1}Z_{1} - A_{7}Z_{7} = 0$$

donde

$$A_i = \frac{1}{2}$$
 con $i = 1, \dots, 7$

Designando con A a la matriz de coeficientes A_i y con W al vector formado por las variables $Y_i \in Z_i$, las ecs 4.20 pueden escribirse

Las ece 4.21 junto con las desigualdades 4.17 y 4.18 constituyen las restricciones del problema de programación lineal cuys función objetiva está dada por la ec 4.19.

Hemos citado con anterioridad que las variables que intervienen en un problema de programación lineal deben ser positivas o nu las. Al respecto, observamos que las Y_i satisfacen por si mismas tal condición (4.17); por lo que respecta a las Z_i es preciso ha-

cer un cambio de variable a fin de satisfacer tal requisite. Una cota superior y positiva a los valores de Z_i la establece la siguiente ecuación

$$z_0 = 2 Y_0$$
 4.22

que se justifica por el trabajo predominante de membrana de los arcos con respecto al de flexión de los veladizos.

De acuerdo con le anterier, proponence el siguiente cambie de variable para el conjunto Z_4

$$z_1^+ = z_0 + z_1$$
 4.23

De esta manera, se tiene per maximizar a la función objetiva

$$X_7 + Z_7^+$$
 4.24

sujeta a las restricciones

$$\begin{bmatrix} \mathbf{I} & \mathbf{0} \\ \mathbf{0} & \mathbf{M} \\ \mathbf{0} & \mathbf{M} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \mathbf{Y} \\ \mathbf{z}^{+} \end{bmatrix} + \mathbf{I} \cdot \mathbf{V} = \mathbf{B}$$

$$\mathbf{A} \quad \mathbf{W}^{*} = \mathbf{E} \qquad 4.25$$

en las que I es una matriz unitaria; O es una matriz singular; M es la matriz formada por los coeficientes \mathbf{n}_i (ec 2.4); Y es el vec tor columna formade por las variables Y_i ; a^* es el vector celumna formado por las variables Z_i^+ ; I' es la matriz formada por los vec tores $\pm e_i$; V es el vector columna formade por las variables inactivas y excedentes; B es el vector columna formade por les segundes miembros de las desigualdades 4.17 y 4.18 modificados por el cambio de variable 4.23; A es la matriz de les coeficientes A_i (ec.4.20);

W' es el vector columna formado por las variables $Y_i \in Z_i^+$; y E es el vector columna obtenido a partir de las ecs 4.21 como consecuencia del cambio de variable 4.23.

<u>4.3. Bóveda de doble curvatura.</u> En el art 2.2 nos planteamos el siguiente problema: determinar el conjunto de valores X_1 , Y_1 e Z_1 que verifique las ecuaciones

$$\alpha_{1}q = X_{1} + Y_{1} + Z_{1}$$
 4.26

que satisfaga las restricciones

$$0 \leq X_{i} \leq X_{0i}$$
 4.27

$$0 \in Y_{i} \leq Y_{0i}$$
 4.28

 $-M_{11} \leq MZ_1 \leq M_{12}$ 4.29

y que produzcan el valor máximo de q.

La función objetiva puede elegirse como la última de las ece 4.26; así, para i = 7 se tiene

 $\alpha_{\gamma q} = \mathbf{I}_{\gamma} + \mathbf{Y}_{\gamma} + \mathbf{Z}_{\gamma}$ 4.30

Per otra parte, eliminando a q entre las ecs 4.26 se obtiene el sistema

$$A_{1}X_{1} - A_{2}X_{2} + A_{1}Y_{1} - A_{2}Y_{2} + A_{1}Z_{1} - A_{2}Z_{2} = 0$$

$$A_{1}X_{1} - A_{3}X_{3} + A_{1}Y_{1} - A_{3}Y_{3} + A_{1}Z_{1} - A_{3}Z_{3} = 0$$

$$A_{1}X_{1} - A_{4}X_{4} + A_{1}Y_{1} - A_{4}Y_{4} + A_{1}Z_{1} - A_{4}Z_{4} = 0$$

$$A_{1}X_{1} - A_{5}X_{5} + A_{1}Y_{1} - A_{5}Y_{5} + A_{1}Z_{1} - A_{5}Z_{5} = 0$$

$$A_{1}X_{1} - A_{6}X_{6} + A_{1}Y_{1} - A_{6}Y_{6} + A_{1}Z_{1} - A_{6}Z_{6} = 0$$

$$A_{1}X_{1} - A_{7}X_{7} + A_{1}Y_{1} - A_{7}Y_{7} + A_{1}Z_{1} - A_{7}Z_{7} = 0$$

$$con A_{1} = 1/Q_{1} \quad para i = 1, \dots, 7$$

que junte con las desigualdades 4.27, 4.28 y 4.29 constituyen las restriccienes p las variables de la función objetiva 4.30.

De acuerdo con las ecs 2.19 y 2.20 se tiene que

$$M_{11} = f_1(X_1)$$

 $M_{12} = f_2(X_1)$

У

come consecuencia se tiene un problema de programación no lineal. Sin embargo, se propone para eu solución un método iterativo en la siguiente forma: se eligen valores de las profundidades de esfuerzos $a_{11} \oplus a_{12}$ en cada una de las i secciones de los voladizos; con estos se obtienen los cerrespondientes de X_1 , M_{11} y M_{12} a partir de las ecs 2.13 y 2.14, 2.11 y 2.12 respectivamente. Así, sien de constantes los valores de M_{11} y M_{12} el problema planteado es un problema de programación lineal cuya solución nos permitirá obtener nuevos valores de las variables X_1 con los que repetirence el proceso hasta lograr eu convergencia. Se espera la convergencia del método en la mayoría de las aplicaciones porque predomina el trabaje de membrana respecto al de flexión.

Introduciendo ahora las variables inactivas y excedentes para convertir las desigualdades 4.27, 4.28 y 4.29 en ecuaciones así co me el cambio de variable de la ec 4.23 para garantizar que todas las variables del problema sean positivas, el problema consiste en maximizar la función objetiva

$$\mathbf{I}_{\gamma} + \mathbf{Y}_{\gamma} + \mathbf{Z}_{\gamma}^{+} \qquad 4.32$$

sujeta a las restricciones

$$\begin{bmatrix} I & 0 & 0 \\ 0 & I & 0 \\ 0 & 0 & M \\ 0 & 0 & M \end{bmatrix} \begin{bmatrix} X \\ Y \\ Z^* \end{bmatrix} + I \cdot V \cdot = G$$

$$A T' = F \qquad 4.33$$

en las que I es una matriz unitaria; O es una matriz singular; M es la matriz de coeficientes m_j (ec 2.17); X es el vector columna de las variables X_i ; Y es el vector columna de las variables Y_i ; Z^+ es el vector columna de las variables Z_i^+ ; I' es la matriz formada por los vectores $\pm e_i$; V' es el vector columna formade por las variables inactivas y excedentes; G es el vector columna formado por los segundos miembros de las desigualdades 4.27, 4.28 y 4.29 modificados por el cambio de variable 4.23; A es la matriz de los coeficientes A_i (eos 4.31); W' es el vector formado por las variables X_i , $Y_i = Z_i^+$; y F es el vector columna obtenido ds los segundos miembros de las ecs 4.31 como consecuencia de introducir el cambio de variable 4.23.

REFERENCIAS

1. Philip G Hodge, Jr. Limit analysis of rotationally simmetric plates and shells. Prentice-Hall. International serie in the<u>o</u> retical and applied mechanics. U.S. 1963.

2. R. Díaz de Cossic. Notas sobre el comportamiento del conoreto. División del Docterado, UNAM. Publicadas en la revista del Institute Mexicano del Cemento y del Conoreto. México, D.P. 1963.

3. Estudio experimental sobre presas bóveda. Reporte final del estudio patrocinado por la Comisión Federal de Electricidad. Instituto de Ingeniería, UNAM. México, D.F. 1964.

4. G. Hadley. Linear programming. Addison Wesley. London England 1962.

5. S. Vajda. The theory of games and linear programming. London. Mathieu 1956.



100 million and 100 million and









×

if

1 . 10

fig 210 Interpretación geométrica de la condición de fluencia para los voladizos en una boveda de doble curvatura.

fig 2.9 Estados de esfuerzos críticos en lo sección de un voladizo para una bóveda de doble curvatura.







DIAGRAMA DE PRESIONES APLICADOS A LOS MODELOS

The second state of the se



fig 35 Solución de límite inferior para los modelos 1 y 3

