

NUMERO  
ESPECIAL  
EN HOMENAJE AL  
PROF. EDUARDO PELAEZ

# GEOME C

BOLETIN DE DIVULGACION GEOTECNICA

EL METODO DE LOS ELEMENTOS FINITOS  
EN LAS APLICACIONES GEOTECNICAS

" EL CODIGO WILSON 63 COMO EJEMPLO DIDACTICO "

GIANFRANCO PERRI - MIGUEL CASTILLEJO



Estimados Colegas:

Con motivo de la edición de este Nº 4 de " GEOMEC " en homenaje al Dr. Eduardo Peláez, he querido dedicar estas líneas, para en forma muy breve, expresar el sentimiento de todos aquellos que hemos sido sus compañeros de trabajo docente en la Escuela de Geología, Minas y Geofísica.

Don Eduardo, como lo llamamos cariñosamente, ha sido por muchos años uno de los más fuertes puentes del Departamento de Ingeniería de Minas y por sus manos han pasado numerosas promociones de Ingenieros, que luego han ingresado al contingente de profesionales que hoy laboran en pro del desarrollo nacional.

Nos contenta que el Dr. Eduardo Peláez, luego de muchos años de prestar sus valiosos servicios a la Institución Universitaria, pueda dedicarse ahora al bien merecido descanso, y a realizar otras actividades que posiblemente el quehacer universitario no le permitía. Sin embargo, sentimos el vacío que dejará, sobre todo para aquellos que constantemente recurriámos a él, en busca de consejos y opiniones.

Don Eduardo, con todo el cariño que le tenemos todos los que hemos compartido con usted, penas y alegrías en la Escuela de Geología, Minas y Geofísica, le decimos ¡ Adios nunca. Hasta siempre!

Enrique Navarro F.

DIRECTOR

Escuela de Geología Minas y Geofísica

Caracas, septiembre 25 de 1981

En este número de " GEOMECH " damos continuación a la tarea que hemos iniciado con el número 1 y continua do con el número 3 del boletín, de publicar los resultados de las investigaciones que estamos llevan do a cabo sobre el tema de " EL METODO DE LOS ELEMENTOS FINITOS EN LAS APPLICACIONES GEOTECNICAS ".

En esta ocasión presentamos un código de cálculo elemental (El " WIL SON - 63 ", modificado), con todo comentario necesario y adicional a cuanto expuesto en el Capítulo de " Introducción al Método " (Boletín N° 1), y con dos ejemplos elementales de aplicación a estructuras elásticas lineales isótropas y homogéneas.

De tal manera consideramos suministrar una contribución inmediata a quienes desean introducirse a la aplicación práctica del M.E.F.

Caracas, octubre de 1981

EL METODO DE LOS ELEMENTOS FINITOS EN LAS APLICACIONES GEOTECNICAS

" EL CODIGO WILSON 63 COMO EJEMPLO DIDACTICO "

POR: GIANFRANCO PERRI Y MIGUEL CASTILLEJO (\*)

(\*)

Departamento de Minas, Escuela de Geología Minas y Geofísica,  
Facultad de Ingeniería - U.C.V.

## INTRODUCCION

Así como se mencionó en la introducción a la primera parte de este trabajo (\*) sobre las aplicaciones geotécnicas del M.E.F., fue Clough (1960) a publicar por primera vez un trabajo en el que se mencionó el método con su nombre actual y fue pocos años después (1963) que su discípulo Edward L. Wilson, presentó su disertación doctoral titulada " Análisis por elementos finitos de estructuras bidimensionales " en la que presentó el resultado de su investigación realizada bajo la guía de Clough y cuyo objetivo fue generalizar y extender la aplicación del método de los elementos finitos a estructuras planas.

El código (Wilson 63) anexo a esta disertación ha sido hoy en día, ampliamente superado, pero conserva, por su mismo carácter de limitado y no sofisticado, una gran utilidad didáctica permitiendo la comprensión, a quien se está iniciando en la materia, y el seguimiento de las diferentes partes que integran un Código de elementos finitos, que por lo normal es algo ciertamente complejo.

Antes de presentar el código de cálculo y algunos ejemplos elementales de su aplicación, a continuación se comentarán aquellos aspectos del trabajo de Wilson que no se incluyeron en la exposición general de introducción al M.E.F. que se hizo en la primera parte de nuestro trabajo. Específicamente se ilustran: primero una forma intuitiva de llegar a la fórmula de la matriz de rigidez de un elemento finito triangular, luego el método iterativo utilizado en el código para la inversión de la matriz de rigidez global, un procedimiento que permite obtener los resultados (esfuerzo y deformaciones) en los puntos nodales además que en los baricentros de los elementos y la manera simple de introducir las condiciones de borde para la determinación estática de la estructura.

(\*) "El Método de los Elementos Finitos en las aplicaciones geotécnicas. Introducción al Método". G.Perri et Al. GEOMEC N° 1, Julio, 1981.

### MATRIZ DE RIGIDEZ

La forma más directa de derivar la matriz de rigidez de un elemento, es la que se basa sobre consideraciones energéticas, determinándose el trabajo externo realizado por las fuerzas equivalentes ficticias en los nodos { F }, luego la energía total de deformación del elemento e, igualando estas dos cantidades se llega a la fórmula de la rigidez:

$$[ K ]^e = \int_V [ B ]^T [ D ] [ B ] dv \quad (1)$$

siendo V el volumen del elemento, [ B ] la matriz de las deformaciones y [ D ] la matriz constitutiva del material.

Ahora bien con el propósito de dar una solución más intuitiva, así como una interpretación física del método, puede procederse de la manera siguiente.

En la figura 1 se presenta en forma gráfica el procedimiento mediante el cual se reemplazan los esfuerzos actuantes en forma uniformemente distribuida sobre los lados del elemento triangular { c<sub>ij</sub> }, con las fuerzas equivalentes estáticamente resultante actuantes en forma concentrada sobre los nodos del elemento triangular { F }, en la hipótesis de espesor unitario para el elemento mismo.

Se obtiene para la componente horizontal de la fuerza en el nodo " i " (F<sub>x i</sub>), la siguiente expresión:

$$F_{xi} = \frac{1}{2} (b_j - b_k) \sigma_x + \frac{1}{2} (a_k - a_j) \tau_{xy} \quad (2)$$

y para todas las seis componentes de { F }, dos para cada nodo, en forma matricial:

$$\left\{ \begin{array}{l} F_{xi} \\ F_{yi} \\ F_{xj} \\ F_{yj} \\ F_{xm} \\ F_{ym} \end{array} \right\} = \frac{1}{2} \left[ \begin{array}{ccc} (b_j - b_m) & 0 & (a_m - a_j) \\ 0 & (a_m - a_j) & (b_j - b_m) \\ b_m & 0 & -a_m \\ 0 & -a_m & b_m \\ -b_j & 0 & a_j \\ 0 & a_j & -b_j \end{array} \right] \left\{ \begin{array}{l} \sigma_x \\ \sigma_y \\ \tau_{xy} \end{array} \right\} \quad (3a)$$

o en forma resumida:

$$\{ F \}^e = [ A ] \{ \sigma \}^e \quad (3b)$$

A este punto es suficiente sustituir:

$$\{ \sigma \} = [ D ] \{ \varepsilon \} \quad (\text{ley constitutiva})$$

$$\{ \varepsilon \} = [ B ] \{ \delta \} \quad (\text{deformaciones-desplazamientos nodales})$$

y observando que  $[ A ] = [ B ]^T * \text{volúmen}$ , se obtiene:

$$\{ F \} = [ B ]^T [ D ] [ B ] \{ \delta \} * \text{volúmen} \quad (4)$$

que es la relación fuerzas - desplazamientos nodales. Indicando el vo  
lúmen del elemento como Area (A) x Espesor (t), resulta la matriz  
de rigidez del elemento.

$$[ K ]^e = [ B ]^T [ D ] [ B ] t A \quad (5)$$

### INVERSION DE LA MATRIZ DE RIGIDEZ GLOBAL

Una vez obtenida la matriz de rigidez global de la estructura completa  $[K]$  mediante la adecuada superposición mecánica de las matrices de rigidez de cada elemento componente, la ecuación resolutiva del problema, que da los desplazamientos de cada nodo es la siguiente:

$$\{ \delta \} = [K]^{-1} \{ R \} \quad (6)$$

siendo  $\{ \delta \}$  el vector incógnito de los desplazamientos,  $\{ R \}$  el vector conocido de las fuerzas externas, y  $[K]^{-1}$  la matriz inversa de rigidez global.

Ahora bien, es justamente la operación de inversión de la matriz  $[K]$  el problema numérico más importante del M.E.F., toda vez que se tiene presente que se trata de una matriz muy grande (para estructuras planas el orden es de  $2 n \times 2 n$ , siendo  $n$  el número de nodos).

Y las limitaciones efectivas de cálculo residen en la capacidad (en términos de tiempo y memoria) de la computadora de poder efectuar la operación de inversión.

En consideración del hecho que la matriz de rigidez tiene muchos ceros es posible, mediante una adecuada elección del método de numeración de los nodos, concentrar los términos diferentes de cero, a lo largo de la diagonal, obteniéndose de tal manera una "matriz banda".

Esto permite a su vez el uso de especiales procedimientos numéricos de inversión que mejoran la eficiencia del empleo de la memoria disponible de la computadora.

En esta ocasión, sin embargo se describirá un procedimiento de inversión de tipo iterativo, que presenta la sola ventaja de su sencilla formulación: el método de Gauss - Seidel, utilizado en el Código Wilson 63.

Se escribe la ecuación  $i$ -ésima del sistema de equilibrio para la entera estructura:

$$R_i = \sum_{e=1}^n K_{ie} \delta_e = K_{i1} \delta_1 + K_{i2} \delta_2 + \dots + K_{in} \delta_n$$

siendo "  $n$  " el número de nodos que conforman la estructura. También puede escribirse de las formas:

$$R_i = \sum_{e=1}^{i-1} K_{ie} \delta_e + \sum_{e=1}^n K_{ie} \delta_e$$

$$R_i = \sum_{e=1}^{i-1} K_{ie} \delta_e + K_{ii} \delta_i + \sum_{e=i+1}^n K_{ie} \delta_e$$

de la última de las cuales se obtiene:

$$\delta_i = K_{ii}^{-1} (R_i - \sum_{e=1}^{i-1} K_{ie} \delta_e - \sum_{e=i+1}^n K_{ie} \delta_e) \quad (7)$$

Se tendrán entonces "  $n$  " ecuaciones del tipo de la última escrita y aplicando la solución según el esquema iterativo, para el ciclo de iteración "  $s$  " se tendrá:

$$\delta_i^{s+1} = K_{ii}^{-1} (R_i - \sum_{e=1}^{i-1} K_{ie} \delta_e^{s+1} - \sum_{e=i+1}^n K_{ie} \delta_e^s)$$

Se observe que en este método iterativo de Gauss - Saidel, para el cálculo de la  $\delta_i^{s+1}$  del ciclo " s " de iteración, ya se toman en cuenta (contrariamente a lo usual) los valores  $\delta e^{s+1}$ , de los nodos precedentes al i-ésimo, correspondiente ya el ciclo " s ".

Aunque sin demostrarlo se puede afirmar que la convergencia del método está siempre asegurada gracias a la naturaleza, positiva, de la matriz de rigidez global.

Aunque la convergencia es bastante rápida, puede aumentarse su rapidez mediante la aplicación de un coeficiente de extrapolación ( $\beta$ ) de la forma siguiente:

$$\delta_i^{s+1} = \delta_i^s + \beta \Delta \delta_i^s \quad (8)$$

siendo  $\Delta \delta_i^s$  la variación de  $\delta_i$  obtenida en un ciclo de iteración y que se define como:

$$\Delta \delta_i^s = \delta_i^{s+1} - \delta_i^s$$

lo cual según la (7) puede escribirse como:

$$\Delta \delta_i^s = K_{ii}^{-1} \left( R_i - \sum_{e=1}^{i-1} K_{ie} \delta e^{s+1} - \sum_{e=i}^n K_{ie} \delta e^s \right) \quad (9)$$

El valor numérico de  $\beta$  que permite de obtener resultados óptimos depende del tipo de estructura en examen y de la naturaleza de las fuerzas aplicadas y manera de asignar las condiciones de contorno. En general los valores óptimos se sitúan en el rango de 1.80 a 1.95.

Adicionalmente, y con el mismo objeto de acelerar la convergencia se incluye en el proceso de inversión un " coeficiente de extrapolación

de grupo " a ser aplicado solamente cada cierto número ( t ) de iteraciones.

Después de " t " iteraciones, se asumen que  $\alpha [ \delta^t ]$  representa una buena aproximación del resultado final del sistema de desplazamiento. Para calcular el valor de "  $\alpha$  " es necesario considerar la energía del sistema sujeto a este set de desplazamientos.

La energía de las fuerzas externas es:

$$U_e = \alpha [ \delta^t ] [ R ]$$

La energía almacenada elásticamente dentro de los elementos del sistema será:

$$U_i = \alpha^2 [ \delta^t ]^T [ K ] [ \delta^t ]$$

e igualando las dos energías externa e interna se obtiene (  $\alpha$  ):

$$\alpha = \frac{[ \delta^t ] [ R ]}{[ \delta^t ]^T [ K ] [ \delta^t ]}$$

Entonces, antes de comenzar el sucesivo ciclo de iteración (  $t + 1$  ) los desplazamientos se modifican de la manera siguiente:

$$[ \delta^t ]^* = \alpha [ \delta^t ]$$

Las operaciones de determinación de (  $\alpha$  ) por lo tanto representan, en términos de tiempo, algo similar a la ejecución de una iteración, con la diferencia que como se dijo esta operación debe ser realizada solamente una vez cada grupo de numerosos ciclos de iteración.

Resulta interesante también la interpretación física del procedimiento de inversión ilustrado para lo cual se hace referencia a la ecuación (9).

El término ( $k_{ii}^{-1}$ ) representa la flexibilidad (lo inverso de la rigidez) del punto nodal " i ", o sea es el valor de los desplazamientos en el punto nodal debido a la actuación de componentes unitarios de fuerzas en el mismo nodo:

$$k_{ii}^{-1} = \begin{bmatrix} f_{xx} & f_{xy} \\ f_{yx} & f_{yy} \end{bmatrix}$$

La sumatoria de los términos de la ecuación (9), representan las fuerzas elásticas { Q } actuantes en el punto nodal " i " debido a las deformaciones de los lados de los elementos. La diferencia entre estas fuerzas elásticas y las cargas aplicadas externamente { R }, representa las fuerzas desequilibradas, las cuales en forma de submatriz pueden escribirse:

$$\begin{Bmatrix} X \\ Y \end{Bmatrix}_i^{(s+1)} = \begin{Bmatrix} R_x \\ R_y \end{Bmatrix}_i - \begin{Bmatrix} Q_x \\ Q_y \end{Bmatrix}_i^{s+1} \quad (10)$$

La ecuación (8) puede entonces reescribirse en forma de submatriz:

$$\begin{Bmatrix} \delta_x \\ \delta_y \end{Bmatrix}_i^{(s+1)} = \begin{Bmatrix} \delta_x \\ \delta_y \end{Bmatrix}_i^{(s)} + \beta \begin{bmatrix} f_{xx} & f_{xy} \\ f_{yx} & f_{yy} \end{bmatrix}_i \begin{Bmatrix} X \\ Y \end{Bmatrix}_i^{(s+1)} \quad (11)$$

Con  $\beta$  igual a uno, la aplicación de esta ecuación es físicamente equivalente a poner en libertad el nodo " i " permitiendo que este se mueva libremente a una nueva posición de equilibrio. Para  $\beta$  mayor que uno, el punto nodal se mueve más allá de su posición de equilibrio.

Es importante notar que cualquier valor de desplazamiento  $\delta_i^{(0)}$ , puede ser asumido para el primer ciclo de iteración.

Una buena selección de estos valores iniciales a ser asignados para los desplazamientos, puede acelerar la convergencia de la solución. De hecho si todos los desplazamientos fueron asumidos correctamente, las fuerzas resultantes desequilibradas de la ecuación (10) serían cero y no serían necesarias otras iteraciones.

En la práctica esto no ocurre y al comienzo del ciclo habrá fuerzas desequilibradas y el proceso de iteración se cumple cuando estas sean reducidas a un valor mínimo prefijado.

#### ESFUERZOS EN LOS NODOS

La formulación matemática del M.E.F., conlleva a la determinación del estado de esfuerzo en el interior de cada elemento. Ahora bien con el objeto de disponer del resultado numérico en un número más grande de puntos, para los fines de una más fácil y correcta interpretación de los resultados, resulta conveniente el cálculo de este estado de esfuerzos también para cada uno de los puntos nodales del modelo.

A tal propósito, se ha encontrado que los esfuerzos de los puntos nodales, corresponden en manera suficientemente exacta a los valores obtenidos por el promedio de los esfuerzos de los elementos conectados al punto nodal mismo; pero esto solamente para puntos nodales in

teriores. Al contrario, esta aproximación no resulta válida cuando es aplicada a puntos nodales pertenecientes a los bordes del modelo.

La experiencia también indica que las tres componentes del esfuerzo de un elemento, no representan el estado real de esfuerzos en todos los puntos dentro del elemento mismo. Por ejemplo, se considere el elemento típico mostrado en la figura 2. Debido a que los esfuerzos deben ser consistentes con los desplazamientos de los nodos,  $\sigma_x$  será una buena aproximación de los esfuerzos horizontales para el punto " A ",  $\sigma_y$  lo será de los esfuerzos verticales en el punto " B ", y  $\tau_{xy}$  approximará los esfuerzos de corte en algún punto " C " del interior del elemento.

En este caso especial, para el cálculo del estado de esfuerzo en el nodo " i ", es claro que la componente horizontal en " A " debe pesar más que la componente vertical en " B ". Por lo tanto se utiliza para el cálculo de los esfuerzos en los nodos, un método basado en medias ponderadas que puede reflejar este comportamiento.

En términos matemáticos, para el punto " i " del elemento " n " se obtiene:

$$\sigma_x = \frac{1}{S_x} \sum_n \frac{a^{(n)}}{a^{(n)} + b^{(n)}} \sigma_x^{(n)}$$

$$\sigma_y = \frac{1}{S_y} \sum_n \frac{b^{(n)}}{a^{(n)} + b^{(n)}} \sigma_y^{(n)}$$

$$\tau_{xy} = \frac{1}{N} \sum_n \tau_{xy}^{(n)}$$

donde:

$$a^{(n)} = [ x_k^{(n)} + x_j^{(n)} - 2x_i ]$$

$$b^{(n)} = [ y_k^{(n)} + y_j^{(n)} - 2y_i ]$$

$$S_x = \sum \frac{a^{(n)}}{a^{(n)} + b^{(n)}} ; \quad S_y = \sum \frac{b^{(n)}}{a^{(n)} + b^{(n)}}$$

Las sumatorias son extendidas a todos los  $M$  elementos conectados al punto nodal " i " .

Es fácil constatar que este método da resultados bastante próximos a los obtenibles de una media directa entre los esfuerzos de los elementos que tienen el nodo en común, cuando este nodo es interno al modelo; mientras que, como ya se comentó, los resultados difieren sustancialmente en los nodos de contorno para los cuales no sería válida la simple media directa.

Una vez definido el vector esfuerzos ( $\sigma_{ij}$ ) en los puntos nodales, es inmediata la obtención del correspondiente estado de deformaciones ( $\epsilon_{ij}$ ), a través de la ley constitutiva del material:

$$\{ \epsilon_{ij} \} = [ D ]^{-1} \{ \sigma_{ij} \}$$

### CONDICIONES DE BORDE

La ecuación (11) tiene validez para todos los puntos nodales libres de moverse en cualquier dirección. Mientras para que esta ecuación pueda ser aplicada a los puntos nodales del contorno de la estructura, para los cuales existe alguna limitación en los movimientos (por la presencia de vínculos reales, condiciones de simetría, etc.), los coeficientes de flexibilidad deben ser modificados para tomar en cuenta el específico tipo de restricción que pueda existir.

Ahora bien, considerando que estos coeficientes de flexibilidad son independientes del ciclo de iteración, estas modificaciones pueden realizarse al comienzo del cálculo, antes del comienzo del proceso iterativo.

En la figura 3 se ilustran las fuerzas y desplazamientos asociados inmediatamente antes de comenzar un nuevo ciclo de iteración cuando el desplazamiento  $\delta_i$  debe ser incrementado de la cantidad  $\Delta \delta_i$  (ecuación 9).

En este caso se hace referencia a las condiciones de vínculo que pueda tener el nodo de moverse únicamente a lo largo de una línea que forma un ángulo  $\theta$  con el eje horizontal. Las fuerzas desequilibradas "X" y "Y" son las determinadas de la ecuación (10).

La reacción en el vínculo, en este caso incógnita, perpendicular a la línea ( $\theta$ ), está representada por la "R".

Aplicando la ecuación (9) a este punto nodal del borde, los desplazamientos  $\Delta \delta_x$  y  $\Delta \delta_y$  se expresan en la forma:

$$\begin{Bmatrix} \Delta \delta_x \\ \Delta \delta_y \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} f_{xx} & f_{xy} \\ f_{yx} & f_{yy} \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} X - R \sin \theta \\ Y + R \cos \theta \end{Bmatrix}$$

Existiendo además la relación geométrica:

$$\Delta\delta_y = \Delta\delta_x \tan \theta$$

se obtiene, eliminando la incógnita "R":

$$\Delta\delta_x = \frac{f_{xx} - \gamma f_{yx}}{1 - \gamma \tan \theta} \quad x + \frac{f_{xy} - \gamma f_{xy}}{1 - \gamma \tan \theta} y$$

en donde:

$$\gamma = \frac{f_{xx} \tan \theta - f_{xy}}{f_{xy} \tan \theta - f_{yy}}$$

Por lo tanto los coeficientes efectivos de flexibilidad a ser introducidos en la ecuación (11), para los puntos nodales con vínculos están dados por:

$$f_{xx}^* = (f_{xx} - \gamma f_{xy}) / (1 - \gamma \tan \theta)$$

$$f_{xy}^* = (f_{xy} - \gamma f_{yy}) / (1 - \gamma \tan \theta)$$

$$f_{yx}^* = \tan \theta - f_{xx}^*$$

$$f_{yy}^* = \tan \theta - f_{xy}^*$$

Para los casos límites se obtiene:

- nodo fijo ( $\Delta\delta_x = \Delta\delta_y = 0$ ):  $f_{xx}^* = f_{xy}^* = f_{yx}^* = f_{yy}^* = 0$

- nodo fijo en X ( $\Delta\delta_x = 0$ ):  $f_{yy}^* = f_{yy} - \frac{f_{xy} - f_{yx}}{f_{xx}}$

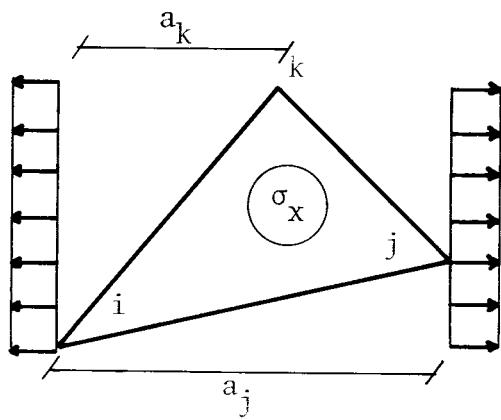
$$\text{- nodo fijo en Y} (\Delta \delta_y = 0) : f_{xx}^* = f_{xx} - \frac{f_{yx}}{f_{yy}} - \frac{f_{xy}}{f_{yy}}$$

siendo para estos dos últimos nulos los otros tres coeficientes.

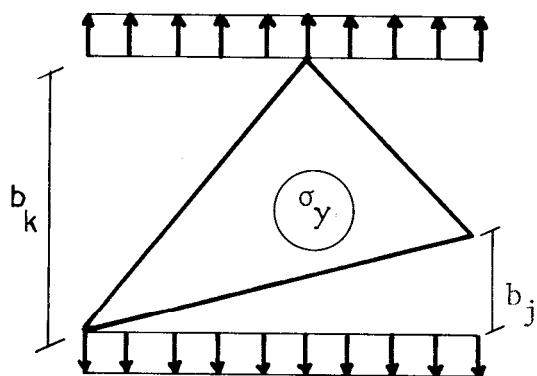
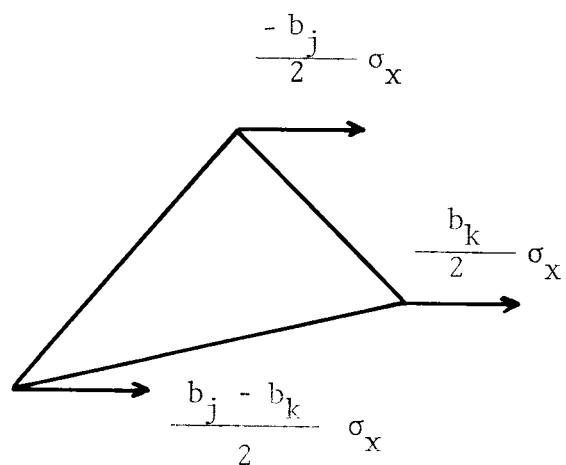
Para los casos en que las condiciones de borde estén dadas en términos de fuerzas, y no de desplazamientos, el procedimiento es prácticamente inmediato limitándose este a la introducción de fuerzas externas equivalentes en los nodos correspondientes.

Cuando se trata de cargas distribuídas en los lados de borde, aunque existen procedimientos más rigurosos, pueden sustituírse los esfuerzos con fuerzas nodales estáticamente equivalentes.

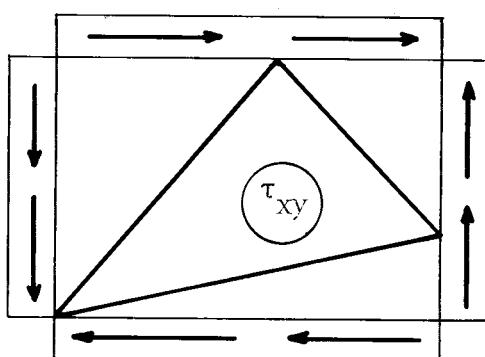
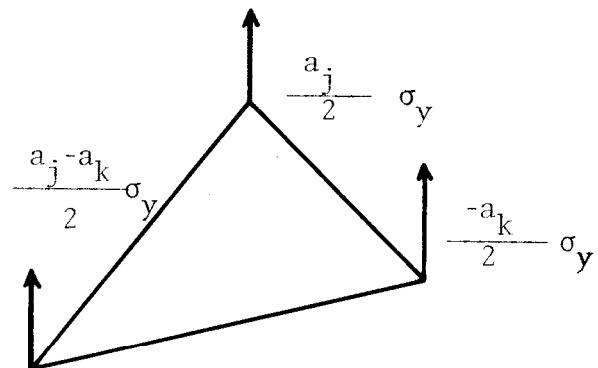
De igual manera para lo que se refiere a las fuerzas de volumen, específicamente el peso de la estructura, éstas se calculan directamente mediante el producto del área del elemento, por su espesor (normalmente unitario) y por el peso de volumen del material constituyente. Sucesivamente se hace la hipótesis simplificadora de que el peso del elemento se reparta en manera igual entre sus nodos correspondientes. Por lo tanto la fuerza peso total vertical, en cada punto nodal, es calculada como la suma de 1/3 de los pesos de todos los elementos que tienen en común el nodo mismo.



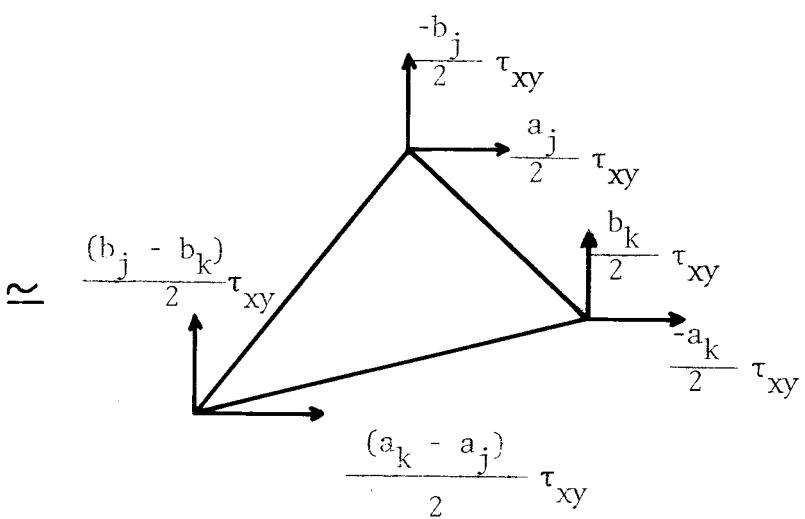
$\approx$



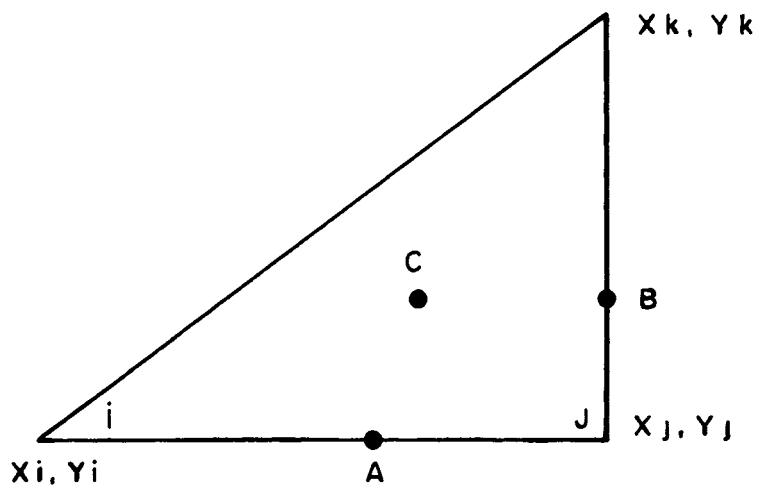
$\approx$



$\approx$

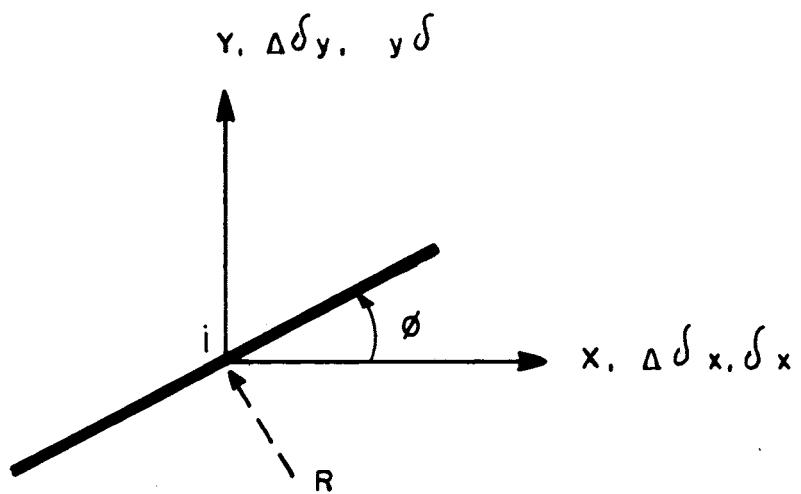


ESFUERZOS RESULTANTES EN LOS NODOS.



ELEMENTO TIPICO (n) CONECTADO AL NODO (i)

FIG - 2 -



PUNTO NODAL (i) GENERICO DE BORDE

FIG - 3 -

NOTA:

La Bibliografía principal y directa correspondiente a este número del boletín es:

\* WILSON, E.L.

"Finite element analysis of two-dimensional structure". Doctoral dissertation, University of California, Berkeley, 1963.

\* BARLA, G.

"Meccanica delle rocce teoria e applicazioni" parte prima. Politecnico de Torino, 1972.

ANEXOS:

\* Bibliografía del trabajo original de Wilson.

\* Código WILSON - 63, modificado.

\* Ejemplo # 1: Plancha rectangular.

\* Ejemplo # 2: Túnel circular profundo.

BIBLIOGRAFIA (WILSON, 1963)

1. Crandall, Stephen H., "Engineering Analysis", McGraw-Hill Book Company, Inc., New York, 1956.
2. McHenry, D., "A Lattice Analogy for the solution of Stress Problems", Journal, Institution of Civil Engineers, December 1943, pp. 59-82.
3. Grinter, L.E., "Statiscal State of Stress Studied by Grid Analysis", Numerical methods of Analysis in Engineering, The Macmillan Company, New York, 1949 .
4. Hrennikoff, A., " Solution of Problems of Elasticity by the Framework Method", Journal of applied Mechanics, December 1941.
5. Turner. M. J., Clough, R. W., Martin, H. C., and Topp, L.J., "Stiffness and Deflection Analyses of Complex Structures", Journal of Aeronautical Sciences, Vol. 23, № 9, September 1956, p.805 .
6. Clough, R. W., " the Finite Element Method in Plane Stress Analysis", Proceedings, ASCE, 2nd Conference on Electronic Computation, Pittsburgh, Pa., September 1960 .
7. Argyris, J.H., "Energy Theorems and Structural Analysis", Aircraft Engineering, Vols. 26-27, October 1954 - May 1955.
8. Lehman, F.G., "Simultaneus Equations solved by Over-Relaxation", Proceedings, ASCE, 2nd Conference on Electronic Computation, Pittsburgh, Pa., September 1960.
9. Southwell, R. V., "Relaxation Methods in Engineering Science", Oxford University Press, 1940.
10. Temple, G., and Beckley, W. G., "Rayleigh's Principle and Its Application to Engineering", Oxford University Press, 1933.
11. Turner, M.J., Martin, H. C., and Weikel, R. C., " Further Development and applications of the Stiffness Method", AGARD, Structures and Materials Panel, Paris, France, July, 1962.
12. Clough, R. W., "The Stress Distributions of Norfork Dam", Series 100, Insue 19, Institute of Engineering Research, University of California, Berkeley, California, August 1962.
13. Wilson, E.L., "Matrix Analysis of nolinear Structures", Proceedings, ASCE 2nd Conference on Electronic Computation, Pittsburgh, Pa., September 1960.

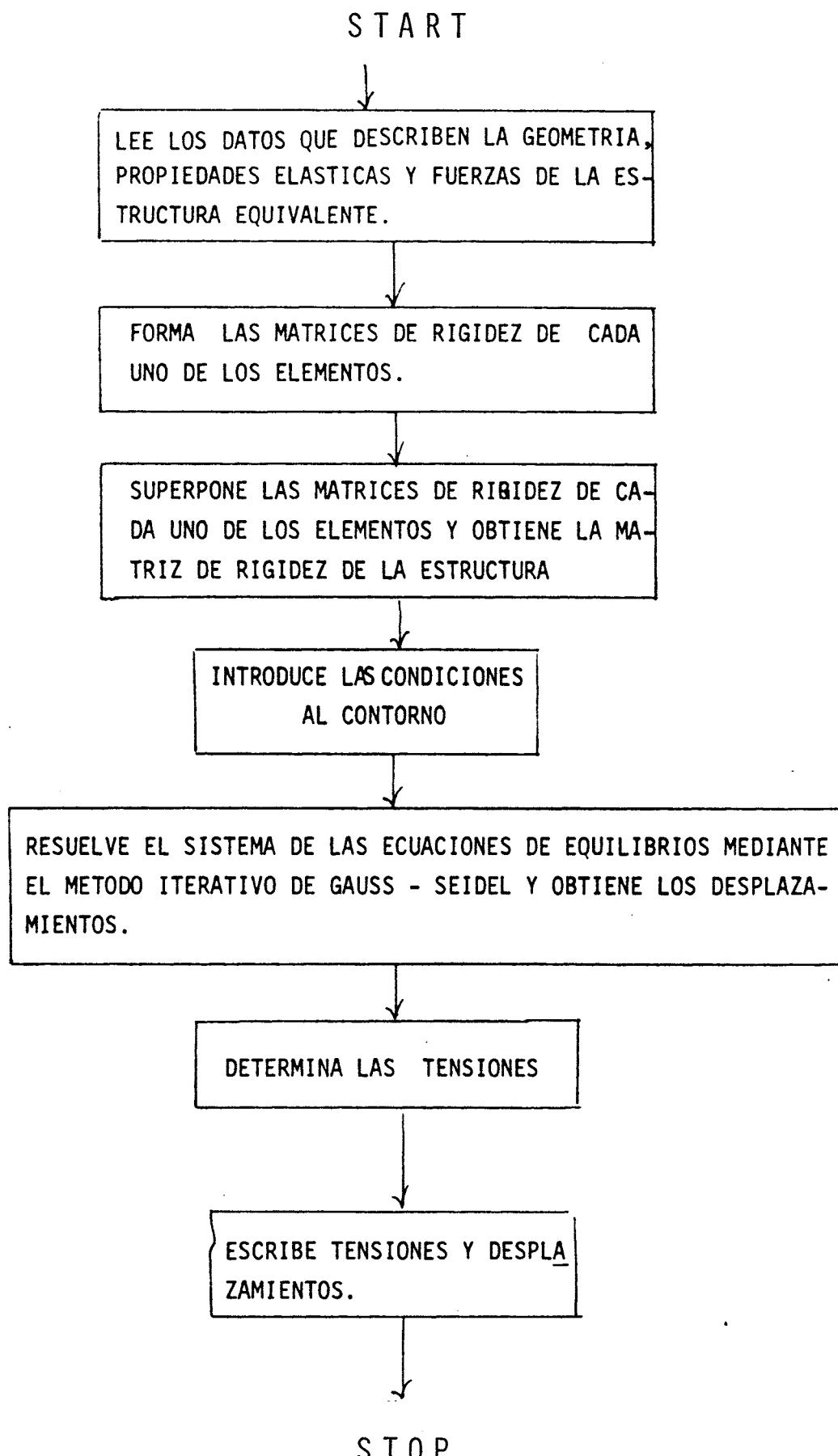
14. Lave, A. E. H., "A Treatise on the Mathematical Theory of Elasticity", Dover Publications, New York.
15. Clough, R. W., and Raphael, J. M., "Stress Analysis in Non -Uniform Media by the Finite Element Method", Journal Report to Department of Water Resource, California, University of California, Berkeley, California, March 1963.
16. Wilson, E. L., and Clough, R.W., "Dynamic Response by Step-by-Step Matrix Analysis", Symposium on Use of Computers in Civil Engineering, Laboratorio Nacional de Engenharia Civil, Lisbon, Portugal, October 1.962.

CODIGO " WILSON 63 " (MODIFICADO)

\* DIAGRAMA DE BLOQUES SIMPLIFICADO

\* LISTADO DEL PROGRAMA EN LENGUAJE: FORTRAN IV

\* COMENTARIOS ACLARATORIOS



WILSON  
=====

FILE 1(KIND=READER) 00000001  
 FILE 3(KIND=PRINTER) 00000002

```
*****  

*      UNIVERSIDAD CENTRAL DE VENEZUELA      *  

*          FACULTAD DE INGENIERIA             *  

*          ESCUELA DE GEOLOGIA, MINAS Y GEOFISICA  *  

*          DEPARTAMENTO DE MINAS                *  

*          CATEDRA DE "MECANICA DE ROCAS"       *
```

PROGRAMA PARA LA SOLUCION DE ESTRUCTURAS ELASTICAS PLANAS

\*\*\*-WILSON-63-\*\*\*

METODO DE LOS ELEMENTOS FINITOS CON ELEMENTOS PLANOS TRIANGULARES  
CONDICIONES DE DEFORMACION PLANA O ESFUERZO PLANO

MAXIMO NUMERO DE ELEMENTOS ==400-

MAXIMO NUMERO DE PUNTOS NODALES ==250-

MAXIMO NUMERO DE PUNTOS DE BORDE ==30-

MAXIMO NUMERO DE PUNTOS ADYACENTES A UN MISMO NODO ==8-

DSX = DESPLAZAMIENTO A LO LARGO DE LA DIRECCION X

DSY = DESPLAZAMIENTO A LO LARGO DE LA DIRECCION Y

ETC(N) MODULO ELASTICO DEL ELEMENTO N

NCPIN = NO. DE CICLOS ENTRE UNA IMPRESION Y LA SIGUIENTE

NCYCM = NO. DE CICLOS DE ITERACION (GAUSS - SEIDEL)

NOPIN = NO. DEL CICLO DE LA PRIMERA IMPRESION DE LOS RESULTADOS

NUMNP = NO. DE PUNTOS NODALES

NPIC(N) = NO. DEL NODO I DEL ELEMENTO N

NPJ(N) = NO. DEL NODO J DEL ELEMENTO N

NPK(N) = NO. DEL NODO K DEL ELEMENTO N

NUMEL = NO. DE ELEMENTOS

RO(N) = DENSIDAD DEL ELEMENTO N

SIGXX = TENSION EN LA DIRECCION X

SIGYY = TENSION EN LA DIRECCION Y

SIGXY = TENSION TANGENCIAL

SLOPE = ANGULO DE INCLINACION RESPECTO A LA HORIZONTAL

TOLER = LIMITE DE CONVERGENCIA

XFAC = FACTOR DE EXTRAPOLACION

XLOAD = COMPONENTE EN X DE LAS CARGAS

XORD(M) = COORDENADA X DEL NODO M

XUC(N) = RELACION DE POISSON DEL ELEMENTO N

YLOAD = COMPONENTE EN Y DE LAS CARGAS

YORD(M) = COORDENADA Y DEL NODO M

LA CONVENCION DE SIGNOS DE LAS TENSIONES SON LAS SIGUIENTES

- COMPRESION

+ TRACCION

DATOS DE ENTRADA (6I4,2F12.5,I1,I5)

COLUMNNA

00000001  
 00000002  
 00000003  
 00000004  
 00000005  
 00000006  
 00000007  
 00000008  
 00000009  
 00000010  
 00000011  
 00000012  
 00000013  
 00000014  
 00000015  
 00000016  
 00000017  
 00000018  
 00000019  
 00000020  
 00000021  
 00000022  
 00000023  
 00000024  
 00000025  
 00000026  
 00000027  
 00000028  
 00000029  
 00000030  
 00000031  
 00000032  
 00000033  
 00000034  
 00000035  
 00000036  
 00000037  
 00000038  
 00000039  
 00000040  
 00000041  
 00000042  
 00000043  
 00000044  
 00000045  
 00000046  
 00000047  
 00000048  
 00000049  
 00000050  
 00000051

1	NO. DE ELEMENTOS	00000052
5	NO. DE NODOS	00000053
9-12	NO. DE PUNTOS DE CONTORNO	00000054
13-16	CICLO DE ITER. EN LOS CUALES SE DAN RESULTADOS	00000055
17-20	NO. DEL CICLO DE LA PRIMERA IMPRESION DE RESULTADOS	00000056
21-24	NO. MAXIMO DE ITERACIONES A EFECTUAR	00000057
25-36	LIMITE DE CONVERGENCIA	00000058
37-48	FACTOR DE EXTRAPOLACION (GAUSS-SEIDEL)	00000059
49	FACTOR QUE DETERMINA LA IMPRESION DE LOS DATOS (T1=0 SI, T1=1 NO)	00000060
50-54	TIPO DE PROBLEMA (TIPO=0 DEFORMACION PLANA) (TIPO=1 ESFUERZO PLANO)	00000061 00000062 00000063 00000064 00000065 00000066 00000067

TARJETA RELATIVA A LOS ELEMENTOS(4I4,3F12.4)

COLUMNNA		00000068
1-4	NO. DE ELEMENTOS	00000069
5-8	NODO I	00000070
9-12	NODO J	00000071
13-16	NODO K	00000072
17-28	DENSIDAD DEL ELEMENTO N	00000073
29-40	RELACION DE POISSON DEL ELEMENTO N	00000074
41-52	MODULO ELASTICO DEL ELEMENTO N	00000075
*	LOS VALORES DE RO, XU, ET SON REPETIDOS IDENTICAMENTE EN EL ELEMENTO CONSECUTIVO. POR LO TANTO ES SUFICIENTE PERFORAR LOS VALORES EN LA PRIMERA TARJETA DE LA SERIE Y DEJAR EN BLANCO LOS ESPACIOS EN LAS TARJETAS SUCESSIONES.	00000076 00000077 00000078 00000079 00000080

TARJETA RELATIVA A LOS NODOS (I4,4F8.2)

COLUMNNA		00000081
1-4	NO. DEL NODO	00000082
5-12	COORDENADA X	00000083
13-20	COORDENADA Y	00000084
21-28	XLOAD	00000085
29-36	YLOAD	00000086
*	SI LOS INTERVALOS ENTRE LA ABSISA Y LA ORDENADA DE MAS PUNTOS SUCESSIONES SON CONSTANTES ES SUFFICIENTE INTRODUCIR LA TARJETA RELATIVA AL PRIMER Y ULTIMO NODO EN CUESTION.	00000088 00000089 00000090
	**ATENCION** ESTE PROCEDIMIENTO DE GENERACION AUTOMATICA DE LAS COORDENADAS DE LOS NODOS INTERMEDIOS ES SOLO UTILIZABLE EN AQUELLOS CASOS EN LOS QUE NO SON APPLICADAS CARGAS EXTERNAS.	00000091 00000092 00000093 00000094

MODIFICACION DE LA FLEXIBILIDAD AL CONTORNO(2I4,F8.2)

COLUMNNA		00000095
1-4	NO. DEL NODO EN EL CONTORNO	00000096
5-8	INDICE RELATIVO A LOS DESPLAZAMIENTOS (NFIIX)	00000097
9-16	INCLINACION DE LOS LADOS DE LA ESTRUCTURA NFIIX=0 EL PUNTO FIJO NFIIX=1 EL PUNTO SE MUEVE VERTICALMENTE	00000098 00000099 00000100 00000101

NFIX=2	EL PUNTO SE MUEVE HORIZONTALMENTE SI EL SLOPE =0	00000102	C
NFIX=2	EL PUNTO SE MUEVE A LO LARGO DE UNA RECTA	00000103	C
SLOPE	INCLINACION DEL CONTORNO RESPECTO A LA HORIZONTAL	00000104	C
		00000105	C
		00000106	C
	TIEMPO DE CALCULO REQUERIDO POR EL PROGRAMA APROXIMADAMENTE	00000107	C
	TIEMPO = 0.006 * N * M	00000108	C
DONDE	N=NUMERO DE PUNTOS NODALES	00000109	C
	M=NUMERO DE CICLOS DE ITERACION	00000110	C
		00000111	C
	COMIENZO DEL PROGRAMA	00000112	C
		00000113	C
		00000114	C
		00000115	C

START OF SE ENT 002  
 FORMAT SEGMENT 00CB LON  
 FORMAT SEGMENT IS 00FD LON

```

INTEGER TIPO,ERROR
DIMENSION NPNUM(400),XORD(400),YORD(400),TITULO(20),
1DSX(400),DSY(400),XLLOAD(400),YLLOAD(400),NP(400,10),SXX(400,9),
2SXY(400,9),SYX(400,9),SYY(400,9),NAP(400)
DIMENSION NUME(400),NP1(400),NPJ(400),NPK(400),ET(400),XU(400),
1ROC(400),AJ(400),BJ(400),AK(400),BK(400),SIGXX(400),SIGYY(400),
2SIGXY(400),SLOPE(30),CDX(400),CDY(400)
DIMENSION NPB(30),NFIIX(30),LMC(3),A(6,6),B(6,6),S(6,6)
EQUIVALENCE (SIGYY,NFIIX),(SIGXY,SLOPE)
```

	00000116	C	002:0000:0
	00000117	C	002:0000:0
	00000118	C	002:0000:0
	00000119	C	002:0000:0
	00000120	C	002:0000:0
	00000121	C	002:0000:0
	00000122	C	002:0000:0
	00000123	C	002:0000:0
	00000124	C	002:0000:0
	00000125	C	002:0000:0
	00000126	C	002:0000:0
	00000127	C	002:0000:0
	00000128	C	002:0000:0
	00000129	C	002:0000:4
	00000130	C	002:0001:3
	00000131	C	002:0002:2
	00000132	C	002:0003:0
	00000133	C	002:0003:0
	00000134	C	002:0003:0
	00000135	C	002:0003:5
	00000136	C	002:0003:5
	00000137	C	002:0003:5
	00000138	C	002:0003:5
	00000139	C	002:0010:2
	00000140	C	002:001F:2
	00000141	C	002:002E:2
	00000142	C	002:0047:0
	00000143	C	002:0050:0
	00000144	C	002:005E:2
	00000145	C	002:006D:2
	00000146	C	002:007C:2
	00000147	C	002:008B:2
	00000148	C	002:009A:2
	00000149	C	002:00A9:2
	00000150	C	002:00B8:2
	00000151	C	002:00C7:2
32	00000152	C	002:00C8:3
	00000153	C	002:00D4:2
31	00000154	C	002:00D4:5
18	DO 25 N=1,NUMEL		002:00E1:2
	READ(IUN1,2,END=1000)NUME(N),NP1(N),NPJ(N),NPK(N),RO(N),XU(N),ET(N)		002:00E2:0
1)			002:00FE:4
19	IF(N-1)19,25,19		002:0105:0
21	IF(RO(N))704,20,21		002:0106:1
22	IF(XU(N))704,23,22		002:0109:4
20	IF(ET(N))704,24,25		002:010D:1
	RO(N)=RO(N-1)		002:0111:1
	GO TO 21		002:0113:4
23	XU(N)=XU(N-1)		002:0114:1
	GO TO 22		002:0116:4
24	ET(N)=ET(N-1)		002:0117:1

```

25 CONTINUE
DO N=1,NUMNP
XLOAD(N)=0.
30 YLOAD(N)=0.
L=0
60 READ(IUN1,3)M,XORD(M),YORD(M),XLOAD(M),YLOAD(M)
NL=L+1
ZX=M-L
IF(L)707,70,707
707 CONTINUE
DX=(XORD(M)-XORD(L))/ZX
DY=(YORD(M)-YORD(L))/ZX
70 L=L+1
IF(M-L)337,90,80
337 WRITE(IUN2,713)M
80 XORD(L)=XORD(L-1)+DX
YORD(L)=YORD(L-1)+DY
NPNUM(L)=L
GO TO 70
90 NPNUM(L)=L
IF(NUHNP-M)703,327,60
327 IF(T1)160,155,160
155 MPRINT=0
DO 63 N=1,NUMEL
IF(MPRINT) 61,62,61
62 WRITE(IUN2,110)
MPRINT=LAPEL
61 MPRINT=MPRINT-1
63 WRITE(IUN2,6) NUME(N),NPI(N),NPJ(N),NPK(N),ET(N),RO(N),XU(N)
IF(TIPO)26,27,26
27 DO 28 N=1,NUMEL
ET(N)=ET(N)/(1-XU(N)**2)
XU(N)=XU(N)/(1-XU(N))
28 CONTINUE
26 MPRINT=0
DO 64 M=1,NUMNP
IF(MPRINT) 65,66,65
66 WRITE(IUN2,111)
MPRINT=LAPEL
65 MPRINT=MPRINT-1
64 WRITE(IUN2,109) NPNUM(M),XORD(M),YORD(M),XLOAD(M),YLOAD(M)
C
IF(IPUNCH.EQ.0) GO TO 160
DO 8001 M=1,NUMNP
8001 WRITE(IUN3,8000) NPNUM(M),XORD(M),YORD(M)
8000 FORMAT(I5,2F10.2)
INICIALIZACION DE VARIABLES
160 NCYCL=0
NUMPT=NCP IN

```

	00000167	002:0119:
	00000168	002:011B:
	00000169	002:011D:0
	00000170	002:011E:3
	00000171	002:0122:1
	00000172	002:0122:5
	00000173	002:013E:2
	00000174	002:013F:4
	00000175	002:0141:0
	00000176	002:0142:1
	00000177	002:0142:1
	00000178	002:0148:3
	00000179	002:0149:5
	00000180	002:014D:1
	00000181	002:015C:2
	00000182	002:015F:2
	00000183	002:0162:2
	00000184	002:0164:3
	00000185	002:0164:3
	00000186	002:0166:1
	00000187	002:016A:0
	00000188	002:016B:1
	00000189	002:016B:5
	00000190	002:016D:0
	00000191	002:016E:1
	00000192	002:017A:2
	00000193	002:017B:1
	00000194	002:017C:3
	00000195	002:019B:3
	00000196	002:019C:4
	00000197	002:019E:0
	00000198	002:01A1:3
	00000199	002:01A4:4
	00000200	002:01A6:5
	00000201	002:01A7:3
	00000202	002:01A9:0
	00000203	002:01AA:1
	00000204	002:01B6:2
	00000205	002:01B7:1
	00000207	002:01B8:3
	00000208	002:01D2:3
	00000209	002:01D2:3
	00000210	002:01D3:4
	00000211	002:01D5:0
	00000212	002:01EA:3
	00000213	002:01EA:3
	00000214	002:01EA:3
	00000215	002:01EA:3
	00000216	002:01EB:1

```

NUM^=NOPIN
DO 5 L=1,NUMNP
DSX(L)=0.0
DSY(L)=0.0
DO 170 M=1,9
SXX(L,M)=0.0
SXY(L,M)=0.0
SYX(L,M)=0.0
SYY(L,M)=0.0

```

```

170 NP(L,M)=0
NP(L,10)=0
175 NP(L,1)=L

```

### INTRODUCCION DE LAS CARGAS Y DIMENSIONES DE LOS ELEMENTOS

```

DO 180 N=1,NUMEL
ET(N)=ABS(ET(N))
I=NPI(N)
J=NPJ(N)
K=NPK(N)
AJ(N)=0.0
AK(N)=0.0
BJ(N)=0.0
BK(N)=0.0
AJ(N)=(XORD(J)-XORD(I))
BJ(N)=(YORD(J)-YORD(I))
AK(N)=(XORD(K)-XORD(I))
BK(N)=(YORD(K)-YORD(I))
AREA=(AJ(N)*BK(N))/2-(BJ(N)*AK(N))/2

```

```

177 IF(AREA)701,701,177
DL=((AREA*RO(N))/3.)
YLOAD(I)=YLOAD(I)-DL
YLOAD(J)=YLOAD(J)-DL
YLOAD(K)=YLOAD(K)-DL

```

```

701 GO TO 180
    WRITE(IUN2,711)N
    ISTOP=1

```

```

180 CONTINUE
    IF(ISTOP.EQ.1)GO TO 441

```

### FORMACION DE LA MATRIZ DE RIGIDEZ

```

DO 200 N=1,NUMEL
I=NPI(N)
J=NPJ(N)
K=NPK(N)
AREA=(AJ(N)*BK(N)-AK(N)*BJ(N))*.5
COMM=.25*ET(N)/((1.-XU(N)**2)*AREA)

```

00000217	C	002:01EC:
00000218	C	002:01EE:
00000219	C	002:01EF:3
00000220	C	002:01F1:0
00000221	C	002:01F2:0
00000222	C	002:01F5:0
00000223	C	002:01F8:0
00000224	C	002:01FB:0
00000225	C	002:01FE:0
00000226	C	002:0203:1
00000227	C	002:0205:0
00000228	C	002:0208:5
00000229	C	002:0208:5
00000230	C	002:0208:5
00000231	C	002:0208:5
00000232	C	002:0208:5
00000233	C	002:0208:5
00000234	C	002:020A:0
00000235	C	002:020C:0
00000236	C	002:020D:3
00000237	C	002:020F:0
00000238	C	002:0210:3
00000239	C	002:0212:0
00000240	C	002:0213:3
00000241	C	002:0215:3
00000242	C	002:0216:3
00000243	C	002:021A:0
00000244	C	002:021D:3
00000245	C	002:0221:0
00000246	C	002:0224:3
00000247	C	002:022A:3
00000248	C	002:022B:2
00000249	C	002:022D:5
00000250	C	002:0230:0
00000251	C	002:0232:1
00000252	C	002:0234:2
00000253	C	002:0234:5
00000254	C	002:0243:2
00000255	C	002:0244:0
00000256	C	002:0246:1
00000257	C	002:0247:2
00000258	C	002:0247:2
00000259	C	002:0247:2
00000260	C	002:0247:2
00000261	C	002:0248:0
00000262	C	002:0249:3
00000263	C	002:024B:0
00000264	C	002:024C:3
00000265	C	002:0253:4
00000266	C	

```

A(1,1)=BJ(N)-BK(N)          00000267 C 002:0259:
A(1,2)=0.0                   00000268 C 002:025C:
A(1,3)=BK(N)                 00000269 C 002:025D:1
A(1,4)=0.0                   00000270 C 002:025F:1
A(1,5)=-BJ(N)                00000271 C 002:0260:2
A(1,6)=0.0                   00000272 C 002:0262:3
A(2,1)=0.0                   00000273 C 002:0263:4
A(2,2)=AK(N)-AJ(N)          00000274 C 002:0264:4
A(2,3)=0.0                   00000275 C 002:0267:5
A(2,4)=-AK(N)                00000276 C 002:0269:0
A(2,5)=0.0                   00000277 C 002:0268:1
A(2,6)=AJ(N)                 00000278 C 002:026C:2
A(3,1)=AK(N)-AJ(N)          00000279 C 002:026E:2
A(3,2)=BJ(N)-BK(N)          00000280 C 002:0271:3
A(3,3)=-AK(N)                00000281 C 002:0274:4
A(3,4)=BK(N)                 00000282 C 002:0276:5
A(3,5)=AJ(N)                 00000283 C 002:0278:5
A(3,6)=-BJ(N)                00000284 C 002:027A:5
B(1,1)=COMM                  00000285 C 002:027D:0
B(1,2)=COMM*XU(N)            00000286 C 002:027E:1
B(1,3)=0.0                   00000287 C 002:0280:4
B(2,1)=COMM*XU(N)            00000288 C 002:0281:5
B(2,2)=COMM                  00000289 C 002:0284:1
B(2,3)=0.0                   00000290 C 002:0285:3
B(3,1)=0.0                   00000291 C 002:0286:4
B(3,2)=0.0                   00000292 C 002:0287:5
B(3,3)=COMM*(1.-XU(N))*0.5   00000293 C 002:0289:0

```

C  
CC DETERMINACION DE LA MATRIZ DE RIGIDEZ DE LA ESTRUCTURA

```

DO 182 J=1,6
DO 182 I=1,3
S(I,J)=0.0
DO 182 K=1,3
182 S(I,J)=S(I,J)+B(I,K)*A(K,J)
DO 183 J=1,6
DO 183 I=1,3
183 B(J,I)=S(I,J)
DO 184 J=1,6
DO 184 I=1,6
S(I,J)=0.0
DO 184 K=1,3
184 S(I,J)=S(I,J)+B(I,K)*A(K,J)
LM(1)=NP1(N)
LM(2)=NPJ(N)
LM(3)=NPK(N)
DO 200 L=1,3
DO 200 M=1,3
LX=LM(L)
MX=0
00000294 C 002:028D:2
00000295 C 002:028D:2
00000296 C 002:028D:2
00000297 C 002:028D:2
00000298 C 002:028E:0
00000299 C 002:028F:0
00000300 C 002:0291:4
00000301 C 002:0293:0
00000302 C 002:02A1:0
00000303 C 002:02A2:0
00000304 C 002:02A3:0
00000305 C 002:02AC:0
00000306 C 002:02AD:0
00000307 C 002:02AE:0
00000308 C 002:02B0:4
00000309 C 002:02B2:0
00000310 C 002:02C0:0
00000311 C 002:02C1:5
00000312 C 002:02C3:4
00000313 C 002:02C5:4
00000314 C 002:02C7:0
00000315 C 002:02C8:0
00000316 C 002:02C9:3

```

```

185 MX=1
186 IF( (LX,MX)=LM(M)) 190,195,190
190 IF(NP(LX,MX)) 185,195,185
195 NP(LX,MX)=LM(M)
196 IF(MX-10) 196,702,702
197 SXX(LX,MX)=SXX(LX,MX)+S(2*L-1,2*M-1)
198 SXY(LX,MX)=SXY(LX,MX)+S(2*L-1,2*M)
199 SYX(LX,MX)=SYX(LX,MX)+S(2*L,2*M-1)

C CONTEO DE LOS PUNTOS NODALES ADYACENTES
C
200 SYY(LX,MX)=SYY(LX,MX)+S(2*L,2*M)
DO 206 M=1,NUMNP
201 MX=1
205 MX=MX+1
IF(NP(M,MX)) 206,206,205
206 NAP(M)=MX-1

C INVERSION DE LA MATRIZ DE RIGIDEZ
C
DO 210 M=1,NUMNP
COMM=SXX(M,1)*SYY(M,1)-SXY(M,1)*SYX(M,1)
SYY(M,1)=SXX(M,1)/COMM
SXX(M,1)=SYY(M,1)/COMM
SXY(M,1)=-SXY(M,1)/COMM
210 SYX(M,1)=-SYX(M,1)/COMM

C DETERMINACION Y VERIFICACION DE LAS CONDICIONES DE CONTORNO
C
READ(IUN1,4,END=1000)(NPB(L),NFIIX(L),SLOPE(L),L=1,NUMBC)
WRITE(IUN2,112)
WRITE(IUN2,113)
WRITE(IUN2,14)(NPB(L),NFIIX(L),SLOPE(L),L=1,NUMBC)
DO 240 L=1,NUMBC
M=NPB(L)
NP(M,1)=0
IF(NFIIX(L)-1) 225,220,215
215 C=(SXX(M,1)*SLOPE(L)-SXY(M,1))/(SYX(M,1)*SLOPE(L)-SYY(M,1))
R=1.-C*SLOPE(L)
SXX(M,1)=(SXX(M,1)-C*SYX(M,1))/R
SXY(M,1)=(SXY(M,1)-C*SYY(M,1))/R
SYX(M,1)=SXX(M,1)*SLOPE(L)
SYY(M,1)=SXY(M,1)*SLOPE(L)
GO TO 240
220 SYY(M,1)=SYY(M,1)-SYX(M,1)*SXY(M,1)/SXX(M,1)
GO TO 230
225 SYY(M,1)=0.0
230 SXX(M,1)=0.0
235 SXY(M,1)=0.0
SYX(M,1)=0.0

00000317 C 002:02CA:
00000318 C 002:02CB:
00000319 C 002:02CF:2
00000320 C 002:02D2:4
00000321 C 002:02D6:3
00000322 C 002:02D7:5
00000323 C 002:02DD:5
00000324 C 002:02E3:5
00000325 C 002:02E9:5
00000326 C 002:02E9:5
00000327 C 002:02E9:5
00000328 C 002:02E9:5
00000329 C 002:02F6:2
00000330 C 002:02F7:0
00000331 C 002:02F7:4
00000332 C 002:02F9:0
00000333 C 002:02FC:0
00000334 C 002:0300:2
00000335 C 002:0300:2
00000336 C 002:0300:2
00000337 C 002:0300:2
00000338 C 002:0301:0
00000339 C 002:0306:0
00000340 C 002:0308:5
00000341 C 002:0308:4
00000342 C 002:030E:0
00000343 C 002:0312:3
00000344 C 002:0312:3
00000345 C 002:0312:3
00000346 C 002:0312:3
00000347 C 002:032E:0
00000348 C 002:033A:2
00000349 C 002:0346:2
00000350 C 002:035E:2
00000351 C 002:035F:0
00000352 C 002:0360:3
00000353 C 002:0361:4
00000354 C 002:0365:3
00000355 C 002:036C:5
00000356 C 002:036F:1
00000357 C 002:0373:0
00000358 C 002:0376:5
00000359 C 002:037A:2
00000360 C 002:037D:5
00000361 C 002:037E:2
00000362 C 002:0383:3
00000363 C 002:0384:0
00000364 C 002:0385:3
00000365 C 002:0387:0
00000366 C 002:0388:3

```

```

240 CONTINUE
C
243 WRITE(IUN2,119)
244 SUM=0.0
I22=0
DO 290 M=1,NUMNP
NUM=NAP(M)
275 FRX=XLOAD(M)
IF(SXX(M,1)+SYY(M,1))275,290,275
FRY=YLOAD(M)
DO 280 L=2,NUM
N=NP(M,L)
FRX=FRX-SXX(M,L)*DSX(N)-SXY(M,L)*DSY(N)
280 FRY=FRY-SYX(M,L)*DSX(N)-SYY(M,L)*DSY(N)
DX=SXX(M,1)*FRX+SXY(M,1)*FRY-DSX(M)
DY=SYX(M,1)*FRX+SYY(M,1)*FRY-DSY(M)
DSX(M)=DSX(M)+XFAC*DX
DSY(M)=DSY(M)+XFAC*DY
IF(NP(M,1))285,290,285
285 SUM=SUM+ABS(DX/SXX(M,1))+ABS(DY/SYY(M,1))
290 CONTINUE
C
C      CONTADOR DEL NUMERO DE ITERACIONES E IMPRESION
C
NCYCL=NCYCL+1
IF(NCYCL-NUMPT)305,300,300
300 NUMPT=NUMPT+NCPIN
I22=1
WRITE(IUN2,120)NCYCL,SUM
305 IF(SUM-TOLER)400,400,310
310 IF(NCYCM-NCYCL)400,400,315
315 IF(NCYCL-NUMOP)244,320,320
320 NUMOP=NUMOP+NOPIN
C
C      IMPRESION DE LOS DESPLAZAMIENTOS Y DE LAS TENSIONES
C
400 IF(I22.EQ.0) WRITE(IUN2,120) NCYCL,SUM
MPRINT=0
DO 500 M=1,NUMNP
IF(MPRINT)501,502,501
502 WRITE(IUN2,121)
MPRINT=LAPEL
501 MPRINT=MPRINT-1
500 WRITE(IUN2,122) NPNUM(M),DSX(M),DSY(M)
MPRINT=0
DO 510 L=1,NUMNP
CDX(L)= XORD(L)+DSX(L)
CDY(L)= YORD(L)+DSY(L)
IF(MPRINT)511,512,511
      00000 367 C 002:038A:-
      00000 368 C 002:038C:-
      00000 369 C 002:038C:1
      00000 370 C 002:038C:1
      00000 371 C 002:0398:2
      00000 372 C 002:0399:0
      00000 373 C 002:0399:4
      00000 374 C 002:0398:0
      00000 375 C 002:039C:3
      00000 376 C 002:039E:0
      00000 377 C 002:03A1:2
      00000 378 C 002:03A2:5
      00000 379 C 002:03A4:0
      00000 380 C 002:03A7:0
      00000 381 C 002:03AF:3
      00000 382 C 002:03BA:1
      00000 383 C 002:03BF:0
      00000 384 C 002:03C3:5
      00000 385 C 002:03C6:3
      00000 386 C 002:03C9:1
      00000 387 C 002:03CB:0
      00000 388 C 002:03CF:5
      00000 389 C 002:03D2:0
      00000 390 C 002:03D2:0
      00000 391 C 002:03D2:0
      00000 392 C 002:03D2:0
      00000 393 C 002:03D3:2
      00000 394 C 002:03D4:2
      00000 395 C 002:03D5:5
      00000 396 C 002:03D6:3
      00000 397 C 002:03E6:2
      00000 398 C 002:03E7:4
      00000 399 C 002:03E9:0
      00000 400 C 002:03EA:2
      00000 401 C 002:03EB:5
      00000 402 C 002:03EB:5
      00000 403 C 002:03EB:5
      00000 404 C 002:03EB:5
      00000 405 C 002:03FD:2
      00000 406 C 002:03FE:0
      00000 407 C 002:03FF:0
      00000 408 C 002:0400:1
      00000 409 C 002:040C:2
      00000 410 C 002:040D:1
      00000 411 C 002:040E:3
      00000 412 C 002:0424:3
      00000 413 C 002:0425:1
      00000 414 C 002:0426:0
      00000 415 C 002:0429:3
      00000 416 C 002:042D:0

```

```

512 WRIT=(IUN2,513)
      MPR=LAPEL-4
511 MPRINT=MPRINT-1
      WRITE(IUN2,514) L,CDX(L),CDY(L)
      IF(IPUNCH.EQ.0) GO TO 510
      WRITE(IUN3,9032) L,CDX(L),CDY(L)
510 CONTINUE
9032 FORMAT(I5,2F15.6)
9031 MPRINT=0
      DO 420 N=1,NUMEL
      I=NPI(N)
      J=NPJ(N)
      K=NPK(N)
      XXX=(XORD(I)+XORD(J)+XORD(K))/3.0
      YY=(YORD(I)+YORD(J)+YORD(K))/3.0
      EPX=(BJ(N)-BK(N))*DSX(I)+BK(N)*DSX(J)-BJ(N)*DSX(K)
      EPY=(AK(N)-AJ(N))*DSY(I)-AK(N)*DSY(J)+AJ(N)*DSY(K)
      GAM=(AK(N)-AJ(N))*DSX(I)-AK(N)*DSX(J)+AJ(N)*DSX(K)
      1+(BJ(N)-BK(N))*DSY(I)+BK(N)*DSY(J)-BJ(N)*DSY(K)
      COMM=ET(N)/((1.-XU(N)*2)*(AJ(N)*BK(N)-AK(N)*BJ(N)))
      X=COMM*(EPX+XU(N)*EPY)
      Y=COMM*(EPY+XU(N)*EPX)
      XY=COMM*GAM*(1.-XU(N))*5
      SIGXX(N)=X
      SIGYY(N)=Y
      SIGXY(N)=XY
      C=(X+Y)/2.0
      R=SQRT(((Y-X)/2.0)**2+XY**2)
      P1=1.
      XMAX=(C+R)/P1
      XMIN=(C-R)/P1
      TAUM=(XMAX-XMIN)/2.
      PA=0.5*57.29578*ATAN(2.*XY/(Y-X))
      IF(2.*X-((XMAX+XMIN)*P1))405,421,421
405 IF(PA)410,421,415
410 PA=PA+90.0
      GO TO 421
415 PA=PA-90.0
421 IF(IPUNCH.EQ.0) GO TO 8421
      WRITE(IUN3,9033) NUME(N),XXX,YYY,XMAX,XMIN,TAUM,PA
9033 FORMAT(I5,2F7.2,3F12.5,F9.5)
8421 IF(MPRINT) 503,504,503
504 WRITE(IUN2,123)
      MPRINT=LAPEL
503 MPRINT=MPRINT-1
420 WRITE(IUN2,124) NUME(N),XXX,YYY,X,Y,XY,XMAX,XMIN,TAUM,PA
      MPRINT=0
      DO 900 M=1,NUMNP
      X=0.0
      Y=0.0
      00000417 C 002:042E:
      00000418 C 002:043A:
      00000419 C 002:043B:5
      00000420 C 002:043D:1
      00000421 C 002:0450:2
      00000422 C 002:0451:3
      00000423 C 002:0464:2
      00000424 C 002:0466:3
      00000425 C 002:0466:3
      00000426 C 002:0467:1
      00000427 C 002:0468:0
      00000428 C 002:0469:3
      00000429 C 002:0468:0
      00000430 C 002:046C:3
      00000431 C 002:0470:5
      00000432 C 002:0475:1
      00000433 C 002:047D:4
      00000434 C 002:0486:1
      00000435 C 002:048D:5
      00000436 C 002:0496:5
      00000437 C 002:049E:5
      00000438 C 002:04A1:3
      00000439 C 002:04A4:3
      00000440 C 002:04A8:4
      00000441 C 002:04AA:2
      00000442 C 002:04AC:0
      00000443 C 002:04AD:4
      00000444 C 002:04AF:3
      00000445 C 002:04B3:1
      00000446 C 002:04B3:5
      00000447 C 002:04B5:4
      00000448 C 002:04B7:3
      00000449 C 002:04B9:2
      00000450 C 002:04C0:2
      00000451 C 002:04C3:1
      00000452 C 002:04C5:3
      00000453 C 002:04C6:5
      00000454 C 002:04C7:2
      00000455 C 002:04C8:4
      00000456 C 002:04C9:5
      00000457 C 002:04E2:2
      00000458 C 002:04E2:2
      00000459 C 002:04E3:3
      00000460 C 002:04EF:2
      00000461 C 002:04F0:1
      00000462 C 002:04F1:3
      00000463 C 002:0510:3
      00000464 C 002:0511:1
      00000465 C 002:0512:0
      00000466 C 002:0512:4

```

```

XY= 0
SRX =0
SRY=0.0
R=0.0
DO 860 N=1,NUMEL
I=NPI(N)
J=NPJ(N)
K=NPK(N)
IF(M-I)830,850,830
830 IF(M-J)835,845,835
835 IF(M-K)860,840,860
840 I=NPK(N)
K=NPI(N)
GO TO 850
845 I=NPJ(N)
J=NPI(N)
850 C=ABS(XORD(J)+XORD(K)-2.*XORD(I))
D=ABS(YORD(J)+YORD(K)-2.*YORD(I))
RY=D/(C+D)
SRY=SRY+RY
Y=Y+SIGYY(N)*RY
RX=C/(C+D)
SRX=SRX+RX
X=X+SIGXX(N)*RX
R=R+1.0
XY=XY+SIGXY(N)
860 CONTINUE
X=X/SRX
Y=Y/SRY
XY=XY/R
C=(X+Y)/2.0
R=SQRT(((Y-X)/2.0)**2+XY**2)
P1=1.
XMAX=(C+R)/P1
XMIN=(C-R)/P1
TAUM=(XMAX-XMIN)/2.
PA=0.5*57.29578*ATAN(2.*XY/(Y-X))
IF(2.*X-((XMAX+XMIN)*P1))805,820,820
805 IF(PA)810,820,815
810 PA=PA+90.0
GO TO 820
815 PA=PA-90.0
820 IF(MPRINT) 505,506,505
506 WRITE(IUN2,823)
MPRINT=LAPEL
505 MPRINT=MPRINT-1
WRITE(IUN2,125)M,X,Y,XY,XMAX,XMIN,TAUM,PA
900 CONTINUE
IF(SUM-TOLER)440,440,430
430 IF(NCYCM-NCYCL)440,440,243
00000467 C 002:0513:
00000468 C 002:0514:
00000469 C 002:0514:4
00000470 C 002:0515:2
00000471 C 002:0516:0
00000472 C 002:0517:0
00000473 C 002:0518:3
00000474 C 002:051A:0
00000475 C 002:051B:3
00000476 C 002:051C:5
00000477 C 002:051E:1
00000478 C 002:051F:3
00000479 C 002:0521:0
00000480 C 002:0522:3
00000481 C 002:0523:0
00000482 C 002:0524:3
00000483 C 002:0526:0
00000484 C 002:052A:4
00000485 C 002:052F:2
00000486 C 002:0530:5
00000487 C 002:0532:1
00000488 C 002:0534:4
00000489 C 002:0536:2
00000490 C 002:0537:4
00000491 C 002:053A:1
00000492 C 002:053B:2
00000493 C 002:053D:2
00000494 C 002:053F:3
00000495 C 002:0540:5
00000496 C 002:0542:1
00000497 C 002:0543:3
00000498 C 002:0545:2
00000499 C 002:0549:0
00000500 C 002:0549:4
00000501 C 002:054B:3
00000502 C 002:054D:2
00000503 C 002:054F:1
00000504 C 002:0556:2
00000505 C 002:0559:1
00000506 C 002:055B:3
00000507 C 002:055C:5
00000508 C 002:055D:2
00000509 C 002:055E:4
00000510 C 002:055F:5
00000511 C 002:056C:2
00000512 C 002:056D:1
00000513 C 002:056E:3
00000514 C 002:0587:2
00000515 C 002:0589:3
00000516 C 002:058A:5

```

440	GO TO 1000	00000517	C	002:058C:
441	WRI (IUN2,600)	00000518	C	002:058D:
	GO TO 1000	00000519	C	002:0599:2
C	IMPRESION DE ERRORES EN LA INTRODUCCION DE LOS DATOS	00000520	C	002:0599:5
C	702 WRITE(IUN2,712)LX	00000521	C	002:0599:5
	GO TO 441	00000522	C	002:0599:5
703	WRITE(IUN2,713)M	00000523	C	002:05A8:2
	GO TO 441	00000524	C	002:05A8:5
704	WRITE(IUN2,714)N	00000525	C	002:0587:2
	GO TO 441	00000526	C	002:0587:5
C	FORMATOS PARA LA LECTURA E IMPRESION DE DATOS	00000527	C	002:05C6:2
C	1 FORMAT(6I4,2F12.5,I1,I5)	00000528	C	002:05C6:5
2	FORMAT(4I4,3F12.4)	00000529	C	002:05C6:5
3	FORMAT(I4,4F8.2)	00000530	C	002:05C6:5
4	FORMAT(2I4,1F8.2)	00000531	C	002:05C6:5
5	FORMAT(3E15.8)	00000532	C	002:05C6:5
6	FORMAT(1H,3X,I4,3X,I4,2X,I4,2X,I4,F14.4,F15.4,F17.4)	00000533	C	002:05C6:5
11	FORMAT(I5,F10.5)	00000534	C	002:05C6:5
14	FORMAT(T30,I4,2X,I4,2X,3X,F8.2)	00000535	C	002:05C6:5
101	FORMAT(1H0,T30,29H NUMERO DE ELEMENTOS =I14/)	00000536	C	002:05C6:5
102	FORMAT(1H0,T30,29H NUMERO DE PUNTOS NODALES =I14/)	00000537	C	002:05C6:5
103	FORMAT(1H0,T30,29H NUMERO DE PTOS DE CONTORNO =I14/)	00000538	C	002:05C6:5
104	FORMAT(1H0,T30,29H CICLO DE INTERV. DE IMPRES.=I14/)	00000539	C	002:05C6:5
105	FORMAT(1H0,T30,29H INTERV. SALIDA DE RESULTADOS=I14/)	00000540	C	002:05C6:5
106	FORMAT(1H0,T30,29H CICLO LIMITE =I14/)	00000541	C	002:05C6:5
107	FORMAT(1H0,T30,29H TOLERANCIA LIMITE =1E12.4/)	00000542	C	002:05C6:5
108	FORMAT(1H0,T30,29H FACTOR RELAJAMIENTO LIMITE =IF6.3/)	00000543	C	002:05C6:5
109	FORMAT(*,I8,4F12.2)	00000544	C	002:05C6:5
110	FORMAT(1H1,6X,*EL I J K E DENSIDAD 1 POISSON*)	00000545	C	002:05C6:5
111	FORMAT(1H1,* NP X-ORD Y-ORD X-CARGA Y-CAR 1 GA*)	00000546	C	002:05C6:5
112	FORMAT(*1*,T30,24H CONDICIONES DE CONTORNO)	00000547	C	002:05C6:5
113	FORMAT(*,T30,* NP NFIX INCLINACION *)	00000548	C	002:05C6:5
119	FORMAT(*/*/*/*3H CICLO FUERZAS NO EN EQUILIBRIO)	00000549	C	002:05C6:5
120	FORMAT(*,I12,12X,F12.6)	00000550	C	002:05C6:5
121	FORMAT(1H1,4H PUNTO NODAL DESPLAZ.-X DESPLAZ.-Y )	00000551	C	002:05C6:5
122	FORMAT(*,I9,1X,2F15.6)	00000552	C	002:05C6:5
123	FORMAT(1H1,* ELEMENTO X-BARIC Y-BARIC X-TENSION Y-T 1 TENSION XY-TENSION TENSION-MAX TENSION-MIN TAUMAX 2 DIRECCION*)	00000553	C	002:05C6:5
124	FORMAT(1H,2X,I8,4X,F7.2,4X,F7.2,2X,F12.5,2X,F12.5,3X,F12.5,4X,F12 1.5,4X,F12.5,2X,F12.5,2X,F9.5)	00000554	C	002:05C6:5
125	FORMAT(1H,3X,I6,2X,F12.5,3X,F12.5,2X,F12.5,3X,F12.5,3X,F12.5,4X,F 112.5,3X,F12.5)	00000555	C	002:05C6:5
508	FORMAT(*,1H,T30,* **** EL PROBLEMA SE RESOLVERA POR DEFORMACION	00000556	C	002:05C6:5

```

1PLA' *****)  

509 FOR. T(//,1H ,T30,* *****) EL PROBLEMA SE RESOLV .A POR ESFUERZO PLA  

1NO *****)  

513 FORMAT(1H1,10X,* COORDENADAS DE LOS PUNTOS NODALES DESPLAZADOS*,/1  

1H0,17X,*NP.,13X,*X-ORD*,10X,*Y-ORD*)  

514 FORMAT(1H ,16X,I3,7X,F14.6,1X,F14.6)  

600 FORMAT(1H1,/////,132(*+*),/1H0,132(*+*),/1H0,132(*+*),/1H0,45(*+*  

1),'*----- FAVOR REVISAR LOS DATOS DE ENTRADA ',42(*+*),/1H0,132  

2(*+*),/1H0,132(*+*),/1H0,132(*+*))  

711 FORMAT (3CH AREA CERO O NEGATIVA,EL.NO. =,I4)  

712 FORMAT(1H ,*MAS DE 8 PTOS NODALES ADYACENTES AL PTO NODAL NO.* ,1I4  

1)  

713 FORMAT (* ERROR EN LOS DATOS DEL PTO NODAL PARA M= *,I5)  

714 FORMAT (* ERROR EN LA TARJETA DE DATOS DE LA CARACTERISTICA ELASTI  

1CA E,EL.NO.=,1I4)  

823 FORMAT (115H1 P.NODAL X-TENSION Y-TENSION XY-TENSION  

1 TENSION -MAX TENSION -MIN TAUMAX DIRECCION )  

901 FORMAT(1H1,T2,36(*+*),/1T2,*+*,34X,*+*,/1T2,  

1'* UNIVERSIDAD CENTRAL DE VENEZUELA *+*,/1T2,*+*,34X,*+*,/1T2,*+*,  

25X,*FACULTAD DE INGENIERIA*,7X,*+*,/1T2,*+*,34X,*+*,/1T2,*+*,6X,  

3*ESC. DE GEO. Y MINAS*,8X,*+*,/1T2,*+*,34X,*+*,/1T2,*+*,9X,  

4*DPTO. DE MINAS*,11X,*+*,/1T2,*+*,34X,*+*,/1T2,36(*+*))  

902 FORMAT(20A4)  

903 FORMAT(//,1H ,T30,20A4/)  

1000 WRITE(IUN2,1003)TITULO  

1003 FORMAT(////,5X,* *****) FIN DEL PROGRAMA " *20A4,* " *****)  

1005 CALL EXIT  

END  

002:05D8:1 IS THE LOCATION FOR EXCEPTIONAL ACTION ON THE I/O STATEMENT AT 00000346  

002:05DE:2 IS THE LOCATION FOR EXCEPTIONAL ACTION ON THE I/O STATEMENT AT 00000157  

002:05E1:3 IS THE LOCATION FOR EXCEPTIONAL ACTION ON THE I/O STATEMENT AT 00000142  

SEGMENT 002 IS 0676 LONG

```

FORMAT SEGMENT 00C0 LON  
START OF SEGMENT 00A  
SEGMENT 00A IS 0014 LONG

NO ERRORS DETECTED. NUMBER OF CARDS = 611.  
COMPILATION TIME = 43 SECONDS ELAPSED, 7.12 SECONDS PROCESSING(5149 CPM).  
D2 STACK SIZE = 9 WORDS. FILESIZE = 0 WORDS. ESTIMATED CORE STORAGE REQUIREMENT = 30021 WORDS.  
TOTAL PROGRAM CODE = 1717 WORDS. ARRAY STORAGE = 28161 WORDS.  
NUMBER OF PROGRAM SEGMENTS = 12. NUMBER OF DISK SEGMENTS = 112.  
PROGRAM CODE FILE = (III10PB01)WILSON ON PACK.  
COMPILER COMPILED ON 02/07/79 (FORTRAN ON SYSTEM).

EJEMPLO N° 1: PLANCHAS RECTANGULARES

Este primer ejemplo es extremadamente simple; una estructura constituida por solamente 8 elementos triangulares y 8 nodos, con el objeto de poder también transcribir (con función didáctica) los valores numéricos de las etapas principales del cálculo.

Se trata de una plancha plana en material elástico lineal homogéneo e hipótropo (figura 4), y sujeta a una carga de tracción sobre un lado (nodos 7 y 8) y vinculada en el lado opuesto (nodos 1 y 2 fijos).

Las dos fuerzas horizontales ( $X$ ) aplicadas en los nodos 7 y 8 valen 100,00 Kg cada una; el módulo de elasticidad es  $E = 250.000,00 \text{ Kg/cm}^2$  y el número de Poisson vale  $\nu = 0.25$ . La estructura resuelta con el código " WILSON 63 " en condición de esfuerzos planos.

En la salida de computadora anexa correspondiente a este ejemplo, pueden observarse los datos relativos a las coordenadas de los nodos y a la codificación de los elementos.

Después de haber calculado la materia de rigidez  $| K |^e$  de cada elemento, es posible calcular la matriz de rigidez global de la entera estructura  $| K |$ .

A manera de ejemplo, reportamos las matrices  $| D |$ ,  $| B |$  y  $| K |$ , para el elemento 7.

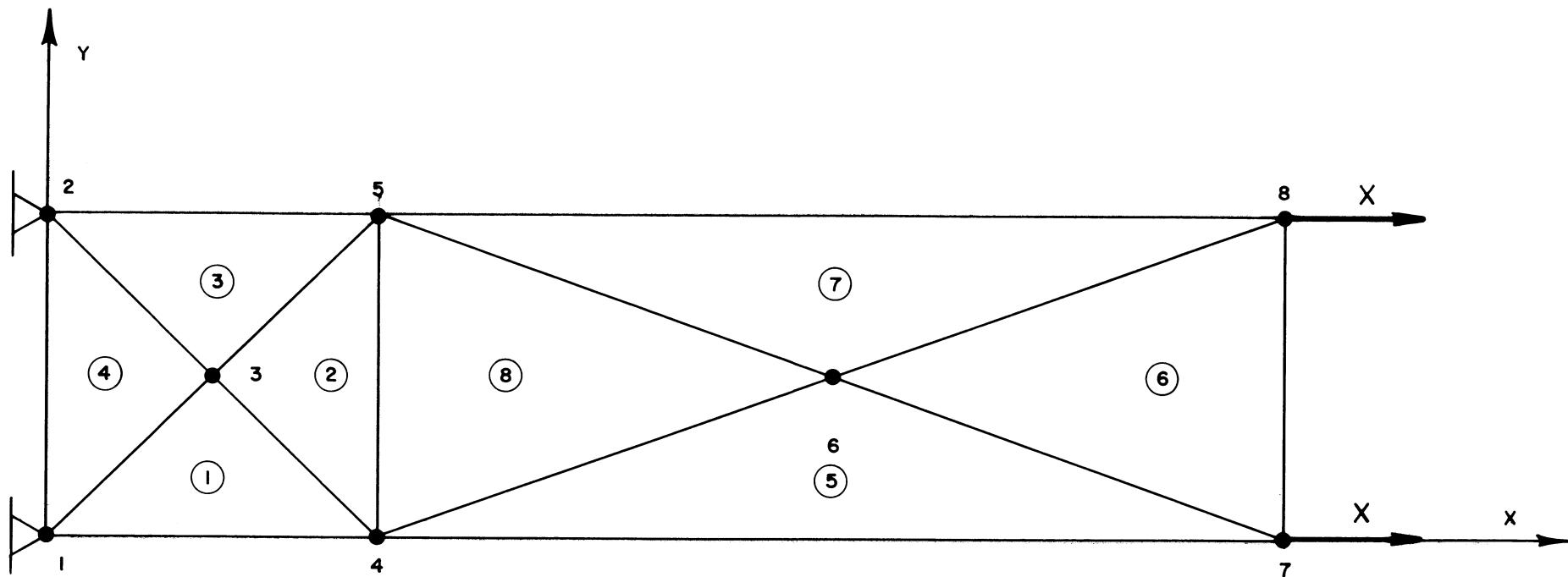
$$[D]_7 = 10^5 \times \begin{bmatrix} 2.3 & 0.7 & 0.0 \\ 0.7 & 2.3 & 0.0 \\ 0.0 & 0.0 & 1.0 \end{bmatrix}$$

$$[B]_7 = \begin{bmatrix} 0.0 & 0.0 & 0.0 & 0.0 & -1.0 & 0.0 \\ 0.0 & -1.0 & 0.0 & 1.0 & 0.0 & 0.0 \\ -1.0 & 0.0 & 1.0 & 0.0 & 0.0 & -1.0 \end{bmatrix}$$

$$[K]_7 = 10^5 \times \begin{bmatrix} 0.97 & -0.42 & -0.53 & -0.08 & -0.44 & -0.50 \\ & 2.08 & 0.83 & 1.92 & 0.33 & -0.17 \\ & & 0.97 & 0.42 & -0.44 & -0.50 \\ \text{simétrica} & & & 2.08 & -0.33 & -0.17 \\ & & & & 0.89 & 0.00 \\ & & & & & 0.33 \end{bmatrix}$$

Así mismo se reportan la matriz de rigidez de la estructura completa (fig. 5) y la matriz completa después de haber introducido las condiciones de vínculos en los nodos 1 y 2 fijos (fig. 6).

En la salida de computadora anexa, se reportan finalmente los resultados del cálculo: desplazamientos y esfuerzos.



8 NODOS

8 ELEMENTOS

PLANCHA RECTANGULAR. MODELO.

FIG-4-

[ K ] =  $10^5$  x

1.83	0.83	0.42	0.08	-1.83	-0.83	-0.42	0.08	
1.83	-0.08	-0.42	-0.83	-1.83	0.08	0.42		
1.83	-0.83	-1.83	0.83	0. 0	0. 0	-0.42	0.08	
1.83	0.83	-1.83	0. 0	0. 0	-0.08	0.42		
7.33	0.0	-1.83	0.88	-1.83	-0.83			
7.33	0.83	-1.83	-0.83	-1.83				
3.78	0.0	-0.11	0.0	1.94	0.83	0.53	-0.83	
6.00	0. 0	-2.33	-0.83	-4.17	0.08	1.92		
3.78	0. 0	-1.94	0.83	0. 0	0. 0	0.53	0.08	
6.00	0.83	-4.17	0. 0	0. 0	0. 0	-0.08	1.92	
7.78	0. 0	-1.94	0.83	-1.94	-0.83			
1.67	0.83	-4.17	-0.83	-4.17				
1.94	-0.83	-0.53	-0.08					
4.17	0.08	-1.92						
1.94	0.83							
4.17								

MATRIZ DE RIGIDEZ GLOBAL.

FIG. - 5 -

[ K ] =  $10^5$  x

1.00	0. 0	0. 0	0. 0	0. 0	0. 0	0. 0	0. 0	0. 0	0. 0
1.00	0. 0	0. 0	0. 0	0. 0	0. 0	0. 0	0. 0	0. 0	0. 0
1.00	0. 0	0. 0	0. 0	0. 0	0. 0	0. 0	0. 0	0. 0	0. 0
1.00	0. 0	0. 0	0. 0	0. 0	0. 0	0. 0	0. 0	0. 0	0. 0
7.33	0. 0	-1.83	0.83	-1.83	-0.83				
7.33	0.83	-1.83	-0.83	-1.83					
3.78	0. 0	-0.11	0. 0	1.94	0.83	0.53	-0.83		
6.00	0. 0	-2.33	-0.83	-4.17	0.08	1.92			
3.78	0. 0	-1.94	0.83	0. 0	0. 0	0.53	0.08		
6.00	0.83	-4.17	0. 0	0. 0	0. 0	-0.08	1.92		
simétrica				7.78	0. 0	-1.94	0.83	-1.94	0.83
				1.67	0.83	-4.17	-0.83	-4.17	
				1.94	-0.83	-0.53	-0.08		
				4.17	0.08	-1.92			
					1.94	0.83			
					4.17				

MATRIZ DE RIGIDEZ GLOBAL MODIFICADA.

FIG - 6 -

\*\*\*\*\*  
\* UNIVERSIDAD CENTRAL DE VENEZUELA \*  
\* FACULTAD DE INGENIERIA \*  
\* ESC. DE GEO. Y MINAS \*  
\* Dpto. DE MINAS \*  
\*\*\*\*\*

EJEMPLO NO. 1

NÚMERO DE ELEMENTOS = 8

NÚMERO DE PUNTOS NODALES = 8

NÚMERO DE PTS. DE CONTORNO = 2

CICLO DE INTERV. DE IMPRES.=1000

INTERV. SALIDA DE RESULTADOS=1000

CICLO LTMTTE =1000

TOLERANCIA LIMITE = .1000E+02

FACTOR RELAJAMIENTO LTMTTE = 1.870

\*\*\*\*\* EL ERRORE sera RESOLVERA POR ESFUERZO PLANO \*\*\*\*\*

EL	I	J	K	F	DEFENSIDAD	PONSISSON
1	1	4	3	2500000.0000	0.0000	0.2500
2	4	5	3	2500000.0000	0.0000	0.2500
3	5	2	3	2500000.0000	0.0000	0.2500
4	2	1	3	2500000.0000	0.0000	0.2500
5	4	7	6	2500000.0000	0.0000	0.2500
6	7	8	6	2500000.0000	0.0000	0.2500
7	8	5	6	2500000.0000	0.0000	0.2500
8	5	4	6	2500000.0000	0.0000	0.2500

NP	X-ORD	Y-ORD	X-CARGA	Y-CARGA
1	0.00	0.00	0.00	0.00
2	0.00	1.00	0.00	0.00
3	0.50	0.50	0.00	0.00
4	1.00	0.00	0.00	0.00
5	1.00	1.00	0.00	0.00
6	2.50	0.50	0.00	0.00
7	4.00	0.00	100.00	0.00
8	4.00	1.00	100.00	0.00

### CONDICIONES DE CONTORNO

NP N-FIX INCLINACION

1	0	0.00
		0.00

CICLO 203 FUERZAS NO EN EQUILIBRIO  
0.000931

PUNTO NODAL	DESPLAZ.-X	DESPLAZ.-Y
1	0.000000	0.000000
2	0.000000	0.000000
3	0.000364	-0.000000
4	0.000777	0.000107
5	0.000777	-0.000107
6	0.001981	-0.000000
7	0.003181	0.000098
8	0.003181	-0.000098

### COORDENADAS DE LOS PUNTOS NODALES DESPLAZADOS

NP.	X-ORD	Y-ORD
1	0.000000	0.000000
2	0.000000	1.000000
3	0.500364	0.500000
4	1.000777	0.000107
5	1.000777	0.999893
6	2.501981	0.500000
7	4.003181	0.000098
8	4.003181	0.999902

ELEMENTO	X-BARRIC	Y-BARRIC	X-TENSION	Y-TENSION	XY-TENSION	TENSION-MAX	TENSION-MIN	TAUMAX	DIRECCION
1	0.50	0.17	199.90884	23.14132	5.86009	200.19280	22.94742	88.62269	-1.89570
2	0.83	0.50	205.86014	-2.25289	0.00020	205.86014	-2.25289	104.05651	-0.30005
3	0.50	0.83	200.00117	23.14070	-5.86019	200.19513	22.94674	88.62420	1.89570
4	0.17	0.50	199.13687	48.53497	-0.00030	199.13987	48.53497	72.80245	0.02012
5	2.50	0.17	199.40986	-1.25235	0.09380	199.99900	-1.25239	100.62614	-0.02671
6	3.50	0.50	200.28178	1.28365	0.00005	200.28178	1.28365	98.49067	-0.00001
7	2.50	0.83	200.00015	-1.25237	-0.9405	200.00020	-1.25241	100.62630	0.02678
8	1.50	0.50	199.71823	-3.78836	-0.00030	199.71823	-3.78836	101.75330	0.00008

P.NODAL	X-TENSION	Y-TENSION	YY-TENSION	TENSION-MAX	TENSION-MIN	TAUMAX	DIRECCION	
1	198.53410	42.18657	2.92929	198.58898	42.13168	78.22865	-1.07320	1
2	198.53585	42.18640	-2.93024	198.59075	42.13150	78.22962	1.07331	
3	200.00001	23.14104	-0.00005	200.00001	23.14104	88.42948	0.00002	43
4	200.55131	1.29767	1.48805	200.56243	1.28655	99.67794	-0.42797	1
5	200.55215	1.29756	-1.48859	200.56327	1.28644	99.63842	0.42801	
6	200.00001	-1.25236	-0.00012	200.00001	-1.25236	100.62618	0.00004	
7	200.10054	0.86099	0.04693	200.10056	0.86098	99.61979	-0.01340	
8	200.10074	0.86098	-0.04700	200.10075	0.86097	99.61989	0.01352	

\*\*\*\*\* FIN DEL PROGRAMA "

EJEMPLO NO. 1

" \*\*\*\*\*

EJEMPLO N° 2: TUNEL CIRCULAR PROFUNDO

Se considera un caso simple de cálculo, mediante el Código de Elementos Finitos " WILSON 63 ", para una estructura con comportamiento elástico lineal, isótropa y homogénea.

Es una estructura para la cual la teoría de la elasticidad suministra la solución analítica exacta y por lo tanto puede ser interesante una comparación entre los resultados numéricos y los correspondientes analíticos.

Se trata de una estructura plana de una plancha conteniendo un agujero circular, en condiciones de deformaciones planas y soletadas, en correspondencia de los bordes horizontales, con una presión vertical uniforme ( $\sigma_v$ ).

Esta estructura puede también representar el modelo equivalente para el análisis de un túnel circular profundo en medio elástico lineal isotropo y homogéneo, con estado de soletación natural en el centro del túnel de  $\sigma_v = \gamma H$  ( $\gamma$  = peso unitario del material y  $H$  = profundidad, con  $H > >$  Diámetro) y  $\sigma_h = 0$  ( $K_o = 0$ ).

El modelo de elementos finitos ha sido obtenido, dividiendo en elementos triangulares solamente un cuarto de la plancha (fig. 8) y obligando, debido a simetría, que los puntos nodales (7, 15, 22, 30, 37, 45, 52, 66, 67, 75) sean móviles a lo largo del eje vertical y nodos (1, 8, 16, 23, 31, 38, 46, 53, 61, 68) sean móviles a lo largo del eje horizontal.

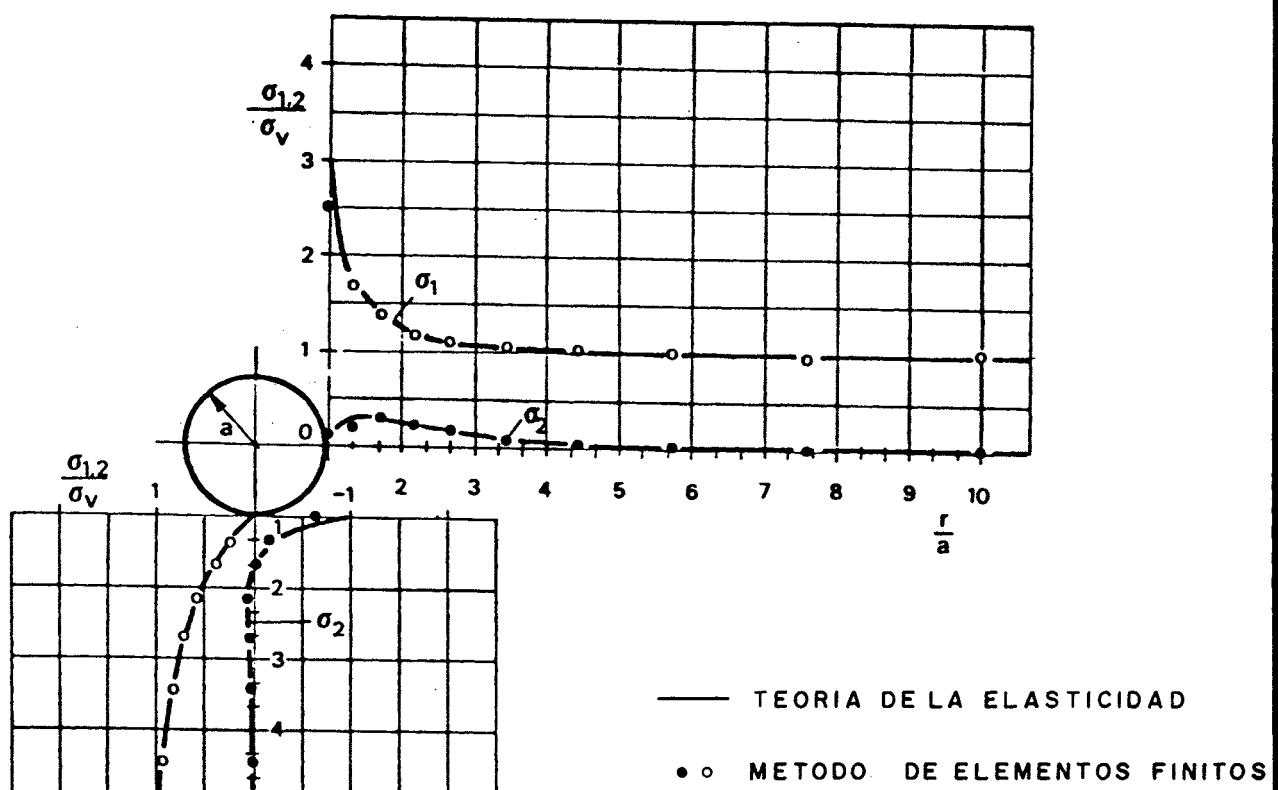
Para lo que se refiere a la carga  $\sigma_v$ , es suficiente aplicar a los nodos (75, 74, 73, 78, 79) del límite horizontal superior del modelo, fuerzas verticales estáticamente equivalentes a la carga misma.

La solución mediante el M.E.F. con el uso del Código " WILSON 63 ", da los desplazamientos horizontales y verticales para todos los nodos, y el estado completo de esfuerzos para todos los baricentros de los elementos y los puntos nodales del modelo, (incluyendo las solicitudes principales, direcciones principales y corte máximo).

En la figura ( 7 ) anexa, los esfuerzos principales ( $\sigma_1$ ,  $\sigma_2$ ), a lo largo de los ejes de simetría, se comparan con los valores exactos obtenidos para el mismo problema con la teoría de la elasticidad.

Puede observarse al respecto que, aunque el número de elementos utilizados para el modelo resulta limitado, la comparación entre las dos soluciones se demuestran bastante satisfactorias.

A continuación se anexan las tablas con las salidas numéricas del cálculo y en las figuras 9, 10, 11, 12, la elaboración gráfica de los resultados más representativos obtenidos del cálculo.



COMPARACION ENTRE RESULTADOS ANALITICOS Y NUMERICOS.

EJEMPLO # 2: TUNEL CIRCULAR PROFUNDO

SALIDA DE COMPUTADORA

- \* DATOS: CODIFICACION PUNTOS NODALES
- \* DATOS: CODIFICACION ELEMENTOS
- \* DATOS: CONDICIONES DE CONTORNO
- \* RESULTADOS: DESPLAZAMIENTOS PUNTOS NODALES
- \* RESULTADOS: PUNTOS NODALES DESPLAZADOS
- \* RESULTADOS: ESFUERZOS EN LOS ELEMENTOS
- \* RESULTADOS: ESFUERZOS EN LOS PUNTOS NODALES

\*\*\*\*\*  
\* UNIVERSIDAD CENTRAL DE VENEZUELA \*  
\* FACULTAD DE INGENIERIA \*  
\* ESC. DE GEO. Y MINAS \*  
\* DPTO. DE MINAS \*

CALCULO DE ESFUERZOS Y DEFORAMACIONES ALREDEDOR DE UNA ABERTURA SUPERFICIE

NUMERO DE ELEMENTOS = 124

NUMERO DE PUNTOS ANGULOS = 74

NUMERO DE PTS DE CONTURNO = 20

CICLO DE INTERV. DE IMPRES. = 500

INTERV. SALIDA DE RESULTADOS = 500

CICLO LIMITE = 500

TOLERANCIA LIMITE = 0.1000e-01

FACT. RELAJAMIENTO LIMITE = 1.870

FACT. QUE DETER. IMPRES. DATOS = 0

TIPO DE PROBLEMA = 0

\*\*\*\*\* EL PROBLEMA SE RESOLVERA POR DEFORAMACION PLANA \*\*\*\*\*

NP	X-ORD	Y-ORD	X-CARGA	Y-CARGA	NP	X-ORD	Y-ORD	X-CARGA	Y-CARGA
1	3.00	0.0	0.0	0.0	61	22.70	0.0	0.0	0.0
2	2.90	0.80	0.0	0.0	62	21.90	5.90	0.0	0.0
3	2.60	1.50	0.0	0.0	63	19.60	11.50	0.0	0.0
4	2.10	2.10	0.0	0.0	64	16.10	16.10	0.0	0.0
5	1.50	2.60	0.0	0.0	65	11.50	19.60	0.0	0.0
6	0.80	2.90	0.0	0.0	66	5.90	21.90	0.0	0.0
7	0.0	3.00	0.0	0.0	67	0.0	22.70	0.0	0.0
8	4.00	0.0	0.0	0.0	68	30.00	0.0	0.0	0.0
9	4.00	0.50	0.0	0.0	69	30.00	7.50	0.0	0.0
10	3.70	1.50	0.0	0.0	70	30.00	15.00	0.0	0.0
11	3.10	2.40	0.0	0.0	71	23.60	18.00	0.0	0.0
12	2.40	3.10	0.0	0.0	72	18.00	23.60	0.0	0.0
13	1.50	3.70	0.0	0.0	73	12.00	30.00	0.0	7500.00
14	0.50	4.00	0.0	0.0	74	7.50	30.00	0.0	7500.00
15	0.0	4.00	0.0	0.0	75	0.0	30.00	0.0	3750.00
16	5.10	0.0	0.0	0.0	76	30.00	22.50	0.0	0.0
17	4.90	1.30	0.0	0.0	77	26.20	26.20	0.0	0.0
18	4.40	2.60	0.0	0.0	78	22.50	30.00	0.0	7500.00
19	3.60	3.60	0.0	0.0	79	30.00	30.00	0.0	3750.00
20	2.60	4.40	0.0	0.0					
21	1.30	4.90	0.0	0.0					
22	0.0	5.10	0.0	0.0					
23	6.50	0.0	0.0	0.0					
24	6.50	0.90	0.0	0.0					
25	6.00	2.50	0.0	0.0					
26	5.20	4.00	0.0	0.0					
27	4.00	5.20	0.0	0.0					
28	2.50	6.00	0.0	0.0					
29	0.90	6.50	0.0	0.0					
30	0.0	6.50	0.0	0.0					
31	8.10	0.0	0.0	0.0					
32	7.80	2.10	0.0	0.0					
33	7.00	4.10	0.0	0.0					
34	5.70	5.70	0.0	0.0					6+
35	4.10	7.00	0.0	0.0					
36	2.10	7.80	0.0	0.0					
37	0.0	8.10	0.0	0.0					
38	10.30	0.0	0.0	0.0					
39	10.20	1.30	0.0	0.0					
40	9.50	4.00	0.0	0.0					
41	8.20	6.30	0.0	0.0					
42	6.30	8.20	0.0	0.0					
43	4.00	9.50	0.0	0.0					
44	1.30	10.20	0.0	0.0					
45	0.0	10.30	0.0	0.0					
46	13.30	0.0	0.0	0.0					
47	12.90	3.40	0.0	0.0					
48	11.50	6.70	0.0	0.0					
49	9.40	9.40	0.0	0.0					
50	6.70	11.50	0.0	0.0					
51	3.40	12.90	0.0	0.0					
52	0.0	13.30	0.0	0.0					
53	17.20	0.0	0.0	0.0					
54	17.10	2.30	0.0	0.0					
55	15.90	6.70	0.0	0.0					
56	13.70	10.60	0.0	0.0					
57	10.60	13.70	0.0	0.0					
58	6.70	15.90	0.0	0.0					
59	2.30	17.10	0.0	0.0					
60	0.0	17.2	0.0	0.0					

E	L	I	J	K	E	DENSIDAD	POISSON
	1	8	9	1	300000.0000	0.0	0.2500
	2	1	9	2	300000.0000	0.0	0.2500
	3	9	10	2	300000.0000	0.0	0.2500
	4	2	10	3	300000.0000	0.0	0.2500
	5	3	10	11	300000.0000	0.0	0.2500
	6	3	11	4	300000.0000	0.0	0.2500
	7	4	11	12	300000.0000	0.0	0.2500
	8	4	12	5	300000.0000	0.0	0.2500
	9	5	12	13	300000.0000	0.0	0.2500
	10	5	13	6	300000.0000	0.0	0.2500
	11	6	13	14	300000.0000	0.0	0.2500
	12	6	14	7	300000.0000	0.0	0.2500
	13	7	14	15	300000.0000	0.0	0.2500
	14	8	16	9	300000.0000	0.0	0.2500
	15	9	16	17	300000.0000	0.0	0.2500
	16	9	17	10	300000.0000	0.0	0.2500
	17	10	17	18	300000.0000	0.0	0.2500
	18	10	18	11	300000.0000	0.0	0.2500
	19	11	18	19	300000.0000	0.0	0.2500
	20	11	19	12	300000.0000	0.0	0.2500
	21	12	19	20	300000.0000	0.0	0.2500
	22	12	20	13	300000.0000	0.0	0.2500
	23	13	20	21	300000.0000	0.0	0.2500
	24	13	21	14	300000.0000	0.0	0.2500
	25	14	21	22	300000.0000	0.0	0.2500
	26	14	22	15	300000.0000	0.0	0.2500
	27	16	23	24	300000.0000	0.0	0.2500
	28	16	24	17	300000.0000	0.0	0.2500
	29	17	24	25	300000.0000	0.0	0.2500
	30	17	25	18	300000.0000	0.0	0.2500
	31	18	25	26	300000.0000	0.0	0.2500
	32	18	26	19	300000.0000	0.0	0.2500
	33	19	26	27	300000.0000	0.0	0.2500
	34	19	27	20	300000.0000	0.0	0.2500
	35	20	27	28	300000.0000	0.0	0.2500
	36	20	28	21	300000.0000	0.0	0.2500
	37	21	28	29	300000.0000	0.0	0.2500
	38	21	29	22	300000.0000	0.0	0.2500
	39	22	29	30	300000.0000	0.0	0.2500
	40	23	31	24	300000.0000	0.0	0.2500
	41	24	31	32	300000.0000	0.0	0.2500
	42	24	32	25	300000.0000	0.0	0.2500
	43	25	32	33	300000.0000	0.0	0.2500
	44	25	33	26	300000.0000	0.0	0.2500
	45	26	33	34	300000.0000	0.0	0.2500
	46	26	34	27	300000.0000	0.0	0.2500
	47	27	34	35	300000.0000	0.0	0.2500
	48	27	35	28	300000.0000	0.0	0.2500
	49	28	35	36	300000.0000	0.0	0.2500
	50	28	36	29	300000.0000	0.0	0.2500
	51	29	36	37	300000.0000	0.0	0.2500
	52	29	37	30	300000.0000	0.0	0.2500
	53	31	38	39	300000.0000	0.0	0.2500
	54	31	39	32	300000.0000	0.0	0.2500
	55	32	39	40	300000.0000	0.0	0.2500
	56	32	40	33	300000.0000	0.0	0.2500
	57	33	40	41	300000.0000	0.0	0.2500
	58	33	41	34	300000.0000	0.0	0.2500
	59	34	41	42	300000.0000	0.0	0.2500
	60	34	42	35	300000.0000	0.0	0.2500

EL	I	J	K	E	DENSIDAD	POISSON
61	35	42	43	300000.0000	0.0	0.2500
62	35	43	36	300000.0000	0.0	0.2500
63	36	43	44	300000.0000	0.0	0.2500
64	36	44	37	300000.0000	0.0	0.2500
65	37	44	45	300000.0000	0.0	0.2500
66	38	46	39	300000.0000	0.0	0.2500
67	39	46	47	300000.0000	0.0	0.2500
68	39	47	40	300000.0000	0.0	0.2500
69	40	47	48	300000.0000	0.0	0.2500
70	40	48	41	300000.0000	0.0	0.2500
71	41	48	49	300000.0000	0.0	0.2500
72	41	49	42	300000.0000	0.0	0.2500
73	42	49	50	300000.0000	0.0	0.2500
74	42	50	43	300000.0000	0.0	0.2500
75	43	50	51	300000.0000	0.0	0.2500
76	43	51	44	300000.0000	0.0	0.2500
77	44	51	52	300000.0000	0.0	0.2500
78	44	52	45	300000.0000	0.0	0.2500
79	46	53	54	300000.0000	0.0	0.2500
80	46	54	47	300000.0000	0.0	0.2500
81	47	54	55	300000.0000	0.0	0.2500
82	47	55	48	300000.0000	0.0	0.2500
83	48	55	56	300000.0000	0.0	0.2500
84	48	56	49	300000.0000	0.0	0.2500
85	49	56	57	300000.0000	0.0	0.2500
86	49	57	50	300000.0000	0.0	0.2500
87	50	57	58	300000.0000	0.0	0.2500
88	50	58	51	300000.0000	0.0	0.2500
89	51	58	59	300000.0000	0.0	0.2500
90	51	59	52	300000.0000	0.0	0.2500
91	52	59	60	300000.0000	0.0	0.2500
92	53	61	54	300000.0000	0.0	0.2500
93	54	61	62	300000.0000	0.0	0.2500
94	54	62	55	300000.0000	0.0	0.2500
95	55	62	63	300000.0000	0.0	0.2500
96	55	63	56	300000.0000	0.0	0.2500
97	56	63	64	300000.0000	0.0	0.2500
98	56	64	57	300000.0000	0.0	0.2500
99	57	64	65	300000.0000	0.0	0.2500
100	57	65	58	300000.0000	0.0	0.2500
101	58	65	66	300000.0000	0.0	0.2500
102	58	66	59	300000.0000	0.0	0.2500
103	59	66	67	300000.0000	0.0	0.2500
104	59	67	60	300000.0000	0.0	0.2500
105	61	68	62	300000.0000	0.0	0.2500
106	62	68	69	300000.0000	0.0	0.2500
107	62	69	63	300000.0000	0.0	0.2500
108	63	69	70	300000.0000	0.0	0.2500
109	63	70	71	300000.0000	0.0	0.2500
110	63	71	64	300000.0000	0.0	0.2500
111	64	71	72	300000.0000	0.0	0.2500
112	64	72	65	300000.0000	0.0	0.2500
113	65	72	73	300000.0000	0.0	0.2500
114	65	73	74	300000.0000	0.0	0.2500
115	65	74	66	300000.0000	0.0	0.2500
116	66	74	75	300000.0000	0.0	0.2500
117	66	75	67	300000.0000	0.0	0.2500
118	70	76	71	300000.0000	0.0	0.2500
119	71	76	77	300000.0000	0.0	0.2500
120	71	77	72	300000.0000	0.0	0.2500

CONDICIONES DE CONTORNO

NP	N FIX	INCLINACION	
		1	2
1	1	0.0	0.0
7	1	0.0	0.0
8	2	0.0	0.0
15	1	0.0	0.0
16	2	0.0	0.0
22	1	0.0	0.0
23	2	0.0	0.0
30	1	0.0	0.0
31	2	0.0	0.0
37	1	0.0	0.0
38	2	0.0	0.0
45	1	0.0	0.0
46	2	0.0	0.0
52	1	0.0	0.0
53	2	0.0	0.0
60	1	0.0	0.0
61	2	0.0	0.0
67	1	0.0	0.0
68	2	0.0	0.0
75	1	0.0	0.0
DENSIDAD			
0.0			
POISSON			
0.2500			
0.2500			
0.2500			
0.2500			
CICLO		FUERZAS NO EN EQUILIBRIO	
500		1.473166	
K			
78			
E			
300000.0000			
J			
77			
L			
72			
I			
72			
J			
78			
K			
73			
L			
77			
M			
79			
N			
79			
O			
P			
78			
Q			
R			
S			
T			
U			
V			
W			
X			
Y			
Z			
EL			
121			
122			
123			
124			

PUNTO NODAL	DESPLAZ.-X	DESPLAZ.-Y	PUNTO NODAL	DESPLAZ.-X	DESPLAZ.-Y
1	-0.008839	0.0	61	-0.026268	0.0
2	-0.008568	0.006768	62	-0.025055	0.018553
3	-0.007516	0.012932	63	-0.021665	0.036491
4	-0.005878	0.018638	64	-0.016997	0.051864
5	-0.003940	0.022992	65	-0.011579	0.064146
6	-0.002009	0.025872	66	-0.005735	0.072607
7	0.0	0.027027	67	0.0	0.075605
8	-0.010152	0.0	68	-0.033854	0.0
9	-0.010310	0.002507	69	-0.033191	0.022923
10	-0.008670	0.007942	70	-0.032013	0.046287
11	-0.005980	0.014019	71	-0.024803	0.056533
12	-0.003475	0.019572	72	-0.017969	0.075243
13	-0.001439	0.024537	73	-0.014089	0.095878
14	-0.000349	0.027294	74	-0.006714	0.097313
15	0.0	0.027529	75	0.0	0.098116
16	-0.011111	0.0	76	-0.030777	0.069692
17	-0.010131	0.005213	77	-0.026194	0.081879
18	-0.007562	0.011244	78	-0.021729	0.094444
19	-0.004694	0.017137	79	-0.029514	0.093103
20	-0.002306	0.022716			
21	-0.000735	0.027105			
22	0.0	0.028807			
23	-0.011742	0.0			
24	-0.011539	0.003132			
25	-0.009731	0.004123			
26	-0.006927	0.015688			
27	-0.004031	0.022102			
28	-0.001801	0.027296			
29	-0.000507	0.030475			
30	0.0	0.030941			
31	-0.012863	0.0			
32	-0.011844	0.007081			
33	-0.009431	0.014507			
34	-0.006423	0.021466			
35	-0.003713	0.027861			
36	-0.001555	0.032411			
37	0.0	0.034302			
38	-0.014463	0.0			
39	-0.014223	0.004209			
40	-0.012471	0.013283			
41	-0.009577	0.021753			
42	-0.006465	0.029589			
43	-0.003575	0.035557			
44	-0.001048	0.039037			
45	0.0	0.039604			
46	-0.017128	0.0			
47	-0.016220	0.010929			
48	-0.013638	0.022038			
49	-0.010243	0.031834			
50	-0.006653	0.040071			
51	-0.003131	0.045871			
52	0.0	0.047779			
53	-0.020165	0.0			
54	-0.020552	0.007276			
55	-0.018577	0.021434			
56	-0.015192	0.034530			
57	-0.011053	0.045554			
58	-0.006594	0.053859			
59	-0.002174	0.058530			
	0.0	0.059038			

COORDENADAS DE LOS PUNTOS NODALES DESPLAZADOS

NP.	X-ORD	Y-ORD	NP.	X-ORD	Y-ORD
1	2.991161	0.0	57	10.588946	13.745554
2	2.891431	0.806768	58	6.693406	15.953857
3	2.592484	1.512932	59	2.297825	17.158508
4	2.094121	2.118637	60	0.0	17.259033
5	1.496059	2.622991	61	22.673721	0.0
6	0.797991	2.925871	62	21.874939	5.918552
7	0.0	3.027026	63	19.578323	11.536490
8	3.989847	0.0	64	16.082993	16.151840
9	3.989690	0.502506	65	11.488420	19.664124
10	3.691329	1.507941	66	5.894264	21.972595
11	3.094019	2.414018	67	0.0	22.775589
12	2.396524	3.119571	68	29.966141	0.0
13	1.498561	3.724536	69	29.966797	7.522923
14	0.499651	4.027293	70	29.967981	15.046287
15	0.0	4.027529	71	23.575180	18.056519
16	5.088888	0.0	72	17.982025	23.675232
17	4.889868	1.305211	73	14.985910	30.095871
18	4.392437	2.611243	74	7.493286	30.097305
19	3.595305	3.617136	75	0.0	30.098114
20	2.597693	4.422715	76	29.969223	22.569687
21	1.299264	4.927104	77	26.173798	26.281876
22	0.0	5.128806	78	22.478271	30.094437
23	6.488258	0.0	79	29.970474	30.093094
24	6.488461	0.903132			
25	5.990269	2.509123			
26	5.193072	4.015688			
27	3.995968	5.222101			
28	2.498199	6.027296			
29	0.899493	6.530475			
30	0.0	6.530941			
31	8.087135	0.0			54
32	7.788155	2.107080			
33	6.990569	4.114506			
34	5.693576	5.721465			
35	4.096286	7.027861			
36	2.098444	7.832410			
37	0.0	8.134300			
38	10.285536	0.0			
39	10.185777	1.304208			
40	9.487529	4.013282			
41	8.190322	6.321752			
42	6.293533	8.229589			
43	3.996424	9.535557			
44	1.298951	10.239037			
45	0.0	10.339602			
46	13.282870	0.0			
47	12.883780	3.410929			
48	11.486362	6.722037			
49	9.389756	9.431839			
50	6.693347	11.540071			
51	3.396468	12.445870			
52	0.0	13.347711			
53	17.179230	0.0			
54	17.079437	2.307275			
55	15.881422	6.721433			
56	13.684807	10.634529			







PUNICAL	X-TENSION	Y-TENSION	XY-TENSION	TENSION -MAX	TENSION -MIN	TAUMAX	DIRECCION
61	14.88208	1011.43384	7.05379	1011.48364	14.83228	498.32568	-89.59447
62	3.75497	1011.32007	9.32587	1011.40601	3.66870	503.86865	-89.46973
63	-6.02412	1020.50244	6.21305	1020.54053	-6.06250	513.30151	-89.64987
64	-14.04516	1021.97070	-8.20580	1022.03240	-14.11011	518.07275	89.54622
65	-4.33699	1005.72290	-19.15379	1006.08569	-4.69995	505.39282	88.91402
66	12.42527	991.51196	-17.13638	991.81152	12.12549	489.84302	88.99759
67	15.78338	976.35425	-11.66139	976.49561	15.64160	480.42700	89.30455
68	1.74501	986.79004	5.33009	986.81860	1.71606	492.55127	-89.68997
69	1.65986	989.50824	6.67927	989.55347	1.61450	493.96948	-89.61261
70	-1.08469	997.07642	4.78958	997.09912	-1.10742	499.10327	-89.72507
71	-4.68258	1009.53589	0.39136	1009.53564	-4.68262	507.10913	-89.97789
72	-2.97735	1007.69507	-7.29211	1007.74731	-3.03003	505.38867	89.58662
73	13.68645	1001.23462	-10.64990	1001.34912	13.57178	493.88867	89.34220
74	30.61095	997.41772	-12.50800	997.57935	30.44897	483.56519	89.25890
75	38.24884	995.13647	-8.46079	995.21094	38.17432	478.51831	89.49344
76	-1.17046	998.44604	1.56231	998.44824	-1.17285	499.81055	-89.91045
77	-1.68321	1004.33252	-1.39520	1004.33423	-1.68530	503.00977	89.92053
78	5.14984	1002.00366	-4.32467	1002.02222	5.13110	498.44556	89.75143
79	1.49691	999.76831	-0.83208	999.76880	1.49634	499.13623	89.95224

\*\*\*\*\* FIN DEL PROGRAMA CALCULO DE ESFUERZOS Y DEFORMACIONES ALREDEDOR DE UNA ABERTURA SUBTERRANEA

\*\*\*\*\*

EJEMPLO # 2: TUNEL CIRCULAR PROFUNDO

ELABORACION GRAFICA DE LOS RESULTADOS

- \* MODELO DE ELEMENTOS FINITOS
- \* DESPLAZAMIENTOS
- \* ESFUERZOS PRINCIPALES MINIMOS
- \* ESFUERZOS PRINCIPALES MAXIMOS
- \* ESFUERZOS DE CORTE MAXIMO

MODELO

0 2 4 6 CM

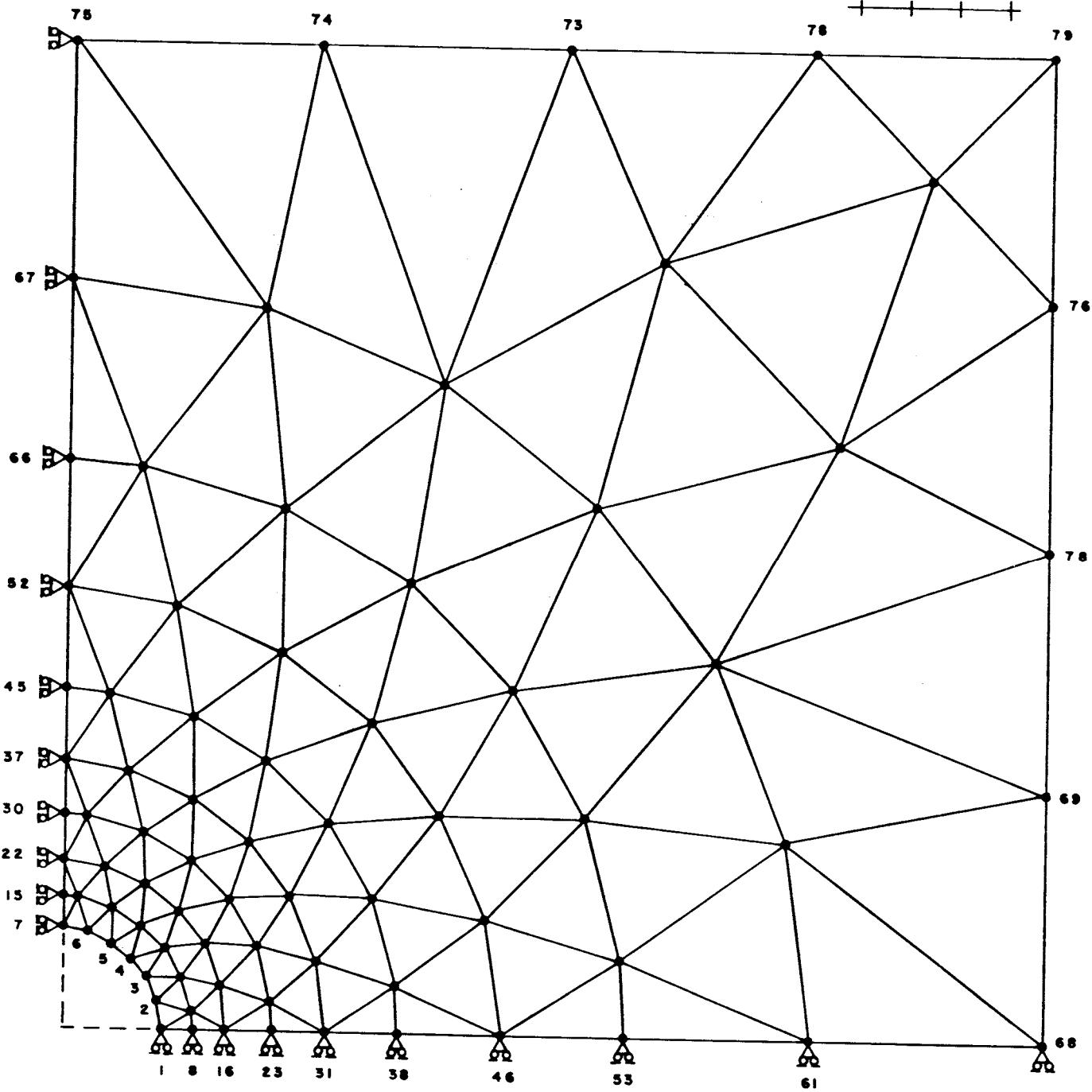
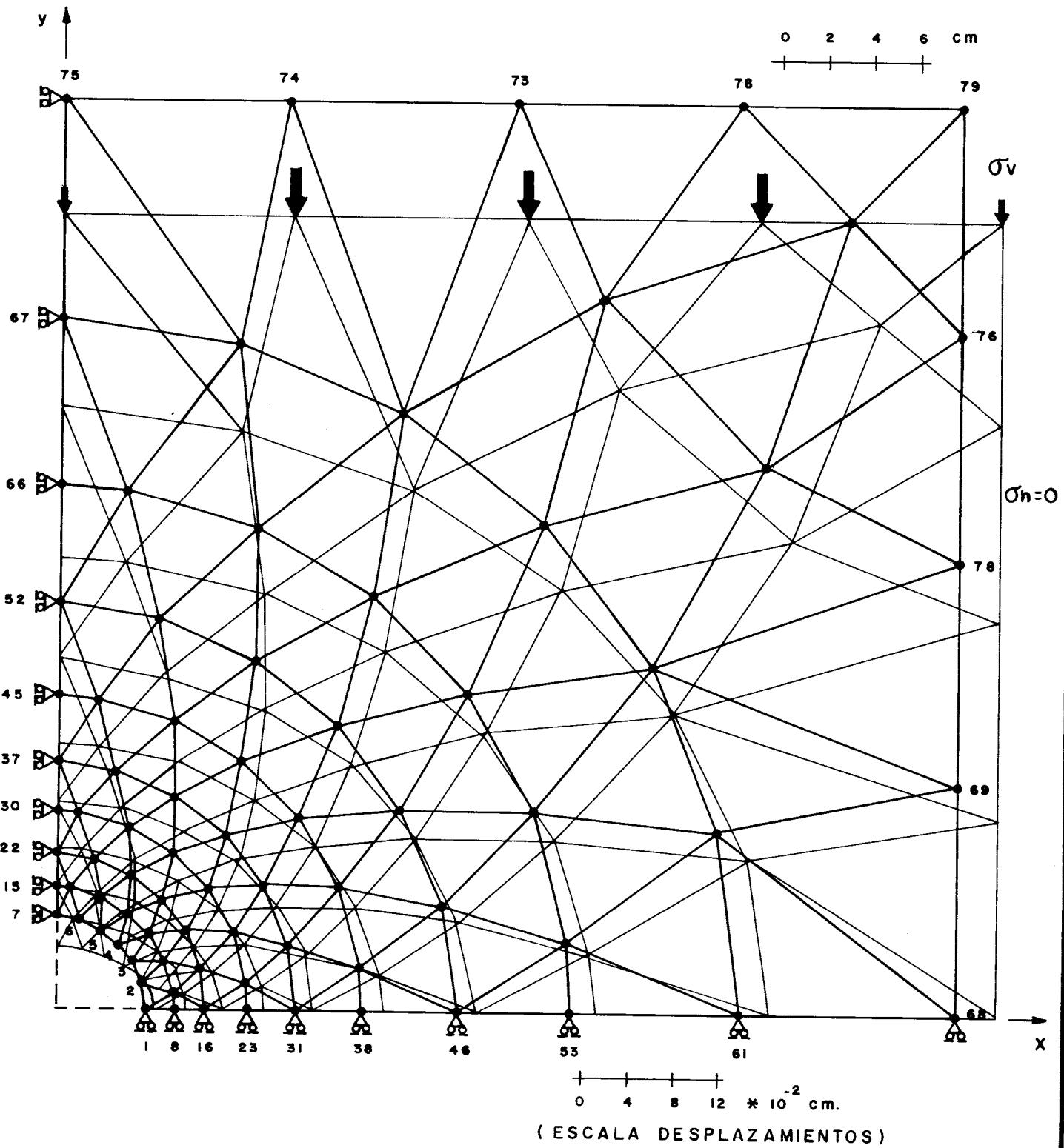


FIG -8-

DESPLAZAMIENTOS



( ESCALA DESPLAZAMIENTOS )

FIG-9-

ESFUERZOS PRINCIPALES MINIMOS.

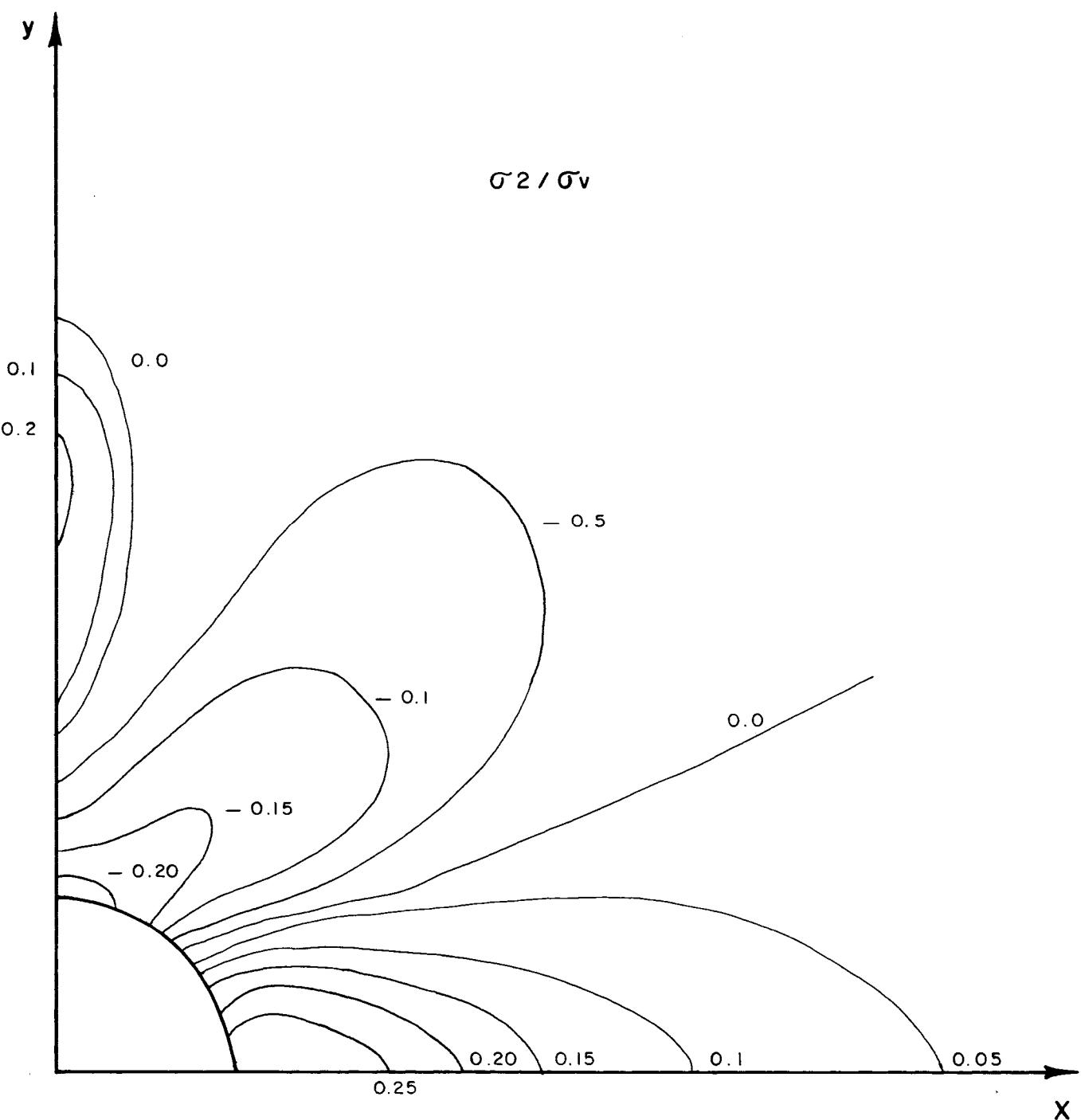


FIG-10-

ESFUERZOS PRINCIPALES MAXIMOS.

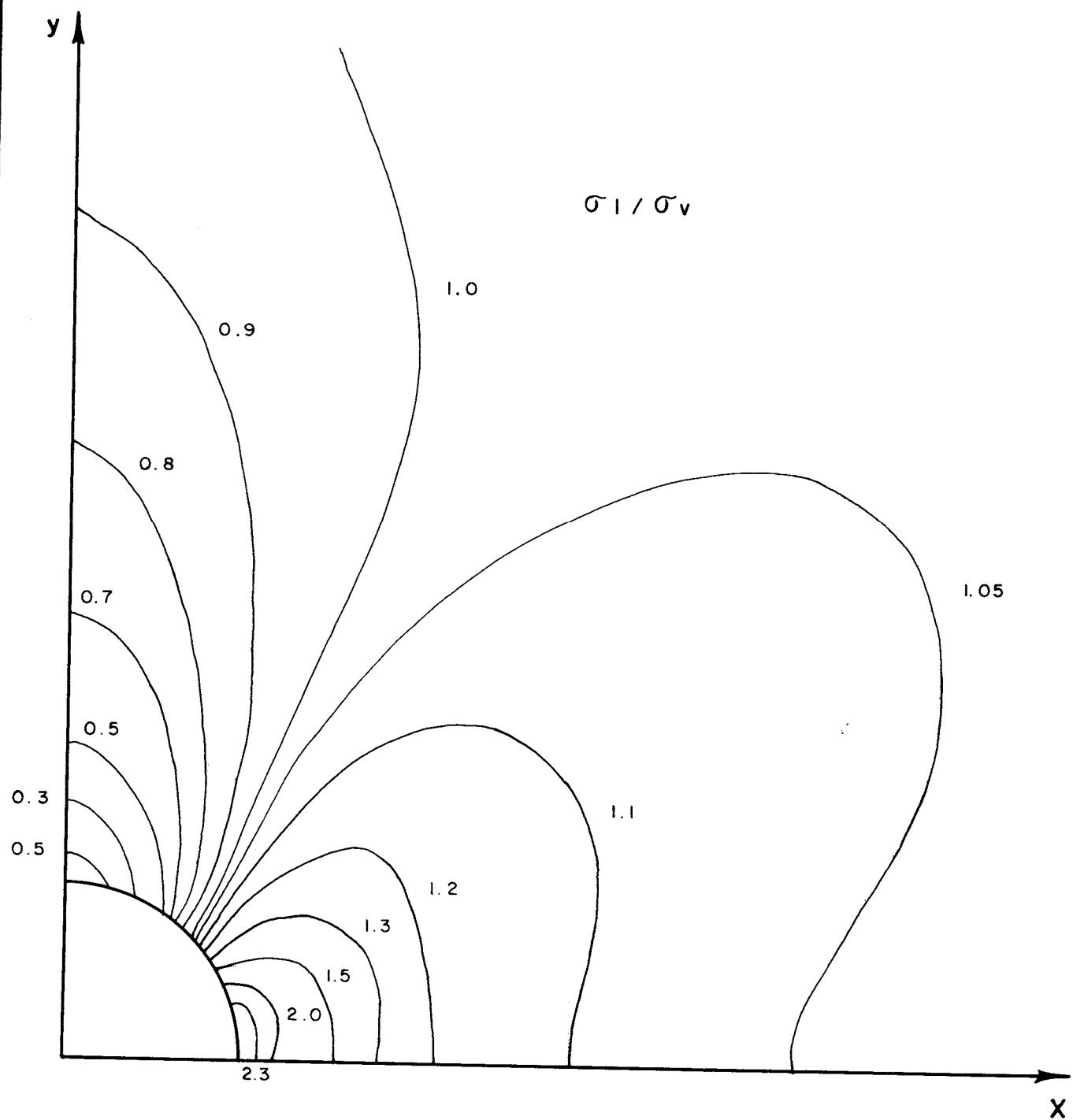


FIG -II-

ESFUERZOS DE CORTE MAXIMO

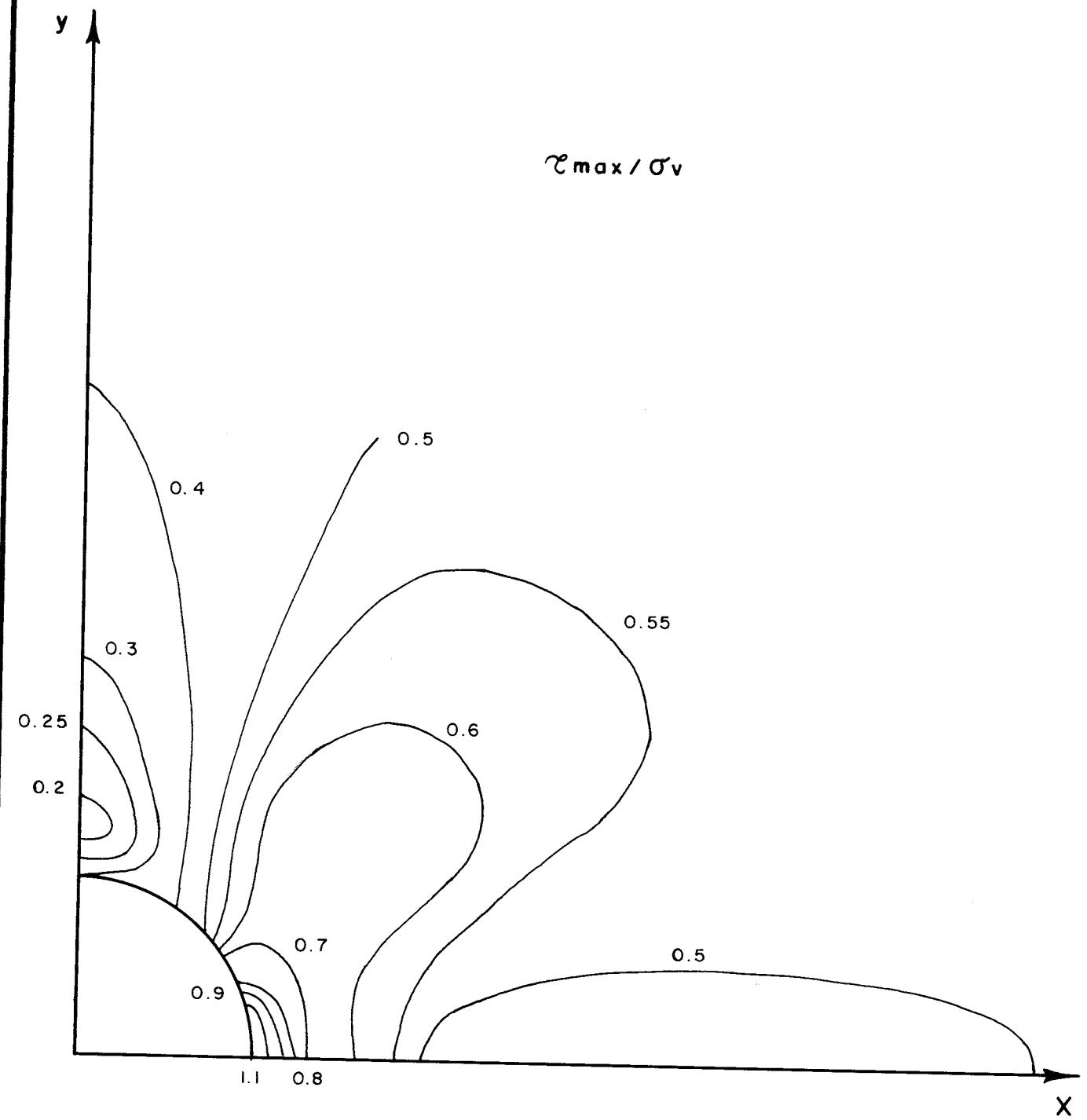


FIG-12-