ANAL! \$1.\$ MEDI ANTE ELEMENTOS DE CONTORNO CONSTANTES DE PROBLEMA\$ ELASTODINAMICOS BIDIMENSIONALES EN EL DOMINIO DEL TIEMPO.

Rafael Gallego Sevilla José Dominguez Abascal

Escuela Técnica Superior de Ingenieros Industriales de Sevilla.

Resumen. Se presenta en este artículo, una formulación del método de los elementos de contorno para problemas elastodinamicos bidimensionales en el dominio del tiempo. Se introducen las ecuaciones básicas de la elastodinámica y se presenta el tratamiento numérico de la ecuación integral en que se basa el método. Se muestran algunos aspectos numéricos y computacionales de la formulación y, finalmente, se presentan algunas aplicaciones resueltas.

Abstract.- In this paper, a formulation of the Boundary Element Method for bidimens1oal elastodinamic problems in the time domam 1s presented. Basic equations of the Elastodynamic are introduced and the numerical treatment of the integral equation in which the method is based, is presented. Some numerical and computational aspects of the formulation are shown and, finally, some aplications are studied.

## 1.- INTRODUCCIÓN

El método de los elementos de contorno (MEC) se ha revelado como una técnica muy adecuada para la resolución de una amplia variedad de problemas de la mecánica de los medios continuos.

El origen de la formulación del MEC para elastodinámica puede encontrarse en la identidad integral de Love / 1/. Sin embargo, la formulación del MEC, tal y como la conocemos hoy fué presentada por Cruse y Rizzo en 1968 121. Desde entonces se han pub! icado muchos artículos explorando las posibllidades del método en el campo de la elastodinámica. Cruse y Rizzo 121, y Manolis y Beskos /3/ usaron la transformada de Laplace y trabajaron en el

dominio transformado. Niwa, Kobayashi y Fukui /4/, Dominguez IS/, y Kobayashl y Nishirnura /6/ usaron la transformada de Four1er. Cole, Koslofr y Minster *171* trabajaron en el dominio del tiempo.

En el presente artículo se muestra una formulación del MEC para problemas elastodinámicos bidimensionales en el dominio del tiempo. Se muestran las ecuaciones básicas, la ecuación Integral en que se basa el método, asl como el tratamiento numérico de la misma. Se presentan, finalmente, algunos problemas resueltos mediante esta técnica numérica.

# 2.- FORMULACIÓN BÁSICA

La ecuación general de la Elastodinámica,

que gobierna el cam po de desplazam i entos en el m ed lo elástico es la ecuación de Navier:

$$\rho(c_p^2 - c_s^2)u_{1,1j} + \rho c_s^2 u_{j,11} + \rho f_j = \rho \ddot{u}_j$$
 (1)

donde, u1 representa las  $\omega_m$  ponentes del vector de desplazam ientos,  ${\bf r} {\bf J}$  las  $\omega_m$  ponentes del vector de fuerzas por unidad de masa,  ${\bf p}$  es la densidad del m edio,  ${\bf Cp}\ y$  Cs son las velocidades de las ondas longitudinales y transversales, respectivam ente.

A la ecuación de Navier hay que añadir las condiciones de contorno, y las condiciones iniciales, para caracterizar de form a  $\omega_m$  pleta el problem a. Las prim eras son expresiones tales  $\omega_m$  o:

$$u(x,t) = uc$$
 si  $x e r_1$   
 $t'' < x,t) = t''_c$  S1  $X E f_2$ 

donde  $r_1+f_2$ , supone el contorno com pleto del dominio sobre el que está definida la ecuación, u es el vector de desplazam ientos y Uc su valor conocido, t" es el vector de tensiones en un Instante t, en un punto <math>x del contorno en el cual la norm al es n y t" su valor conocido.

Puesto que la ecuación de Navíer es de segundo orden respecto a la variable tem poral, es necesario conocer la posición y la velocidad de todos los puntos del dom inio en el instante Inicial:

$$u(x,0) = u_0$$

$$\ddot{U} < x_0 > = v_0$$

E m étodo de los elem entos de contorno se basa, sin en bargo, en una formulación integral del problem a, que proviene del llam ado Teorem a de Rec1procidad. El teorema relaciona dos estados elastodinámicos, definidos sobre el m1smo cuerpo y se expresa por la siguiente ecuación:

$$\int_{\Gamma} (t^{n} * u') d\Gamma + \rho \int_{\Omega} (f * u' + v_{0} u' + u_{0} v') d\Omega =$$

$$= \int_{\Gamma} (\mathbf{t}'^{\mathbf{n}} * \mathbf{u}) d\mathbf{r} + \rho \int_{\Omega} (\mathbf{f}' * \mathbf{u} * \mathbf{v}'_{0} \mathbf{u} * \mathbf{u}'_{0} \mathbf{v}) d\Omega \qquad (2)$$

donde n es una reglón cuyo contorno es r. r,u, v

y tn, son las variables correspondientes al primer estado y f',u', v' y t'n las equivalentes del segundo estado elastod1námico;  $u_0$ ,  $v_0$ ,  $u_0$ ,  $v_0'$  son las condiciones iniciales de posición y velocidad para ambos estados. El sím bolo \* entre dos vectores, Indica la sum a del producto de convolución de sus com ponentes, es decir:

$$\mathbf{a} * \mathbf{b} = \sum_{i} a_{i} * b_{i} = \sum_{i} \int_{0}^{t} a_{i}(\tau) b_{i}(t - \tau) d\tau$$

La representación Integral de los desplazamientos de un estado elastodinámico, se basa en la aplicación del teorem a de rec1procldad (2), entre dicho estado rea , y otro virtual, de tensiones y despiazamientos conocidos. D1dho estado virtual es el formado por los cam pos de tensiones y desplazamientos, provocados por una carga concentrada en un punto y un Instante de tiem po, actuando sobre un dominio Infinito, con condiciones iniciales nulas. Este estado es el llamado "so ución fundamenta" de la ecuación de Navier. Los desplazam ientos del estado virtual son ros de la solución fundamental sobre el dominio n, que suponemos embebido en el com injo infinito y las tensiones se obtienen a partir del tensor de tensiones de la solución fundamental y las normales al contorno 1°. La ecuac16n integral que se obtiene, aplicando la carga de la solución fundamental en el punto  ${f t}$  . y en el 1nstante tes la siguiente,

$$u_k(t,t) = Ir(Uki*t^n i - T)i*u1> df +$$

+fo CpUk1\*f1+pUk1Yo1 +pI\iuoil dn siendo, uki y T\i la componente i-ésim a de los desplazamientos y las tensiones, respectivam ente, de la solución fundamental, cuando la carga en el punto 1t, está colocada en d1recc1ón k

La ecuación anterior cabe, en principio, establecerla para un punto **t**, perteneciente al contorno **t**, del dominio considerado. En este caso las Integrales del campo de tensiones *y* de desplazamientos de la solución fundamental, contienen una singularidad, al estar aplicada en el propio contorno de Integración la carga concentrada. Para encontrar el valor de dichas integrales singulares es necesario realizar un proceso de limite. Realizando esta operación, y suponiendo que el estado real tiene condiciones iniciales y fuerzas másicas nulas, se i lega a:

$$dx = T''kJ^*ui$$
 dr (3)

donde ckí es una constante que depende de las tangentes a contorno en el punto considerado.

La ecuación (3) puede ser escrita de una  $for_m$  a alternativa teniendo en cuenta que, debido a la linealidad del problema,

Uki\*t"1 = 
$$V_{k,1}$$
x,t,t I t"1

T\i\*u1 = -c\\_{\*}
1 t' 1

siendo vkí el desplazam i ento en dirección i, en el-punto x y el intante t, provocado por una carga colocada en el punto t, cuya variación con el tiem po es precisam ente la de la función t"1 «x.t). una interpretación sim 11 ar puede darse a -e\1. Una dem ostración rigurosa de estas igualdades puede encontrarse en la referencia 181. De esta form a podem os escribir (3) com o,

$$C_{k_i} \leftarrow U_i \leftarrow t$$
  $= \mathbf{Ir} \leftarrow V_{k_i} \propto t, t \text{ It''}_1 \ll t$ ) -
$$t \setminus {}_1 \propto t, t \text{ Iu}_1 (x, t)) \text{ of}$$

La ecuación integral (4) aplicada sobre todos los puntos del contorno, caracteriza de form a com pieta, los cam pos de tensiones y desplazam ientos. La resolución de la misma a permitiría conocer dichas variables en el contorno. Ésto en un caso de geometría y condiciones de contorno qualquiera es Inviable. La resolución numérica de la misma, se encuentra obstaculizada por ras fuertes singularidades que presentan los núcleos de las ecuaciones de contorno. Es necesario transfarmar dichas expresiones para su tratam iento numérico.

### 3.-TRATAMIENTO NUMÉRICO

El intervalo de tiempo en estudio se divide en M pequeños pasos de tiem po iguales, de m agnitud At, a lo largo de los cuales los valores de las tensiones y los desplazam ientos perm anecen constantes, es decir:

$$\forall t / (m-1) \cdot \Delta t \leq t < m \cdot \Delta t$$

$$t''_{,} \ll t_{,t} = t_{,m} \propto [H(t-m-1)\cdot M) - H(t-m-k)]$$

$$u_1(\mathbf{x},t) = u_1^{\mathsf{m}}(\mathbf{x}) \cdot [H(t-(m-1)\cdot\Delta t) - H(t-m\cdot\Delta t)]$$

donde H(t) es la función escalón de Heaviside, m es un índice entero que varía entre 1 y el núm ero total M de Intervalos de tiem po. Para un Instante de tiem po cualquiera t, m enor que N At, se puede escribir,

$$t''_{i} \ll_{i}(t) = \underbrace{1}_{1} t i^{n} \propto_{i} c^{m}(t)$$

$$u_{i} \propto_{i}(t) = \underbrace{1}_{1} u t < x >_{1} c^{m}(t)$$
(5)

con 
$$s^{m}(t) = H(t-(m-1)\cdot\Delta t) - H(t-m\cdot\Delta t)$$

Teniendo en cuenta (5) y la linealidad de la solución fundam ental las expresiones del Integrando de (4) pueden transform arse en,

$$V_{k_1}(x,t;t | It^n_1(x,t))^{-1} \cdot \bullet_{-r} V_{k_1}(x,t;t | Is^m(t))$$

$$1 \setminus A_{r_1}(x,t;t | Iui < x,t) \cdot \bullet_{-r_2} I_{-C \setminus A_{r_1}}(x,t;t | Is^m(t))$$
(6)

La respuesta de desplaza $^m$  ientos y tensiones en el Instante N debida a un pulso  $s^m$ , que está aplícaao en el 1nstante  $^m$ , es igual a la provocada en el instante N-m $^{ullet}$ 1, por un pulso aplicado en el 1nstante  $^{ullet}$ 5 l.

$$V_{k j}(x,N6t;t \text{ Is}^{m}) = V_{k 1}(X, (N-m \cdot 1) \cdot At;t \text{ Is}^{1})$$
  
 $1 \setminus_{i} (x,N6t;t \text{ Is}^{m}) = 1 \setminus_{i} \ll_{i} (N-m \cdot t) \cdot At;t \text{ Is}^{1}$ 

Llamando,

se obtiene final m ente,

ct 
$$u^{N}$$
 · I = tlr (U | .t | m «>T | .u | (x))dr

#### con I•N-m• 1

El cálcu  $\circ$  de las Integrales de contorno va a realizarse subd1vld1endo el mis $_m$  o en a ele $_m$  entos.

$$= \frac{1}{2} \sum_{n=1}^{\infty} \frac{1}{n} \int_{\mathbb{T}}^{n} (UI.tnm(x)-TI.um(x)) drj$$

El contorno es aproximado mediante pequeños elementos rectos, sobre cada uno de los cuales se suponen constantes los desplazam lentos y las tensiones. Llamando

 $u^m(q)$  al valor del desplaza $_m$  lento durante el 1ntervalo  $_m$ -és  $1_m$  o en el ele $_m$  ento q-és  $1_m$  o y  $1_m$  lar deftn1ción para  $t^{0\,m}$   $\infty$  pueden sacarse las variables desconocidas de las integrales ele $_m$  entales.

SI se agrupan los desplazam1entos del contorno, de un instante N, en un sólo vector,  $u^N$ , e 1gual $_m$  ente se hace con las tensiones, en el vector  $t^N$ , y se escriben todas las ecuaciones en una for $_m$  a  $_m$  atr $_m$ 1c 1al co $_m$  pacta, se llega a,

$$H^{1}u^{N} = G^{1}t^{N} + a^{N}$$
 (8)

donde H<sup>1</sup> es la matriz formada por las integrales de las tensiones de la solución rundamental del pr1mer 1nstante. G1 formada , de manera s1mllar,y a<sup>N</sup> contiene la contrtbuc1ón de los 1nstantes anteriores al N-és1 m o, y viene dado por,

$$\mathbf{a}^{N} = \begin{cases} 0 & \text{SI N= 1} \\ \sum_{m=1}^{N-1} (\mathbf{G}^{T} \mathbf{t}^{m} - \mathbf{H}^{T} \mathbf{u}^{m}) & \text{SI N>1} \\ & \text{con } 1 = N - m + 1 \end{cases}$$

En esta ecuación los dos térm 1nos del segundo miembro representan la contribuc16n al cc1m po de desplazam 1entos del Instante N, de las tensiones que existen en dicho Instante, y el efecto de los desplazam lentos y tensiones de instantes pasados, respectivamente. Puede oservarse, que en un instante dado N, el térm1no a<sup>N</sup> es perfecta<sub>m</sub> ente calculable a partir de las tens1ones y desplazamientos de instantes anteriores. En un instyante dado, pues, las 1ncógn1tas, se encuentran en los vectores t<sup>N</sup> y u<sup>N</sup>, s1endo el resto de términos total<sub>m</sub> ente conocidos. Cada Instante de t1empo exige el cálculo de un nuevo vector de términos 1ndependientes, formado a partir del vector a<sup>N</sup>, más la contribuc16n de las condiciones de contorno conoc1das, en dicho instante de tiempo. S1n embargo, la Inversión de la matriz del sistema sólo es necesar1o realizarla una sóla vez, puesto que, como puede verse, dicha matriz es siem pre la m ism a.

## 3.1.-Aspectos númer!cos y comoutacionales.

Según se observa del planteamiento del método, y de las d1scretizac1ones adoptadas en tiem po y espacio, no existe, en pr1ncip1o, ninguna dependencia entre el tamaño minim o de

los elementos escogidos para la discretización geométrica, y la duración del incremento de tiempo de la discretización temporal. Sin embargo, en las aplicaciones práct1cas del método, se encuentra, que los resultados no son suficientemente satIsfactor1os si d1chas cant1dades no cum plen la relac16n:

siendo qo la velocidad de las ondas P, que son las más rápidas, At el valor del lapso adoptado, y sl<sub>min•</sub> la más pequeña de las sem llong ltudes de los elementos del contorno. Esta condición significa, que los efectos de cargar un nodo cualquiera q, no van más allá del elemento que, lo contiene, durante el primer intervalo de tiempo.

Bajo el aspecto computacional hay que resaltar la necesidad de almacenar, a lo largo de todo el cálculo, todas las matr1ces globales  $H^N$  y  $G^N$ , asl  $co_m$  o los vectores de tensiones y desplazamientos, calculados en cada Instante de t1empo. Esto es asl, por la convolución que en cada paso se real Iza entre las m atrices y d1chos vectores, para éalcular el término  $a^N$ , que exige m ult 1plicar cada m atriz por un vector d1ferente en cada instante de tiempo.

#### 4.- APLICACIONES

### 4 J.- PJaca sometJda a tracc100.

El problem a cons1ste en una banda Infinita em potrada en uno de sus lados y 11bre en el otro. Este dominio se som ete, en su extremo 11bre, a una carga constante unidad, que se ap11ca súbitamente, en el 1nstante Inicial t=O. Matemát1camente, su evolución en el tiem po se representa por una función escalón de HeavIsIde.

Debido a la slmetrfa del problem a, puede m odelarse por una banda de la m isma anchura que la or1glnal y longitud f InIta, L, restringiendo en estos extremos laterales, el m ovimento en dirección oeroendicular a la carga.

Para la discretización de la geom etría, se han escogido dos longitudes diferentes, 2 y 3,5 , para comprobar su efecto en los resultados. Las características del m aterial son, p= 1,  $\mu$ =40.000 v v=0,25. Para el caso de L=2 se han resuelto dos

casos con diferentes At, uno en el cual la onda no sale del elemento durante el prim er intervalo de tiempo Cotes 10-4), y otro en que sí lo hace Cote 10·10-4). Para ambas se ha discretizado el contorno med1ante 24 elem entos constantes, 4 en el extrem o libre y el em potrado, y 8 en los dos laterales. Los resultados de am bos problem as se presentan en la f1gura 1. En d1cha figura se observa la excelente aprox1mac16n de los resultados a la solución teór1ca del problem a. Para los Instantes de t1em po r1nales las soluc1ón con el Intervalo de tiempo m ayor se deteriora. Com o ya se apuntó la causa de ello es que la onda no perm anece dentro del elem ento durante el prim er Intervalo de tiem po.

Para la otra geometrfa, L=3,5 , se han tomado 7 elem entos sobre los extrem os libre y em potrado y 8 en los lados laterales. Se ha adoptado para este caso el Incremento de t1empo m ayor (At=10·10-4). Se representa en la figura 2 el movimiento vertical en dos puntos del extremo libre. Puede observarse que la aproximación es tan buena com o en el caso del modelo anterior con *el* incremento de tiem po menor.

Estos resultados muestran la sensibi11dd del método a la form a del modelo y posición de puntos. Dichos resultados Justificarse teniendo en cuenta que la solución que aporta el método está perturbada por unas "ondas de contorno" que recorren el mismo a una veloctdad superior a la de las ondas reales del - m edto, estas ondas surgen de la discrettzación, ya que cuando una perturbación llega a un extremo de un elemento, a todos los efectos, es como s1 el elemento entero hubiera sido 1nflutdo por la mtsma, trasladandola hasta el centro del elemento, que se convierte, ahora, en un em isor de ondas. Este indeseable efecto se atenuará con una aproximación más exacta de las var1ables sobre los elementos, como la que se alcanza con elementos parabólicos.

En la figura 3 se representan las tensiones que aparecen en la base de la placa. Se ha representado la media de los 7 puntos que constituyen la d1scret1zac16n en ese extremo. Puede comprobarse que la aprox1mación es buena y representa con bastante prec1sión el salto brusco de tensión.

#### 42.- Flemento sometido a flexión.

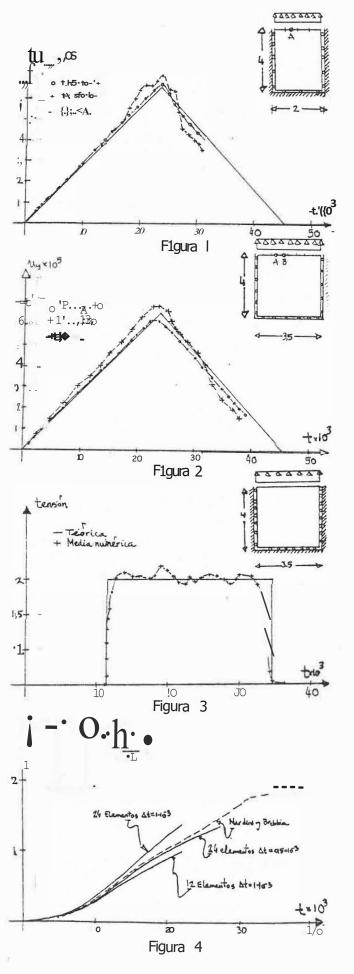
El siguiente aplicación consiste en un elem ento rectangular empotrado en un lado y libre en los otros tres. En el extremo opuesto al em potram i ento se coloca una carga cortante, que varía con el tiempo según se ve en la figura 4.

Para modelarlo, se ha tomado las dos d1scretlzaciones tem porales anteriores y dos de la geometria, una con 12 elementos y otra con 24. En la figura 5 se presentan los resultados del desplazamiento horizontal de un punto del extremo cargado y se comparan los resultados con los obtenidos por otros autores /9/. Los resultados para tiempos cortos son buenos con todas las discretizac1ones, pero se deterioran conforme pasa el tiempo, más cuanto más groseras son aque1las.

#### 5.- CONCLUSIONES.

Como conclusión se puede decir que el método ofrece soluciones aproximadas incluso para el elemento sometido a flexión, donde los elem entos constantes, aproxim an con dificultad el campo de desplazamientos. La aproximación de los resultados puede Incrementarse aumentando el núm ero de elementos e Intervalos de tiempo. Se obtiene una mejor aprox1 m ac 16n m anteniendo la onda dentro del elemento durante el pr1mer intervalo de tiem po, por lo que la reducción de los elem entos de contorno debe 1r acompañada de una reducción del Intervalo de t1em po.

Se ha mostrado una formulación del MEC para problemas elastodlnámicos bidimensionales. Se basa en aproximar mediante escalones constantes la variación en el tiempo de las magnitudes. Esta simplificación conduce a un planteamiento muy sencillo cuyos resultados son satisfactorios. Para aplicaciones más complejas que las presentadas en este trabajo será necesario mejorar la aproximación de las variables, tanto en el tiempo como en el espacio.



- 6.- BIBLIOGRAFIA
- Love, AE.H. "The Propagation of wavemotion in an isotropic Elastic Solid Medium". Proc. London Mathematical Society, Series 2 1 1904.
- 2.- Cruse, TA y Rizzo, FJ. "A Direct Formulat1on of the General Trasient Elastodynam1c Problem I". International Journal of Mathematical Analys1s and Aplications, Vol. 22, pp. 244-259, 1968.
- 3.- Manol1s, GD. y Beskos, OE. "Dynamic Stress Concentration Studies by Boundary Integral and Laplace Transform". Internat1onal Journal of Numerical Methods in Engineering, Vol. 17, pp. 573-599, 1981.
- Niwa, Y., Kobayash1, S. y Fukui, T. "Apl1cations of the Integral Equation Method for Some Geomechan1cal Problems". Numer1ca1 Method In GeomechanIcs, ASCE, Vol. I, pp. 120-131, 1976.
- Domínguez, J. "Dynamic Stlffness of Rectangular Foundat1ons". Research Report R78-20, Departament of CM11 Englneer1ng, Massachusetts Institute of Technology, Cambr1dge, Mass., 1978.
- 6.- Kobayashl, S. y Nlshimura, N. oynamic Response of Surface Foundations by Time Domain BEM!. International Sympos1um on Dynamic Soll-Structure Interaction, Minneapolis, Balkema, Rotterdam, 1984.
- 7.- Cole, D.M., Kosloff, D.D. y Minster, J.B. "A Numerical Bounctary Integral Equation Method for Elastodynamic 1: Bullet1n of the se1smolog1cal Society of America, Vol. 68, pp. 1331-1357, 1978.
- 8.- Er1ngen, AG. y Suhubi, ES. "Elastodynamics", Vol 11, 1975.
- Nardini, D. y Brebbia, CA. "Trasient Dynamic Analysis by the Boundary Element Method". Proceeding of the Fith International Conference, Hiroshima, Japan, 1983.