

¿ Qué habremos de pensar de la pregunta :
es verdadera la geometría euclidiana ? Carece
de sentido. Lo mismo sucedería al preguntar
si son verdaderas las coordenadas cartesianas
y falsas las polares. Una geometría no puede ser
más verdadera que otra; sólo mas conveniente.

H. POINCARÉ (1854-1912)

ANEJO **A3**

FORMULACION BASICA DE LA APLICACION DEL METODO DE
ELEMENTOS FINITOS A PROBLEMAS ESTATICOS Y LINEALES
DE CALCULO ESTRUCTURAL EN TENSION PLANA, DEFORMACION
PLANA, SIMETRIA DE REVOLUCION Y ELASTICIDAD
TRIDIMENSIONAL

A3.1 ECUACIONES DE ESTADO

MODELO ANALÍTICO

Ecuaciones de Equilibrio

$$\iiint_V \delta \bar{\epsilon}^T \bar{\sigma} dV = \iiint_V \delta \bar{u}^T \bar{b} dV + \iint_{\Gamma} \delta \bar{u}^T \bar{t} d\Omega + \int_C \delta \bar{u}^T \bar{q} dl + \sum \delta \bar{u}^T \bar{P}$$

Ecuaciones Constitutivas

$$\bar{\sigma} = \underset{\sim}{D} (\bar{\epsilon} - \bar{\epsilon}_0) + \bar{\sigma}_0$$

Ecuaciones de Compatibilidad

$$\bar{\epsilon} = \underset{\sim}{L} \bar{u}$$

MODELO NUMÉRICO

Interpolación Funcional y Geométrica

$$\bar{u} = \underset{\sim}{N} \bar{a} \quad (\text{interpolación de desplazamientos})$$

$$\bar{r} = \underset{\sim}{N} \bar{r}_n \quad (\text{interpolación de geometría})$$

Planteamiento Numérico Global

$$\bar{\epsilon} = \underset{\sim}{L} \underset{\sim}{N} \bar{a} = \underset{\sim}{B} \bar{a}$$

$$\bar{\sigma} = \underset{\sim}{D} (\underset{\sim}{B} \bar{a} - \bar{\epsilon}_0) + \bar{\sigma}_0$$

$$\underset{\sim}{K} \bar{a} = \bar{f} + \bar{R}$$
$$\bar{a}_v = \bar{p}$$

siendo

$$\begin{aligned} \underline{\underline{K}} &= \iiint_V \underline{\underline{B}}^T \underline{\underline{D}} \underline{\underline{B}} dV \\ \underline{\underline{f}} &= \iiint_V \underline{\underline{B}}^T (\underline{\underline{D}} \underline{\underline{\epsilon}}_o - \underline{\underline{\sigma}}_o) dV \\ &+ \iiint_V \underline{\underline{N}}^T \underline{\underline{b}} dV + \iint_{\Gamma} \underline{\underline{N}}^T \underline{\underline{t}} d\Omega + \\ &+ \int_C \underline{\underline{N}}^T \underline{\underline{q}} dl + \sum \underline{\underline{N}}^T \underline{\underline{P}} \quad (*) \end{aligned}$$

(*) Se utiliza la notación clásica de Zienkiewicz, siendo en particular:

$\underline{\underline{b}}$ = vector de fuerzas volumétricas
 $\underline{\underline{t}}$ = vector de fuerzas de superficie
 $\underline{\underline{q}}$ = vector de fuerzas a lo largo de una línea
 $\underline{\underline{P}}$ = vector de fuerzas puntuales
 $\underline{\underline{r}}_n$ = vector de coordenadas nodales

A3.2 ANALISIS BIDIMENSIONAL

A3.2.1 Definiciones

$$\bar{\mathbf{u}} = \tilde{\mathbf{N}} \bar{\mathbf{a}} \quad \bar{\mathbf{u}} = \begin{Bmatrix} \mathbf{u} \\ \mathbf{v} \end{Bmatrix} \quad \bar{\mathbf{a}} = \begin{Bmatrix} u_1 \\ v_1 \\ u_2 \\ v_2 \\ \dots \end{Bmatrix} \quad (\text{desplazamientos})$$

$$\bar{\mathbf{r}} = \tilde{\mathbf{N}} \bar{\mathbf{r}}_n \quad \bar{\mathbf{r}} = \begin{Bmatrix} \mathbf{x} \\ \mathbf{y} \end{Bmatrix} \quad \bar{\mathbf{a}} = \begin{Bmatrix} x_1 \\ y_1 \\ x_2 \\ y_2 \\ \dots \end{Bmatrix} \quad (\text{geometría})$$

$$\tilde{\mathbf{N}} = \left[\begin{array}{cc|cc|ccc} N_1(\bar{\zeta}) & 0 & N_2(\bar{\zeta}) & 0 & & & \\ 0 & N_1(\bar{\zeta}) & 0 & N_2(\bar{\zeta}) & & & \dots \end{array} \right] (\text{funciones de forma})$$

$$\bar{\zeta} = \begin{Bmatrix} \zeta_1 \\ \zeta_2 \end{Bmatrix} \quad (\text{coordenadas isoparamétricas})$$

$$\mathbf{J} = \frac{\partial \bar{\mathbf{r}}}{\partial \bar{\zeta}} = \frac{\partial \tilde{\mathbf{N}} \bar{\mathbf{r}}_n}{\partial \bar{\zeta}} \quad (\text{matriz Jacobiana})$$

Tensión plana

$$\tilde{D} = \frac{E}{1-\nu^2} \begin{bmatrix} 1 & \nu & 0 \\ \nu & 1 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{(1-\nu)}{2} \end{bmatrix} \quad \bar{\sigma} = \begin{pmatrix} \sigma_x \\ \sigma_y \\ \sigma_{xy} \end{pmatrix} \quad \bar{\epsilon} = \begin{pmatrix} \epsilon_x \\ \epsilon_y \\ \epsilon_{xy} \end{pmatrix}$$

$$\bar{\epsilon}_o = \alpha \Delta T \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \\ 0 \end{pmatrix} \quad ; \text{ si hay esfuerzos térmicos}$$

$$\tilde{L} = \begin{bmatrix} \frac{\partial}{\partial x} & 0 \\ 0 & \frac{\partial}{\partial y} \\ \frac{\partial}{\partial y} & \frac{\partial}{\partial x} \end{bmatrix}$$

Deformación plana

$$\tilde{D} = \frac{E}{(1+\nu)(1-2\nu)} \begin{bmatrix} (1-\nu) & \nu & 0 \\ \nu & (1-\nu) & 0 \\ 0 & 0 & \frac{(1-2\nu)}{2} \end{bmatrix} ; \quad \bar{\sigma} = \begin{pmatrix} \sigma_x \\ \sigma_y \\ \sigma_{xy} \end{pmatrix} ; \quad \bar{\epsilon} = \begin{pmatrix} \epsilon_x \\ \epsilon_y \\ \epsilon_{xy} \end{pmatrix}$$

$$\bar{\epsilon}_o = \alpha \Delta T (1+\nu) \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \\ 0 \end{pmatrix} \quad ; \text{ si hay esfuerzos térmicos}$$

$$\tilde{L} = \begin{bmatrix} \frac{\partial}{\partial x} & 0 \\ 0 & \frac{\partial}{\partial y} \\ \frac{\partial}{\partial y} & \frac{\partial}{\partial x} \end{bmatrix}$$

Simetría de Revolución

$$\tilde{D} = \frac{E}{(1+\nu)(1-2\nu)} \begin{bmatrix} (1-\nu) & \nu & 0 & \nu \\ \nu & (1-\nu) & 0 & \nu \\ 0 & 0 & (1-2\nu)/2 & 0 \\ \nu & \nu & 0 & (1-\nu) \end{bmatrix}; \quad \bar{\sigma} = \begin{Bmatrix} \sigma_x \\ \sigma_y \\ \sigma_{xy} \\ \sigma_z \end{Bmatrix}; \quad \bar{\epsilon} = \begin{Bmatrix} \epsilon_x \\ \epsilon_y \\ \epsilon_{xy} \\ \epsilon_z \end{Bmatrix}$$

$$\bar{\epsilon}_o = \alpha \Delta T \begin{Bmatrix} 1 \\ 1 \\ 0 \\ 1 \end{Bmatrix} \quad ; \text{ si hay esfuerzos térmicos}$$

$$\tilde{L} = \begin{bmatrix} \frac{\partial}{\partial x} & 0 \\ 0 & \frac{\partial}{\partial y} \\ \frac{\partial}{\partial y} & \frac{\partial}{\partial x} \\ \frac{1}{x} & 0 \end{bmatrix}$$

x = distancia al eje de simetría

A3.2.2 Planteamiento Numérico Bidimensional

Escribiremos las ecuaciones generales en el caso bidimensional

$$\begin{aligned} \tilde{\mathbf{K}} &= \int \int_{\Omega} \tilde{\mathbf{B}}^T \tilde{\mathbf{D}} \tilde{\mathbf{B}} h d \Omega \\ \bar{\mathbf{f}} &= \int \int_{\Omega} \tilde{\mathbf{B}}^T (\tilde{\mathbf{D}} \bar{\boldsymbol{\varepsilon}}_o - \bar{\boldsymbol{\sigma}}_o) h d \Omega + \int \int_{\Omega} \tilde{\mathbf{N}}^T \bar{\mathbf{b}} h d \Omega + \\ &+ \int_{\Gamma} \tilde{\mathbf{N}}^T \bar{\mathbf{t}} h d l + \sum \tilde{\mathbf{N}}^T \bar{\mathbf{P}} h \end{aligned}$$

siendo h el espesor de integración que escribiremos como

$$h = \sum_i h_i N_i(\bar{\zeta})$$

con

$$\begin{aligned} h_i &= \text{espesor en el nodo } i && \text{(Tensión plana)} \\ h_i &= 1 && \text{(deformación plana)} \\ h_i &= 2 \pi x_i; x_i = \text{distancia al} && \\ &\text{eje de simetría del nodo } i && \text{(simetría de revolución)} \end{aligned}$$

integrando elemento a elemento se obtiene

$$\begin{aligned} \tilde{\mathbf{K}} &= \sum_e \tilde{\mathbf{K}}_e \\ \bar{\mathbf{f}} &= \sum_e \bar{\mathbf{f}}_{\Omega_e} + \sum_e \bar{\mathbf{f}}_{\Gamma_e} + \sum \bar{\mathbf{f}}_P \end{aligned}$$

con

$$\begin{aligned} \tilde{\mathbf{K}}_e &= \int \int_{\Omega_e} \tilde{\mathbf{B}}^T \tilde{\mathbf{D}} \tilde{\mathbf{B}} h d \Omega \\ \bar{\mathbf{f}}_{\Omega_e} &= \int \int_{\Omega_e} \left[\tilde{\mathbf{B}}^T (\tilde{\mathbf{D}} \bar{\boldsymbol{\varepsilon}}_o - \bar{\boldsymbol{\sigma}}_o) + \tilde{\mathbf{N}}^T \bar{\mathbf{b}} \right] h d \Omega \\ \bar{\mathbf{f}}_{\Gamma_e} &= \int_{\Gamma_e} \tilde{\mathbf{N}}^T \bar{\mathbf{t}} h d l \\ \bar{\mathbf{f}}_P &= \tilde{\mathbf{N}}^T \bar{\mathbf{P}} h \end{aligned}$$

donde los elementos de la matriz $\underline{\underline{B}}$ se obtienen a partir de los de

$$\frac{\partial \underline{\underline{N}}}{\partial \underline{\underline{r}}} = \frac{\partial \underline{\underline{N}}}{\partial \underline{\underline{\zeta}}} \frac{\partial \underline{\underline{\zeta}}}{\partial \underline{\underline{r}}} = \frac{\partial \underline{\underline{N}}}{\partial \underline{\underline{\zeta}}} \left(\frac{\partial \underline{\underline{r}}}{\partial \underline{\underline{\zeta}}} \right)^{-1} = \frac{\partial \underline{\underline{N}}}{\partial \underline{\underline{\zeta}}} \underline{\underline{J}}^{-1}$$

y además, en simetría de revolución, los de

$$\frac{1}{x} \underline{\underline{N}}$$

A3.3 ANALISIS TRIDIMENSIONAL

A3.3.1 Definiciones

$$\bar{\mathbf{u}} = \underset{\sim}{N} \bar{\mathbf{a}} \quad \bar{\mathbf{u}} = \begin{pmatrix} \mathbf{u} \\ \mathbf{v} \\ \mathbf{w} \end{pmatrix} \quad \bar{\mathbf{a}} = \begin{pmatrix} \mathbf{u}_1 \\ \mathbf{v}_1 \\ \mathbf{w}_1 \\ \mathbf{u}_2 \\ \mathbf{v}_2 \\ \mathbf{w}_2 \\ \dots \end{pmatrix} \quad (\text{desplazamientos})$$

$$\bar{\mathbf{r}} = \underset{\sim}{N} \bar{\mathbf{r}}_n \quad \bar{\mathbf{r}} = \begin{pmatrix} \mathbf{x} \\ \mathbf{y} \\ \mathbf{z} \end{pmatrix} \quad \bar{\mathbf{a}} = \begin{pmatrix} \mathbf{x}_1 \\ \mathbf{y}_1 \\ \mathbf{z}_1 \\ \mathbf{x}_2 \\ \mathbf{y}_2 \\ \mathbf{z}_2 \\ \dots \end{pmatrix} \quad (\text{geometría})$$

$$\underset{\sim}{N} = \begin{bmatrix} N_1(\bar{\zeta}) & 0 & 0 & | & N_2(\bar{\zeta}) & 0 & 0 \\ 0 & N_1(\bar{\zeta}) & 0 & | & 0 & N_2(\bar{\zeta}) & 0 \dots \\ 0 & 0 & N_1(\bar{\zeta}) & | & 0 & 0 & N_2(\bar{\zeta}) \end{bmatrix} \quad (\text{func. de forma})$$

$$\bar{\zeta} = \begin{pmatrix} \zeta_1 \\ \zeta_2 \\ \zeta_3 \end{pmatrix} \quad (\text{coordenadas isoparamétricas})$$

$$\underset{\sim}{J} = \frac{\partial \bar{\mathbf{r}}}{\partial \bar{\zeta}} = \frac{\partial \underset{\sim}{N} \bar{\mathbf{r}}_n}{\partial \bar{\zeta}} \quad (\text{matriz Jacobiana})$$

$$\tilde{\mathbf{D}} = \frac{\mathbf{E}}{(1+\nu)(1-2\nu)} \begin{bmatrix} (1-\nu) & \nu & \nu & 0 & 0 & 0 \\ \nu & (1-\nu) & \nu & 0 & 0 & 0 \\ \nu & \nu & (1-\nu) & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & (1-2\nu)/2 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & (1-2\nu)/2 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & (1-2\nu)/2 \end{bmatrix}$$

$$\bar{\boldsymbol{\sigma}} = \begin{pmatrix} \sigma_x \\ \sigma_y \\ \sigma_z \\ \sigma_{xy} \\ \sigma_{yz} \\ \sigma_{xz} \end{pmatrix} \quad \bar{\boldsymbol{\varepsilon}} = \begin{pmatrix} \varepsilon_x \\ \varepsilon_y \\ \varepsilon_z \\ \varepsilon_{xy} \\ \varepsilon_{yz} \\ \varepsilon_{xz} \end{pmatrix}$$

$$\bar{\varepsilon}_o = \alpha \Delta T \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \\ 1 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

; si hay esfuerzos térmicos

$$\tilde{\mathbf{L}} = \begin{bmatrix} \frac{\partial}{\partial x} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{\partial}{\partial y} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{\partial}{\partial z} \\ \frac{\partial}{\partial y} & \frac{\partial}{\partial x} & 0 \\ 0 & \frac{\partial}{\partial z} & \frac{\partial}{\partial y} \\ \frac{\partial}{\partial z} & 0 & \frac{\partial}{\partial x} \end{bmatrix}$$

A3.3.2 Planteamiento Numérico Tridimensional

Escribiremos los términos de las ecuaciones generales en el caso tridimensional integrando elemento a elemento en la forma:

$$\tilde{\mathbf{K}} = \sum_e \tilde{\mathbf{K}}_e$$

$$\bar{\mathbf{f}} = \sum_e \bar{\mathbf{f}}_{V_e} + \sum_e \bar{\mathbf{f}}_{\Gamma_e} + \sum_e \bar{\mathbf{f}}_{C_e} + \sum \bar{\mathbf{f}}_P$$

con

$$\tilde{\mathbf{K}}_e = \iiint_{V_e} \tilde{\mathbf{B}}^T \underline{\mathbf{D}} \tilde{\mathbf{B}} \, dV$$

$$\bar{\mathbf{f}}_{V_e} = \iiint_{V_e} \left[\tilde{\mathbf{B}}^T (\underline{\mathbf{D}} \bar{\boldsymbol{\varepsilon}}_0 - \bar{\boldsymbol{\sigma}}_0) + \tilde{\mathbf{N}}^T \bar{\mathbf{b}} \right] dV$$

$$\bar{\mathbf{f}}_{\Gamma_e} = \iint_{\Gamma_e} \tilde{\mathbf{N}}^T \bar{\mathbf{t}} \, d\Omega$$

$$\bar{\mathbf{f}}_{C_e} = \int_{C_e} \tilde{\mathbf{N}}^T \bar{\mathbf{q}} \, dl$$

$$\bar{\mathbf{f}}_P = \tilde{\mathbf{N}}^T \bar{\mathbf{P}}$$

donde los elementos de la matriz $\tilde{\mathbf{B}}$ se obtienen a partir de los de

$$\frac{\partial \tilde{\mathbf{N}}}{\partial \bar{\mathbf{r}}} = \frac{\partial \tilde{\mathbf{N}}}{\partial \bar{\boldsymbol{\zeta}}} \frac{\partial \bar{\boldsymbol{\zeta}}}{\partial \bar{\mathbf{r}}} = \frac{\partial \tilde{\mathbf{N}}}{\partial \bar{\boldsymbol{\zeta}}} \left(\frac{\partial \bar{\mathbf{r}}}{\partial \bar{\boldsymbol{\zeta}}} \right)^{-1} = \frac{\partial \tilde{\mathbf{N}}}{\partial \bar{\boldsymbol{\zeta}}} \tilde{\mathbf{J}}^{-1}$$