

→ Problema de Valor de frontera

↳ si no se incluye tiempo

$$\left\{ \begin{array}{l} \text{Div } \underline{S} + \underline{s}_0 \underline{b}_0 = \underline{0} \quad \underline{S} = \frac{\partial W}{\partial \underline{F}} \quad \underline{F} = \frac{\partial \underline{x}}{\partial \underline{X}} \quad W = W(\underline{C}) \\ \underline{S}^T \underline{N} = \hat{\underline{t}}_0 \quad x \in \partial B_{\hat{\underline{t}}_0} \quad = W(\underline{F}) \\ \underline{x} = \hat{\underline{x}} \quad x \in \partial B_{\hat{\underline{x}}} \end{array} \right.$$

← falta condición de simetría para \underline{S}

$$\Leftrightarrow \left\{ \begin{array}{l} \frac{\partial S_{ij}}{\partial X_i} + s_0 b_{0j} = 0 \quad \text{pero } S_{ij} = \frac{\partial W}{\partial F_{ji}} \quad \leftarrow \text{se asumen en estas derivadas} \\ S_{ij} N_j = \hat{t}_{0i} \\ x_j = \hat{x}_j \end{array} \right.$$

$\Rightarrow \frac{\partial S_{ij}}{\partial X_i} = \frac{\partial^2 W}{\partial F_{ji} \partial F_{lm}} \frac{\partial F_{lm}}{\partial X_i}$ ← material homogéneo
 $\Rightarrow W$ no depende de \underline{X} de manera explícita
 pero $\frac{\partial F_{lm}}{\partial X_i} = \frac{\partial^2 x_m}{\partial X_l \partial X_i}$

$$\Leftrightarrow \left\{ \begin{array}{l} \frac{\partial^2 W}{\partial F_{ji} \partial F_{lm}} \frac{\partial^2 x_m}{\partial X_l \partial X_i} + s_0 b_{0j} = 0 \quad \text{donde} \\ \frac{\partial W}{\partial F_{ji}} N_j = \hat{t}_{0i} \quad W = W(F_{ij} = \frac{\partial x_i}{\partial X_j}) \\ x_j = \hat{x}_j \end{array} \right.$$

→ La ecuación anterior permite encontrar la función $\underline{x} = \underline{x}(\underline{X})$ para un cuerpo \mathcal{B} , con condiciones de borde de fuerza o tracción externa $\hat{\underline{t}}_0$, y de restricción en el movimiento $\hat{\underline{x}}$.

→ En general esta ecuación es altamente no lineal y por tanto de difícil solución analítica

→ Forma alternativa

$$\left\{ \begin{array}{l} \text{div } \underline{T} + \underline{s} \underline{b} = \underline{0} \quad \text{en } \mathcal{B}_t \quad \text{con } \underline{T} = \underline{J}^{-1} \underline{F} \frac{\partial W}{\partial \underline{F}} \\ \underline{T} \underline{m} = \hat{\underline{t}} \quad \text{en } \partial B_{\hat{\underline{t}}} \\ \underline{x} = \hat{\underline{x}} \quad \text{en } \partial B_{\hat{\underline{x}}} \end{array} \right.$$

→ El problema con esta forma de escribir el problema de valor de frontera es que \mathcal{B}_t y $\partial B_{\hat{\underline{t}}}$ cambian por efecto de $\underline{x} = \underline{x}(\underline{X})$, además div es un operador en \underline{x} , en tanto que \underline{F} depende de \underline{X}

→ Hay varios temas que estudian en elasticidad no lineal, por ejemplo

• Métodos de solución

Inversa: sea $\underline{x}(\underline{\Sigma})$ dado, tal que $\underline{T} = \underline{Q}(\underline{F})$ es solución de $\text{div } \underline{T} + \underline{f} \underline{b} = \underline{0}$

Semi-inversa: sea $\underline{x}(\underline{\Sigma})$ que depende de alguna función desconocida pero "simple", calcule $\underline{T} = \underline{Q}(\underline{F})$ y resuelva $\text{div } \underline{T} + \underline{f} \underline{b} = \underline{0}$ para ese caso simplificado

• Para $\hat{\underline{\epsilon}}$ y/o $\hat{\underline{\Sigma}}$ se puede tener más de una solución

→ Inestabilidad $\frac{\partial^2 W}{\partial F_{ij} \partial F_{kl}} > < = 0$

• Existencia de solución

• Método racional para buscar \underline{Q} o W de experimentos etc

→ Ejemplo:

① Método de la inversa

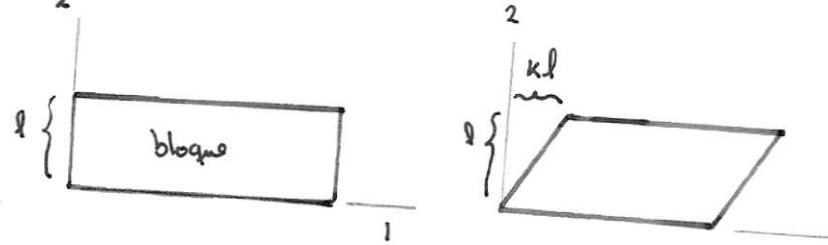
Consideres la deformación

$x_1 = \Sigma_1 + k \Sigma_2$ $x_2 = \Sigma_2$ $x_3 = \Sigma_3$ k : constante

⇒ (si se usa $\underline{T} = \alpha_0 \underline{I} + \alpha_1 \underline{B} + \alpha_2 \underline{B}^2$) que

$\underline{F} = \underline{e}_1 \otimes \underline{E}_1 + k \underline{e}_1 \otimes \underline{E}_2 + \underline{e}_2 \otimes \underline{E}_2 + \underline{e}_3 \otimes \underline{E}_3$

$[F] = \begin{pmatrix} 1 & k & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$



⇒ $[B] = [E][F]^T = \begin{pmatrix} 1 & k & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 \\ k & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 1+k^2 & k & 0 \\ k & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$

$I_1 = \text{tr } \underline{B} = 3 + k^2$ $I_2 = ?$

$[B]^2 = \begin{pmatrix} 1+k^2 & k & 0 \\ k & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 1+k^2 & k & 0 \\ k & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} (1+k^2)^2 + k^2 & (1+k^2)k + k & 0 \\ (1+k^2)k + k & 1+k^2 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$

$$I_2 = \frac{1}{2} \left(\underbrace{(3+k^2)^2 - (3+4k^2+k^4)}_{9+6k^2+k^4} \right) = \frac{1}{2} (6+2k^2) = 3+k^2 = I_1$$

$$I_3 = \det [B] = (1+k^2) - k^2 = 1$$

$$\Rightarrow [T] = \alpha_0 \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix} + \alpha_1 \begin{pmatrix} 1+k^2 & k & 0 \\ k & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix} + \alpha_2 \begin{pmatrix} 1+3k^2+k^4 & k^3+2k & 0 \\ k^3+2k & 1+k^2 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

donde $\alpha_0 = \alpha_0 (3+k^2, 3+k^2, 1)$
 $\alpha_1 = \alpha_1 (3+k^2, 3+k^2, 1)$
 $\alpha_2 = \alpha_2 (3+k^2, 3+k^2, 1)$

Son constantes
 $\Rightarrow \text{div } \underline{T} = 0$
 (b=0) es satisfecha
 se asume trivialmente

$$\Rightarrow \begin{cases} T_{11} = \alpha_0 + \alpha_1 (1+k^2) + \alpha_2 (1+3k^2+k^4) \\ T_{22} = \alpha_0 + \alpha_1 + \alpha_2 (1+k^2) \\ T_{33} = \alpha_0 + \alpha_1 + \alpha_2 \\ T_{12} = \alpha_1 k + \alpha_2 (k^3+2k) \\ T_{13} = T_{23} = 0 \end{cases}$$

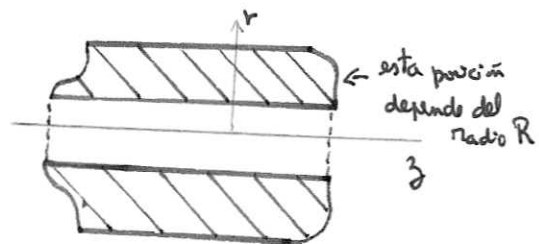
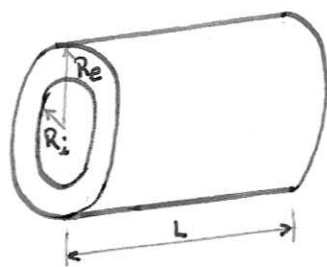
con $\hat{\underline{t}} = \underline{T}^m$ podemos determinar la carga externa necesaria para generar esta deformación

Se puede que en el caso no lineal además de un esfuerzo de corte T_{12} se necesitan esfuerzos normales T_{11}, T_{22}, T_{33} para mantener la deformación
 \Downarrow
 En el caso lineal solo hace falta T_{12}

② Método de la semi-inversa

Corte axial de un tubo (cilíndrico)

Sea el tubo $R_i \leq R \leq R_e \quad 0 \leq \theta \leq 2\pi \quad 0 \leq z \leq L$



Sea la deformación $r = g(R) \quad \theta = \theta \quad z = Z + w(R)$ donde g, w son funciones desconocidas (por el momento)

Se tiene que $\underline{F} = g'(R) \underline{e}_r \otimes \underline{e}_R + \frac{1}{R} g(R) \underline{e}_\theta \otimes \underline{e}_\theta + w'(R) \underline{e}_z \otimes \underline{e}_R + \underline{e}_z \otimes \underline{e}_z$

$$[F] = \begin{pmatrix} g'(R) & 0 & 0 \\ 0 & \frac{g(R)}{R} & 0 \\ w'(R) & 0 & 1 \end{pmatrix}$$

$$\Rightarrow [B] = \begin{pmatrix} g'^2 & 0 & g'w' \\ 0 & r^2/R^2 & 0 \\ g'w' & 0 & 1+w'^2 \end{pmatrix}$$

$$[B] = \begin{pmatrix} g'^4 + g'^2 w'^2 & 0 & g'^3 w' + g' w' (1+w'^2) \\ g'^3 w' + g' w' (1+w'^2) & r^4/R^4 & 0 \\ g'^2 w'^2 + (1+w'^2)^2 & 0 & 0 \end{pmatrix}$$

(79)

$$\Rightarrow I_1 = \text{tr } \underline{B} \quad I_2 = \frac{1}{2} (\text{tr } (\underline{B})^2 - \text{tr } \underline{B}^2) \quad I_3 = \det \underline{B}$$

es facil ver que I_1, I_2, I_3 van a ser función de g, w , o sea son función de R

$$\text{Sea } \underline{T} = \alpha_0 \underline{I} + \alpha_1 \underline{B} + \alpha_2 \underline{B}^2$$

dependen solo de R
 $y r = g(R)$

$$\Downarrow$$

$$\begin{cases} T_{rr} = \alpha_0 + \alpha_1 g'^2 + \alpha_2 (g'^4 + g'^2 w'^2) \\ T_{\theta\theta} = \alpha_0 + \alpha_1 \frac{g^2}{R^2} + \alpha_2 \frac{g^4}{R^4} \\ T_{zz} = \alpha_0 + \alpha_1 (1+w'^2) + \alpha_2 (g'^2 w'^2 + (1+w'^2)^2) \\ T_{rz} = \alpha_1 g' w' + \alpha_2 (g'^3 w' + g' w' (1+w'^2)) \\ T_{\theta z} = T_{z\theta} = 0 \end{cases}$$

ecuación de equilibrio en coordenadas cilindricas

$$\frac{dT_{rr}}{dr} \left\{ \begin{aligned} \frac{\partial T_{rr}}{\partial r} + \frac{1}{r} (T_{rr} - T_{\theta\theta}) &= 0 \\ \frac{\partial T_{rz}}{\partial r} + \frac{1}{r} T_{rz} &= 0 \end{aligned} \right.$$

como α_0, α_1 y α_2 son funciones de g', w' y g lo que tenemos aqui es un sistema de ecuaciones ordinario altamente no lineal para g y w

→ Para resolver el sistema anterior se debe dar una forma para α_0, α_1 y α_2 . Condiciones de borde P_i, P_e
 $P_i = -T_{rr}(r_i) \quad P_e = -T_{rr}(r_e)$
 presión interna y externa
 y alguna fuerza axial para las caras $z=0, L$

⇒ Para problemas practicos en general se usa $W = W(\underline{E})$, pues de experimentos es mucho mas fácil encontrar una función W , que tres funciones α_0, α_1 y α_2