



ICE1302 – MECÁNICA DE SÓLIDOS

Ayudantía 5

Lunes 6 de abril de 2009.

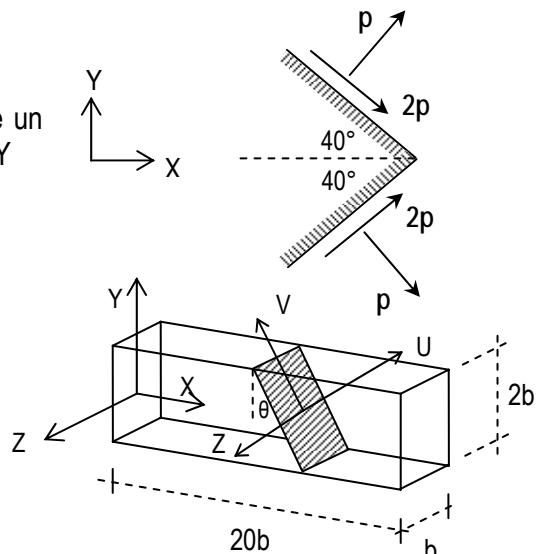
Problema 1

Se tiene el siguiente estado de tensiones en dos planos de un punto material. Calcule el estado de tensiones en los ejes X-Y

Problema 2

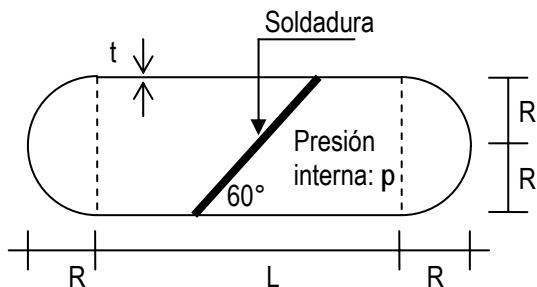
Una barra rectangular de ancho b , altura $2b$ y largo $20b$ está sometida a una fuerza en tracción P . Determinar el estado de tensiones en un punto de un plano YZ, y también en el plano VZ (rotado en un ángulo θ respecto al anterior). Con esta información:

- Calcule el estado de tensiones en un plano a $\theta = 60^\circ$
- Calcule θ tal que:
 - Tensión normal σ sea máxima, y
 - Tensión tangencial τ sea máxima.



Problema 3

Se tiene un pequeño estanque de gas de forma cilíndrica, de radio $R = 20\text{cm}$ y largo $L = 100\text{cm}$, con tapas semiesféricas de radio R , como muestra la figura. El cilindro se fabricó de dos piezas soldadas, en un ángulo de 60° . Determine las tensiones normal y tangencial en un punto del plano de soldadura, para $p=40\text{kg/cm}^2$.



Problema 4

Demuestre que las ecuaciones diferenciales de equilibrio para un caso bidimensional, en coordenadas polares y sin considerar fuerzas externas por unidad de volumen, son:

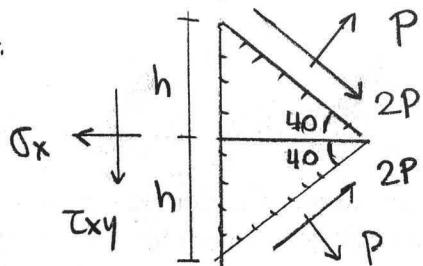
$$\frac{\partial \sigma_r}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial \tau_{r\theta}}{\partial \theta} + \frac{\sigma_r - \sigma_\theta}{r} = 0$$

$$\frac{1}{r} \frac{\partial \sigma_\theta}{\partial \theta} + \frac{\partial \tau_{r\theta}}{\partial r} + 2 \frac{\tau_{r\theta}}{r} = 0$$

PROBLEMA 1.

Para encontrar las tensiones en un eje determinado, se corta en un plano perpendicular a ese eje

⊥ a x:



→ círculo de ancho 'a'.

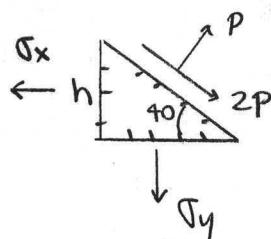
$$\cdot \sigma_x (2h \cdot a) = \left(P \cdot \frac{ha}{\operatorname{sen} 40^\circ} \cdot (\operatorname{sen} 40^\circ) + 2P \cdot \frac{ha}{\operatorname{sen} 40^\circ} \cdot (\cos 40^\circ) \right) \cdot 2$$

$$\sigma_x = P + \frac{2P}{\tan 40^\circ} \Rightarrow \sigma_x = P \left(1 + \frac{2}{\tan 40^\circ} \right).$$

$$\therefore \underline{\sigma_x = 3.38 P}$$

$$\cdot \tau_{xy} (2h \cdot a) = 0. \quad \therefore \underline{\tau_{xy} = 0}$$

⊥ a y:



$$\sigma_y \left(\frac{h \cdot a}{\tan 40^\circ} \right) = P \left(\frac{ha}{\operatorname{sen} 40^\circ} \cdot \cos 40^\circ \right) - 2P \left(\frac{ha}{\operatorname{sen} 40^\circ} \cdot \operatorname{sen} 40^\circ \right)$$

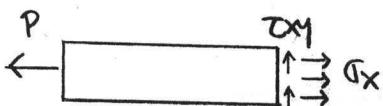
$$\frac{\sigma_y}{\tan 40^\circ} = \frac{P}{\tan 40^\circ} - 2P \Rightarrow \sigma_y = P - 2P \tan 40^\circ$$

$$\therefore \underline{\sigma_y = -0.67 P}$$

PROBLEMA 2.

Para encontrar las tensiones en un eje determinado, se corta en el plano perpendicular a ese eje.

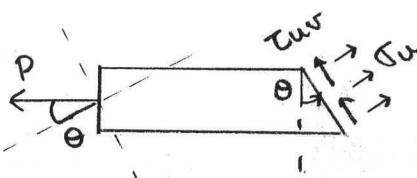
1 a x



$$\sigma_x(b \cdot 2b) = P$$

$$\rightarrow \sigma_x = \frac{P}{2b^2}$$

1 a u

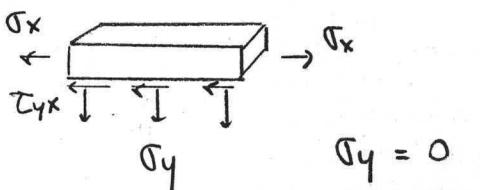


$$\tau_{xy} = 0$$

$$\sum F_u = 0 \quad \sigma_u(b \cdot \frac{2b}{\cos \theta}) = P \cos \theta$$

$$\rightarrow \sigma_u = \frac{\cos^2 \theta}{2b^2} P$$

1 a y



$$\sigma_y = 0$$

$$\sum F_v = 0 \quad \tau_{ur}(b \cdot \frac{2b}{\cos \theta}) = P \sin \theta$$

$$\rightarrow \tau_{ur} = -\frac{\cos \theta \sin \theta}{2b^2} P$$

(i) Para $\theta = 60^\circ$

$$\sigma_u = \frac{\cos^2 60^\circ}{2b^2} P = \frac{1}{8b^2} P$$

$$\tau_{ur} = -\frac{\cos 60 \sin 60}{2b^2} P = -\frac{\sqrt{3}}{8b^2} P$$

(ii) Para θ tal que:

(a) σ sea máximo: $\frac{d\sigma}{d\theta} = -\frac{P \sin \theta \cos \theta}{b^2} = 0$

$$\Rightarrow \theta = 0^\circ \text{ o } 90^\circ$$

$$\Rightarrow \sigma(\theta = 0^\circ) = \frac{P}{2b^2} \quad (\text{obvio!})$$

(b) τ sea máximos:

$$\frac{d\tau}{d\theta} = \frac{P}{2b^2} (\cos^2 \theta + \sin^2 \theta) = 0.$$

$$\rightarrow \cos^2 \theta = \sin^2 \theta$$

$$\rightarrow \theta = 45^\circ$$

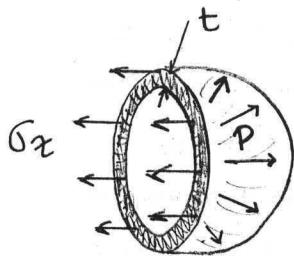
$$\Rightarrow \tau(\theta = 45^\circ) = -\frac{P}{4b^2}$$

PROBLEMA 3.

Primero vamos a obtener el estado de tensiones en algún eje que nos resulte manejable, y luego vamos a "rotar" este estado al que estás buscando.

EJES MANEJABLES: $\hat{r}, \hat{\theta}, \hat{z}$

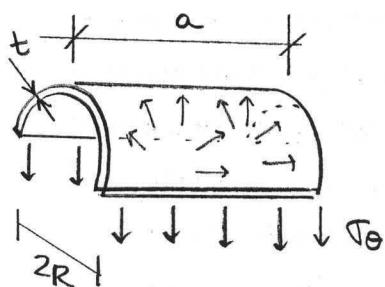
Corte Plano $\perp \hat{z}$



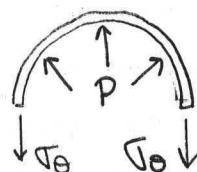
$$2\pi R \cdot t \cdot \sigma_z = \pi R^2 P$$

$$\Rightarrow \sigma_z = \frac{R}{2t} P$$

Corte Plano $\perp \hat{\theta}$



Transversalmente

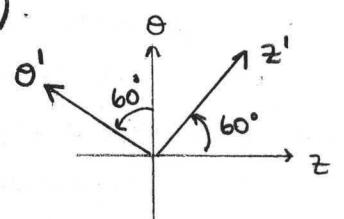
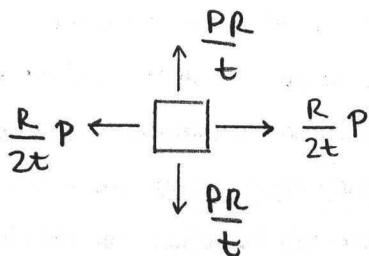


$$2 \cdot a \cdot t \cdot \sigma_\theta = 2R a P$$

$$\Rightarrow \sigma_\theta = \frac{R}{t} P$$

¿ Corte Plano $\perp \hat{r}$? (Discutido en ayudantía).

2o. Nuestro estado:



Rotación en 60° .

Ecaciones para la rotación:

$$\sigma_z' = \frac{(\sigma_z + \sigma_\theta)}{2} + \frac{(\sigma_z - \sigma_\theta)}{2} \cos(120^\circ) + \tau_{z\theta} \sin(120^\circ)$$

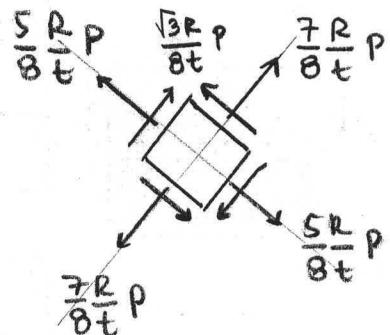
$$\sigma_\theta' = \frac{(\sigma_z + \sigma_\theta)}{2} - \frac{(\sigma_z - \sigma_\theta)}{2} \cos(120^\circ) - \tau_{z\theta} \sin(120^\circ)$$

$$\tau_{z\theta}' = -\frac{(\sigma_z - \sigma_\theta)}{2} \sin(120^\circ) + \tau_{z\theta} \cos(120^\circ)$$

$$\therefore \sigma_z' = \frac{7R}{8t} P$$

$$\sigma_\theta' = \frac{5R}{8t} P$$

$$\tau_{z\theta}' = \frac{\sqrt{3}R}{8t} P$$



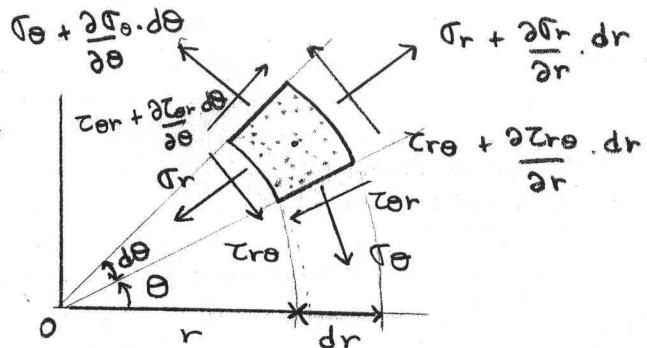
∴ Tensiones de Diseño: ($R = 20 \text{ cm}$, $t = 0.1 \text{ cm}$, $P = 40 \text{ Kg/cm}^2$)

$$\sigma_{NOR} = \frac{5R}{8t} P = 5000 \text{ [Kg/cm}^2]$$

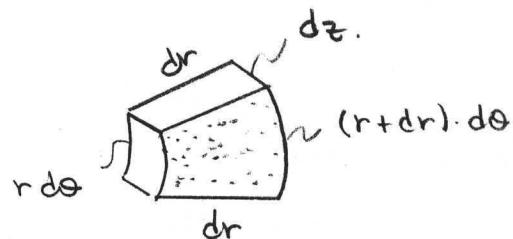
$$\sigma_{TAN} = \frac{\sqrt{3}R}{8t} P = 1732 \text{ [Kg/cm}^2]$$

PROBLEMA 4.

Al igual que para el caso en XY (hecho en clase) se hace equilibrio en un elemento diferencial.

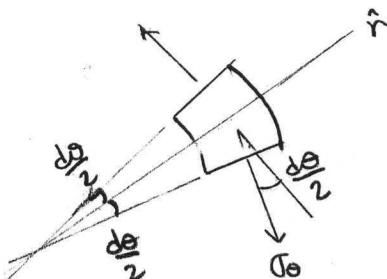


El elemento tiene profundidad dz .



Equilibrio:

$$\begin{aligned} \bullet \sum F_r = 0 \Rightarrow & \left(F_r + \frac{\partial F_r}{\partial r} dr \right) (r+dr)d\theta dz - F_r (r d\theta) dz \\ & + \left(T_{rr} + \frac{\partial T_{rr}}{\partial \theta} d\theta \right) dr \cos\left(\frac{d\theta}{2}\right) dz - T_{rr} dr \cos\left(\frac{d\theta}{2}\right) dz \\ & - \left(F_\theta + \frac{\partial F_\theta}{\partial \theta} d\theta \right) dr \sin\left(\frac{d\theta}{2}\right) dz - F_\theta dr \sin\left(\frac{d\theta}{2}\right) dz = 0. \end{aligned}$$



$$\text{Pero: } \frac{d\theta}{2} \text{ chico: } \rightarrow \cos\left(\frac{d\theta}{2}\right) = 1 \\ \rightarrow \sin\left(\frac{d\theta}{2}\right) = \frac{d\theta}{2}$$

$$\text{Queda: } \cancel{F_r \cdot n \, d\theta dz} + \cancel{F_r dr \, d\theta dz} + \frac{\partial F_r}{\partial r} r dr \, d\theta dz$$

$$+ \frac{\partial F_r}{\partial r} dr^2 \, d\theta dz - \cancel{F_r r \, d\theta dz} + \cancel{T_{rr} dr \, dz} + \frac{\partial T_{rr}}{\partial \theta} d\theta dr \, dz - \cancel{T_{rr} dr \, dz} \\ - \cancel{F_\theta dr \, d\theta dz} - \frac{\partial F_\theta}{\partial \theta} dr^2 \, dz - \cancel{F_\theta dr \, d\theta dz} = 0$$

$$\therefore \sigma_r dr d\theta + \frac{\partial \sigma_r}{\partial r} r dr d\theta + \frac{\partial \tau_{\theta r}}{\partial \theta} dr d\theta - \sigma_\theta dr d\theta = 0$$

$$\Rightarrow \frac{1}{r} \sigma_r + \frac{\partial \sigma_r}{\partial r} + \frac{\partial \tau_{\theta r}}{r \partial \theta} - \frac{1}{r} \sigma_\theta = 0.$$

$$\therefore \frac{1}{r} (\sigma_r - \sigma_\theta) + \frac{\partial \sigma_r}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial \tau_{\theta r}}{\partial \theta} = 0$$

$$\begin{aligned} \cdot \sum F_\theta = 0 &\Rightarrow \left(\sigma_r + \frac{\partial \sigma_r}{\partial r} dr \right) (r + dr) d\theta dz - \sigma_r r d\theta dz \\ &+ \left(\tau_{\theta r} + \frac{\partial \tau_{\theta r}}{\partial \theta} d\theta \right) \sin\left(\frac{d\theta}{2}\right) dr dz + \tau_{\theta r} \sin\left(\frac{d\theta}{2}\right) dr dz \\ &+ \left(\sigma_\theta + \frac{\partial \sigma_\theta}{\partial \theta} d\theta \right) dr \cos\left(\frac{d\theta}{2}\right) dz - \sigma_\theta dr \cos\left(\frac{d\theta}{2}\right) dz = 0. \end{aligned}$$

$$\text{Pero } \cos \frac{d\theta}{2} = 1$$

$$\sin \frac{d\theta}{2} = \frac{d\theta}{2}$$

$$\begin{aligned} \text{Queda: } &\cancel{\sigma_r r d\theta dz} + \cancel{\frac{\partial \sigma_r}{\partial r} dr r d\theta dz} + \cancel{\sigma_r dr d\theta dz} + \cancel{\frac{\partial \sigma_r}{\partial r} dr d\theta dz}^0 \\ &- \cancel{\sigma_r r d\theta dz} + \cancel{\tau_{\theta r} \frac{d\theta}{2} dr dz} + \cancel{\frac{\partial \tau_{\theta r}}{\partial \theta} \frac{d\theta^2}{2} dr dz}^0 + \cancel{\tau_{\theta r} \frac{d\theta}{2} dr dz}^0 \\ &+ \cancel{\sigma_\theta dr dz} + \cancel{\frac{\partial \sigma_\theta}{\partial \theta} d\theta dz dr} - \cancel{\sigma_\theta dr dz} = 0 \end{aligned}$$

$$\therefore \tau_{\theta r} dr d\theta + \frac{\partial \tau_{\theta r}}{\partial r} r dr d\theta + \tau_{\theta r} d\theta dr + \frac{\partial \tau_{\theta r}}{\partial \theta} dr d\theta = 0$$

$$\text{con } \tau_{\theta r} = \tau_{\theta r}$$

$$\Rightarrow \frac{2\tau_{\theta r}}{r} + \frac{\partial \tau_{\theta r}}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial \tau_{\theta r}}{\partial \theta} = 0$$
