



## Trabajo Práctico 3: Estados de Tensiones

### Ejercicio 1.

El conjunto que se muestra en la figura consiste de un núcleo de latón (diámetro  $d_1 = 0.25$  pulg) rodeado por una cubierta de acero (diámetro interior  $d_2 = 0.28$  pulg, diámetro exterior  $d_3 = 0.35$  pulg). Una carga  $P$  comprime el núcleo y la cubierta, que tienen longitudes  $L = 4.0$  in. Los módulos de elasticidad del latón y del acero son  $E_b = 15 \times 10^6$  psi y  $E = 30 \times 10^6$  psi, respectivamente.

- ¿Qué carga  $P$  comprimirá el conjunto en  $0.003$  pulg?
- Si el esfuerzo permisible en el acero es  $22$  klb/pulg<sup>2</sup> y el esfuerzo permisible en el latón es  $16$  klb/pulg<sup>2</sup>, ¿cuál es la carga de compresión permisible  $P_{perm}$ ?
- Expresar los resultados en el SI.

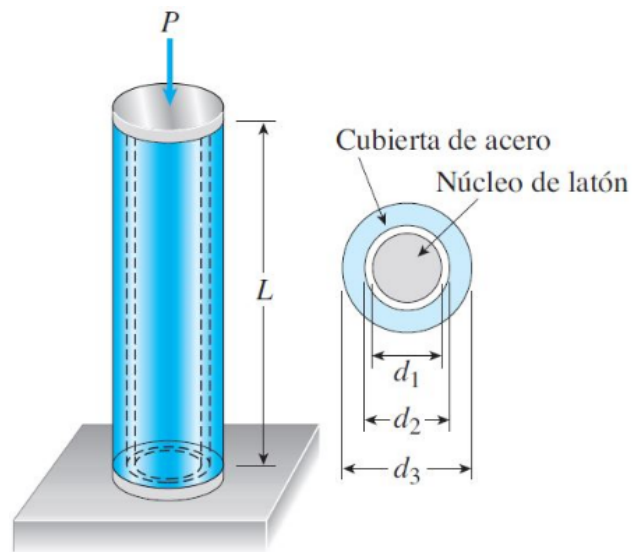


Figura 1: Ejercicio 1.

### Ejercicio 2.

Tres barras prismáticas, dos de material  $A$  y una de material  $B$ , transmiten una carga de tensión  $P$  (consulte la figura). Las dos barras exteriores (material  $A$ ) son idénticas. El área de la sección transversal de la barra central (material  $B$ ) es 50% mayor que el área de la sección transversal de una de las barras exteriores. Además, el módulo de elasticidad del material  $A$  es el doble que el del material  $B$ .

- ¿Qué fracción de la carga  $P$  se transmite por la barra central?
- ¿Cuál es la razón entre esfuerzo en la barra central y esfuerzo en las barras exteriores?
- ¿Cuál es la razón entre la deformación unitaria en la barra central y la deformación unitaria en las barras exteriores?



Figura 2: Ejercicio 2.

### Ejercicio 3.

Dibujar el círculo de Mohr de tensiones para cada uno de los estados planos de tensión de la figura.

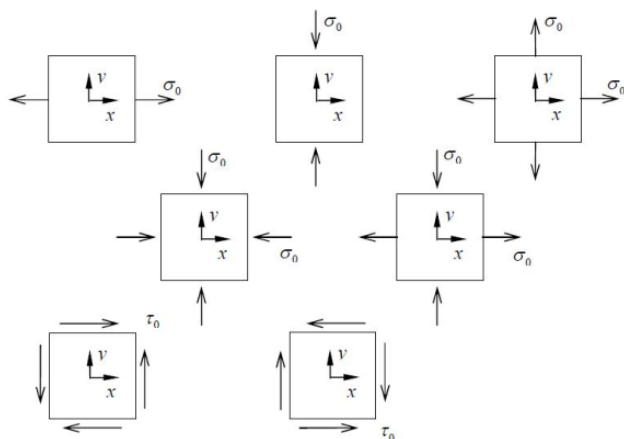


Figura 3: Ejercicio 3.

### Ejercicio 5.

Un elemento en el esfuerzo plano está sometido a los esfuerzos  $\sigma_x = 21 \text{ MPa}$ ;  $\sigma_y = 11 \text{ MPa}$ ;  $\tau_{xy} = 8 \text{ MPa}$ ;  $\theta = 50^\circ$ . Utilizando el círculo de Mohr, determine los esfuerzos que actúan sobre un elemento que forma un ángulo  $\theta$  con respecto al eje  $x$ . Muestre estos esfuerzos en un diagrama de un elemento orientado con un ángulo  $\theta$ . (Nota: el ángulo  $\theta$  es positivo en sentido contrario a las manecillas del reloj y negativo en el sentido opuesto)

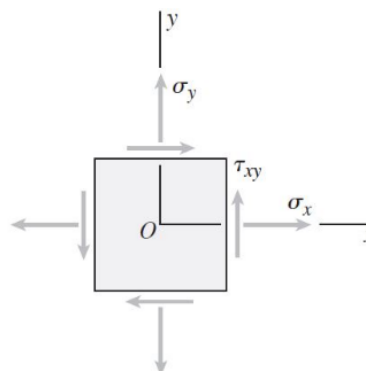


Figura 4: Ejercicio 5.

### Ejercicio 6.

Se encuentra que los esfuerzos que actúan sobre el elemento  $B$  en el alma de una viga de patín ancho son una compresión de  $11000 \text{ lb/pulg}^2$  en dirección horizontal y una compresión de  $3000 \text{ lb/pulg}^2$  en dirección vertical (véase la figura). Además, en la dirección que se muestra, actúan esfuerzos cortante con una magnitud de  $4200 \text{ lb/pulg}^2$ . Determine los esfuerzos que actúan sobre un elemento orientado a  $41^\circ$ , en sentido contrario a las manillas del reloj, con respecto a la horizontal. Muestre estos esfuerzos en el diagrama con dicha orientación. **Expresé los resultados en el SI.**

### Ejercicio 4.

Encuentre las tensiones principales y la orientación de los ejes principales de tensión para los siguientes casos de tensión plana:

- $\sigma_x = 4000 \text{ psi}$ ;  $\sigma_y = 0 \text{ psi}$ ;  $\tau_{xy} = 8000 \text{ psi}$ .
- $\sigma_x = 14000 \text{ psi}$ ;  $\sigma_y = 2000 \text{ psi}$ ;  $\tau_{xy} = -6000 \text{ psi}$ .
- $\sigma_x = -12000 \text{ psi}$ ;  $\sigma_y = 5000 \text{ psi}$ ;  $\tau_{xy} = 10000 \text{ psi}$ .
- $\sigma_x = 10000 \text{ psi}$ ;  $\sigma_y = -4000 \text{ psi}$ ;  $\tau_{xy} = 8000 \text{ psi}$ .
- $\sigma_x = -10000 \text{ psi}$ ;  $\sigma_y = 20000 \text{ psi}$ ;  $\tau_{xy} = -6000 \text{ psi}$ .

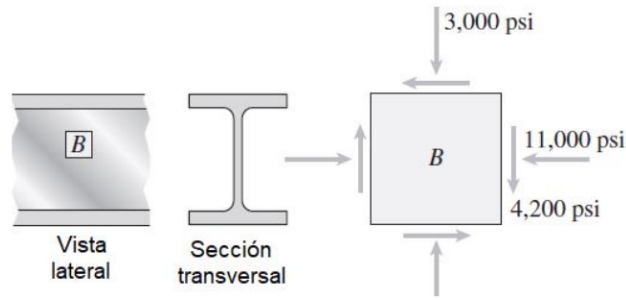


Figura 5: Ejercicio 6.

### Ejercicio 7.

Una placa rectangular de dimensiones  $3 \text{ pulg} \times 5 \text{ pulg}$  está formada por dos placas triangulares soldadas (ver figura). La placa está sometida a un esfuerzo de tensión de  $500 \text{ lb/pulg}^2$  en el lado corto y a un esfuerzo de compresión de  $350 \text{ lb/pulg}^2$  en el lado largo. Determine el esfuerzo normal  $\sigma_w$  que actúa en sentido perpendicular al cordón de soldadura y el esfuerzo cortante  $\tau_w$  que actúa paralelo al cordón. Suponga que el esfuerzo normal  $\sigma_w$  es positivo cuando actúa en tensión contra la soldadura y que el esfuerzo cortante  $\tau_w$  es positivo cuando actúa en sentido antihorario contra ella, ver Figura 6. **Expresé los resultados en el SI.**

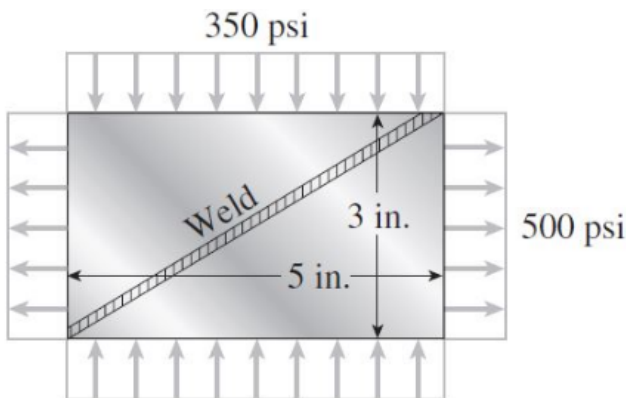


Figura 6: Ejercicio 7.

### Ejercicio 8.

Muestre que si se describe un estado general de tensión en coordenadas cilíndricas, el requisito de que  $\sum F = 0$  conduce a las siguientes tres ecuaciones:

$$\begin{aligned} \frac{\partial \sigma_r}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial \tau_{r\theta}}{\partial \theta} + \frac{\partial \tau_{rz}}{\partial z} + \frac{\sigma_r - \sigma_\theta}{r} &= 0, \\ \frac{\partial \tau_{r\theta}}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial \sigma_\theta}{\partial \theta} + \frac{\partial \tau_{\theta z}}{\partial z} + 2 \frac{\tau_{r\theta}}{r} &= 0, \\ \frac{\partial \tau_{rz}}{\partial z} + \frac{1}{r} \frac{\partial \tau_{\theta z}}{\partial \theta} + \frac{\partial \sigma_z}{\partial z} + \frac{\tau_{zr}}{r} &= 0. \end{aligned}$$

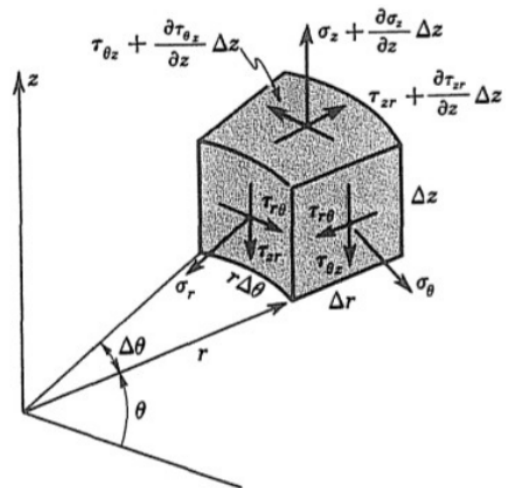


Figura 7: Ejercicio 8.

### Ejercicio 9.

Considere una recipiente cilíndrico de pared delgada de radio interno  $r$  y espesor  $t$ , con tapas, sometido a presión. Demuestre que las tensiones principales en la pared del cilindro están dadas aproximadamente por las siguientes ecuaciones, cuando el cilindro contiene una presión interna  $p$ :

$$\sigma_r = 0, \quad \sigma_\theta = \frac{pr}{t}, \quad \sigma_z = \frac{pr}{2t}.$$

### Ejercicio 10.

Considere un cilindro de pared delgada de radio interno  $r$  y espesor  $t$ . Si el cilindro está sujeto a una presión interna  $p$  y una fuerza axial  $F$ , demuestre que las direcciones  $r, \theta, z$  son las principales direcciones de tensión. Muestre también que si la pared es tan delgada que  $t/r \ll 1$ , entonces las tensiones en la pared de la tubería están dadas aproximadamente por:

$$\sigma_r = 0, \quad \sigma_\theta = \frac{pr}{t}, \quad \sigma_z = \frac{F}{2\pi rt}$$

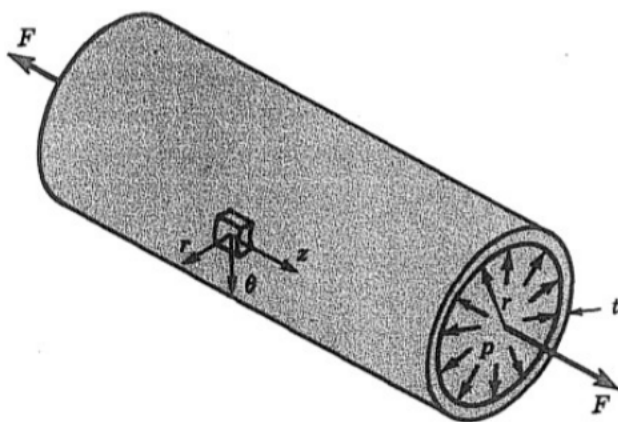


Figura 8: Ejercicio 10.

### Ejercicio 11.

Un tubo de pared delgada con los extremos abiertos tiene un radio de  $25 \text{ cm}$  un espesor de  $2,5 \text{ cm}$ . Se le somete a una presión interna  $p$  y una fuerza axial  $F$ . Hallar el valor de  $p$  y  $F$  en los dos casos siguientes

- $\sigma_m = 1050 \text{ kg/cm}^2$ ;  $\sigma_n = 300 \text{ kg/cm}^2$ ;  $\tau_{mn} = ?$
- $\sigma_m = 1050 \text{ kg/cm}^2$ ;  $\sigma_n = 1050 \text{ kg/cm}^2$ ;  $\tau_{mn} = ?$
- Expresar los resultados en el SI.

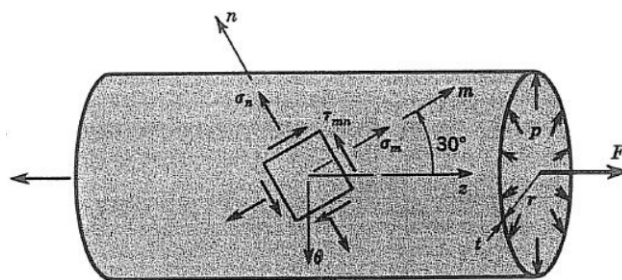


Figura 9: Ejercicio 11.

## Ejercicio 12.

Se fabricará un recipiente a presión largo, cilíndrico con extremos cerrados enrollando una tira de plástico de espesor  $t$  y ancho  $w$  en una hélice y haciendo una junta fundida continua, como se ilustra. Se desea someter la junta fusionada a una tensión de tracción de solo el 80 por ciento del máximo en el plástico base. ¿Cuál es el ancho máximo permitido  $w$  de la tira?

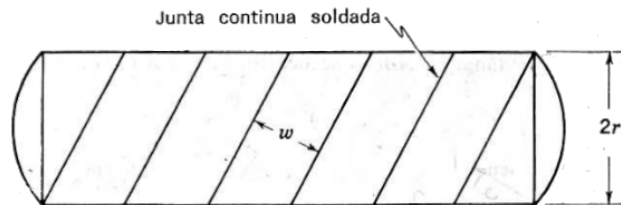


Figura 10: Ejercicio 12.

## Ejercicio 13.

Los recipientes a presión livianos a menudo usan filamentos de vidrio para resistir las fuerzas de tracción y usan resina *epoxi* como aglutinante. Encuentre el ángulo de enrollamiento,  $\alpha$  de los filamentos cuando los extremos del recipiente están cerrados de manera que las fuerzas de tracción en los filamentos sean iguales (ver Ejercicio 9).

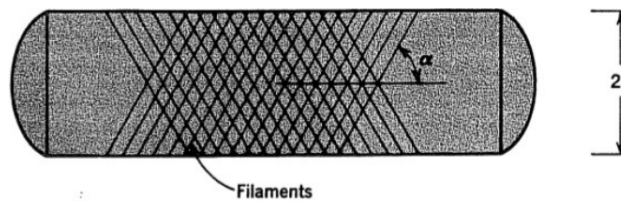


Figura 11: Ejercicio 13.