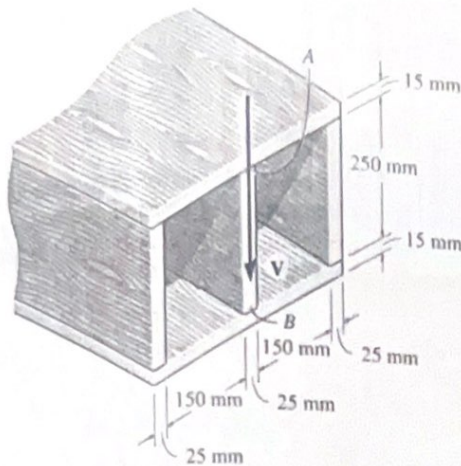


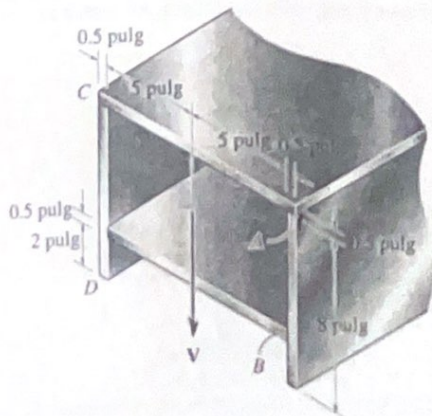
7-63. La trabe en caja está sometida a una fuerza cortante $V = 15 \text{ kN}$. Determine (a) el flujo cortante desarrollado en el punto B y (b) el flujo cortante máximo en el alma AB de la trabe.



Prob. 7-63

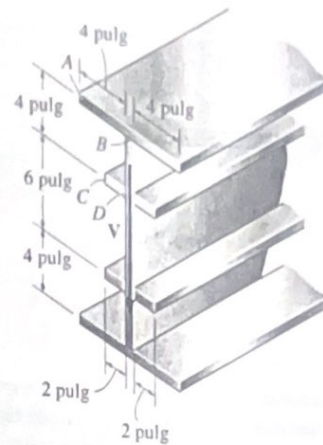
*7-64. La viga está sometida a una fuerza cortante $V = 5 \text{ klb}$. Determine el flujo cortante en los puntos A y B .

7-65. La viga está formada por cuatro placas y está sometida a una fuerza cortante $V = 5 \text{ klb}$. Determine el flujo cortante máximo en la sección transversal.



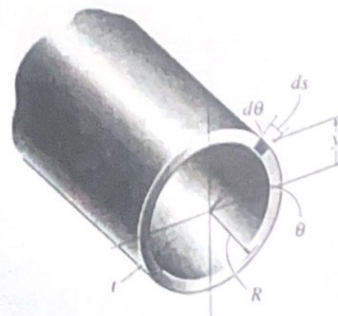
Probs. 7-64/65

7-66. La viga reforzada está construida con placas con espesor de 0.25 pulg. Si está sometida a una fuerza cortante $V = 8 \text{ klb}$, determine la distribución del flujo cortante en los segmentos AB y CD de la viga. ¿Cuál es la fuerza cortante resultante soportada por esos segmentos? También, esboce cómo se distribuye el flujo cortante en la sección transversal. Las dimensiones verticales están referidas a la línea central de cada segmento horizontal.



Prob. 7-66

7-67. Determine la variación del esfuerzo cortante sobre la sección transversal del tubo de pared delgada en función de la elevación y y demuestre que $\tau_{\max} = 2V/A$, donde $A = 2\pi R t$. Sugerencia: escoja un elemento diferencial de área $dA = R t d\theta$. Con $dQ = y dA$, exprese Q para una sección circular de θ a $(\pi - \theta)$ y demuestre que $Q = 2R^2 t \cos \theta$, donde $\cos \theta = \sqrt{(R^2 - y^2)^{1/2}}/R$.



Prob. 7-67

* Fuente: Mecánica de Materiales - Hibbeler 6^{ta}

* Resolución Prob. 7-67

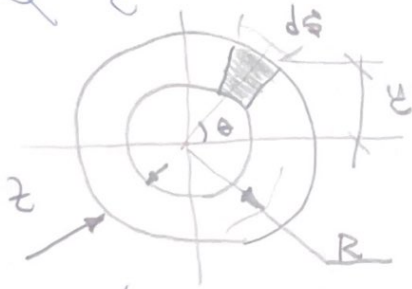
t : espesor de tubería

R : radio medio (1*)

$$dA = R d\theta \dots (1)$$

$$dQ = y dA$$

$$dQ = y R t d\theta \dots (2)$$



Del gráfico
 $y = R \sin \theta \dots (3)$

Reempl. (3) en (2)

$$dQ = R^2 t \sin \theta d\theta$$

$$Q = \int_{\theta}^{\pi-\theta} R^2 t \sin \theta d\theta$$

$$Q = R^2 t (-\cos \theta) \Big|_{\theta}^{\pi-\theta}$$

$$Q = R^2 t [-\cos(\pi-\theta) - (-\cos \theta)]$$

$$Q = 2 R^2 t \cos \theta$$

Parábola Q''



$$dI = y^2 dA$$

$$dI = y^2 R t d\theta$$

$$dI = (R \sin \theta)^2 R t d\theta$$

$$dI = R^3 t \sin^2 \theta d\theta$$

$$I = \int_0^{2\pi} R^3 t \sin^2 \theta d\theta$$

$$I = R^3 t \int_0^{2\pi} \frac{1 - \cos 2\theta}{2} d\theta$$

$$= \frac{R^3 t}{2} \left[\theta - \frac{\sin 2\theta}{2} \right] \Big|_0^{2\pi}$$

$$= \frac{R^3 t}{2} [2\pi - 0]$$

$$I = \pi R^3 t \dots (4)$$

$$\tau = \frac{VQ}{It}; \text{ reempl. (3) y (4)}$$

$$= \frac{V(2R^2 t \cos \theta)}{\pi R^3 t (2t)}$$

$$\tau = \frac{V \cos \theta}{\pi R t}$$

$$\tau_{\max} \Rightarrow \theta = 0^\circ$$

$$\therefore \tau_{\max} = V / \pi R t \dots (5)$$

$$A = 2 \pi R t \dots (6)$$

$$\tau_{\max} = 2V/A$$

Luis Quipe
 Perú 27-11-23