

Datos:

$$P, \sqrt{y}, L = \sqrt{3}l, N$$

Flexión: $P \cdot l$

Torsión: $P \cdot L$

$$\sigma = \frac{M \cdot r}{I} \quad \tau = \frac{T \cdot r}{J}$$

$$I_0 = \frac{\pi r^4}{4} = \frac{\pi D^4}{64}$$

$$J = \frac{\pi r^4}{2} = \frac{\pi D^4}{32}$$

$$\sigma = \frac{P \cdot l \cdot D}{\frac{2 \pi D^4}{64}} = \frac{32 P l}{\pi \cdot D^3} \quad ; \quad \tau = \frac{P \cdot L \cdot D}{\frac{2 \pi D^4}{32}} = \frac{16 P L}{\pi D^3}$$

Eslores principales

$$\sigma_{1,2} = \frac{\sigma_x}{2} \pm \sqrt{\left(\frac{\sigma_x}{2}\right)^2 + \tau_{xy}^2}$$

$$\sigma_{1,2} = \frac{16 P l}{\pi D^3} \pm \sqrt{\left(\frac{16 P l}{\pi D^3}\right)^2 + \left(\frac{16 P L}{\pi D^3}\right)^2}$$

$$= \frac{16 P}{\pi D^3} \left[l \pm \sqrt{l^2 + 3l^2} \right] = \frac{16 P}{\pi D^3} \left[l \pm 2l \right]$$

$$\sigma_1 = \frac{48 l P}{\pi D^3} \quad ; \quad \sigma_2 = -\frac{16 l P}{\pi D^3}$$

Criterio de Tresca:

$$|\sigma_1 - \sigma_2| \leq \frac{\sigma_y}{N} \Rightarrow \left| \frac{48Pl}{\pi D^3} + \frac{16Pl}{\pi D^3} \right| \leq \frac{\sigma_y}{N}$$

$$\left| \frac{64Pl}{\pi D^3} \right| \leq \frac{\sigma_y}{N} \Rightarrow \boxed{D \geq \left(\frac{64PlN}{\pi \sigma_y} \right)^{1/3}}$$

Criterio Von Mises

$$\sigma_1^2 - \sigma_1 \sigma_2 + \sigma_2^2 \leq \left(\frac{\sigma_y}{N} \right)^2$$

$$\left(\frac{48Pl}{\pi D^3} \right)^2 - \left(\frac{48Pl}{\pi D^3} \right) \left(\frac{16Pl}{\pi D^3} \right) + \left(\frac{16Pl}{\pi D^3} \right)^2$$

$$\frac{Pl}{\pi D^3} \left(48^2 - 48 \cdot 16 + 16^2 \right)^{1/2} \leq \frac{\sigma_y}{N}$$

2304 - 768 + 256
1792

$$\frac{42,33 Pl}{\pi D^3} \leq \frac{\sigma_y}{N} \Rightarrow$$

$$\boxed{D \geq \left(\frac{42,33 PlN}{\pi \sigma_y} \right)^{1/3}}$$

EJEMPLO 10.14

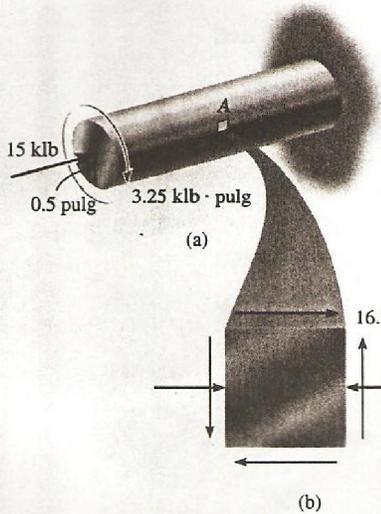


Fig. 10-41

El eje macizo de la figura 10-41a tiene 0.5 pulg de radio, y es de acero con esfuerzo de fluencia $\sigma_Y = 36$ klb/pulg². Determinar si las cargas hacen fallar al eje, de acuerdo con la teoría del esfuerzo cortante máximo, y con la teoría de la energía de distorsión máxima.

Solución

El estado de esfuerzo en el eje se debe a la fuerza axial y al par de torsión. Como el esfuerzo cortante máximo causado por el par de torsión está en la superficie externa del material,

$$\sigma_x = -\frac{P}{A} = \frac{15 \text{ klb}}{\pi(0.5 \text{ pulg})^2} = -19.10 \text{ klb/pulg}^2$$

$$\tau_{xy} = \frac{Tc}{J} = \frac{3.25 \text{ klb} \cdot \text{pulg} (0.5 \text{ pulg})}{\frac{\pi}{2} (0.5 \text{ pulg})^4} = 16.55 \text{ klb/pulg}^2$$

Los componentes del esfuerzo se muestran actuando sobre un elemento de material en un punto A, en la figura 10-41b. En vez de usar el círculo de Mohr, también se pueden obtener los esfuerzos principales con las ecuaciones de transformación de esfuerzo, ecuación 9-5.

$$\begin{aligned} \sigma_{1,2} &= \frac{\sigma_x + \sigma_y}{2} \pm \sqrt{\left(\frac{\sigma_x + \sigma_y}{2}\right)^2 + \tau_{xy}^2} \\ &= \frac{-19.10 + 0}{2} \pm \sqrt{\left(\frac{-19.10 - 0}{2}\right)^2 + (16.55)^2} \\ &= -9.55 \pm 19.11 \\ \sigma_1 &= 9.56 \text{ klb/pulg}^2 \\ \sigma_2 &= -28.66 \text{ klb/pulg}^2 \end{aligned}$$

Teoría del esfuerzo cortante máximo. Como los esfuerzos principales tienen signos contrarios, entonces, según la sección 9.7, el esfuerzo cortante máximo absoluto estará en el plano y así, aplicando la segunda de las ecuaciones 10-27, se obtiene

$$\begin{aligned} |\sigma_1 - \sigma_2| &\leq \sigma_Y \\ |9.56 - (-28.66)| &\stackrel{?}{\leq} 36 \\ 38.2 &> 36 \end{aligned}$$

Entonces, de acuerdo con esta teoría, habrá falla del material por cortante.

Teoría de la energía de distorsión máxima. Al aplicar la ecuación 10-30, se obtiene

$$\begin{aligned} (\sigma_1^2 - \sigma_1\sigma_2 + \sigma_2^2) &\leq \sigma_Y^2 \\ [(9.56)^2 - (9.56)(-28.66) - (-28.66)^2] &\stackrel{?}{\leq} (36)^2 \\ 1187 &\leq 1296 \end{aligned}$$

Si se usa esta teoría no habrá falla.

PROBL

10-63. Usando la teoría de los esfuerzos principales...

*10-64. Usando la teoría de los esfuerzos principales...

10-65. La placa de 105 klb/pulg² determine si falla a la placa, si $0.5\sigma_x$.

10-66. Resuelva para la energía máxima...

10-67. El esfuerzo de fluencia del magnesio es de este material determine la falla de acuerdo con la teoría de los esfuerzos principales.

*10-68. Resuelva para la energía de distorsión...

10-69. Si un eje está sometido a un esfuerzo de torsión que se resuelva de la teoría de la energía de distorsión...

10-70. Resuelva para el esfuerzo cortante...

EJEMPLO 10.13

El eje macizo de hierro colado de la figura 10-40a está sometido a un par de torsión de $T = 400 \text{ lb} \cdot \text{pie}$. Determinar su radio mínimo para que no falle, de acuerdo con la teoría del esfuerzo normal máximo. Un espécimen de hierro colado, probado en tensión, tiene esfuerzo último $(\sigma_{ult})_t = 20 \text{ klb/pulg}^2$.

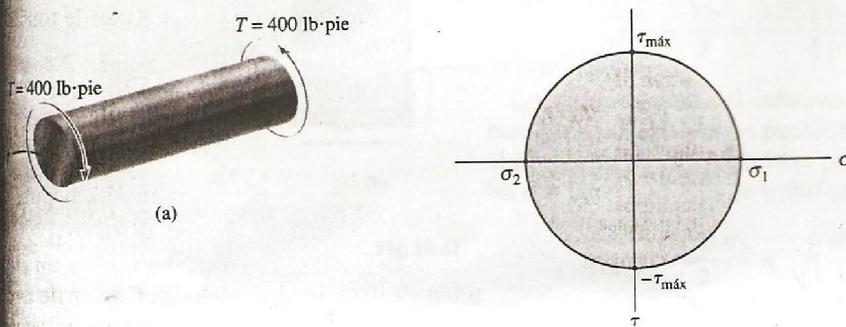


Fig. 10-40

Solución

El esfuerzo crítico o máximo está en un punto ubicado sobre la superficie del eje. Suponiendo que el eje tenga radio r , el esfuerzo cortante es

$$\tau_{\text{máx}} = \frac{Tc}{J} = \frac{(400 \text{ lb} \cdot \text{pie})(12 \text{ pulg/pie})r}{(\pi/2)r^4} = \frac{3055.8 \text{ lb} \cdot \text{pulg}}{r^3}$$

El círculo de Mohr para este estado de esfuerzo (cortante puro) se ve en la figura 10-40b. Como $R = \tau_{\text{máx}}$, entonces

$$\sigma_1 = -\sigma_2 = \tau_{\text{máx}} = \frac{3055.8 \text{ lb} \cdot \text{pulg}}{r^3}$$

La teoría del esfuerzo normal máximo, ecuación 10-31, requiere que

$$\begin{aligned} |\sigma_1| &\leq \sigma_{\text{últ}} \\ \frac{3055.8 \text{ lb} \cdot \text{pulg}}{r^3} &\leq 20\,000 \text{ lb/pulg}^2 \end{aligned}$$

Así, el radio mínimo del eje se calcula con

$$\frac{3055.8 \text{ lb} \cdot \text{pulg}}{r^3} = 20\,000 \text{ lb/pulg}^2$$

$$r = 0.535 \text{ pulg}$$

Resp.