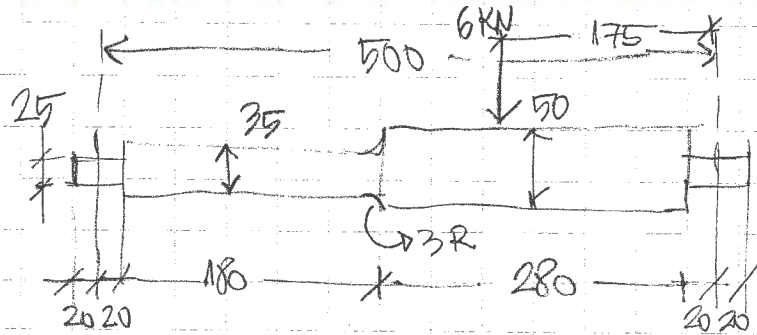


El eje giratorio de la figura está fabricado con ACERO AISI 1020 estirado en frío. Se somete a una fuerza de 6 kN.

Encuentre el factor de seguridad mínimo contra la fatiga con base en la vida infinita.

\* Si la vida no es infinita, estime el número de ciclos.

\* Asegúrese de verificar contra la fluencia.



Dimensiones en milímetros  
Eje mecanizado.

Solución: Sección de análisis  $D=50\text{mm} / D=35\text{mm}$

ACER AISI 1020 - CD  $\Rightarrow S_{ut} = 470 \text{ MPa} = 68 \text{ kpsi}$

$S_{yt} = 390 \text{ MPa} = 57 \text{ kpsi}$

$S_e = 0.5 S_{ut} = 235 \text{ MPa} = 34 \text{ kpsi}$

1) RESISTENCIA LIMITE A LA FATIGA

1.1 Factores de Merit

$k_a = 4.51 (\sqrt{470})^{-0.265} = 0.88$

$k_b = (35/7.62)^{-0.107} = 0.85$  (Eje rotatorio)

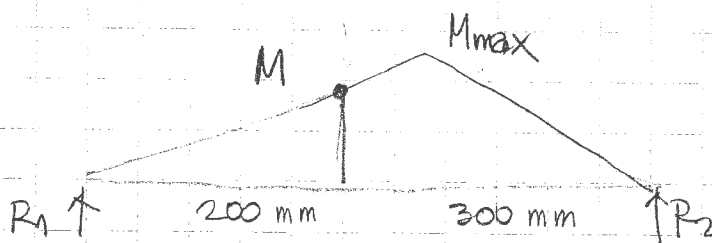
$k_c = 1.0$  (flexión)

$S_e = 0.88 \times 0.85 \times 235 = 175.78 \text{ MPa} = 25.432 \text{ kpsi}$

$S_e = 175.78 \text{ MPa} = 25.432 \text{ kpsi}$

2) ESFUERZOS EN EL EJE

2.1 Diagrama de Momento:



$R_1 = 2.1 \text{ kN}$

$R_2 = 3.9 \text{ kN}$

$M_{max} = 682.5 \text{ kN} \cdot \text{mm}$

$M = 420 \text{ kN} \cdot \text{mm}$

obs: este problema corresponde a un caso de cargas variable fluctuantes con  $M_m = 0$   
Carga completamente invertida  $\Rightarrow$  Diagrama S-N

2.1) Esfuerzos nominales:

$$\sigma_0 = \frac{Mc}{I} = \frac{32 M}{\pi d^3} = \frac{420 \times 10^3 \text{ N}\cdot\text{mm} \times 32}{\pi (35)^3} = 99.78$$

2.2) Factor de concentración de esfuerzos a la fatiga  $K_t$

A-15 y Shigley (Flexión)  $\left. \begin{array}{l} D/d = 50/35 = 1.43 \\ r/d = 3/35 = 0.086 \end{array} \right\} K_t = 1.7$

Sensibilidad a la muesca  $\left. \begin{array}{l} r = 3 \text{ mm} \\ S_{ut} = 68 \text{ kpsi} \end{array} \right\} q = 0.8$

Con la fórmula de Neuber (Flexión)

$$\sqrt{a} = 0.246 - 3.08 \times 10^{-3} (68) + 1.51 \times 10^{-5} (68)^2 - 2.67 \times 10^{-8} (68)^3$$

$$\sqrt{a} = 0.09799$$

$$\sqrt{r} = \sqrt{3/25.4} = 0.3437$$

$$\sqrt{a}/\sqrt{r} =$$

$$q = \left(1 + \frac{\sqrt{a}}{\sqrt{r}}\right)^{-1} = 0.79$$

$$K_f = 1 + q(K_t - 1) = 1 + 0.8(1.7 - 1) = 1.56$$

2.2) Esfuerzo maximo:

$$\sigma = K_f \cdot \sigma_0 = 1.56 \times 99.78 \text{ MPa} = 155.66 \text{ MPa}$$

$$\sigma < S_e = 175.78 \text{ (MPa)} \text{ Vida infinita}$$

$$n_f = S_e/\sigma = 175.78/155.66 = 1.30$$

2.3) Vida finita: Diagrama S-N (f, a, b)

$$S_{ut} = 68 \text{ kpsi} < 470 \text{ kpsi} \Rightarrow f = 0.9$$

$$a = (f \cdot S_{ut})^2 / S_e = (0.9 \times 470)^2 / 175.78$$

$$a = 1017.9 \text{ (MPa)}$$

$$b = -\frac{1}{3} \left( \log \left( \frac{f \cdot S_{ut}}{S_e} \right) \right) = -\frac{1}{3} \log \left( \frac{0.9(470)}{175.78} \right) = -0.127$$

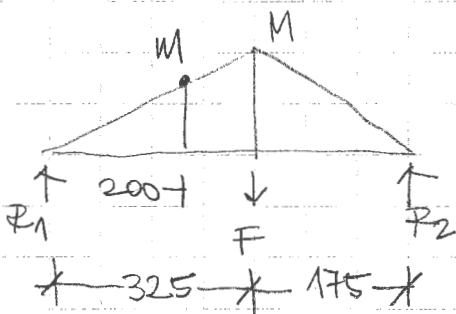
La curva de resistencia a la fatiga se representa por:  $S_f = aN^b$   
 La cantidad de ciclos hasta la falla se obtiene como:

$$N = \left( \frac{\sigma_{rev}}{a} \right)^{\frac{1}{b}} = \left( \frac{200}{1017.9} \right)^{-0.127} \approx 3.7 \times 10^3 \text{ ciclos}$$

Suponiendo (200 MPa)

3) Determinar el  $\bar{F}$  máximo para vida infinita

$$\Rightarrow \sigma = K_f \cdot \sigma_0 \geq S_e$$



$$R_1 = 175/500 F$$

$$R_2 = 325/500 F$$

$$M_{max} = 175/500 F \times 325 = 113.75 F$$

$$M_{max} = 325/500 F \times 175 = 113.75 F$$

$$M = R_1 \times 200 = 70 F$$

3.1) Esfuerzo máximo

$$\sigma = K_f \sigma_0 = 1.56 \times \frac{32M}{\pi d^3} = 1.56 \times \frac{32 \times 70F}{\pi d^3} = 0.02594 F$$

$$\sigma = 0.02594 F < S_e = 175.78 \Rightarrow F = 6776 \text{ N} = 6.78 \text{ kN}$$

$$\text{Usando f.s.} = 1.5 \Rightarrow \frac{F}{1.5} = 4.52 \text{ kN}$$