5 teorías de rotura

1- Máxima tensión corte (GUEST):

$$\frac{\sigma_T}{C_s} = \sigma_{adm} \ge \sqrt{(\sigma_x - \sigma_y)^2 + 4 \ \tau_{xy}^2}$$

2- Máxima tensión normal:

$$\frac{\sigma_{RT}}{C_s} = \sigma_{adm} \ge \frac{\sigma_x + \sigma_y}{2} + \frac{1}{2} \sqrt{(\sigma_x - \sigma_y)^2 + 4~\tau_{xy}^2}$$

3- Deformaciones principales:

$$\frac{\sigma_{RT}}{C_s}; \frac{\sigma_{RC}}{C_s} = \sigma_{adm}$$

$$\sigma_{adm} \geq (\sigma_x - \sigma_y) \left(\frac{1-\mu}{2}\right) \pm \frac{1+\mu}{2} \sqrt{(\sigma_x - \sigma_y)^2 + 4~\tau_{xy}^2}$$

4- Energía deformación

$$\sigma_{adm} = \frac{\sigma_f}{Cs} \ge \sqrt{\sigma_x^2 + \sigma_y^2 - 2\mu\sigma_x\sigma_y + 2(1+\mu)\tau_{xy}^2}$$

5- Energía distorión:

$$\sigma_{adm} = \frac{\sigma_f}{Cs} \ge \sqrt{\sigma_x^2 - \sigma_x \sigma_y + \sigma_y^2 + 3\tau_{xy}^2}$$

(1,4,5 → material dúctil) (2,3 → material frágil)

NOMENCLATURA

 σ_T tensión tracción tensión compresión σ_C tensión fluencia σ_f tensión admisible σ_{adm} Coeficiente de seguridad Cs

Deformaciones

$$e = \frac{l - l_0}{l_0}$$

- e = alargamiento especifico.
- l = longitud "final"
- l_0 = longitud inicial

$$\sigma = E e$$

Para deformaciones producidas por torsión

$$\tau_{xy} = G \gamma$$
 $G = \frac{E}{2(1+\mu)}$

- τ = tensión tangencial
- γ = angulo distorsión
- l_0 = longitud inicial

Cargas dinámicas

Solicitud dinámica axial

$$\delta = \delta_{est} \left(1 + \sqrt{1 + \frac{v^2}{g \ \delta_{est}}} \right)$$

- δ_{est} alargamiento estático
- v velocidad
- g gravedad

$$\sigma_{din} = \sigma_{est} \left(1 + \sqrt{1 + \frac{2 \ h}{\delta_{est}}} \right)$$

- $\sigma_{est/din}$ tensión estatica/dinamica
- h altura

Tensiones variables

Consideraciónes/Recordatorios

$$\tau_f = 0.6 \ \sigma_f \ \bigg| \ \tau_{max} = \frac{MT}{Wp} = \frac{MT \ 16}{Pi \ D^3}$$

$$\sigma_m = \frac{\sigma_{max} + \sigma_{min}}{2}$$

Tension media tension alternada
$$\sigma_m = \frac{\sigma_{max} + \sigma_{min}}{2} \qquad \sigma_a = \frac{\sigma_{max} - \sigma_{min}}{2}$$

Criterio Soderberg $Cs = \frac{\sigma_f}{\sigma_m + \sigma_a * K_f * \frac{\sigma_f}{\sigma_w^*}}$ $Cs = \frac{\tau_f}{\tau_m + \tau_a * K_f * \frac{\tau_f}{\tau^*}}$

Factores de concentración
$$K_t = \frac{\sigma_{m\acute{a}x}}{\sigma_{nominal}}$$
, sale de ábaco. $K_f = 1 + q * (K_t - 1)$

- q Indice de entalladura \rightarrow Syrson
- K_t factor geométrico
- K_f factor geométrico, tamaño absoluto.

Coef. seguridad

Cond. Estática Cond. Estática Cond. Fatíga $Cs = \frac{\sigma_f}{\sigma_{m\acute{a}x}} = \frac{\sigma_f}{\sigma_m + \sigma_a} \quad Cs = \frac{\sigma_w^*}{\sigma_a * K_f}$ Cond. Fatíga K_f solo si hay concentración

> **VIDA Finita**

Condicionando cantidad de RPMs/ciclos

$$m = \frac{1}{3}log_{10}\left(\frac{0.9\sigma_R}{\sigma_w}\right) \quad b = log_{10}\left(\frac{0.9\sigma_R^2}{\sigma_w}\right)$$

$$\begin{bmatrix} 10^b \end{bmatrix}$$

$$\sigma_{wN} = \left[\frac{10^b}{N_{(RPM)}^m}\right] \quad N_{(RPM)} = \sqrt[m]{\frac{10^b}{\sigma_{wN}}}$$

$$CL = \frac{\sigma_{wN}}{\sigma_{wN}}$$

Vida restante en caso de sobrecarga

$$m = \frac{1}{3} log_{10} \left(\frac{0.9\sigma_R}{\sigma_w^*} \right) \quad b = log_{10} \left(\frac{0.9\sigma_R^2}{\sigma_w^*} \right)$$

$$Nb_{(RPM)} = \left[\frac{10^b}{\sigma_N}\right]^{\frac{1}{m}} \quad Nc = Nb - Na$$

la nueva tension:
$$\sigma'_{w} = \left[\frac{10^{b'}}{N_{(RPM)}^{m'}}\right]$$

$$m' = \frac{log_{10}(0,9\sigma_R) - log_{10}(\sigma_N)}{log_{10}Nc - log_{10}10^3}$$
$$b' = log_{10}(0,9\sigma_R) + m' (log_{10}10^3)$$

$$b' = log_{10}(0.9\sigma_R) + m' (log_{10}10^3)$$