

TEORIAS DE LOS ESTADOS LIMITES

- Estado Límite de un punto
- Estado Límite de una sección
- Estado Límite de la estructura

HIPÓTESIS

- Cuerpo continuo
- Material isótropo y homogéneo
- Deformaciones infinitamente pequeñas
- Linealidad mecánica
- Linealidad cinemática
- Linealidad estática
- Principio de superposición de efectos
- Principio de Saint Venant

Relación Tensión - Deformación

$$\varepsilon_{xx} = \frac{1}{E} (\sigma_x - \mu\sigma_y - \mu\sigma_z)$$

$$\varepsilon_{xy} = \frac{\gamma_{xy}}{2} = \frac{\tau_{xy}}{2G}$$

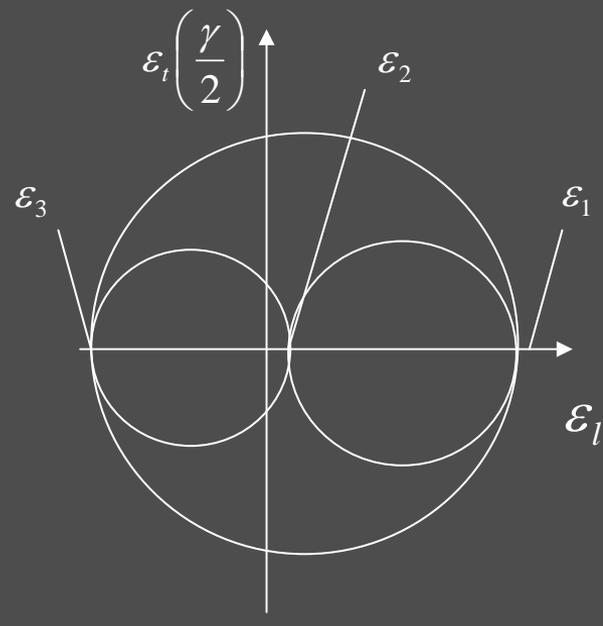
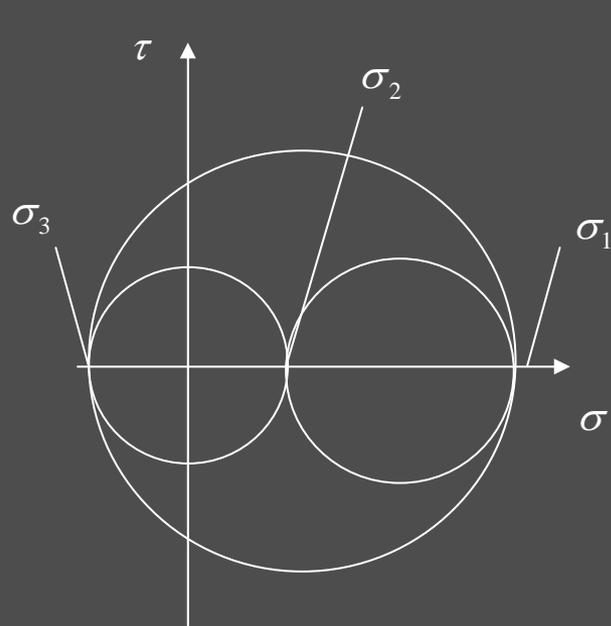
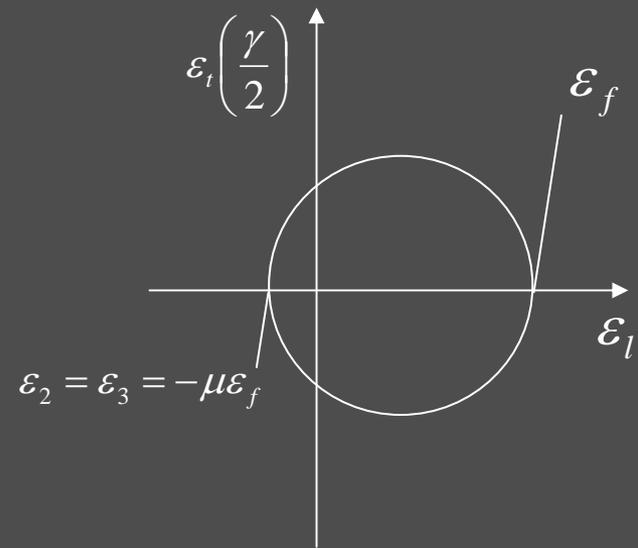
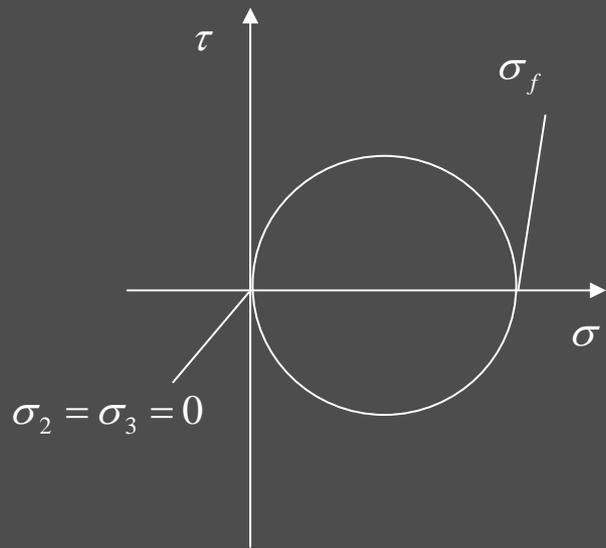
$$\varepsilon_{yy} = \frac{1}{E} (\sigma_y - \mu\sigma_x - \mu\sigma_z)$$

$$\varepsilon_{yz} = \frac{\gamma_{yz}}{2} = \frac{\tau_{yz}}{2G}$$

$$\varepsilon_{zz} = \frac{1}{E} (\sigma_z - \mu\sigma_x - \mu\sigma_y)$$

$$\varepsilon_{zx} = \frac{\gamma_{zx}}{2} = \frac{\tau_{zx}}{2G}$$

$$\varepsilon_V = \varepsilon_{xx} + \varepsilon_{yy} + \varepsilon_{zz} = \frac{1-2\mu}{E} (\sigma_x + \sigma_y + \sigma_z) = \frac{1-2\mu}{E} I_\sigma^1$$



Teorías de estados límites

Indicadores

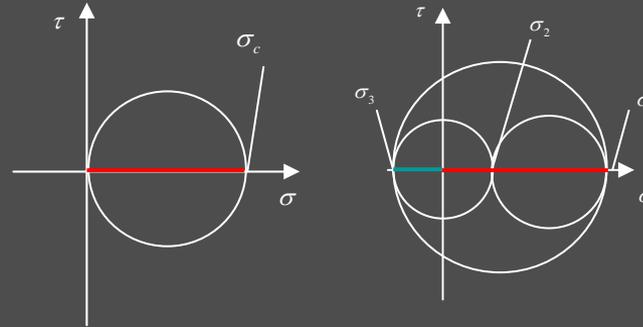
1. Máxima tensión normal (Rankine)
2. Máxima tensión tangencial (Tresca)
3. Máxima deformación longitudinal (Saint-Venant)
4. Energía total de deformación (Beltrami)
5. Energía de distorsión (Von Mises)
6. Tensión tangencial octaédrica

Teoría empírica

Teoría de Mohr

Máxima tensión normal (Rankine)

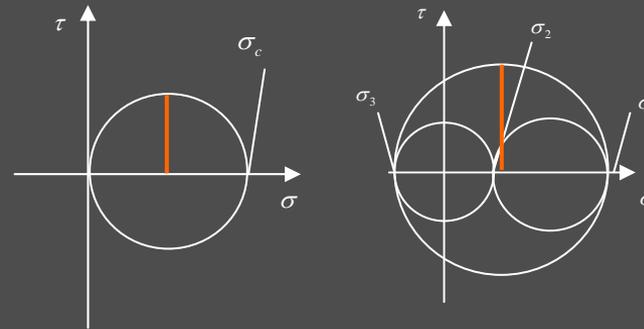
$$\sigma_c = \sigma_1$$



Máxima tensión tangencial (Tresca)

$$\frac{\sigma_c}{2} = \frac{\sigma_1 - \sigma_3}{2}$$

$$\sigma_c = \sigma_1 - \sigma_3$$



Estado de Corte o
resbalamiento puro
 $\sigma_1 = -\sigma_3$ $\sigma_2 = 0$

$$\sigma_c = 2\sigma_1$$

$$\sigma_1 = \tau_M = 0.5 \sigma_c$$

Máxima deformación longitudinal (Saint-Venant)

$$\varepsilon_c = \varepsilon_1$$

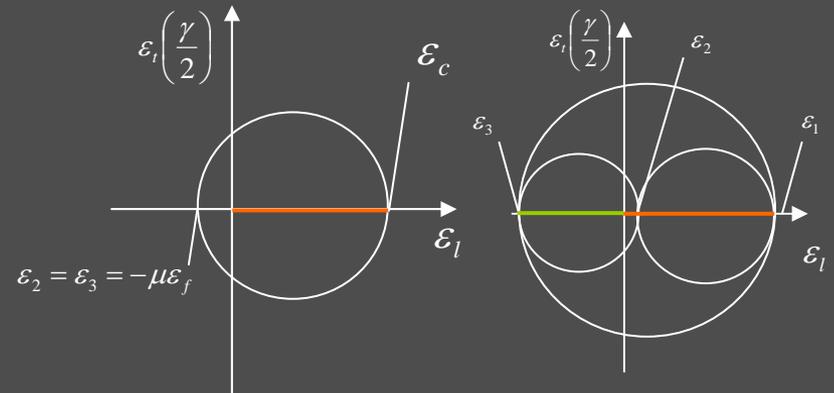
$$\frac{1}{E} \sigma_c = \frac{1}{E} (\sigma_1 - \mu \sigma_2 - \mu \sigma_3)$$

$$\sigma_c = \sigma_1 - \mu \sigma_2 - \mu \sigma_3$$

Estado de Corte o
resbalamiento puro

$$\sigma_1 = -\sigma_3 \quad \sigma_2 = 0$$

$$(\mu = 0,1 a 0,25)$$



$$\sigma_c = 1.1 a 1.25 \sigma_1$$

$$\sigma_1 = \tau_M = 0,91 a 0.8 \sigma_c$$

Energía total de deformación (Beltrami)

$$u = \frac{1}{2}(\sigma_1 \varepsilon_1 + \sigma_2 \varepsilon_2 + \sigma_3 \varepsilon_3)$$

$$u = \frac{1}{2E} \left[\sigma_1^2 + \sigma_2^2 + \sigma_3^2 - 2\mu(\sigma_1 \sigma_2 + \sigma_2 \sigma_3 + \sigma_3 \sigma_1) \right]$$

Estado lineal de tensiones $\sigma_1 = \sigma_c$ $\sigma_2 = \sigma_3 = 0$

$$u_c = \frac{1}{2E} \sigma_c^2 = \frac{1}{2E} \left[\sigma_1^2 + \sigma_2^2 + \sigma_3^2 - 2\mu(\sigma_1 \sigma_2 + \sigma_2 \sigma_3 + \sigma_3 \sigma_1) \right]$$

$$\sigma_c = \sqrt{\sigma_1^2 + \sigma_2^2 + \sigma_3^2 - 2\mu(\sigma_1 \sigma_2 + \sigma_2 \sigma_3 + \sigma_3 \sigma_1)}$$

Estado de Corte o
resbalamiento puro

$$\sigma_1 = -\sigma_3 \quad \sigma_2 = 0$$

$$(\mu = 0,1a0,25)$$

$$\sigma_c = 1.483 \text{ a } 1.581 \sigma_1$$

$$\sigma_1 = \tau_M = 0.674 \text{ a } 0.633 \sigma_c$$

Energía de distorsión (Von Mises)

$$u_d = \frac{1 + \mu}{6E} \left[(\sigma_1 - \sigma_2)^2 + (\sigma_2 - \sigma_3)^2 + (\sigma_3 - \sigma_1)^2 \right]$$

Estado lineal de tensiones $\sigma_1 = \sigma_c$ $\sigma_2 = \sigma_3 = 0$

$$u_{dc} = \frac{1 + \mu}{6E} 2\sigma_c^2 = \frac{1 + \mu}{6E} \left[(\sigma_1 - \sigma_2)^2 + (\sigma_2 - \sigma_3)^2 + (\sigma_3 - \sigma_1)^2 \right]$$

$$\sigma_c = \sqrt{\frac{(\sigma_1 - \sigma_2)^2 + (\sigma_2 - \sigma_3)^2 + (\sigma_3 - \sigma_1)^2}{2}}$$

Estado de Corte o
resbalamiento puro
 $\sigma_1 = -\sigma_3$ $\sigma_2 = 0$

$$\sigma_c = \sqrt{3}\sigma_1 = 1,732 \sigma_1$$

$$\sigma_1 = \tau_M = 0.577 \sigma_c$$

Energía de distorsión (Von Mises)

$$[T_T] = \begin{bmatrix} \sigma_1 & 0 & 0 \\ 0 & \sigma_2 & 0 \\ 0 & 0 & \sigma_3 \end{bmatrix} = [T_D] + [T_E]$$

$$[T_T] = \begin{bmatrix} \sigma_1 - p & 0 & 0 \\ 0 & \sigma_2 - p & 0 \\ 0 & 0 & \sigma_3 - p \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} p & 0 & 0 \\ 0 & p & 0 \\ 0 & 0 & p \end{bmatrix}$$

$$p = \frac{I_{\sigma T}^1}{3} = \frac{\sigma_1 + \sigma_2 + \sigma_3}{3} \Rightarrow I_{\sigma D}^1 = 0, I_{\sigma E}^1 = I_{\sigma T}^1$$

$$\varepsilon_V = \frac{1-2\mu}{E} I_{\sigma}^1 \quad \varepsilon_{VD} = 0 \quad \varepsilon_{VE} = \varepsilon_{VT}$$

Tensión tangencial octaédrica

$$n_{1oct} = n_{2oct} = n_{3oct} = \pm \frac{\sqrt{3}}{3}$$

$$\rho_{1oct} = \frac{\sqrt{3}}{3} \sigma_1$$

$$\rho_{2oct} = \frac{\sqrt{3}}{3} \sigma_2$$

$$\rho_{3oct} = \frac{\sqrt{3}}{3} \sigma_3$$

$$\overline{\sigma}_{oct} = (\overline{\rho} \cdot \overline{n}) \cdot \overline{n} = \left[\frac{1}{3} (\sigma_1 + \sigma_2 + \sigma_3) \right] \overline{n}$$

$$\overline{\tau}_{oct} = \overline{\rho}_{oct} - \overline{\sigma}_{oct}$$

$$\tau_{1oct} = \left[\sigma_1 - \frac{1}{3} (\sigma_1 + \sigma_2 + \sigma_3) \right] \frac{\sqrt{3}}{3}$$

$$\tau_{2oct} = \left[\sigma_2 - \frac{1}{3} (\sigma_1 + \sigma_2 + \sigma_3) \right] \frac{\sqrt{3}}{3}$$

$$\tau_{3oct} = \left[\sigma_3 - \frac{1}{3} (\sigma_1 + \sigma_2 + \sigma_3) \right] \frac{\sqrt{3}}{3}$$

Tensión tangencial octaédrica

$$\tau_{oct} = \frac{1}{3} \sqrt{(\sigma_1 - \sigma_2)^2 + (\sigma_2 - \sigma_3)^2 + (\sigma_3 - \sigma_1)^2}$$

Estado lineal de tensiones $\sigma_1 = \sigma_c$ $\sigma_2 = \sigma_3 = 0$

$$\tau_{coct} = \frac{1}{3} \sqrt{2\sigma_c^2} = \frac{1}{3} \sqrt{(\sigma_1 - \sigma_2)^2 + (\sigma_2 - \sigma_3)^2 + (\sigma_3 - \sigma_1)^2}$$

$$\sigma_c = \sqrt{\frac{(\sigma_1 - \sigma_2)^2 + (\sigma_2 - \sigma_3)^2 + (\sigma_3 - \sigma_1)^2}{2}}$$

Estado de Corte o
resbalamiento puro

$$\sigma_1 = -\sigma_3 \quad \sigma_2 = 0$$

$$\sigma_c = \sqrt{3}\sigma_1 = 1,732 \sigma_1$$

$$\sigma_1 = \tau_M = 0.577 \sigma_c$$

TEORIA DE MOHR

