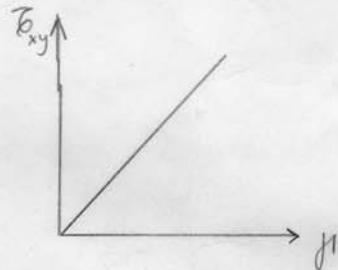
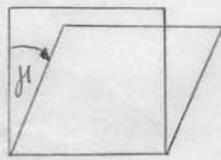
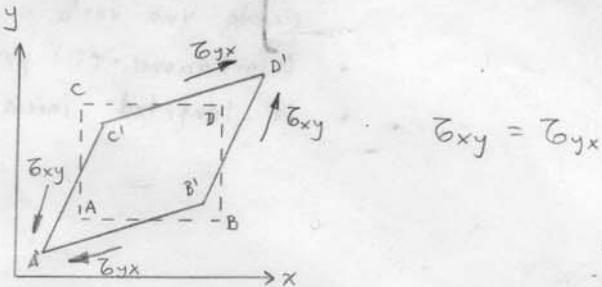
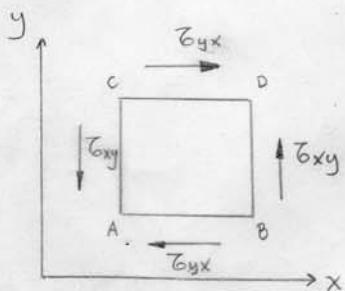


## \* Tensiones de Corte.

El material no se estira ni se comprime, se deforma y tiende a cortarse.



$$\tau_{xy} = G \cdot \mu_{xy}$$

G : módulo elástico de corte

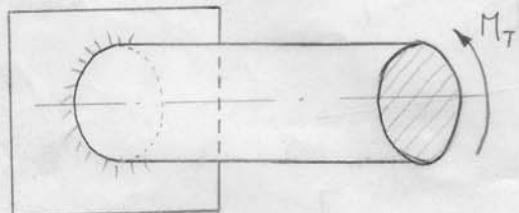
μ : ángulo de deformación (radianes)

La relación entre las tres constantes elásticas E, G, μ es:

$$G = \frac{E}{2(1+\nu)} \quad (\text{Popov, 9-15})$$

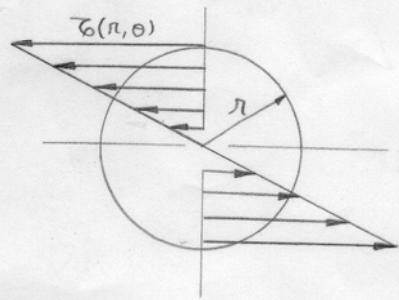
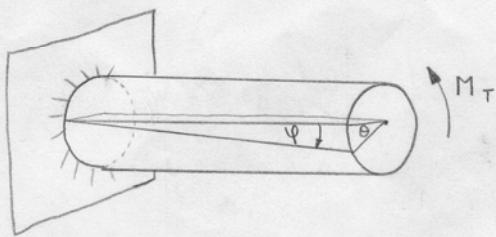
## \* Torsión

Una barra sujetada rígidamente en un extremo y sometida en el otro a un momento  $M_T$ , aplicado en un plano perpendicular al eje de la barra, se encuentra sometida a torsión.

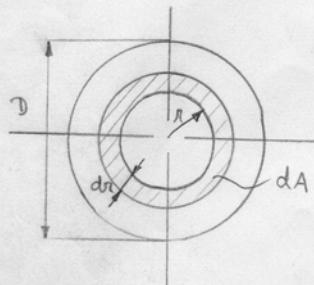


$M_T$ : momento torsor

Esta carga de torsión producirá un desplazamiento angular de la sección de un extremo respecto al otro y originará tensiones cortantes en cualquier sección de la barra perpendicular a su eje. (2)



\* Cálculo del momento polar de inercia para un círculo



$$dA = 2\pi r dr$$

$$I_p = \int_A r^2 dA$$

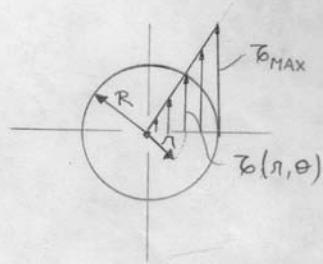
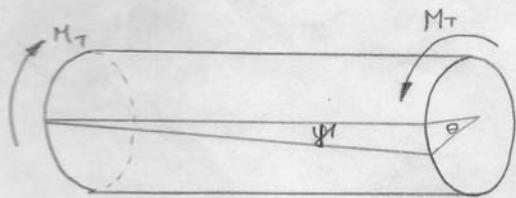
$$I_p = \int_0^R 2\pi r^3 dr$$

$$I_p = \frac{\pi R^4}{2}$$

$$2R = D \Rightarrow$$

$$I_p = \frac{\pi D^4}{32}$$

\* Fórmula de torsión para un eje circular.



$$\frac{\sigma_{\text{MAX}}}{R} = \frac{\sigma(r, \theta)}{r}$$

$$\sigma(r, \theta) = \sigma_{\text{MAX}} \frac{r}{R}$$

$$M_T = \int_A \underbrace{\sigma(r, \theta) \cdot dA}_{\text{fuerza en } dA} \cdot r$$

$$M_T = \int_A \sigma_{\text{MAX}} \frac{r^2}{R} dA$$

$$M_T = \frac{\tau_{\text{MAX}}}{R} \int_A \pi^2 dA$$

$\underbrace{\phantom{\int_A \pi^2 dA}}_{I_p}$

$$M_T = \frac{\tau_{\text{MAX}} I_p}{R}$$

$$\tau_{\text{MAX}} = \frac{M_T R}{I_p}$$

$$\tau(r, \theta) = \frac{M_T r}{I_p}$$

\* Angulo de torsión en ejes circulares

$$M_T \left( \underbrace{\quad}_{L} \right) M_T \quad \theta = \frac{\pi \theta}{L}$$

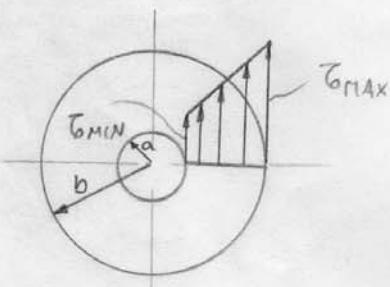
$$\theta = \frac{\tau(r, \theta)}{G}$$

$$\tau(r, \theta) = \frac{M_T r}{I_p}$$

Luego:

$$\Theta = \frac{M_T L}{G I_p}$$

\* En ejes huecos



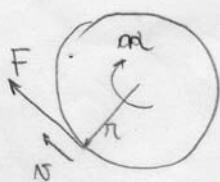
$$I_p = \frac{\pi}{2} (b^4 - a^4)$$

## ★ Transmisión de potencia

Si se desea conocer  $M_T$  en los casos en que existe transmisión de potencia en un eje rotatorio, entonces:

$$\text{Potencia} = \text{Momento torsor} \times \text{velocidad angular}$$

$$\text{En sistema internacional: } P [\text{Watt}] = M_T [\text{N}\cdot\text{m}] \times n [\text{rad/seg}]$$



$$\left. \begin{array}{l} P = F \cdot v \\ v = \omega \cdot r \\ M_T = F \cdot r \end{array} \right\} \Rightarrow P = M_T \cdot \omega$$

$$1 [\text{HP}] = 746 [\text{W}]$$

$$[\text{rad/seg}] = \frac{2\pi}{60} \cdot [\text{rpm}]$$

$$1 \vec{kg} = 9,81 [N]$$

$$M_T = T = \frac{71600}{m [\text{rpm}]} \frac{P [\text{CV}]}{n [\text{rpm}]} \quad \begin{array}{l} T [\text{kg cm}] \\ P [\text{CV}] \\ n [\text{rpm}] \end{array}$$

$$M_T = \frac{72649}{m [\text{rpm}]} P [\text{HP}]$$

$$M_T [\text{lbf.in}] = \frac{63000}{m [\text{rpm}]} P [\text{HP}]$$