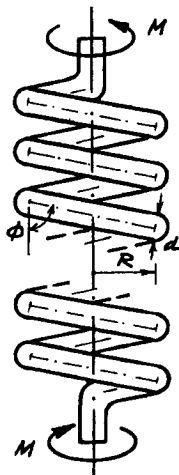




**PROBLEMA**

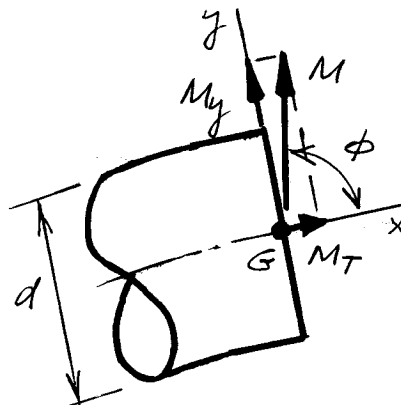
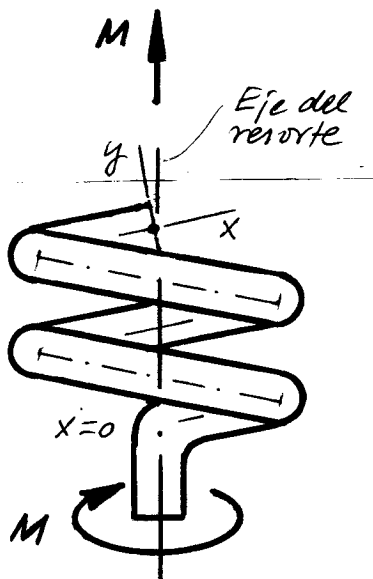
Un resorte helicoidal está formado por  $n$  espiras útiles de radio medio  $R$ , diámetro de varilla  $d$ , y ángulo helicoidal  $\phi$ . Al someterlo a torsión por la acción de dos pares  $M$  en sus extremos, tal como indica la figura, se produce un giro axial relativo  $\theta$  entre ellos. Se pide:



- 1) Valor del par máximo que se puede aplicar en los extremos, si el material tiene una tensión normal admisible  $\sigma_{adm}$  y el criterio de plastificación es el de Tresca.
- 2) Rigidez del resorte  $k=M/\theta$ , si el material tiene módulos de elasticidad  $E$  y  $G$ .
- 3) Aplicación al siguiente caso numérico:  
 $n=10$ ;  $R=20$  mm;  $d=4$  mm;  $\phi=80^\circ$   
 $\sigma_{adm}=450$  MPa;  $E=200$  GPa;  $G=77$  GPa.

1) la directriz de la varilla es la hélice de radio  $R$  y ángulo  $\phi$ . Fijaremos su origen en el extremo inferior ( $x=0$ ), y como eje  $z$  de las secciones tomaremos el perpendicular al eje del resorte.

Cortando por una sección transversal y eliminando la parte superior tendremos que en dicha parte sólo actúa el momento  $M$ , según el eje del resorte. Así pues, los esfuerzos en cualquier sección serán las proyecciones de  $M$  sobre los ejes:  $M_T$  y  $M_y$ .



$$\begin{cases} M_T = M \cos \phi \\ M_y = M \sin \phi \end{cases}$$

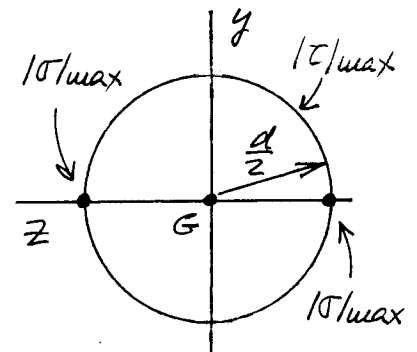
2

Debido a estos momentos tendremos las siguientes tensiones máximas en la sección circular de diámetro  $d$ .

$$\left( \begin{array}{l} |\sigma|_{\max} = \frac{M_y}{W_y} = \frac{M \sin \phi}{W_y} \quad \text{para } z = \pm \frac{d}{2} \\ |\tau|_{\max} = \frac{M_T}{W_T} = \frac{M \cos \phi}{2W_y} \quad \text{para } r = \frac{d}{2} \end{array} \right.$$

$$\text{siendo } I_y = \frac{1}{2} I_0 = \frac{\pi d^4}{64}; \quad W_y = \frac{2}{d} I_y = \frac{\pi d^3}{32}$$

Al coincidir en dos puntos de la sección los valores máximos, tendremos que la tensión equivalente máxima, según el criterio de Tresca, es:



$$(\sigma_{eq})_{\max} = \sqrt{|\sigma|_{\max}^2 + 4|\tau|_{\max}^2} =$$

$$= \sqrt{\frac{M^2 \sin^2 \phi}{W_y^2} + 4 \frac{M^2 \cos^2 \phi}{4W_y^2}} = \frac{M}{W_y}$$

(independiente de  $\phi$ !)

y la condición de diseño resultará:

$$(\sigma_{eq})_{\max} \leq \sigma_{adm} \quad \rightarrow \quad \frac{M}{W_y} \leq \sigma_{adm} \quad M_{\max} = \frac{\pi d^3}{32} \sigma_{adm}$$

(4)

2) Para determinar el giro relativo  $\vartheta$  aplicaremos el Teorema de Castigliano.

El potencial elástico acumulado en el resorte será:

$$\mathcal{P} = \int_0^l \frac{M_y^2}{2EI_y} dx + \int_0^l \frac{M_T^2}{2GI_0} dx =$$

$$= \int_0^l \frac{M^2 \sin^2 \phi}{2EI_y} dx + \int_0^l \frac{M^2 \cos^2 \phi}{2GI_0} dx = \frac{M^2}{2I_y} \left( \frac{\sin^2 \phi}{E} + \frac{\cos^2 \phi}{2G} \right) n \frac{2\pi R}{\sin \phi}$$

ya que la longitud de la directriz es  $l = n \frac{2\pi R}{\sin \phi}$

Derivando respecto a  $M$  tendremos  $\theta$ :

$$\theta = \frac{\partial \mathcal{E}}{\partial M} = \frac{M}{I_y} \left( \frac{\sin^2 \phi}{E} + \frac{\cos^2 \phi}{2G} \right) \pi \cdot \frac{2\pi R}{\sin \phi}$$

con lo que:

$$K = \frac{M}{\theta} = \frac{I_y \sin \phi}{\left( \frac{\sin^2 \phi}{E} + \frac{\cos^2 \phi}{2G} \right) \pi 2\pi R} = \frac{d^4 \cdot \sin \phi}{128 \left( \frac{\sin^2 \phi}{E} + \frac{\cos^2 \phi}{2G} \right) \pi R} \quad (3)$$

3) Sustituyendo los valores numéricos en las expresiones obtenidas:

$$M_{\max} = \frac{\pi}{32} \cdot 4^3 \cdot 450 = 2827,5 \text{ N}\cdot\text{mm}$$

$$K = \frac{4^4 \cdot 10^3 \cdot \sin 80^\circ}{128 \left( \frac{\sin^2 80^\circ}{200} + \frac{\cos^2 80^\circ}{2.77} \right) \cdot 10 \cdot 20} = 1952 \frac{\text{N}\cdot\text{mm}}{\text{rad}}$$

$$\left( \theta_{\max} = \frac{M_{\max}}{K} = \frac{2827,5}{1952} = 1,45 \text{ rad} = 83^\circ \right)$$


---

1