

# Mecánica

EXAMEN FINAL ORDINARIO (7 de Julio de 1998)

Apellidos	Nombre	Nº	Grupo

Ejercicio 2º

Tiempo: 45 min.

Responder a las siguientes cuestiones teóricas *dentro del espacio provisto en la hoja* para cada una. Las respuestas habrán de ser breves y directas, escritas con letra clara (no a lápiz). Cuando se pida *obtener* un resultado, deberán justificarse debidamente los pasos, mientras que si se pide *expresar* no es necesaria la demostración. Se puede emplear como borrador la hoja adicional que se les repartirá, no permitiéndose tener sobre la mesa *ninguna otra hoja*. La hoja de borrador no deberá entregarse.

Sea un sólido rígido cuyo tensor de inercia respecto de un punto es  $\mathbf{I}_O$ . *Deducir* cuáles son las direcciones que pasan por dicho punto respecto de las cuales los momentos de inercia son máximos o mínimos. (2.5 pts.)

Para una dirección cualquiera definida por el versor unitario  $\mathbf{e}$ , el momento de inercia según el eje  $(O, \mathbf{e})$  es  $I_e = \mathbf{e} \cdot (\mathbf{I}_O \cdot \mathbf{e})$ , cumpliéndose  $\mathbf{e} \cdot \mathbf{e} = 1$  (condición de ligadura). Se trata por tanto de un problema de máximos y mínimos condicionados. Igualando a cero la variación infinitesimal de  $I_e$ , se obtiene  $2d\mathbf{e} \cdot (\mathbf{I}_O \cdot \mathbf{e}) = 0$ ; tomando igualmente la variación infinitesimal de la condición de ligadura y multiplicando por un escalar arbitrario  $\lambda$ , llegamos a  $2\lambda d\mathbf{e} \cdot \mathbf{e} = 0$ . Restando las dos expresiones anteriores, se obtiene

$$d\mathbf{e} \cdot (\mathbf{I}_O \cdot \mathbf{e} - \lambda \mathbf{e}) = 0,$$

lo que, al verificarse para una variación  $d\mathbf{e}$  arbitraria, obliga a

$$\boxed{\mathbf{I}_O \cdot \mathbf{e} = \lambda \mathbf{e}}$$

Es decir, los máximos y mínimos momentos de inercia corresponden a direcciones principales de inercia. De ser únicas las tres direcciones principales, una corresponderá al máximo momento de inercia, otra al mínimo, y la tercera a un valor intermedio.

*Deducir* las ecuaciones de equilibrio de un hilo flexible e inextensible en coordenadas intrínsecas. (2.5 pts.)

Sea un hilo sometido a una carga distribuida  $\mathbf{f}$  por unidad de longitud del mismo. La ecuación vectorial del equilibrio es  $d\mathbf{T} + \mathbf{f}ds = \mathbf{0}$ , donde  $\mathbf{T}$  es la tensión del hilo que por la condición de flexibilidad perfecta será tangente al mismo,  $\mathbf{T} = T\mathbf{t}$ , siendo  $\mathbf{t}$  la tangente en el triedro intrínseco de Frenet  $(\mathbf{t}, \mathbf{n}, \mathbf{b})$ . Esta ecuación se puede escribir de forma equivalente como

$$\frac{d\mathbf{T}}{ds} + \mathbf{f} = \mathbf{0}. \tag{1}$$

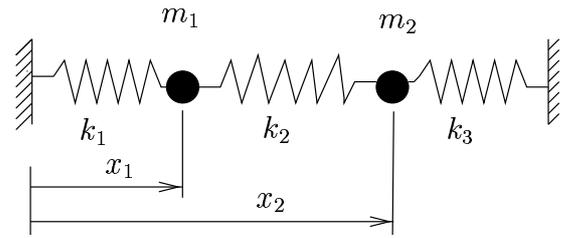
Desarrollando la derivada  $(d\mathbf{T}/ds)$  teniendo en cuenta las fórmulas de Frenet,

$$\frac{d\mathbf{T}}{ds} = \frac{dT}{ds}\mathbf{t} + T\frac{d\mathbf{t}}{ds} = \frac{dT}{ds}\mathbf{t} + T\frac{\mathbf{n}}{R},$$

siendo  $R$  el radio de curvatura. Llamando  $(f_t, f_n, f_b)$  a las componentes de  $\mathbf{f}$  en el triedro intrínseco, La ecuación (1) equivale a

$$\boxed{\frac{dT}{ds} + f_t = 0; \quad \frac{T}{R} + f_n = 0; \quad f_b = 0.}$$

Del sistema de la figura se conocen las masas ( $m_1 = m_2 = 1$ ), las frecuencias propias ( $\omega_1$  y  $\omega_2$ ,  $\omega_1 \neq \omega_2$ ) así como los modos propios de vibración ( $\mathbf{a} = (a_1, a_2)$  y  $\mathbf{b} = (b_1, b_2)$ ). *Deducir* una ecuación que relacione las componentes de dichos modos entre sí, y *expresar* las ecuaciones que permitirían obtener las constantes elásticas  $k_1, k_2, k_3$ . (5 pts.)



Tomando las coordenadas absolutas  $(x_1, x_2)$  de la figura, la energía cinética es

$$T = \frac{1}{2}m_1\dot{x}_1^2 + \frac{1}{2}m_2\dot{x}_2^2 = \frac{1}{2} \underbrace{\|\dot{x}_1 \quad \dot{x}_2\|}_{\mathbf{M}} \begin{pmatrix} m_1 & 0 \\ 0 & m_2 \end{pmatrix} \begin{Bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \end{Bmatrix} \quad (1)$$

Análogamente, considerando el origen de las coordenadas en la posición natural de los resortes, la energía potencial es

$$V = \frac{1}{2}k_1x_1^2 + \frac{1}{2}k_2(x_2 - x_1)^2 + \frac{1}{2}k_3x_2^2 = \frac{1}{2} \underbrace{\|x_1 \quad x_2\|}_{\mathbf{K}} \begin{pmatrix} k_1 + k_2 & -k_2 \\ -k_2 & k_2 + k_3 \end{pmatrix} \begin{Bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{Bmatrix} \quad (2)$$

Los dos modos de vibración están relacionados entre sí por la condición de ortogonalidad respecto de  $\mathbf{M}$ ,

$$\|a_1 \quad a_2\| \begin{pmatrix} m_1 & 0 \\ 0 & m_2 \end{pmatrix} \begin{Bmatrix} b_1 \\ b_2 \end{Bmatrix} = a_1b_1 + a_2b_2 = 0 \quad (3)$$

Por otra parte, las ecuaciones que expresan la condición de valores propios son:

$$\begin{aligned} (\mathbf{K} - \omega_1^2\mathbf{M})\mathbf{a} &= \mathbf{0} \\ (\mathbf{K} - \omega_2^2\mathbf{M})\mathbf{b} &= \mathbf{0}. \end{aligned}$$

Desarrolladas sus componentes, arrojan:

$$(k_1 + k_2)a_1 - \omega_1^2a_1 - k_2a_2 = 0 \quad (4)$$

$$-k_2a_1 + (k_2 + k_3)a_2 - \omega_1^2a_2 = 0 \quad (5)$$

$$(k_1 + k_2)b_1 - \omega_2^2b_1 - k_2b_2 = 0 \quad (6)$$

$$-k_2b_1 + (k_2 + k_3)b_2 - \omega_2^2b_2 = 0 \quad (7)$$

Las ecuaciones (4) y (6) permiten obtener  $k_1$  y  $k_2$ ; conocidas éstas, la ecuación (5) permitirá hallar  $k_3$ .