

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 λ , 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

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

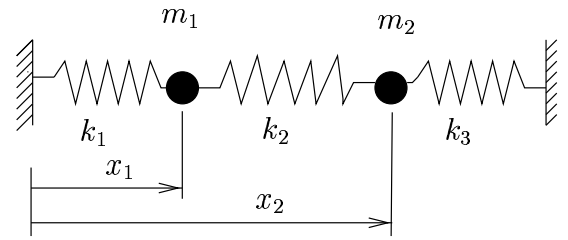
Desarrollando la derivada $(d\mathbf{T}/ds)$ teniendo en cuenta las fórmulas de Frenet,

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

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 (ω_1 y ω_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

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

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

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

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

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

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 .