

Mecánica

EXAMEN FINAL ORDINARIO (3 de julio del 2008)

Apellidos

Nombre

N.º

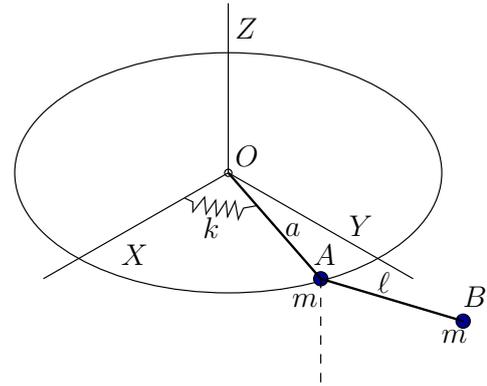
Grupo

--	--	--

Ejercicio 5.º (puntuación 10/45)

Tiempo: 60 min.

Se considera un sistema formado por dos varillas rígidas OA y AB de masa despreciable y longitudes a y ℓ respectivamente, con masas puntuales m en los extremos A y B . El punto O es fijo, mientras que A se mantiene en un plano horizontal por O , pudiendo girar la varilla en dicho plano bajo la acción de un resorte torsional que produce un momento proporcional al ángulo girado por OA respecto a OX , con constante de proporcionalidad $k = 2mga^2/\ell$. La varilla AB oscila libremente dentro de un plano vertical móvil perpendicular a OA , sometida a su peso. Se pide:



1. Obtener las expresiones de las energías cinética y potencial en función de los grados de libertad.
2. Ecuaciones de la dinámica linealizadas para pequeñas oscilaciones alrededor de la posición de equilibrio estable.
3. Frecuencias propias y modos normales de vibración (no es necesario normalizar respecto de la matriz de masas).
4. El sistema se somete a un movimiento sísmico en dirección del eje horizontal OY , de amplitud $y = b \sin \Omega t$, siendo $\Omega^2 = 2g/\ell$. Admitiendo la misma hipótesis de pequeñas oscilaciones, obtener el movimiento en régimen permanente (suponiendo un pequeño amortiguamiento inevitable).

★

1.— El sistema tiene dos grados de libertad, el giro θ de la varilla OA respecto a OX y el ángulo φ de la varilla AB respecto a la vertical descendente. La energía cinética resulta

$$T = \frac{m}{2} \left(2a^2 \dot{\theta}^2 + \ell^2 \dot{\varphi}^2 + 2a\ell \dot{\theta} \dot{\varphi} \cos \varphi + \ell^2 \dot{\theta}^2 \sin^2 \varphi \right). \quad (1)$$

La energía potencial vale

$$V = \frac{1}{2} k \theta^2 - mgl \cos \varphi. \quad (2)$$

2.— Consideramos el vector de coordenadas $\{\mathbf{q}\}^T = (\theta, \varphi)$. La forma más sencilla de calcular los coeficientes de las matrices de masa y de rigidez de las ecuaciones linealizadas es derivar las expresiones de la energía cinética (1) y potencial (2) respectivamente, y particularizar en la posición de equilibrio ($\theta = 0, \varphi = 0$):

$$[m_{ij}] = \left[\frac{\partial^2 T}{\partial \dot{q}_i \partial \dot{q}_j} \right] \Rightarrow [\mathbf{M}] = m \begin{pmatrix} 2a^2 & a\ell \\ a\ell & \ell^2 \end{pmatrix} \quad (3)$$

$$[k_{ij}] = \left[\frac{\partial^2 V}{\partial q_i \partial q_j} \right] \Rightarrow [\mathbf{K}] = \begin{pmatrix} k & 0 \\ 0 & mgl \end{pmatrix} \quad (4)$$

Las ecuaciones matriciales para pequeñas oscilaciones libres son

$$[\mathbf{M}]\{\ddot{\mathbf{q}}\} + [\mathbf{K}]\{\mathbf{q}\} = \{\mathbf{0}\} \Leftrightarrow \begin{cases} 2ma^2\ddot{\theta} + mal\ddot{\varphi} + k\theta = 0 \\ mal\ddot{\theta} + ml^2\ddot{\varphi} + mgl\varphi = 0 \end{cases} \quad (5)$$

3.— Las frecuencias propias resultan de la ecuación característica

$$\det([\mathbf{K}] - \lambda[\mathbf{M}]) = (mal)^2\lambda^2 - (ml^2k + 2m^2a^2g\ell)\lambda + kmgl = 0, \quad (6)$$

y sustituyendo el valor del enunciado $k = 2mga^2/\ell$ y simplificando,

$$\ell^2\lambda^2 - 4g\ell\lambda + 2g^2 = 0 \Rightarrow \lambda = \frac{g}{\ell}(2 \pm \sqrt{2}). \quad (7)$$

Las frecuencias propias y los modos normales asociados son por tanto

$$\omega_1^2 = \frac{g}{\ell}(2 + \sqrt{2}) \quad \{\mathbf{a}_1\}^T = (-\ell/(a\sqrt{2}), 1) \quad (8)$$

$$\omega_2^2 = \frac{g}{\ell}(2 - \sqrt{2}) \quad \{\mathbf{a}_2\}^T = (\ell/(a\sqrt{2}), 1) \quad (9)$$

4.— El movimiento sísmico impuesto en la base se puede considerar a través de un sistema no inercial de referencia que tendría el movimiento de traslación $y(t) = b \sin \Omega t$. Para ello basta incluir en el modelo las fuerzas de inercia en cada una de las masas A y B :

$$\mathbf{f}_A^{\text{iner}} = \mathbf{f}_B^{\text{iner}} = -m\ddot{y} \mathbf{j} = mb\Omega^2 \sin \Omega t \mathbf{j}. \quad (10)$$

Para introducir en las ecuaciones se deben calcular las fuerzas generalizadas según los grados de libertad del sistema. Estas las evaluamos a través del trabajo para pequeños desplazamientos virtuales sobre la posición de equilibrio:

$$\delta \mathbf{r}_A = a\delta\theta \mathbf{j}; \quad \delta \mathbf{r}_B = (a\delta\theta + \ell\delta\varphi)\mathbf{j} \quad (11)$$

$$\delta W = \mathbf{f}_A^{\text{iner}} \cdot \delta \mathbf{r}_A + \mathbf{f}_B^{\text{iner}} \cdot \delta \mathbf{r}_B = mb\Omega^2 \sin \Omega t (2a\delta\theta + \ell\delta\varphi). \quad (12)$$

Las ecuaciones se obtienen a partir de las de vibraciones libres (5) completando el vector de fuerzas a la derecha del signo =:

$$[\mathbf{M}]\{\ddot{\mathbf{q}}\} + [\mathbf{K}]\{\mathbf{q}\} = \{\mathbf{F}\} \sin \Omega t \Leftrightarrow \begin{cases} 2ma^2\ddot{\theta} + mal\ddot{\varphi} + k\theta = 2mba\Omega^2 \sin \Omega t \\ mal\ddot{\theta} + ml^2\ddot{\varphi} + mgl\varphi = mbl\Omega^2 \sin \Omega t \end{cases} \quad (13)$$

La solución para el régimen permanente (supuesto que se ha alcanzado gracias a un pequeño amortiguamiento, pero cuyo valor despreciaremos frente a los otros términos en el cálculo) es del tipo $\{\mathbf{q}\} = \{\mathbf{B}\} \sin \Omega t$, y sustituyendo en las ecuaciones (13),

$$(-[\mathbf{M}]\Omega^2 + [\mathbf{K}]) \{\mathbf{B}\} \sin \Omega t = \{\mathbf{F}\} \sin \Omega t, \quad (14)$$

de donde se puede despejar

$$\{\mathbf{B}\} = (-[\mathbf{M}]\Omega^2 + [\mathbf{K}])^{-1} \{\mathbf{F}\}. \quad (15)$$

Teniendo en cuenta los valores de $[\mathbf{M}]$, $[\mathbf{K}]$ y $\{\mathbf{F}\}$ de las ecuaciones (13), así como el valor que da el enunciado $\Omega^2 = 2g/\ell$, resulta finalmente

$$\{\mathbf{B}\} = \begin{Bmatrix} 0 \\ -2\frac{b}{\ell} \end{Bmatrix}. \quad (16)$$