

Mecánica

EXAMEN PARCIAL (31 de mayo del 2010)

Apellidos

Nombre

N.º

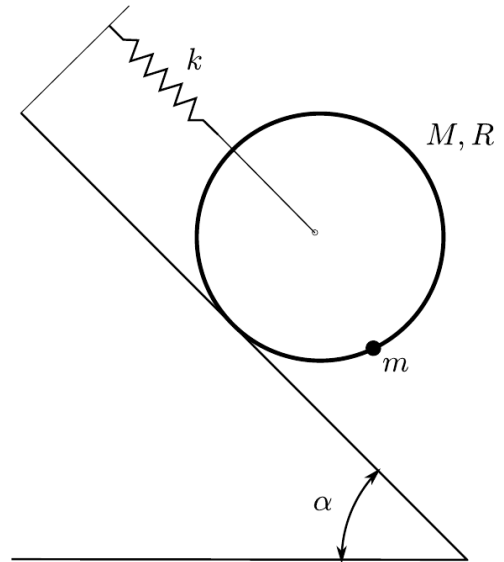
Grupo

--	--	--	--

Ejercicio 2º (puntuación: 10/30)

Tiempo: 60 min.

Un disco pesado de masa M y radio R se mueve dentro de un plano vertical fijo rodando sin deslizar sobre una recta que forma un ángulo α con la horizontal. El centro del disco se encuentra unido mediante un resorte de longitud natural nula y constante k a un punto fijo que se encuentra a una distancia R sobre la recta. Además, una partícula pesada de masa m se mueve en el borde del disco con ligadura bilateral lisa. Se pide:



1. Determinar todas las posiciones de equilibrio del sistema y discutir su estabilidad.
2. Obtener las ecuaciones correspondientes a la dinámica de los pequeños movimientos alrededor de la posición de equilibrio estable.
3. Obtener las frecuencias propias de vibración del sistema para el caso en que $\alpha = 45^\circ$, $M = m/3$ y $k = mg/(2R)$

1.— El sistema tiene dos grados de libertad, para los que tomaremos la extensión del muelle x y el ángulo que determina la posición de la partícula m respecto de la vertical descendente, θ . Para obtener la posición de equilibrio hacemos notar en primer lugar que la partícula debe estar situada en un punto del borde del disco con tangente horizontal, es decir $\theta = 0$ (punto B) ó $\theta = \pi$ (punto C). Este último claramente es inestable, mientras que B es estable. Para determinar x en el equilibrio basta tomar momentos en el punto A de contacto de disco y recta, con $\theta = \{0, \pi\}$:

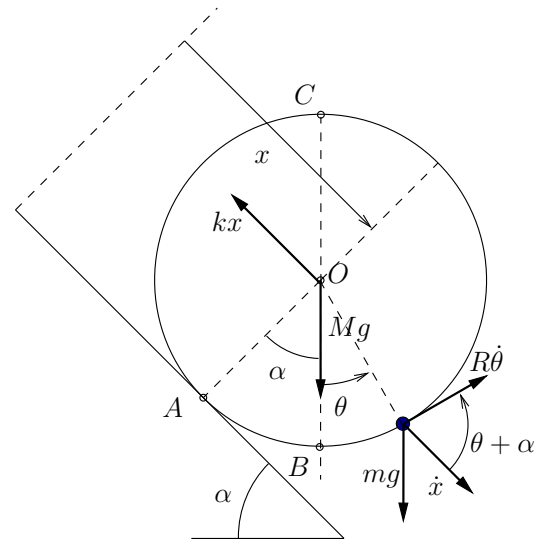
$$-(M + m)gR \sin \alpha + kxR = 0 \Rightarrow x = \frac{(M + m)g \sin \alpha}{k}.$$

Podemos estudiar analíticamente el equilibrio a partir de la expresión del potencial,

$$V(x, \theta) = \frac{1}{2}kx^2 - Mgx \sin \alpha - mg(x \sin \alpha + R \cos \theta) \quad (1)$$

siendo las derivadas

$$\frac{\partial V}{\partial x} = kx - (M + m)g \sin \alpha; \quad \frac{\partial V}{\partial \theta} = mgR \sin \theta, \quad (2)$$



que igualadas a cero dan las posiciones de equilibrio antes citadas. Las derivadas segundas valen

$$\frac{\partial^2 V}{\partial x^2} = k; \quad \frac{\partial^2 V}{\partial \theta^2} = mgR \cos \theta; \quad \frac{\partial^2 V}{\partial x \partial \theta} = 0. \quad (3)$$

Se comprueba fácilmente que la matriz Hessiana formada por estas derivadas segundas es definida positiva (mínimo de potencial, estable) para $\theta = 0$ mientras que en $\theta = \pi$ no lo es.

2.— La energía cinética vale

$$T = \frac{1}{2}M\dot{x}^2 + \frac{1}{2}\left(\frac{1}{2}MR^2\right)\left(\frac{\dot{x}}{R}\right)^2 + \frac{1}{2}m(\dot{x}^2 + R^2\dot{\theta}^2 + 2R\dot{x}\dot{\theta}\cos(\theta + \alpha)). \quad (4)$$

Las ecuaciones linealizadas se pueden expresar mediante las matrices de masa y rigidez, cuyas componentes son las derivadas segundas de T y V particularizadas en la posición de equilibrio:

$$M_{11} = \frac{\partial^2 T}{\partial \dot{x}^2} = \frac{3}{2}M + m; \quad M_{12} = M_{21} = \frac{\partial^2 T}{\partial \dot{x} \partial \dot{\theta}} = MR \cos \alpha; \quad M_{22} = \frac{\partial^2 T}{\partial \dot{\theta}^2} = mR^2. \quad (5)$$

$$K_{11} = \frac{\partial^2 V}{\partial x^2} = k; \quad K_{12} = K_{21} = \frac{\partial^2 V}{\partial x \partial \theta} = 0; \quad K_{22} = \frac{\partial^2 V}{\partial \theta^2} = mgR. \quad (6)$$

Las ecuaciones son, en forma matricial,

$$\underbrace{\begin{pmatrix} \frac{3}{2}M + m & mR \cos \alpha \\ mR \cos \alpha & mR^2 \end{pmatrix}}_{[\mathbf{M}]} \underbrace{\begin{Bmatrix} \ddot{x}' \\ \ddot{\theta} \end{Bmatrix}}_{[\mathbf{K}]} + \underbrace{\begin{pmatrix} k & 0 \\ 0 & mgR \end{pmatrix}}_{[\mathbf{K}]} \underbrace{\begin{Bmatrix} x' \\ \theta \end{Bmatrix}}_{[\mathbf{K}]} = \begin{Bmatrix} 0 \\ 0 \end{Bmatrix}. \quad (7)$$

En estas ecuaciones x' es la coordenada medida respecto de la posición de equilibrio estable, un simple cambio de origen de coordenadas, $x' = x - \frac{(M+m)g \operatorname{sen} \alpha}{k}$.

3.— Sustituyendo los datos del enunciado,

$$[\mathbf{M}] = \begin{pmatrix} \frac{3}{2}m & \frac{mR}{\sqrt{2}} \\ \frac{mR}{\sqrt{2}} & mR^2 \end{pmatrix}; \quad [\mathbf{K}] = \begin{pmatrix} \frac{mg}{2R} & 0 \\ 0 & mgR \end{pmatrix}. \quad (8)$$

La matriz característica y el polinomio característico en función de un autovalor λ son

$$[\mathbf{K}] - \lambda[\mathbf{M}] = \begin{pmatrix} \frac{mg}{2R} - \lambda \frac{3}{2}m & -\lambda \frac{mR}{\sqrt{2}} \\ -\lambda \frac{mR}{\sqrt{2}} & mgR - \lambda mR^2 \end{pmatrix}; \quad (9)$$

$$\det([\mathbf{K}] - \lambda[\mathbf{M}]) = \lambda^2 \cdot m^2 R^2 - \lambda \cdot 2m^2 gR + \frac{1}{2}m^2 g^2 = 0. \quad (10)$$

Las raíces de este polinomio son los cuadrados de las frecuencias propias:

$$\lambda_{\{1,2\}} = \frac{g}{R} \left(1 \mp \frac{\sqrt{2}}{2}\right) \Rightarrow \omega_{\{1,2\}} = \sqrt{\frac{g}{R}} \sqrt{1 \mp \frac{\sqrt{2}}{2}}. \quad (11)$$

Aunque no lo pide el enunciado obtendremos también los modos normales de vibración asociados a estas frecuencias propias. Para el primero, asociado al signo $-$ en (11), se desarrolla

$$([\mathbf{K}] - \lambda_1[\mathbf{M}])\{\mathbf{a}_1\} = \frac{mg}{R} \begin{pmatrix} -1 + 3\frac{\sqrt{2}}{4} & -\frac{R}{2}(\sqrt{2} - 1) \\ -\frac{R}{2}(\sqrt{2} - 1) & \frac{\sqrt{2}}{2}R^2 \end{pmatrix} \begin{Bmatrix} a_{1,1} \\ a_{1,2} \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} 0 \\ 0 \end{Bmatrix}, \quad (12)$$

y considerando $a_{1,1} = 1$ se obtiene $a_{1,2} = \frac{1}{R}(1 - \frac{\sqrt{2}}{2})$. Haciendo el mismo cálculo para el otro modo se obtiene finalmente

$$\{\mathbf{a}_1\} = \left\{ \begin{matrix} 1 \\ \frac{1}{R}(1 - \frac{\sqrt{2}}{2}) \end{matrix} \right\}; \quad \{\mathbf{a}_2\} = \left\{ \begin{matrix} 1 \\ -\frac{1}{R}(1 + \frac{\sqrt{2}}{2}) \end{matrix} \right\}. \quad (13)$$