

Mecánica

1.º EXAMEN PARCIAL (27 de Noviembre de 1999)

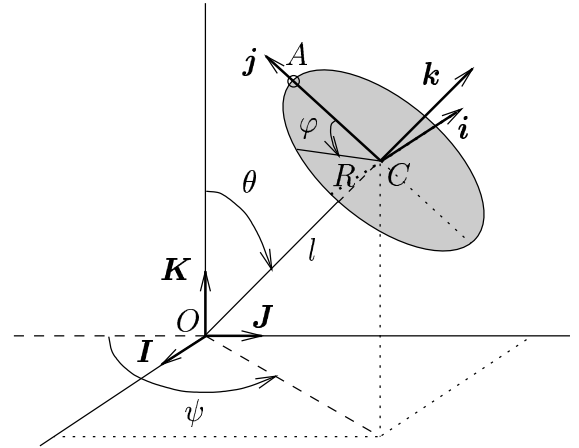
Apellidos	Nombre	N.º	Grupo

Ejercicio 1.º

Tiempo: 45 min.

Un sólido está formado por una varilla de longitud l , perpendicular a un disco de radio R , a cuyo centro C se halla soldada por un extremo. El otro extremo O de la varilla se encuentra fijo, sin más restricciones a su movimiento. Se considera adicionalmente al sistema de referencia fijo $(O; \mathbf{I}, \mathbf{J}, \mathbf{K})$, otro sistema móvil $(C; \mathbf{i}, \mathbf{j}, \mathbf{k})$, definido tal que el vector \mathbf{k} lleva la dirección de la varilla, el vector \mathbf{j} lleva la dirección de la línea de máxima pendiente del disco, y el vector \mathbf{i} es perpendicular a los anteriores formando un triedro a derechas.

En un instante genérico, como el que se muestra en la figura adjunta, la varilla forma un ángulo θ con la vertical, su proyección horizontal forma un ángulo ψ con el eje $-Y$, y el disco ha girado un ángulo φ en su propio plano.



Se pide:

1. Velocidad angular absoluta del disco (Ω), expresada en el sistema fijo $(O; \mathbf{I}, \mathbf{J}, \mathbf{K})$ y en el sistema móvil $(C; \mathbf{i}, \mathbf{j}, \mathbf{k})$ en función de (ψ, θ, φ) y sus derivadas.
2. Velocidad angular absoluta (ω) del sistema de referencia móvil $(C; \mathbf{i}, \mathbf{j}, \mathbf{k})$.
3. Aceleración angular absoluta del disco ($\dot{\Omega}$).
4. Velocidad absoluta del punto A del sólido que en un cierto instante se encuentra en el extremo superior del diámetro de máxima pendiente.

1.- El movimiento general del disco es una rotación pura, puesto que existe un punto fijo O . Esta rotación resulta de la composición de tres rotaciones: una rotación $\dot{\psi}$ alrededor del eje vertical \mathbf{K} ; una rotación $\dot{\theta}$ alrededor del eje móvil \mathbf{i} , y una rotación $\dot{\varphi}$ alrededor del eje la varilla \mathbf{k} . Por tanto, podemos expresar Ω como:

$$\Omega = \dot{\psi} \mathbf{K} + \dot{\theta} \mathbf{i} + \dot{\varphi} \mathbf{k} \quad (1)$$

Para hallar las componentes de Ω , es necesario determinar previamente algunas de las relaciones que expresan el cambio de base entre el sistema fijo $(O; \mathbf{I}, \mathbf{J}, \mathbf{K})$ y el móvil $(C; \mathbf{i}, \mathbf{j}, \mathbf{k})$. Estas relaciones, que se obtienen mediante razonamientos geométricos sencillos, resultan:

$$\mathbf{K} = \sin \theta \mathbf{j} + \cos \theta \mathbf{k} \quad (2)$$

$$\mathbf{i} = \cos \psi \mathbf{I} + \sin \psi \mathbf{J} \quad (3)$$

$$\mathbf{k} = \sin \theta \sin \psi \mathbf{I} - \sin \theta \cos \psi \mathbf{J} + \cos \theta \mathbf{K} \quad (4)$$

NOTA: Aunque no es imprescindible en el contexto de este problema, es interesante observar que estas relaciones se pueden expresar de manera más compacta con el siguiente formato matricial:

$$\|\mathbf{i} \ \mathbf{j} \ \mathbf{k}\| = \|\mathbf{I} \ \mathbf{J} \ \mathbf{K}\| \cdot \mathbf{R} \quad ; \quad \|\mathbf{I} \ \mathbf{J} \ \mathbf{K}\| = \|\mathbf{i} \ \mathbf{j} \ \mathbf{k}\| \cdot \mathbf{R}^T \quad (5)$$

Siendo $\mathbf{R} = \begin{pmatrix} \cos \psi & -\cos \theta \sin \psi & \sin \theta \sin \psi \\ \sin \psi & \cos \theta \cos \psi & -\sin \theta \cos \psi \\ 0 & \sin \theta & \cos \theta \end{pmatrix}$ la matriz de rotación que representa el cambio de base. Esta matriz es ortogonal, y verifica $\mathbf{R}^{-1} = \mathbf{R}^T$.

Teniendo en cuenta las relaciones (1), (2), (3) y (4), se obtienen las expresiones de $\boldsymbol{\Omega}$ en ambos sistemas de referencia:

$$\boldsymbol{\Omega} = \dot{\theta} \mathbf{i} + \dot{\psi} \sin \theta \mathbf{j} + (\dot{\varphi} + \dot{\psi} \cos \theta) \mathbf{k} \quad (6)$$

$$= (\dot{\theta} \cos \psi + \dot{\varphi} \sin \theta \sin \psi) \mathbf{I} + (\dot{\theta} \sin \psi - \dot{\varphi} \sin \theta \cos \psi) \mathbf{J} + (\dot{\psi} + \dot{\varphi} \cos \theta) \mathbf{K} \quad (7)$$

2.- La velocidad angular absoluta ($\boldsymbol{\omega}$) del sistema de referencia móvil coincide con $\boldsymbol{\Omega}$ salvo en la rotación propia alrededor de la varilla ($\dot{\varphi} \mathbf{k}$), por lo que:

$$\boldsymbol{\omega} = \boldsymbol{\Omega} - \dot{\varphi} \mathbf{k} = \dot{\theta} \mathbf{i} + \dot{\psi} \sin \theta \mathbf{j} + \dot{\psi} \cos \theta \mathbf{k} \quad (8)$$

$$= \dot{\theta} \cos \psi \mathbf{I} + \dot{\theta} \sin \psi \mathbf{J} + \dot{\psi} \mathbf{K} \quad (9)$$

3.- La aceleración angular ($\dot{\boldsymbol{\Omega}}$) puede calcularse de varias maneras. Si se desea su expresión en el sistema móvil lo más conveniente es mediante la derivada relativa,

$$\dot{\boldsymbol{\Omega}} = \left(\frac{d\boldsymbol{\Omega}}{dt} \right)_{\text{rel}} + \boldsymbol{\omega} \wedge \boldsymbol{\Omega}. \quad (10)$$

Empleando (6), (8) y (10), resulta:

$$\dot{\boldsymbol{\Omega}} = (\ddot{\theta} + \dot{\psi} \dot{\varphi} \sin \theta) \mathbf{i} + (\ddot{\psi} \sin \theta + \dot{\psi} \dot{\theta} \cos \theta - \dot{\varphi} \dot{\theta}) \mathbf{j} + (\ddot{\varphi} + \ddot{\psi} \cos \theta - \dot{\psi} \dot{\theta} \sin \theta) \mathbf{k}$$

En el caso de querer expresar $\dot{\boldsymbol{\Omega}}$ en el sistema fijo, lo más conveniente es derivar cada componente de la $\boldsymbol{\Omega}$ expresada en el fijo, a partir de (7):

$$\begin{aligned} \dot{\boldsymbol{\Omega}} = & (\ddot{\theta} \cos \psi - \dot{\theta} \dot{\psi} \sin \psi + \ddot{\varphi} \sin \theta \sin \psi + \dot{\varphi} \dot{\theta} \cos \theta \sin \psi + \dot{\varphi} \dot{\psi} \sin \theta \cos \psi) \mathbf{I} \\ & + (\ddot{\theta} \sin \psi + \dot{\theta} \dot{\psi} \cos \psi - \ddot{\varphi} \sin \theta \cos \psi - \dot{\varphi} \dot{\theta} \cos \theta \cos \psi + \dot{\varphi} \dot{\psi} \sin \theta \sin \psi) \mathbf{J} \\ & + (\ddot{\psi} + \ddot{\varphi} \cos \theta - \dot{\varphi} \dot{\theta} \sin \theta) \mathbf{K} \end{aligned}$$

4.- Para hallar la velocidad del punto del sólido A aplicamos la expresión del campo de velocidades $\mathbf{v}_A = \boldsymbol{\Omega} \wedge \mathbf{r}_{OA}$. Lo más sencillo es expresarla en el sistema móvil, en el que $\mathbf{r}_{OA} = R\mathbf{j} + l\mathbf{k}$. Empleando (6) se obtiene entonces:

$$\mathbf{v}_A = \boldsymbol{\Omega} \wedge \mathbf{r}_{OA} = \left[l\dot{\psi} \sin \theta - R(\dot{\varphi} + \dot{\psi} \cos \theta) \right] \mathbf{i} - l\dot{\theta} \mathbf{j} + R\dot{\theta} \mathbf{k}$$