

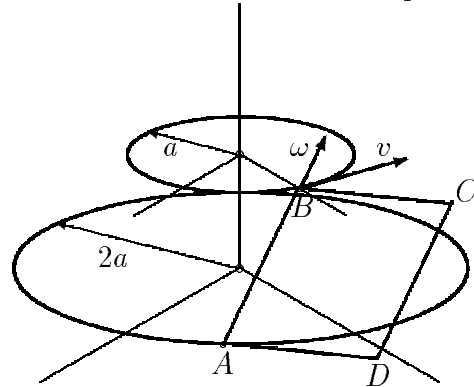
MECANICA

Practica nº 5

curso 95-96

21. Una placa $ABCD$ se mueve de forma que los dos vértices A y B describen dos circunferencias paralelas con el mismo eje, de radios $2a$ y a respectivamente, situada esta última a una distancia a sobre la primera, siendo la velocidad con que recorre el punto B la circunferencia superior $v = a\omega$. Al tiempo, la placa gira alrededor del eje AB con velocidad angular ω . Se conoce la distancia $AB = 2a$. Se pide:

1. velocidad y aceleración angular de la placa;
2. eje del movimiento helicoidal tangente y velocidad mínima de este movimiento;
3. axoides del movimiento.



22. Se considera la barra AB , referida a unos ejes cartesianos rectangulares. El punto A desliza sobre Ox , mientras la barra AB gira alrededor de A . Se pide:

1. Relación entre $x = OA$ y el ángulo θ para que las velocidades de los puntos A y B tengan igual módulo.
2. Obtener la base y ruleta del movimiento.

23. Una recta Ox gira en un plano fijo alrededor de un punto fijo O con una velocidad angular constante ω . A su vez, un disco C de radio R rueda sin deslizar sobre Ox . Se pide:

1. Encontrar la velocidad de rotación instantánea Ω de C en función de $x = OA$, \dot{x} y ω . A corresponde al punto de contacto del disco con la recta Ox .
2. Obtener las polares del movimiento absoluto del disco C .

24. Un círculo que gira con velocidad angular ω alrededor de uno de sus puntos O , tiene radio R y es cortado por un eje Ox fijo, en un punto variable M . Un segundo círculo de radio r rueda sin deslizar sobre el primero de tal forma que siempre se tocan en M . Se pide:

1. Base y ruleta del movimiento absoluto del segundo círculo.
 2. Hallar la velocidad de rotación de este segundo disco.
 3. Trayectoria del centro del segundo disco.
 4. Aceleración de este centro cuando M coincide con O .
- 25.** Consideremos un triángulo equilátero OAB de lado a que se mueve de forma que el lado OB describe el plano xOy de un sistema de referencia ortogonal y el lado OA describe el plano yOz , permaneciendo fijo el vértice O . Inicialmente el plano del triángulo coincide con xOy y el movimiento transcurre de modo que OA gira en el sentido de Oy a Oz con velocidad constante ω . Se pide:
1. Axoides del movimiento.
 2. Velocidad angular inicial de OB .
 3. Velocidad inicial del punto medio M de AB .
 4. Valor inicial de $d\Omega/dt$ siendo Ω el vector velocidad de rotación del sólido OAB .
 5. Aceleración inicial de M .

NOTA: Como sistema de referencia ligado a OAB se elegirán unos ejes $OXYZ$ tales que:

- $OX \equiv OB$.
- $OY \equiv$ Normal a OB en el plano OAB siendo la parte positiva la que está en el mismo semiplano que OA .
- $OZ \equiv$ Normal por O al plano OAB de forma que el triedro $OXYZ$ sea a derechas.

Se llamará φ al ángulo de OB con Ox , λ al de OA con Oy y θ al de OZ con Oz .

★

MECANICA

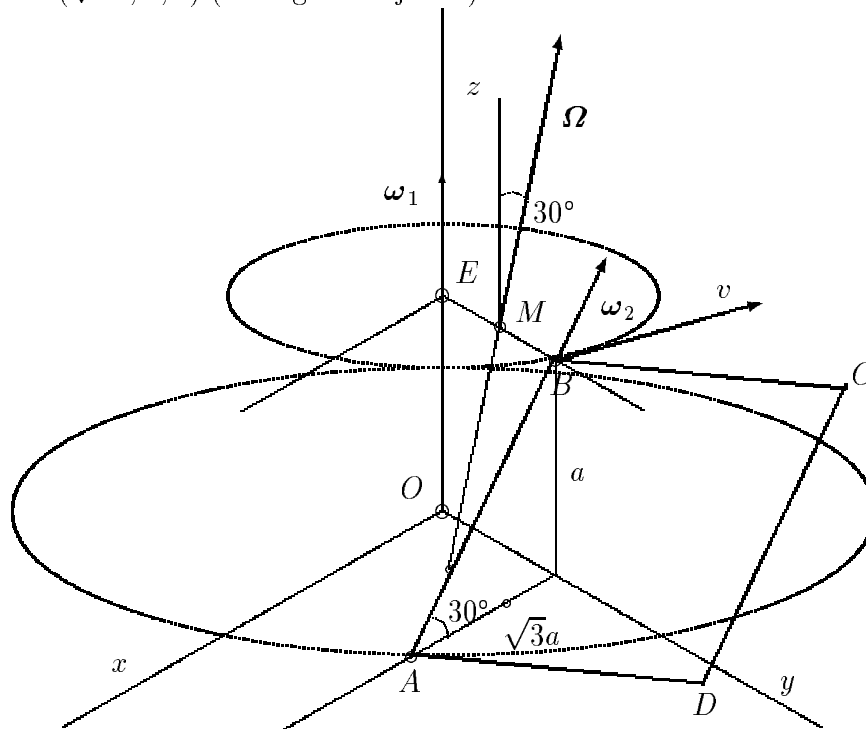
Practica nº 5

curso 95-96

Soluciones

Ejercicio nº 21.-

1.- El movimiento de la placa se puede interpretar como la composición de dos rotaciones de módulo ω , una según el eje Oz (ω_1) y otra según AB (ω_2). Es inmediato calcular la orientación de AB , que viene fijada por la longitud del segmento $AB = 2a$; situando B en las coordenadas $(0, a, a)$, el punto A estará en $(\sqrt{3}a, a, 0)$ (ver figura adjunta).



Los ejes Oz y AB se cruzan bajo un ángulo de 60° siendo su mínima distancia el segmento BE . Por tanto el movimiento resultante es un movimiento helicoidal general (es decir, *no es una rotación pura*).

La velocidad angular es la suma de ω_1 y ω_2 :

$$\Omega = \underbrace{\omega \mathbf{k}}_{\omega_1} + \underbrace{\omega \left(-\frac{\sqrt{3}}{2} \mathbf{i} + \frac{1}{2} \mathbf{k} \right)}_{\omega_2} \Rightarrow \boxed{\Omega = -\omega \frac{\sqrt{3}}{2} \mathbf{i} + \omega \frac{3}{2} \mathbf{k}}$$

El movimiento es tal que Ω efectúa un giro alrededor de Oz , manteniendo su módulo, orientación y posición relativa a este eje. Por tanto, la aceleración

angular proviene de la rotación alrededor de ω_1 :

$$\dot{\Omega} = \omega \mathbf{k} \wedge \Omega \quad \Rightarrow \quad \boxed{\dot{\Omega} = -\omega^2 \frac{\sqrt{3}}{2} \mathbf{j}}$$

2.- El eje del movimiento helicoidal tangente es el que pasa por el punto medio de BE , $M = (0, a/2, a)$, y tiene por dirección la de Ω . Se comprueba que ésta forma 30° con Oz (60° con el plano Oxy) (ver figura).

La velocidad mínima del movimiento o velocidad de deslizamiento es la de los puntos del eje helicoidal, y se calcula proyectando la velocidad de un punto cualquiera sobre la dirección del eje:

$$v_{\min} = \mathbf{v}_B \cdot \frac{\Omega}{\Omega} \quad \Rightarrow \quad \boxed{v_{\min} = \frac{a\omega}{2};}$$

esta velocidad está orientada según la dirección del propio eje, por lo que la expresión vectorial es

$$\mathbf{v}_{\min} = v_{\min} \frac{\Omega}{\Omega} \quad \Rightarrow \quad \boxed{\mathbf{v}_{\min} = \frac{a\omega}{4} (-\mathbf{i} + \sqrt{3}\mathbf{k})}$$

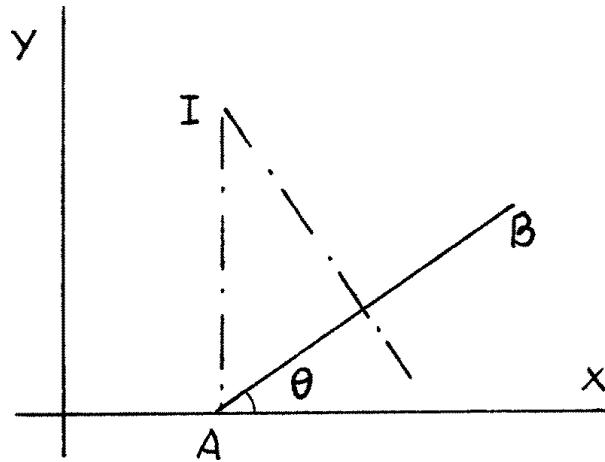
3.- El axoide fijo es la superficie reglada de revolución que genera el eje helicoidal obtenido al girar alrededor de Oz . Ésta es, como debe saberse, un *hiperboloide de una hoja* o hiperboloide hiperbólico (de revolución). Su elipse de garganta es la circunferencia de radio $a/2$ situada en el plano de la circunferencia superior (de centro E). Mediante operaciones algebraicas sencillas se puede obtener la ecuación implícita del mismo que es

$$\boxed{x^2 + y^2 - \frac{(z - a)^2}{3} = \frac{a^2}{4}}$$

El axoide móvil es otro hiperboloide igual al anterior pero con el eje de revolución sobre AB , compartiendo en todo instante la generatriz común que es el eje del movimiento helicoidal.

Ejercicio nº 22.-

Designamos por $2a = |\mathbf{AB}|$ la longitud de la barra, y θ el ángulo que forma con el eje Ox .



1.- Como el punto A describe el eje Ox , el centro instantáneo de rotación (I) estará en la perpendicular por el punto A al mismo, y para que los módulos de v_A y v_B sean iguales debe pertenecer a la mediatriz del segmento AB . El punto de intersección será el C.I.R. De la figura deducimos:

$$|IA| = |IB| = \frac{a}{\text{sen } \theta}$$

$$v_A = \dot{\theta} |IA| = \dot{x}; \quad v_B = \dot{\theta} |IB|$$

Se obtiene pues

$$\dot{\theta} \frac{a}{\text{sen } \theta} = \dot{x}$$

ecuación que se integra directamente, suponiendo que inicialmente para $x = 0$ $\theta = \pi/2$:

$$a \int_{\pi/2}^{\theta} \frac{d\theta}{\text{sen } \theta} = \int_0^x dx$$

El resultado es:

$$a \ln \tan \frac{\theta}{2} = x \quad \Rightarrow \quad \boxed{\tan \frac{\theta}{2} = e^{x/a}}$$

2.- Es evidente que la ruleta (polar móvil) será la propia mediatriz del segmento AB .

Obtengamos la base:

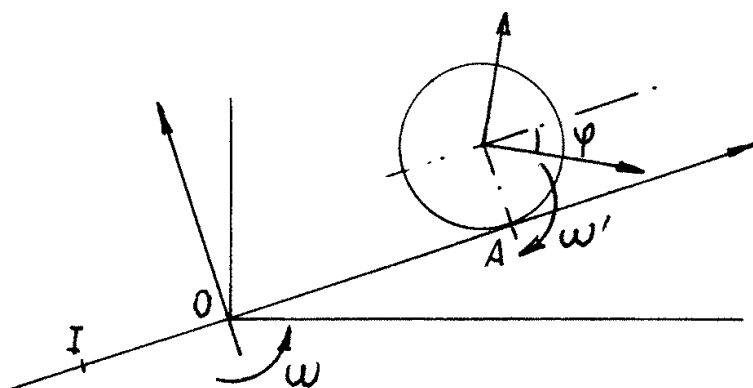
$$\begin{cases} x_I = x = a \ln \tan \frac{\theta}{2} \\ y_I = |IA| = \frac{a}{\text{sen } \theta} \end{cases}$$

estas son las ecuaciones paramétricas de la base en coordenadas cartesianas.

Eliminando θ , se obtiene la ecuación implícita en coordenadas cartesianas:

$$y = a \cosh \frac{x}{a}$$

Ejercicio nº 23.-



1.- En el movimiento relativo de C respecto de Ox A es el C.I.R., por rodar sin deslizar. El movimiento de arrastre es una rotación alrededor de O con velocidad ω .

Denominamos ω' a la velocidad de rotación de C relativa a Ox (nótese que el sentido tomado como positivo es el opuesto que ω , ver figura). La velocidad de rotación resultante será la suma algebraica de las dos:

$$\Omega = \omega - \omega' = \omega - \frac{\dot{x}}{R}$$

El C.I.R. pedido será el punto de aplicación de la resultante de las dos rotaciones de arrastre (ω) y relativa ($-\omega'$). Suponiendo esté en un punto I situado a una distancia r a la izquierda de O (figura), la condición de velocidad nula en I es:

$$r\omega - (r + x)\frac{\dot{x}}{R} = 0$$

por tanto

$$-x_I = r = \frac{x\dot{x}}{\omega R - \dot{x}} \quad (1)$$

2.- La ruleta o polar móvil se define en función de unos ejes (x', y') que se mueven con el disco C . Llamando $\varphi = \int \omega' dt$ al ángulo girado por estos ejes

y proyectando sobre ellos las coordenadas de I :

$$\begin{cases} x'_I = R \operatorname{sen} \varphi - (r + x) \cos \varphi \\ y'_I = -R \cos \varphi - (r + x) \operatorname{sen} \varphi \end{cases}$$

sustituyendo r de (1):

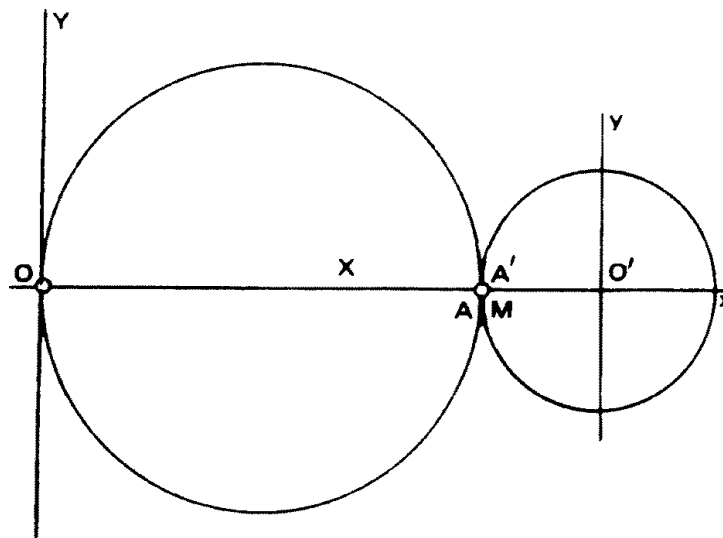
$$\begin{cases} x'_I = R \operatorname{sen} \varphi - \frac{\omega R x}{\omega R - \dot{x}} \cos \varphi \\ y'_I = -R \cos \varphi - \frac{\omega R x}{\omega R - \dot{x}} \operatorname{sen} \varphi \end{cases}$$

Para la base proyectamos sobre los ejes fijos OXY :

$$\begin{cases} X_I = -r \cos \omega t = \frac{x \dot{x}}{\dot{x} - \omega R} \cos \omega t \\ Y_I = -r \operatorname{sen} \omega t = \frac{x \dot{x}}{\dot{x} - \omega R} \operatorname{sen} \omega t \end{cases}$$

Ejercicio nº 24.-

Denominamos O' al centro del círculo de radio r , A al punto del círculo de radio R que está en M en el instante inicial, y A' al punto correspondiente del otro círculo (ver figura).

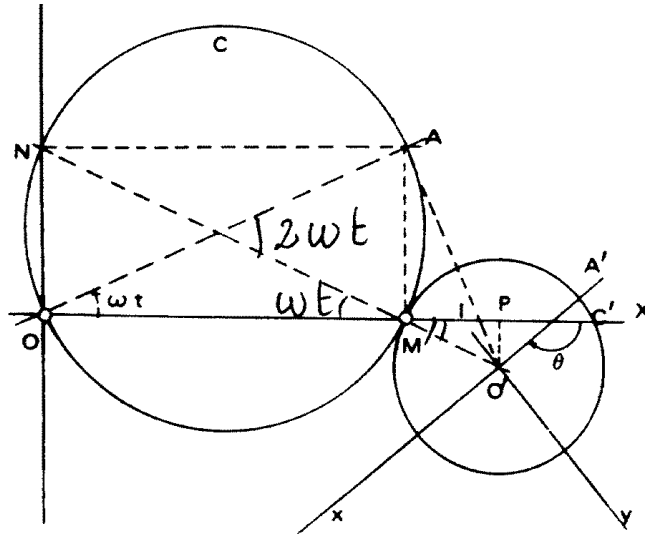


Dibujando una posición genérica cuando el disco de radio R ha girado un ángulo ωt , observamos que el ángulo $\widehat{MO'A'} = 2\omega R t / r$, dado que el arco

\widehat{AM} es igual al arco $\widehat{A'M}$. El ángulo girado por el segundo círculo es:

$$\theta = -(\omega t + \widehat{M\hat{O}'A'}) = -\frac{2R+r}{r}\omega t$$

donde se ha tomado como positivo para θ el sentido dextrógiro (contrario a las agujas del reloj).



La velocidad angular absoluta es por tanto

$$\dot{\theta} = -\frac{2R+r}{r}\omega \quad (1)$$

Las coordenadas de O' son:

$$\begin{cases} X_{O'} = (2R+r)\cos\omega t \\ Y_{O'} = -r\sin\omega t \end{cases} \quad (2)$$

y derivando,

$$\begin{cases} \dot{X}_{O'} = -(2R+r)\omega\sin\omega t \\ \dot{Y}_{O'} = -r\omega\cos\omega t \end{cases} \quad (3)$$

1.- Aplicando las expresiones generales, obtenemos las coordenadas del centro instantáneo de rotación I . El lugar geométrico de I en ejes fijos es la *base*:

$$\begin{cases} X_I = X_{O'} - \frac{\dot{Y}_{O'}}{\dot{\theta}} = \frac{4(R^2 + Rr)\cos\omega t}{2R+r} \\ Y_I = Y_{O'} + \frac{\dot{X}_{O'}}{\dot{\theta}} = 0 \end{cases}$$

Era razonable esperar que I estuviese situado sobre el eje OX , ya que el movimiento es composición de dos rotaciones, una con centro en O y otra en M .

La base es por tanto el segmento sobre OX tal que

$$|X| \leq \frac{4(R^2 + Rr)}{2R + r}$$

El lugar geométrico de I en ejes móviles es la *ruleta*:

$$\begin{cases} x_I = \frac{\dot{X}_{O'} \operatorname{sen} \theta - \dot{Y}_{O'} \cos \theta}{\dot{\theta}} \\ y_I = \frac{\dot{Y}_{O'} \cos \theta + \dot{X}_{O'} \operatorname{sen} \theta}{\dot{\theta}} \end{cases}$$

operando resulta

$$\begin{cases} x_I = -\frac{r}{2R+r} \left[r \cos \left(\frac{2R}{r} \omega t \right) + 2R \operatorname{sen} \left(\frac{2R+r}{r} \omega t \right) \operatorname{sen}(\omega t) \right] \\ y_I = \frac{r}{2R+r} \left[-r \operatorname{sen} \left(\frac{2R}{r} \omega t \right) + 2R \cos \left(\frac{2R+r}{r} \omega t \right) \operatorname{sen} \omega t \right] \end{cases}$$

2.- La velocidad angular es la expresada en la ecuación (1).

3.- La trayectoria de O' es una *elipse*, como se deduce de (2):

$$\frac{X_{O'}^2}{(2R+r)^2} + \frac{Y_{O'}^2}{r^2} = 1$$

4.- La aceleración se obtiene derivando (3):

$$\begin{aligned} \ddot{X}_{O'} &= -\omega^2(2R+r) \cos \omega t \\ \ddot{Y}_{O'} &= \omega^2 r \operatorname{sen} \omega t \end{aligned}$$

Cuando M está sobre O , $\omega t = \pi/2$. Particularizando,

$$\begin{aligned} \ddot{X}_{O'} &= 0 \\ \ddot{Y}_{O'} &= \omega^2 r \end{aligned}$$