

## ENUNCIADO DEL EJEMPLO 5

Un disco homogéneo de radio  $R$  y masa  $M$  está contenido en un plano vertical que corresponde con el plano  $YOZ$  estando permitida la rodadura sin deslizamiento sobre el eje  $OY$ .

Al centro de este disco se unen otros dos elementos. El primero de ellos es una varilla homogénea de masa  $m$  y longitud  $l$  que actúa como un péndulo tridimensional (se supone que no existe interacción posible entre el disco y la varilla excepto en su punto de unión). El segundo es un muelle lineal que une el centro del disco con el origen de coordenadas.

Paso 0. Reiniciación de las variables del sistema y llamada a los paquetes `linalg`, `plots` y `plottools`.

> **restart:**

> **with(linalg):with(plots):with(plottools):**

Warning, the protected names `norm` and `trace` have been redefined and unprotected

Warning, the name `changecoords` has been redefined

Warning, the name `arrow` has been redefined

> **libname:="C:/",libname;**

`libname:= "C:/", "C:\Archivos de programa\Maple 9/lib"`

> **with(mecapac3d):**

Paso 1. Definimos las coordenadas generalizadas del sistema en una lista que se denominará `cg`.

> **cg := [theta,phi,s];**

`cg:= [θ, φ, s]`

Paso 2. Definición mediante variables de los elementos que forman el sistema mecánico. Es decir, la varilla, el disco y el muelle.

Comenzamos por la varilla de masa  $m$  y longitud  $l$ .

> **xg := [l\*cos(phi)\*cos(theta)/2,l\*cos(phi)\*sin(theta)/2,-l\*sin(phi)/2];**

`xg:= [  $\frac{1}{2} l \cos(\phi) \cos(\theta)$ ,  $\frac{1}{2} l \cos(\phi) \sin(\theta)$ ,  $-\frac{1}{2} l \sin(\phi)$  ]`

> **r1 := rota(-Pi/2-phi,1);**

`r1 := [  $\begin{matrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & -\sin(\phi) & \cos(\phi) \\ 0 & -\cos(\phi) & -\sin(\phi) \end{matrix}$  ]`

> **r2 := rota(-Pi/2+theta,3);**

$$r2 := \begin{bmatrix} \sin(\theta) & \cos(\theta) & 0 \\ -\cos(\theta) & \sin(\theta) & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

> **rtot := evalm(r2 &\*r1):**

> **va := [varilla,xg,rtot,m,l];**

$$va := \left[ \text{varilla}, \left[ \frac{1}{2} l \cos(\phi) \cos(\theta), \frac{1}{2} l \cos(\phi) \sin(\theta), -\frac{1}{2} l \sin(\phi) \right], \text{rtot}, m, l \right]$$

Definimos el subsistema formado por esta varilla:

> **sist:=[subsistema2,[0.,s,R],rota(0,1),[va]];**

$$\text{sist} := \left[ \text{subsistema2}[0., s, R], \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}, \right]$$

$$\left[ \left[ \text{varilla}, \left[ \frac{1}{2} l \cos(\phi) \cos(\theta), \frac{1}{2} l \cos(\phi) \sin(\theta), -\frac{1}{2} l \sin(\phi) \right], \text{rtot}, m, l \right] \right]$$

Y a continuacion definimos el disco con masa M y radio R.

> **dis:=[disco,[0.,s,R],evalm(rota(-s/R,1)&\*rota(Pi/2,2)),M,R];**

$$\text{dis} := \left[ \text{disco}[0., s, R], \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \\ -\sin\left(\frac{s}{R}\right) & \cos\left(\frac{s}{R}\right) & 0 \\ -\cos\left(\frac{s}{R}\right) & -\sin\left(\frac{s}{R}\right) & 0 \end{bmatrix}, M, R \right]$$

Lo mismo para el muelle indicando su rigidez k y una masa despreciable 0.

> **m1:=[muelle,[0.,0.,R],[0.,s,R],k,0];**

$$m1 := [\text{muelle}[0., 0., R], [0., s, R], k, 0]$$

Paso 3. Definición de los elementos gráficos que definiran nuestro sistema de ejes.

> **ejex:=[vector,[0,0,0],[2.5,0,0],red];**

> **ejey:=[vector,[0,-5,0],[0,5,0],green];**

> **ejez:=[vector,[0,0,0],[0,0,5],blue];**

> **TO := ttexto.[0.0.-11."O":**

> TX := [texto,[2.5,0,-1],"X"]:

> TY := [texto,[0,5,-1],"Y"]:

> TZ := [texto,[0,0,6],"Z"]:

Paso 4. Definición de la variable sistema que agrupa en una lista todos los elementos anteriores.

> sistema:=[sist,m1,dis,ejex,ejey,ejez,TO,TX,TY,TZ]:

Paso 5. Obtención de la energía cinética del sistema mediante fT asignándola a la variable T.

> T:=fT(sistema);

$$T := \frac{1}{2} m \left( \left( -\frac{1}{2} l \sin(\phi) \dot{\phi} \cos(\theta) - \frac{1}{2} l \cos(\phi) \sin(\theta) \dot{\theta} \right)^2 + \left( s \dot{1} - \frac{1}{2} l \sin(\phi) \dot{\phi} \sin(\theta) + \frac{1}{2} l \cos(\phi) \cos(\theta) \dot{\theta} \right)^2 + \frac{1}{4} l^2 \cos(\phi)^2 \dot{\phi}^2 \right) + \frac{3}{4} s \dot{1}^2 M$$

Paso 6. Obtención de la energía potencial del sistema mediante fV asignándola a la variable V.

> V:=fV(sistema);

$$V := mg \left( R - \frac{1}{2} l \sin(\phi) \right) + \frac{1}{2} k s^2 + MgR$$

Paso 7. Obtención de la lagrangiana como diferencia de energías entre la energía cinética y la potencial.

> L:=simplify(T-V);

$$L := \frac{1}{8} m l^2 \cos(\phi)^2 \dot{\theta}^2 + \frac{1}{2} m s \dot{1}^2 - \frac{1}{2} m s l \sin(\phi) \dot{\phi} \sin(\theta) + \frac{1}{2} m s l \cos(\phi) \cos(\theta) \dot{\theta} + \frac{1}{8} m l^2 \dot{\phi}^2 + \frac{3}{4} s \dot{1}^2 M - mgR + \frac{1}{2} m g l \sin(\phi) - \frac{1}{2} k s^2 - MgR$$

Paso 8. Obtención de las ecuaciones de lagrange para las dos coordenadas generalizadas mediante el operador Ec\_lag

> ecua:=ec\_lag():

Paso 9. Asignación de valores numéricos a los parámetros que quedan sin asignar para poder proceder a la integración numérica.

> g:=9.8;k:=100;l:=2;m:=10;M:=50;R:=1;

g:= 9.8

k:= 100

l:= 2

m:= 10

M:= 50

R:= 1

Paso 10. Integración numérica del problema mediante la función fint asignando el resultado a la variable res.

```
> res := fint([0.,0.,0.,0.,5,0.]):
```

Paso 11. Procedemos a realizar una animación del movimiento del conjunto por medio de la función dibu3.

```
> dibu3(5,75);
```

