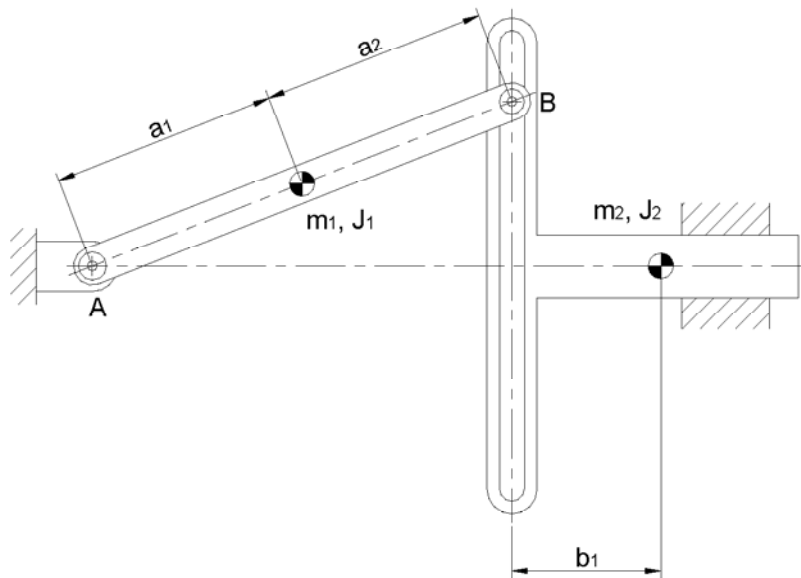


## - Simulación en Ingeniería Mecánica -

### EJERCICIO 1



Para el mecanismo de la figura se pide:

Determinar justificadamente el número de grados de libertad del sistema, especificando los eslabones y el número y tipo de pares cinemáticos.

Determinar las ecuaciones de restricción del sistema.

Determinar la matriz Jacobiana del sistema

Determinar las ecuaciones dinámicas del sistema

### SOLUCIÓN

**Determinación de los grados de libertad:**

3 Eslabones : 1, 2 y 0	9 coordenadas
Un cuerpo fijo (0). 3 restricciones simples	3 ec. rest,
Un par de revolución (A)	2 ec. rest.
Un par de traslación-rotación (B)	1 ec. rest.
Un par de traslación (C)	2 ec. rest.
<b>TOTAL</b>	<b>1 g.d.l.</b>

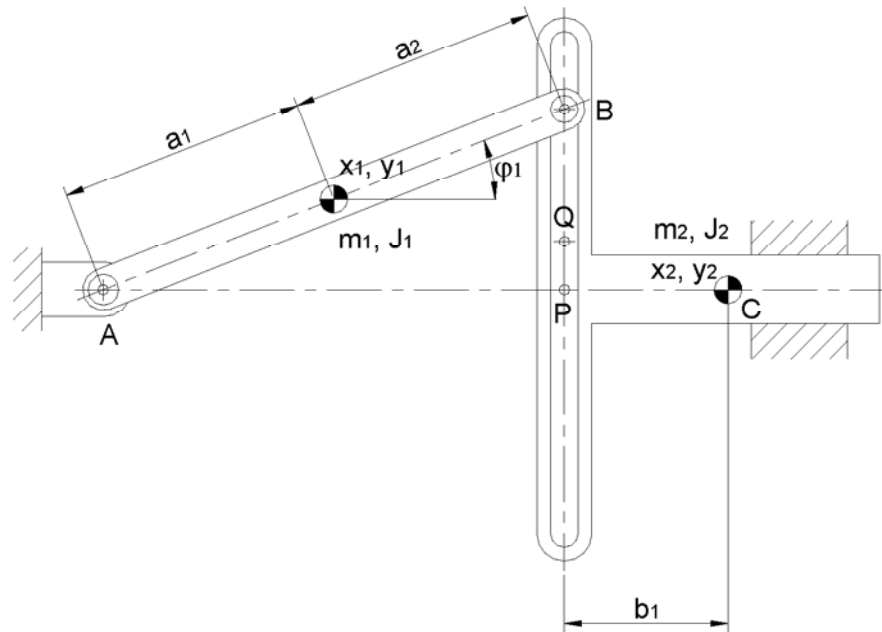
**Coordenadas de los cuerpos:**

$$\text{Cuerpo 1 : } [x_1 \quad y_1 \quad \varphi_1]^T$$

$$\text{Cuerpo 2 : } [x_2 \quad y_2 \quad \varphi_2]^T$$

$$\text{Cuerpo 0 : } [x_0 \quad y_0 \quad \varphi_0]^T$$

## - Simulación en Ingeniería Mecánica -



### Vectores de posición de los puntos implicados:

Punto A

$$\vec{r}_1^A = \begin{bmatrix} x_1 \\ y_1 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \cos \varphi_1 & -\text{sen} \varphi_1 \\ \text{sen} \varphi_1 & \cos \varphi_1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} -a_1 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} x_1 - a_1 \cos \varphi_1 \\ y_1 - a_1 \text{sen} \varphi_1 \end{bmatrix}$$

Punto B

$$\vec{r}_1^B = \begin{bmatrix} x_1 \\ y_1 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \cos \varphi_1 & -\text{sen} \varphi_1 \\ \text{sen} \varphi_1 & \cos \varphi_1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} a_2 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} x_1 + a_2 \cos \varphi_1 \\ y_1 + a_2 \text{sen} \varphi_1 \end{bmatrix}$$

Punto C

$$\vec{r}_2^C = \begin{bmatrix} x_2 \\ y_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \cos \varphi_1 & -\text{sen} \varphi_1 \\ \text{sen} \varphi_1 & \cos \varphi_1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} x_2 \\ y_2 \end{bmatrix}$$

Punto P

$$\vec{r}_2^P = \begin{bmatrix} x_2 \\ y_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \cos \varphi_2 & -\text{sen} \varphi_2 \\ \text{sen} \varphi_2 & \cos \varphi_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} -b_1 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} x_2 - b_1 \cos \varphi_2 \\ y_2 - b_1 \text{sen} \varphi_2 \end{bmatrix}$$

Punto Q

$$\vec{r}_2^Q = \begin{bmatrix} x_2 \\ y_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \cos \varphi_2 & -\text{sen} \varphi_2 \\ \text{sen} \varphi_2 & \cos \varphi_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} -b_1 \\ 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} x_2 - b_1 \cos \varphi_2 - \text{sen} \varphi_2 \\ y_2 - b_1 \text{sen} \varphi_2 + \cos \varphi_2 \end{bmatrix}$$

### Restricciones:

Restricciones simples:

$$x_0 = 0$$

$$y_0 = 0$$

$$\varphi_0 = 0$$

## - Simulación en Ingeniería Mecánica -

Par de revolución A:

$$\vec{r}_1^A = 0$$
$$\begin{cases} x_1 - a_1 \cos \varphi_1 = 0 \\ y_1 - a_1 \operatorname{sen} \varphi_1 = 0 \end{cases}$$

Par traslación-revolución B:

$$\vec{BP} // \vec{QP} = 0$$

$$\vec{BP} = \begin{bmatrix} x_2 - b_1 \cos \varphi_2 - x_1 - a_2 \cos \varphi_1 \\ y_2 - b_1 \operatorname{sen} \varphi_2 - y_1 - a_2 \operatorname{sen} \varphi_1 \end{bmatrix}$$

$$\vec{QP} = \begin{bmatrix} -\operatorname{sen} \varphi_2 \\ \cos \varphi_2 \end{bmatrix}$$

$$\vec{BP} \times \vec{QP} = 0$$

$$(x_2 - b_1 \cos \varphi_2 - x_1 - a_2 \cos \varphi_1) \times (\cos \varphi_2) - (y_2 - b_1 \operatorname{sen} \varphi_2 - y_1 - a_2 \operatorname{sen} \varphi_1) \times (-\operatorname{sen} \varphi_2) = 0$$

Par de traslación C:

$$\vec{u} // \vec{OC} = 0$$

$$\vec{u} = \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix} \quad \vec{OC} = \begin{bmatrix} x_2 \\ y_2 \end{bmatrix}$$

$$\vec{u} \times \vec{OC} = 0 \quad 1 \times y_2 - 0 \times x_2 = 0 \quad y_2 = 0$$

$$\varphi_2 - \varphi_3 = 0 \quad \varphi_3 = 0 \quad \Rightarrow \quad \varphi_2 = 0$$

$$\begin{cases} y_2 = 0 \\ \varphi_2 = 0 \end{cases}$$

Ecuaciones de restricción:

Operando con las ecuaciones anteriores y eliminando las que resultan valores nulos resulta:

$$x_1 - a_1 \cos \varphi_1 = 0$$

$$y_1 - a_1 \operatorname{sen} \varphi_1 = 0$$

$$x_2 - b_1 - x_1 - a_2 \cos \varphi_1 = 0$$

**Jacobiana**

	$\frac{\partial}{\partial x_1}$	$\frac{\partial}{\partial y_1}$	$\frac{\partial}{\partial \varphi_1}$	$\frac{\partial}{\partial x_2}$
$\phi_1$	1	0	$a_1 \operatorname{sen} \varphi_1$	0
$\phi_2$	0	1	$-a_1 \cos \varphi_1$	0
$\phi_3$	-1	0	$a_2 \operatorname{sen} \varphi_1$	1

## - Simulación en Ingeniería Mecánica -

### Ecuaciones dinámicas

$$\begin{bmatrix} m_1 & & & \\ & m_1 & & \\ & & J_1 & \\ & & & m_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{x}_1 \\ \ddot{y}_1 \\ \ddot{\phi}_1 \\ \ddot{x}_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 1 & 0 & -1 \\ 0 & 1 & 0 \\ a_1 \text{sen} \phi_1 & -a_1 \text{cos} \phi_1 & a_2 \text{sen} \phi_1 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} F_{AX} \\ F_{AY} \\ F_{BY} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ M \\ 0 \end{bmatrix}$$

### Compactación de ecuaciones:

$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{y}_1 \\ \dot{\phi}_1 \\ \dot{x}_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -a_1 \text{sen} \phi_1 \\ a_1 \text{cos} \phi_1 \\ 1 \\ -(a_1 + a_2) \text{sen} \phi_1 \end{bmatrix} \dot{\phi}_1$$

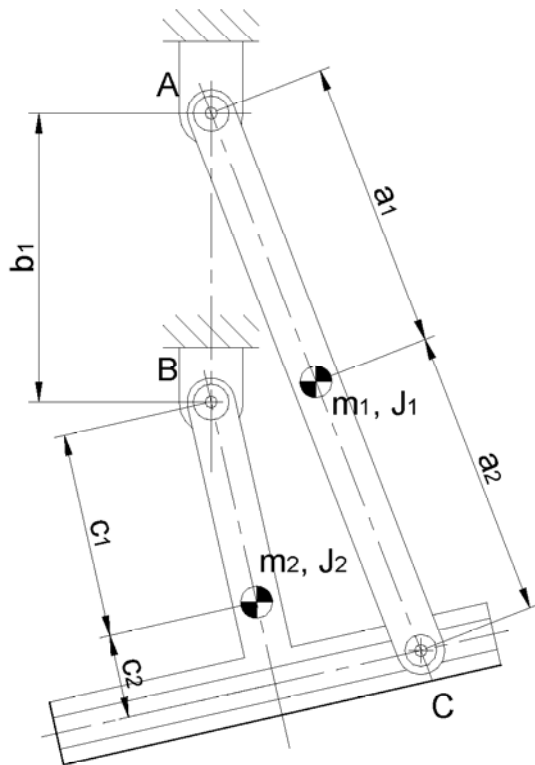
$$\begin{aligned} & \begin{bmatrix} -a_1 \text{sen} \phi_1 & a_1 \text{cos} \phi_1 & 1 & -(a_1 + a_2) \text{sen} \phi_1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} m_1 & & & \\ & m_1 & & \\ & & J_1 & \\ & & & m_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{x}_1 \\ \ddot{y}_1 \\ \ddot{\phi}_1 \\ \ddot{x}_2 \end{bmatrix} + \\ & + \begin{bmatrix} 1 & 0 & -1 \\ 0 & 1 & 0 \\ a_1 \text{sen} \phi_1 & -a_1 \text{cos} \phi_1 & a_2 \text{sen} \phi_1 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} F_{AX} \\ F_{AY} \\ F_{BY} \end{bmatrix} = \\ & = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ M \\ 0 \end{bmatrix} \end{aligned}$$

$$\begin{bmatrix} -m_1 a_1 \text{sen} \phi_1 & m_1 a_1 \text{cos} \phi_1 & J_1 & -m_2 (a_1 + a_2) \text{sen} \phi_1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{x}_1 \\ \ddot{y}_1 \\ \ddot{\phi}_1 \\ \ddot{x}_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} F_{AX} \\ F_{AY} \\ F_{BY} \end{bmatrix} = M$$

$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{y}_1 \\ \dot{\phi}_1 \\ \dot{x}_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -a_1 \text{sen} \phi_1 \\ a_1 \text{cos} \phi_1 \\ 1 \\ -(a_1 + a_2) \text{sen} \phi_1 \end{bmatrix} \dot{\phi}_1 + \begin{bmatrix} -a_1 \text{cos} \phi_1 \\ -a_1 \text{sen} \phi_1 \\ 0 \\ -(a_1 + a_2) \text{cos} \phi_1 \end{bmatrix} \dot{\phi}_1^2$$

$$(m_1 a_1^2 \text{sen}^2 \phi_1 + m_1 a_1^2 \text{cos}^2 \phi_1 + J_1 + m_2 (a_1 + a_2)^2 \text{sen}^2 \phi_1) \ddot{\phi}_1 + (m_2 (a_1 + a_2)^2 \text{sen} \phi_1 \text{cos} \phi_1) \dot{\phi}_1^2 = M$$

**EJERCICIO 2**



Para el mecanismo de la figura se pide:

1. Determinar las ecuaciones de restricción del sistema.
2. Determinar la matriz Jacobiana del sistema
3. Determinar las ecuaciones dinámicas del sistema

**SOLUCIÓN**

**Determinación de los grados de libertad:**

3 Eslabones :1, 2 y 0	9 coordenadas
Un cuerpo fijo (0). 3 restricciones simples	3 ec. rest,
Un par de revolución (A)	2 ec. rest.
Un par de revolución (B)	2 ec. rest.
Un par de traslación-rotación (C)	1 ec. rest.
<b>TOTAL</b>	<b>1 g.d.l.</b>

**Coordenadas de los cuerpos:**

Cuerpo 1 :  $[x_1 \ y_1 \ \phi_1]^T$

Cuerpo 2 :  $[x_2 \ y_2 \ \phi_2]^T$

Cuerpo 0 :  $[x_0 \ y_0 \ \phi_0]^T$

**Vectores de posición de los puntos implicados:**

Punto A

$$\vec{r}_0^A = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\vec{r}_1^A = \begin{bmatrix} x_1 \\ y_1 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \cos \varphi_1 & -\sin \varphi_1 \\ \sin \varphi_1 & \cos \varphi_1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} -a_1 \\ 0 \end{bmatrix}$$

Punto B

$$\vec{r}_0^B = \begin{bmatrix} 0 \\ -b_1 \end{bmatrix}$$

$$\vec{r}_2^B = \begin{bmatrix} x_2 \\ y_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \cos \varphi_2 & -\sin \varphi_2 \\ \sin \varphi_2 & \cos \varphi_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ c_1 \end{bmatrix}$$

Punto C

$$\vec{r}_1^C = \begin{bmatrix} x_1 \\ y_1 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \cos \varphi_1 & -\sin \varphi_1 \\ \sin \varphi_1 & \cos \varphi_1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} a_2 \\ 0 \end{bmatrix}$$

**Restricciones:**

Restricciones simples:

$$x_0 = 0$$

$$y_0 = 0$$

$$\varphi_0 = 0$$

Par de revolución A:

$$\vec{r}_O^A = \vec{r}_1^A$$

$$\begin{bmatrix} x_1 \\ y_1 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \cos \varphi_1 & -\sin \varphi_1 \\ \sin \varphi_1 & \cos \varphi_1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} -a_1 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{cases} x_1 - a_1 \cos \varphi_1 = 0 \\ y_1 - a_1 \sin \varphi_1 = 0 \end{cases}$$

Par de revolución B:

$$\vec{r}_O^B = \vec{r}_2^B$$

$$\begin{bmatrix} x_2 \\ y_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \cos \varphi_2 & -\sin \varphi_2 \\ \sin \varphi_2 & \cos \varphi_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ c_1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ -b_1 \end{bmatrix}$$

$$\begin{cases} x_2 - c_1 \sin \varphi_2 = 0 \\ y_2 + c_1 \cos \varphi_2 + b_1 = 0 \end{cases}$$

## - Simulación en Ingeniería Mecánica -

Par traslación-revolución C:

$$\vec{u}_2 // \vec{DC}$$

$$\vec{u}_2 = \begin{bmatrix} \cos \varphi_2 & -\sin \varphi_2 \\ \sin \varphi_2 & \cos \varphi_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \cos \varphi_2 \\ \sin \varphi_2 \end{bmatrix}$$

$$\vec{DC} = \vec{r}_1^C - \vec{r}_2^D$$

$$\vec{r}_1^C = \begin{bmatrix} x_1 \\ y_1 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \cos \varphi_1 & -\sin \varphi_1 \\ \sin \varphi_1 & \cos \varphi_1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} a_2 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} x_1 + a_2 \cos \varphi_1 \\ y_1 + a_2 \sin \varphi_1 \end{bmatrix}$$

$$\vec{r}_2^D = \begin{bmatrix} x_2 \\ y_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \cos \varphi_2 & -\sin \varphi_2 \\ \sin \varphi_2 & \cos \varphi_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ -c_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} x_2 + c_2 \sin \varphi_2 \\ y_2 - c_2 \cos \varphi_2 \end{bmatrix}$$

$$\vec{DC} = \begin{bmatrix} x_1 + a_2 \cos \varphi_1 - x_2 - c_2 \sin \varphi_2 \\ y_1 + a_2 \sin \varphi_1 - y_2 + c_2 \cos \varphi_2 \end{bmatrix}$$

$$\vec{u}_2 \times \vec{DC} = 0$$

$$(y_1 + a_2 \sin \varphi_1 - y_2 + c_2 \cos \varphi_2) \cos \varphi_2 - (x_1 + a_2 \cos \varphi_1 - x_2 - c_2 \sin \varphi_2) \sin \varphi_2 = 0$$

$$(y_1 - y_2) \cos \varphi_2 + a_2 \sin \varphi_1 \cos \varphi_2 + c_2 \cos^2 \varphi_2 - (x_1 - x_2) \sin \varphi_2 - a_2 \cos \varphi_1 \sin \varphi_2 + c_2 \sin^2 \varphi_2 = 0$$

$$(y_1 - y_2) \cos \varphi_2 - (x_1 - x_2) \sin \varphi_2 + c_2 + a_2 \sin(\varphi_1 - \varphi_2) = 0$$

Ecuaciones de restricción:

Operando con las ecuaciones anteriores y eliminando las que resultan valores nulos resulta:

$$x_1 - a_1 \cos \varphi_1 = 0$$

$$y_1 - a_1 \sin \varphi_1 = 0$$

$$x_2 - c_1 \sin \varphi_2 = 0$$

$$y_2 + c_1 \cos \varphi_2 + b_1 = 0$$

$$(y_1 - y_2) \cos \varphi_2 - (x_1 - x_2) \sin \varphi_2 + c_2 + a_2 \sin(\varphi_1 - \varphi_2) = 0$$

**Jacobiana**

	$\frac{\partial}{\partial x_1}$	$\frac{\partial}{\partial y_1}$	$\frac{\partial}{\partial \varphi_1}$	$\frac{\partial}{\partial x_2}$	$\frac{\partial}{\partial y_2}$	$\frac{\partial}{\partial \varphi_2}$
$\phi_1$	1		$a_1 \sin \varphi_1$			
$\phi_2$		1	$-a_1 \cos \varphi_1$			
$\phi_3$				1		$-c_1 \cos \varphi_2$
$\phi_4$					1	$-c_1 \sin \varphi_1$
$\phi_5$	$-\sin \varphi_2$	$\cos \varphi_2$	$a_2 \cos(\varphi_1 - \varphi_2)$	$\sin \varphi_2$	$-\cos \varphi_2$	$-(y_1 - y_2) \sin \varphi_2 - (x_1 - x_2) \cos \varphi_2 - a_2 \cos(\varphi_1 - \varphi_2)$







## **SOLUCIÓN**

### **Determinación de los grados de libertad:**

4 Eslabones :0, 1 (O-A), 2 (C-B) y 3 (B-D)	12 coordenadas
Un cuerpo fijo (0). 3 restricciones simples	3 ec. rest,
Tres pares de revolución (O, C, B)	3x2 ec. rest.
Dos pares de traslación-rotación (A-D)	2x1 ec. rest.
<b>TOTAL</b>	<b>1 g.d.l.</b>

### **Restricciones:**

Restricciones simples:

$$x_0 = 0$$

$$y_0 = 0$$

$$\varphi_0 = 0$$

Las barras OA y DB se suponen con masa y cdg en su punto medio

Par de revolución O:

$$\vec{r}_O^0 = \vec{r}_O^1$$

$$\begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} x_1 \\ y_1 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \cos \varphi_1 & -\sin \varphi_1 \\ \sin \varphi_1 & \cos \varphi_1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} -a \\ 0 \end{bmatrix}$$

Par de revolución C:

$$\vec{r}_C^0 = \vec{r}_C^2$$

$$\begin{bmatrix} 0 \\ -c \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} x_2 \\ y_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \cos \varphi_2 & -\sin \varphi_2 \\ \sin \varphi_2 & \cos \varphi_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} -e \\ 0 \end{bmatrix}$$

Par de revolución B:

$$\vec{r}_B^3 = \vec{r}_B^2$$

$$\begin{bmatrix} x_3 \\ y_3 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \cos \varphi_3 & -\sin \varphi_3 \\ \sin \varphi_3 & \cos \varphi_3 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} b \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} x_2 \\ y_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \cos \varphi_2 & -\sin \varphi_2 \\ \sin \varphi_2 & \cos \varphi_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} e \\ 0 \end{bmatrix}$$

Par traslación-revolución A:

$$\begin{bmatrix} \cos \varphi_2 \\ \sin \varphi_2 \end{bmatrix} \times \left\{ \begin{bmatrix} x_1 \\ y_1 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \cos \varphi_1 & -\sin \varphi_1 \\ \sin \varphi_1 & \cos \varphi_1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} a \\ 0 \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} x_2 \\ y_2 \end{bmatrix} \right\} = \vec{0}$$

Par traslación-revolución D:

$$\begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix} \times \left\{ \begin{bmatrix} x_3 \\ y_3 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \cos \varphi_3 & -\sin \varphi_3 \\ \sin \varphi_3 & \cos \varphi_3 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} -b \\ 0 \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} 0 \\ d \end{bmatrix} \right\} = \vec{0}$$

## - Simulación en Ingeniería Mecánica -

Operando con las ecuaciones anteriores resulta:

$$\begin{cases} x_1 - a \cos \varphi_1 = 0 \\ y_1 - a \sin \varphi_1 = 0 \\ x_2 - e \cos \varphi_2 = 0 \\ y_2 - e \sin \varphi_2 = 0 \\ x_3 + b \cos \varphi_3 - x_2 - e \cos \varphi_2 = 0 \\ y_3 + b \sin \varphi_3 - y_2 - e \sin \varphi_2 = 0 \\ \cos \varphi_2 (y_1 + a \sin \varphi_1 - y_2) - \sin \varphi_2 (x_1 + a \cos \varphi_1 - x_2) = 0 \\ y_3 - b \sin \varphi_3 - d = 0 \end{cases}$$

Restricción motriz:

$$\varphi_1 - \omega t = 0$$

**Jacobiana**

	$\frac{\partial}{\partial x_1}$	$\frac{\partial}{\partial y_1}$	$\frac{\partial}{\partial \varphi_1}$	$\frac{\partial}{\partial x_2}$	$\frac{\partial}{\partial y_2}$	$\frac{\partial}{\partial \varphi_2}$	$\frac{\partial}{\partial x_3}$	$\frac{\partial}{\partial y_3}$	$\frac{\partial}{\partial \varphi_3}$
$\phi_1$	1		$a \sin \varphi_1$						
$\phi_2$		1	$-a \cos \varphi_1$						
$\phi_3$				1		$e \sin \varphi_2$			
$\phi_4$					1	$-e \cos \varphi_2$			
$\phi_5$				-1		$e \sin \varphi_2$	1		$-b \sin \varphi_3$
$\phi_6$					-1	$-e \cos \varphi_2$		1	$b \cos \varphi_3$
$\phi_7$	$-\sin \varphi_2$	$\cos \varphi_2$	$\frac{\partial \phi_7}{\partial \varphi_1}$	$\sin \varphi_2$	$-\cos \varphi_2$	$\frac{\partial \phi_7}{\partial \varphi_2}$			
$\phi_8$								1	$-b \cos \varphi_3$
$\phi_9$			1						

$$\frac{\partial \phi_7}{\partial \varphi_1} = a \cos \varphi_1 \cos \varphi_2 + a \sin \varphi_1 \sin \varphi_2 = a \cos(\varphi_2 - \varphi_1)$$

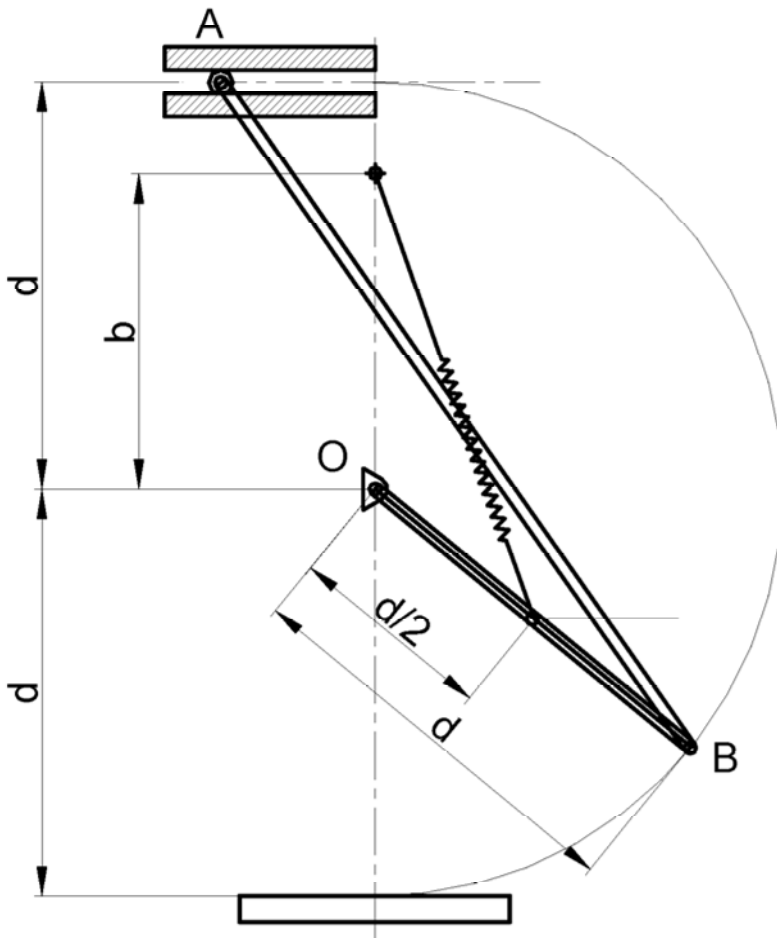
$$\begin{aligned} \frac{\partial \phi_7}{\partial \varphi_2} &= -\sin \varphi_2 (y_1 + a \sin \varphi_1 - y_2) - \cos \varphi_2 (x_1 + a \cos \varphi_1 - x_2) = \\ &= (y_2 - y_1) \sin \varphi_2 + (x_2 - x_1) \cos \varphi_2 - a \cos(\varphi_2 - \varphi_1) \end{aligned}$$

**Velocidad del punto D**

Se debe resolver el sistema de ecuaciones:



**EJERCICIO 4**



La puerta uniforme AB de un garaje, representada en sección en la figura, tiene una masa  $M$  y está equipada con un mecanismo de resorte como el indicado. El brazo OB tiene masa  $m$  y la esquina superior de la puerta puede deslizarse libremente en dirección horizontal mediante un rodillo.

El muelle está anclado al punto medio del brazo OB y a un punto situado a  $d/2$  sobre la vertical de O. En la posición superior del brazo OB, la fuerza del resorte es nula.

Se pide:

Determinar las ecuaciones de restricción del sistema.

Obtener la expresión de la velocidad del punto A considerando como restricción motriz el giro del brazo OB.

Determinar las ecuaciones dinámicas del sistema

## **SOLUCIÓN**

### **Determinación de los grados de libertad:**

3 Eslabones : 0 (cuerpo fijo), 1 (O-B) y 2 (A-B)	9 coordenadas
Un cuerpo fijo (0). 3 restricciones simples	3 ec. rest,
Dos pares de revolución (O, B)	2x2 ec. rest.
Un par de traslación-rotación (A)	1 ec. rest.
<b>TOTAL</b>	<b>1 g.d.l.</b>

### **Restricciones:**

Restricciones simples:

$$x_0 = 0$$

$$y_0 = 0$$

$$\varphi_0 = 0$$

Las barras OB y AB se suponen con masa y cdg en su punto medio

Par de revolución O:

$$\vec{r}_O^0 = \vec{r}_O^1$$

$$\begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} x_1 \\ y_1 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \cos \varphi_1 & -\sin \varphi_1 \\ \sin \varphi_1 & \cos \varphi_1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} -d/2 \\ 0 \end{bmatrix}$$

Par de revolución B:

$$\vec{r}_B^1 = \vec{r}_B^2$$

$$\begin{bmatrix} x_1 \\ y_1 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \cos \varphi_1 & -\sin \varphi_1 \\ \sin \varphi_1 & \cos \varphi_1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} d/2 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} x_2 \\ y_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \cos \varphi_2 & -\sin \varphi_2 \\ \sin \varphi_2 & \cos \varphi_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} d \\ 0 \end{bmatrix}$$

Par traslación-revolución A:

$$\begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix} \times \left\{ \begin{bmatrix} x_2 \\ y_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \cos \varphi_2 & -\sin \varphi_2 \\ \sin \varphi_2 & \cos \varphi_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} -d \\ 0 \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} 0 \\ d \end{bmatrix} \right\} = \vec{0}$$

Operando con las ecuaciones anteriores resulta:

$$\begin{cases} x_1 - d/2 \cos \varphi_1 = 0 \\ y_1 - d/2 \sin \varphi_1 = 0 \\ x_1 + d/2 \cos \varphi_1 - x_2 - d \cos \varphi_2 = 0 \\ y_1 + d/2 \sin \varphi_1 - y_2 - d \sin \varphi_2 = 0 \\ y_2 - d \sin \varphi_2 - d = 0 \end{cases}$$

## - Simulación en Ingeniería Mecánica -

$$\begin{cases} x_1 - d/2 \cos \varphi_1 = 0 \\ y_1 - d/2 \sin \varphi_1 = 0 \\ x_1 + d/2 \cos \varphi_1 - x_2 - d \cos \varphi_2 = 0 \\ y_1 + d/2 \sin \varphi_1 - y_2 - d \sin \varphi_2 = 0 \\ y_2 - d \sin \varphi_2 - d = 0 \end{cases}$$

$$x_1 = d/2 \cos \varphi_1$$

$$y_1 = d/2 \sin \varphi_1$$

$$\sin \varphi_2 = \frac{\sin \varphi_1}{2}$$

$$x_2 = d \cos \varphi_1 - d \cos \varphi_2$$

$$y_2 = d \sin \varphi_1 - d \sin \varphi_2 = d/2 \cdot \sin \varphi_1$$

Restricción motriz:

$$\varphi_1 - \omega t = 0$$

### Jacobiana

	$\frac{\partial}{\partial x_1}$	$\frac{\partial}{\partial y_1}$	$\frac{\partial}{\partial \varphi_1}$	$\frac{\partial}{\partial x_2}$	$\frac{\partial}{\partial y_2}$	$\frac{\partial}{\partial \varphi_2}$
$\phi_1$	1		$d/2 \sin \varphi_1$			
$\phi_2$		1	$-d/2 \cos \varphi_1$			
$J = \phi_3$	1		$-d/2 \sin \varphi_1$	-1		$d \sin \varphi_2$
$\phi_4$		1	$d/2 \cos \varphi_1$		-1	$-d \cos \varphi_2$
$\phi_5$					1	$-d \cos \varphi_2$
$\phi_6$			1			

### Velocidad del punto A

Se debe resolver el sistema de ecuaciones:

$$\begin{bmatrix} 1 & 0 & d/2 \sin \varphi_1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & -d/2 \cos \varphi_1 & 0 & 0 & 0 \\ 1 & 0 & -d/2 \sin \varphi_1 & -1 & 0 & d \sin \varphi_2 \\ 0 & 1 & d/2 \cos \varphi_1 & 0 & -1 & -d \cos \varphi_2 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & -d \cos \varphi_2 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{y}_1 \\ \dot{\varphi}_1 \\ \dot{x}_2 \\ \dot{y}_2 \\ \dot{\varphi}_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ \omega \end{bmatrix}$$

de donde:

$$\dot{x}_1 = -d/2 \cdot \sin \varphi_1 \cdot \omega$$

$$\dot{y}_1 = d/2 \cdot \cos \varphi_1 \cdot \omega$$

$$\dot{\varphi}_1 = \omega$$

$$\dot{x}_2 = \frac{d \cdot \sin(\varphi_1 - \varphi_2) \cdot \omega}{2 \cdot \cos \varphi_2}$$

$$\dot{y}_2 = d/2 \cdot \cos \varphi_1 \cdot \omega$$

$$\dot{\varphi}_2 = \frac{\cos \varphi_1 \cdot \omega}{2 \cdot \cos \varphi_2}$$

por lo que:

$$x_A = x_2 - d \cos \varphi_2$$

$$v_A = \dot{x}_A = \dot{x}_2 + d \dot{\varphi}_2 \sin \varphi_2 = \frac{d \cdot \sin(\varphi_1 - \varphi_2) \cdot \omega}{2 \cdot \cos \varphi_2} + \frac{d \cdot \cos \varphi_1 \sin \varphi_2 \cdot \omega}{2 \cdot \cos \varphi_2}$$



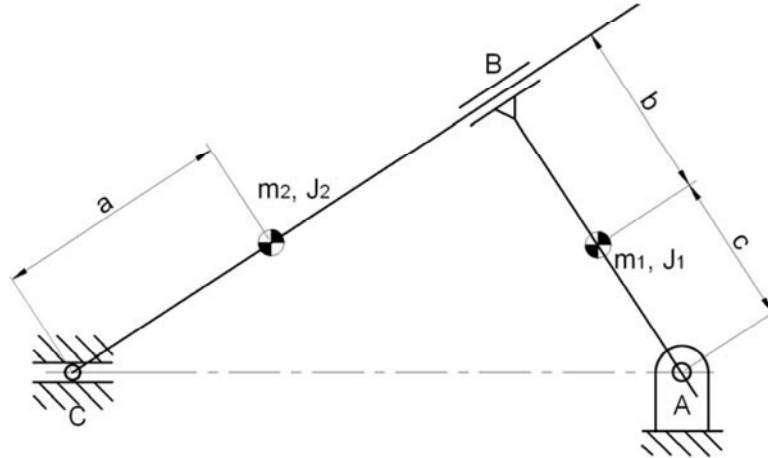


## - Simulación en Ingeniería Mecánica -

### EJERCICIO 5

Para el mecanismo de la figura, se pide:

- Determinar las ecuaciones de restricción del sistema.
- Obtener la expresión de la velocidad del punto C considerando como restricción motriz el giro del brazo AB.
- Determinar las ecuaciones dinámicas del sistema.



### SOLUCIÓN

- **Determinación de los grados de libertad:**

3 Eslabones : 1, 2 y 0	9 coordenadas
Un cuerpo fijo (0). 3 restricciones simples	3 ec. rest,
Un par de revolución (A)	2 ec. rest.
Un par de traslación (B)	2 ec. rest.
Un par de revolución-traslación (C)	1 ec. rest.
TOTAL	1 g.d.l.

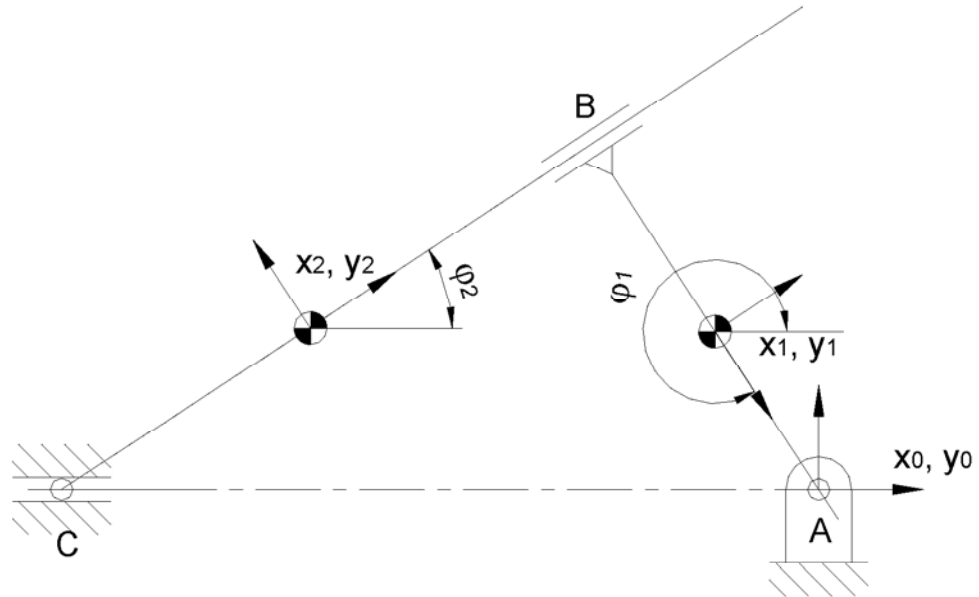
- **Coordenadas de los cuerpos:**

Cuerpo 1 :  $[x_1 \ y_1 \ \varphi_1]^T$

Cuerpo 2 :  $[x_2 \ y_2 \ \varphi_2]^T$

Cuerpo 0 :  $[x_0 \ y_0 \ \varphi_0]^T$

## - Simulación en Ingeniería Mecánica -



- Vectores de posición de los puntos implicados:**

Cuerpo 0:

$$\text{Punto A: } \vec{r}_0^A = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

Cuerpo 1:

$$\text{Punto A: } \vec{r}_1^A = \begin{bmatrix} x_1 \\ y_1 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \cos \varphi_1 & -\sin \varphi_1 \\ \sin \varphi_1 & \cos \varphi_1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} c \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} x_1 + c \cos \varphi_1 \\ y_1 + c \sin \varphi_1 \end{bmatrix}$$

$$\text{Punto B: } \vec{r}_1^B = \begin{bmatrix} x_1 \\ y_1 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \cos \varphi_1 & -\sin \varphi_1 \\ \sin \varphi_1 & \cos \varphi_1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} -b \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} x_1 - b \cos \varphi_1 \\ y_1 - b \sin \varphi_1 \end{bmatrix}$$

Cuerpo 2:

$$\text{Punto C: } \vec{r}_2^C = \begin{bmatrix} x_2 \\ y_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \cos \varphi_2 & -\sin \varphi_2 \\ \sin \varphi_2 & \cos \varphi_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} -a \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} x_2 - a \cos \varphi_2 \\ y_2 - a \sin \varphi_2 \end{bmatrix}$$

- Restricciones:**

Restricciones simples:

$$\begin{cases} x_0 = 0 \\ y_0 = 0 \\ \varphi_0 = 0 \end{cases}$$

Par de revolución A:

## - Simulación en Ingeniería Mecánica -

$$\vec{r}_1^A = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix} \quad \begin{cases} x_1 + c \cos \varphi_1 = 0 \\ y_1 + c \sin \varphi_1 = 0 \end{cases}$$

Par de traslación B:

$$\begin{cases} \varphi_1 - \varphi_2 - 3\pi / 2 = 0 \\ \vec{u}_2 // X_2 B_1 \Rightarrow \vec{CB} \times X_2 B_1 = \vec{0} \end{cases}$$

$$\vec{u}_2 = \begin{bmatrix} \cos \varphi_2 \\ \sin \varphi_2 \end{bmatrix}$$

$$X_2 B_1 = \begin{bmatrix} x_1 - b \cos \varphi_1 - x_2 \\ y_1 - b \sin \varphi_1 - y_2 \end{bmatrix}$$

$$\begin{cases} \varphi_1 - \varphi_2 - 3\pi / 2 = 0 \\ \cos \varphi_2 (y_1 - b \sin \varphi_1 - y_2) - \sin \varphi_2 (x_1 - b \cos \varphi_1 - x_2) = 0 \end{cases}$$

Par de revolución - traslación C:

$$\vec{u}_0 // \vec{CA} \Rightarrow \vec{u}_0 \times \vec{CA} = \vec{0}$$

$$\vec{u}_0 = \begin{bmatrix} \cos \varphi_0 \\ \sin \varphi_0 \end{bmatrix} \xrightarrow{\varphi_0 = 0} \vec{u}_0 = \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\vec{CA} = \vec{r}_2^C - \vec{r}_0^A = \begin{bmatrix} x_2 - a \cos \varphi_2 \\ y_2 - a \sin \varphi_2 \end{bmatrix}$$

$$\cos \varphi_0 (y_2 - a \sin \varphi_2) - \sin \varphi_0 (x_2 - a \cos \varphi_2) = 0$$

### • Ecuaciones de restricción:

Operando con las ecuaciones anteriores y simplificando resulta:

$$\begin{cases} x_1 + c \cos \varphi_1 = 0 \\ y_1 + c \sin \varphi_1 = 0 \\ \varphi_1 - \varphi_2 - 3\pi / 2 = 0 \\ \cos \varphi_2 (y_1 - b \sin \varphi_1 - y_2) - \sin \varphi_2 (x_1 - b \cos \varphi_1 - x_2) = 0 \\ y_2 - a \sin \varphi_2 = 0 \end{cases}$$

Operando aún más las ecuaciones anteriores resulta:

$$\begin{cases} x_1 + c \cos \varphi_1 = 0 \\ y_1 + c \sin \varphi_1 = 0 \\ \varphi_1 - \varphi_2 - 3\pi / 2 = 0 \\ -\sin \varphi_1 \cdot (y_1 - y_2) - \cos \varphi_1 \cdot (x_1 - x_2) - b \cdot \sin(\varphi_1 - \varphi_2) = 0 \\ \xrightarrow{(\varphi_1 - \varphi_2 = 3\pi / 2)} -\sin \varphi_1 \cdot (y_1 - y_2) - \cos \varphi_1 \cdot (x_1 - x_2) + b = 0 \\ y_2 - a \cos \varphi_1 = 0 \end{cases}$$

Restricción motriz:

$$\varphi_1 - \omega t = 0$$

## - Simulación en Ingeniería Mecánica -

- Jacobiana**

$$J = \begin{array}{c|cccccc} & \frac{\partial}{\partial x_1} & \frac{\partial}{\partial y_1} & \frac{\partial}{\partial \phi_1} & \frac{\partial}{\partial x_2} & \frac{\partial}{\partial y_2} & \frac{\partial}{\partial \phi_2} \\ \hline \phi_1 & 1 & & -c \cdot \sin \phi_1 & & & \\ \phi_2 & & 1 & c \cdot \cos \phi_1 & & & \\ \phi_3 & & & 1 & & & -1 \\ \phi_4 & -\cos \phi_1 & -\sin \phi_1 & (*) & \cos \phi_1 & \sin \phi_1 & \\ \phi_5 & & & a \cdot \sin \phi_1 & & 1 & \\ \phi_6 & & & 1 & & & \end{array}$$

$$(*) \rightarrow -\cos \phi_1 \cdot (y_1 - y_2) + \sin \phi_1 \cdot (x_1 - x_2)$$

- Velocidad del punto C**

Se debe resolver el sistema de ecuaciones:

$$\begin{bmatrix} 1 & 0 & -c \cdot \sin \phi_1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & c \cdot \cos \phi_1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & -1 \\ -\cos \phi_1 & -\sin \phi_1 & -\cos \phi_1 \cdot (y_1 - y_2) + \sin \phi_1 \cdot (x_1 - x_2) & \cos \phi_1 & \sin \phi_1 & 0 \\ 0 & 0 & a \cdot \sin \phi_1 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{y}_1 \\ \dot{\phi}_1 \\ \dot{x}_2 \\ \dot{y}_2 \\ \dot{\phi}_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ \omega \end{bmatrix}$$

de donde:

$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{y}_1 \\ \dot{\phi}_1 \\ \dot{x}_2 \\ \dot{y}_2 \\ \dot{\phi}_2 \end{bmatrix} = J^{-1} \cdot \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ \omega \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & c \cdot \sin \phi_1 \\ 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & -c \cdot \cos \phi_1 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \\ 1 & \frac{\sin \phi_1}{\cos \phi_1} & 0 & \frac{1}{\cos \phi_1} & -\frac{\sin \phi_1}{\cos \phi_1} & \frac{\cos \phi_1 \cdot (y_1 - y_2) - \sin \phi_1 \cdot (x_1 - x_2) + a \cdot \sin^2 \phi_1}{\cos \phi_1} \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & -a \cdot \sin \phi_1 \\ 0 & 0 & -1 & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ \omega \end{bmatrix}$$

por lo que:

$$X_C = x_2 - a \cdot \cos \phi_2 = x_2 - a \cdot \cos(\phi_1 - 3 \cdot \pi / 2) = x_2 + a \cdot \sin \phi_1$$

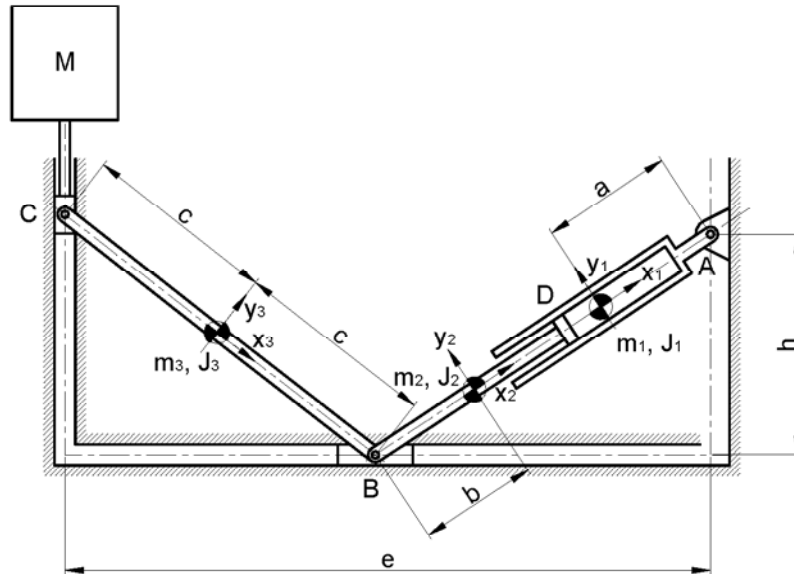
$$U_C = \dot{x}_2 + a \cdot \dot{\phi}_1 \cdot \cos \phi_1 = \left( \frac{\cos \phi_1 \cdot (y_1 - y_2) - \sin \phi_1 \cdot (x_1 - x_2) + a \cdot \sin^2 \phi_1}{\cos \phi_1} \right) \cdot \omega + a \cdot \omega \cdot \cos \phi_1$$

- Ecuaciones dinámicas**

Como fuerzas exteriores actúan el par aplicado en  $\phi_1$ , es decir "M".



**EJERCICIO 6**



El mecanismo elevador de la figura está formado por tres cuerpos. Los cuerpos 1 y 2 constituyen la camisa y el émbolo de un cilindro hidráulico de sección  $S$  y presión interior  $P$ . El cuerpo 1 está articulado a un punto fijo  $A$ . El cuerpo 2 está articulado al cuerpo 3 en el punto  $B$ . El punto  $B$  se mueve longitudinalmente según la dirección horizontal. El punto  $C$ , perteneciente al cuerpo 3, se mueve verticalmente.

Considerando como restricción motriz el desplazamiento entre los cuerpos 1 y 2, se pide:

- Determinar los grados de libertad y pares cinemáticos del sistema.
- Determinar las ecuaciones de restricción del sistema.
- Obtener la expresión de la velocidad del punto  $C$ .
- Determinar las ecuaciones dinámicas del sistema.

**SOLUCIÓN**

**Determinación de los grados de libertad:**

4 Eslabones : 0 cuerpo fijo, 1 (A-D), 2 (D-B) y 3 (B-C)	12 coordenadas
0: Cuerpo fijo	3 ec. rest.
A: Par de revolución entre 0 y 1	2 ec. rest.
D: Par de traslación entre 1 y 2	2 ec. rest.
B: Par de revolución entre 2 y 3	2 ec. rest.
B: Par de traslación-rotación entre 2 y 0	1 ec. rest.
C: Par de traslación-rotación entre 3 y 0	1 ec. rest.
<b>TOTAL</b>	<b>1 g.d.l.</b>

## - Simulación en Ingeniería Mecánica -

### Restricciones:

Restricciones simples:

$$x_0 = 0$$

$$y_0 = 0$$

$$\varphi_0 = 0$$

Se considera el origen de coordenadas en el punto A

Par de revolución A:

$$\vec{r}_A^0 = \vec{r}_A^1$$
$$\begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} x_1 \\ y_1 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \cos \varphi_1 & -\sin \varphi_1 \\ \sin \varphi_1 & \cos \varphi_1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} a \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$x_1 + a \cos \varphi_1 = 0$$

$$y_1 + a \sin \varphi_1 = 0$$

Par traslación D:

$$\varphi_1 - \varphi_2 = 0$$

$$\begin{bmatrix} x_2 - x_1 \\ y_2 - y_1 \end{bmatrix} \times \begin{bmatrix} \cos \varphi_2 \\ \sin \varphi_2 \end{bmatrix} = \vec{0}$$

$$(x_2 - x_1) \sin \varphi_2 - (y_2 - y_1) \cos \varphi_2 = 0$$

Par de revolución B:

$$\vec{r}_B^2 = \vec{r}_B^3$$
$$\begin{bmatrix} x_2 \\ y_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \cos \varphi_2 & -\sin \varphi_2 \\ \sin \varphi_2 & \cos \varphi_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} -b \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} x_3 \\ y_3 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \cos \varphi_3 & -\sin \varphi_3 \\ \sin \varphi_3 & \cos \varphi_3 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} c \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$x_2 - b \cos \varphi_2 - x_3 - c \cos \varphi_3 = 0$$

$$y_2 - b \sin \varphi_2 - y_3 - c \sin \varphi_3 = 0$$

Par traslación-revolución B:

$$\begin{bmatrix} 1 \\ 0 \end{bmatrix} \times \left\{ \begin{bmatrix} x_2 \\ y_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \cos \varphi_2 & -\sin \varphi_2 \\ \sin \varphi_2 & \cos \varphi_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} -b \\ 0 \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} 0 \\ -h \end{bmatrix} \right\} = \vec{0}$$

$$y_2 - b \sin \varphi_2 + h = 0$$

Par traslación-revolución C:

$$\begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix} \times \left\{ \begin{bmatrix} x_3 \\ y_3 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \cos \varphi_3 & -\sin \varphi_3 \\ \sin \varphi_3 & \cos \varphi_3 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} -c \\ 0 \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} -e \\ -h \end{bmatrix} \right\} = \vec{0}$$

$$x_3 - c \cos \varphi_3 + e = 0$$

Agrupando las ecuaciones anteriores resulta:

## - Simulación en Ingeniería Mecánica -

$$\begin{aligned}
 x_1 + a \cos \varphi_1 &= 0 \\
 y_1 + a \sin \varphi_1 &= 0 \\
 \varphi_1 - \varphi_2 &= 0 \\
 (x_2 - x_1) \sin \varphi_2 - (y_2 - y_1) \cos \varphi_2 &= 0 \\
 x_2 - b \cos \varphi_2 - x_3 - c \cos \varphi_3 &= 0 \\
 y_2 - b \sin \varphi_2 - y_3 - c \sin \varphi_3 &= 0 \\
 y_2 - b \sin \varphi_2 + h &= 0 \\
 x_3 - c \cos \varphi_3 + e &= 0
 \end{aligned}$$

Restricción matriz:

$$(x_1 - x_2)^2 + (y_1 - y_2)^2 - (d_0 + l(t))^2 = 0$$

### Jacobiana

	$\frac{\partial}{\partial x_1}$	$\frac{\partial}{\partial y_1}$	$\frac{\partial}{\partial \varphi_1}$	$\frac{\partial}{\partial x_2}$	$\frac{\partial}{\partial y_2}$	$\frac{\partial}{\partial \varphi_2}$	$\frac{\partial}{\partial x_3}$	$\frac{\partial}{\partial y_3}$	$\frac{\partial}{\partial \varphi_3}$
$\phi_1$	1	0	$-a \sin \varphi_1$	0	0	0	0	0	0
$\phi_2$	0	1	$a \cos \varphi_1$	0	0	0	0	0	0
$\phi_3$	0	0	1	0	0	-1	0	0	0
$J = \phi_4$	$-\sin \varphi_2$	$\cos \varphi_2$	0	$\sin \varphi_2$	$-\cos \varphi_2$	$(x_2 - x_1) \cos \varphi_2 + (y_2 - y_1) \sin \varphi_2$	0	0	0
$\phi_5$	0	0	0	1	0	$b \sin \varphi_2$	-1	0	$c \sin \varphi_3$
$\phi_6$	0	0	0	0	1	$-b \cos \varphi_2$	0	-1	$-c \cos \varphi_3$
$\phi_7$	0	0	0	0	1	$-b \cos \varphi_2$	0	0	0
$\phi_8$	0	0	0	0	0	0	1	0	$c \sin \varphi_3$
$\phi_9$	$2(x_1 - x_2)$	$2(y_1 - y_2)$	0	$-2(x_1 - x_2)$	$-2(y_1 - y_2)$	0	0	0	0

### Velocidad del punto A

Se debe resolver el sistema de ecuaciones:

$$J \cdot \begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{y}_1 \\ \dot{\varphi}_1 \\ \dot{x}_2 \\ \dot{y}_2 \\ \dot{\varphi}_2 \\ \dot{x}_3 \\ \dot{y}_3 \\ \dot{\varphi}_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 2(d_0 + l(t))\dot{l}(t) \end{bmatrix}$$

con:

$$\begin{aligned}
 y_c &= y_3 - c \sin \varphi_3 + h \\
 \dot{y}_c &= \dot{y}_3 - c \dot{\varphi}_3 \cos \varphi_3
 \end{aligned}$$



