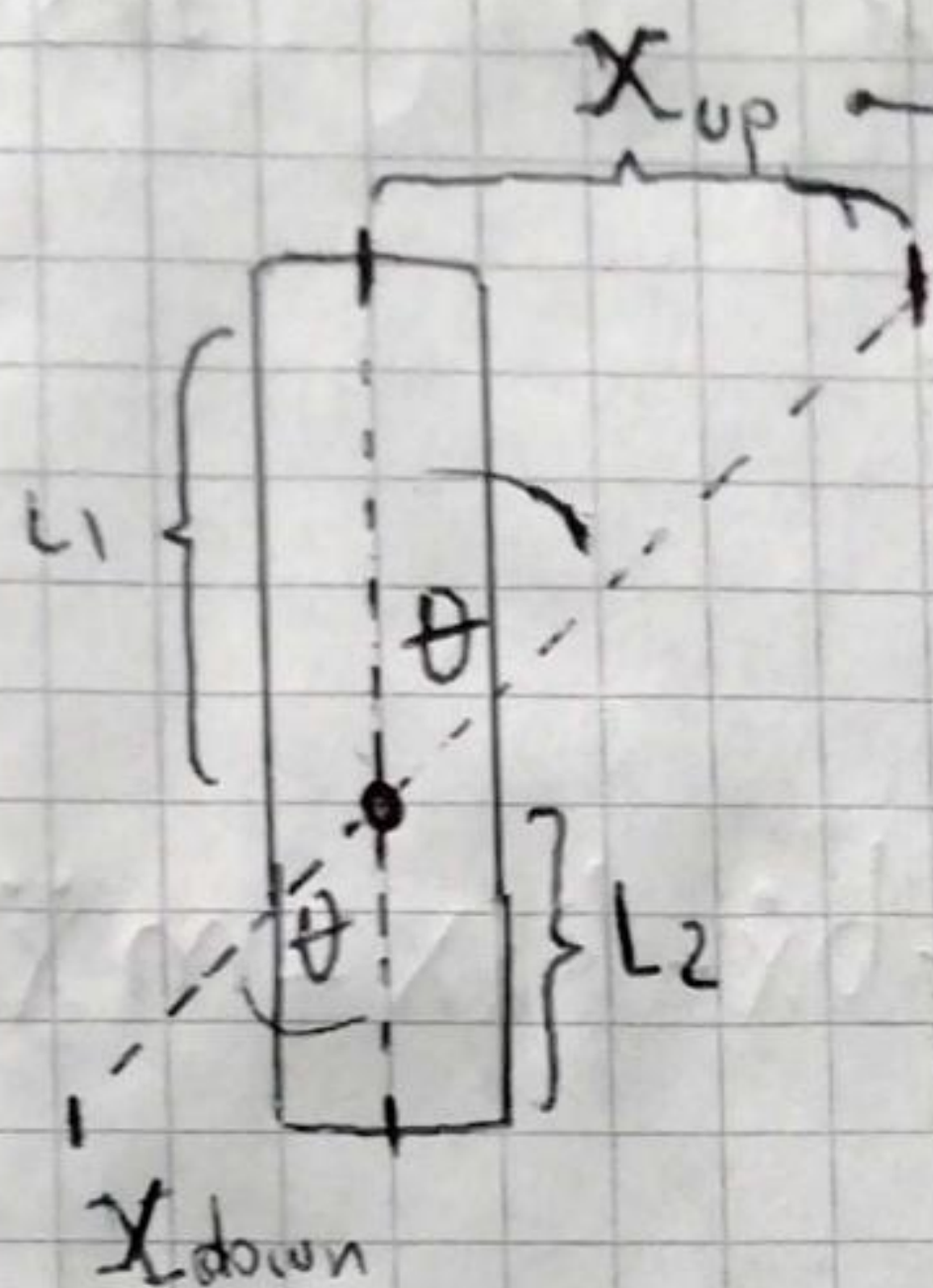


2.8) Es importante resaltar que el desplazamiento horizontal con las conexiones del resorte son  $L_1 \sin \theta$ , en la parte superior y  $L_2 \sin \theta$ , en la parte inferior, debido a:



$$\sin \theta = \frac{X_{up}}{L_1}$$

$$X_{up} = \sin \theta L_1 \rightarrow \sin \theta \approx \theta \quad (\text{Para ángulos pequeños})$$

$$X_{up} = \theta L_1$$

↳ Desplazamiento horizontal con el resorte en la parte superior

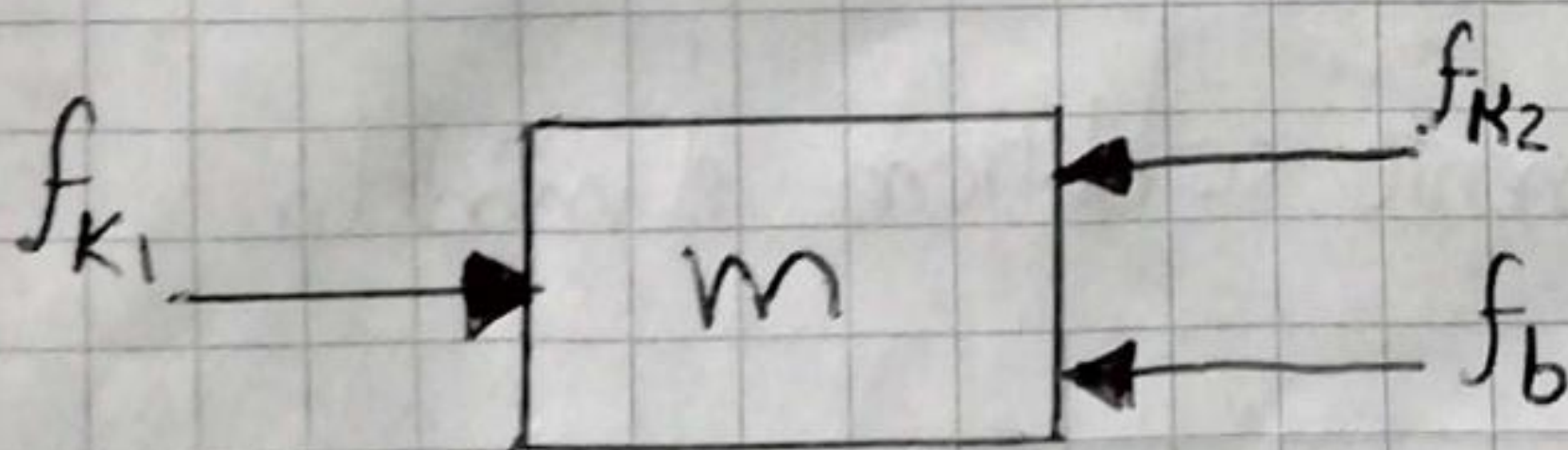
$$\sin \theta = \frac{X_{down}}{L_2}$$

$$X_{down} = \theta L_2$$

↳ Desplazamiento horizontal con el resorte en la parte inferior

Dejando esto claro, proseguir:

### Diagrama de Cuerpo Libre



$$f_b = b \dot{x}$$

$f_{k2}$ : fuerza que aplica el resorte hacia el objeto ( $m$ ), por 3ª ley de Newton

$$f_{k2} = K_2 X$$

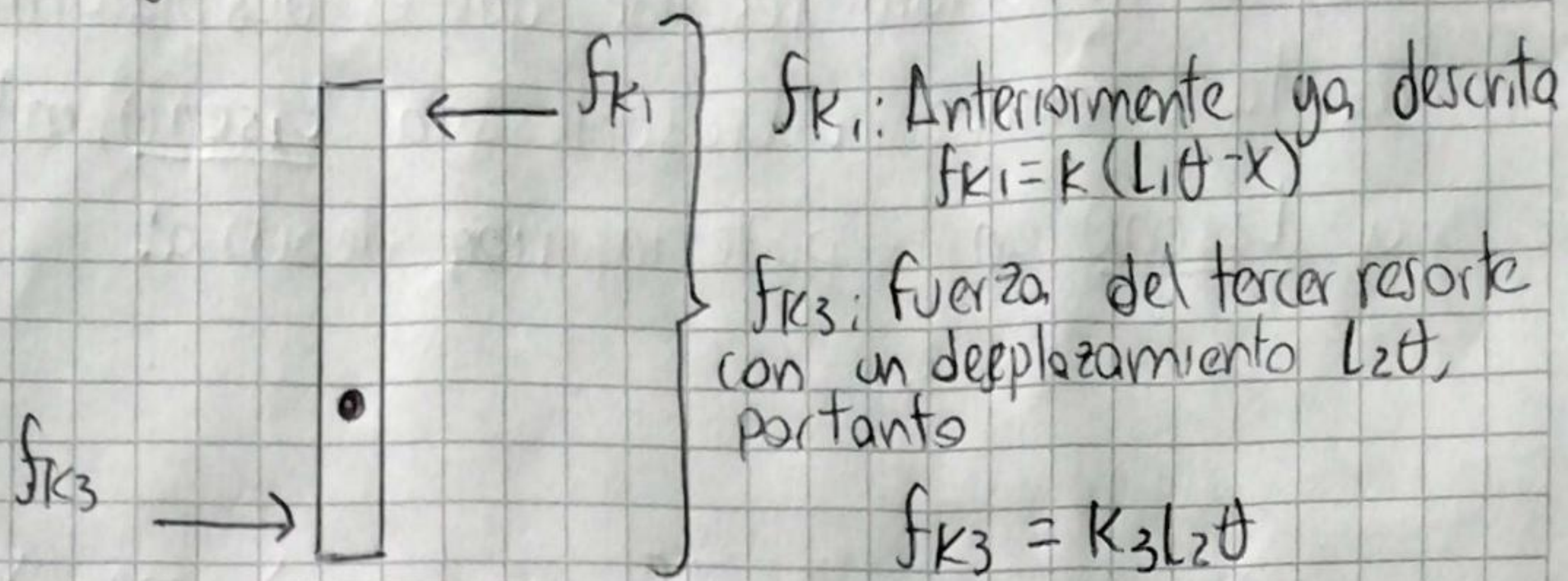
$f_{k1}$ : fuerza que aplica el resorte hacia el objeto ( $m$ ), por 3ª ley de Newton. Como el resorte tiene un movimiento libre a ambos lados, depende un desplazamiento relativo:

$$f_{k1} = K_1 (L_1 \theta - X)$$

$f_b$ : fuerza que aplica el amortiguador hacia el objeto ( $m$ ), por 3ª ley de Newton



## Diagrama de cuerpo libre (2)



Aplicando segunda ley de Newton:

### Sumatoria de fuerzas

$$+ \rightarrow \Sigma F = k_1(L_1\theta - x) - b\dot{x} - k_2x = m\ddot{x} \quad (1)$$

### Sumatoria de Torques

$$+ \downarrow \Sigma T = \underbrace{-k_1(L_1\theta - x)L_1}_{*} - \underbrace{k_3L_2\theta L_2}_{**} = J\ddot{\theta} \quad (2)$$

• Como el torque es  $T = \text{fuerza} \times \text{brazo}$ , se tiene:

$$* \quad \underbrace{k_1(L_1\theta - x)}_{\text{fuerza}} \cdot \underbrace{L_1}_{\text{Brazo}} \quad | \quad ** \quad \underbrace{k_3L_2\theta}_{\text{fuerza}} \cdot \underbrace{L_2}_{\text{Brazo}}$$

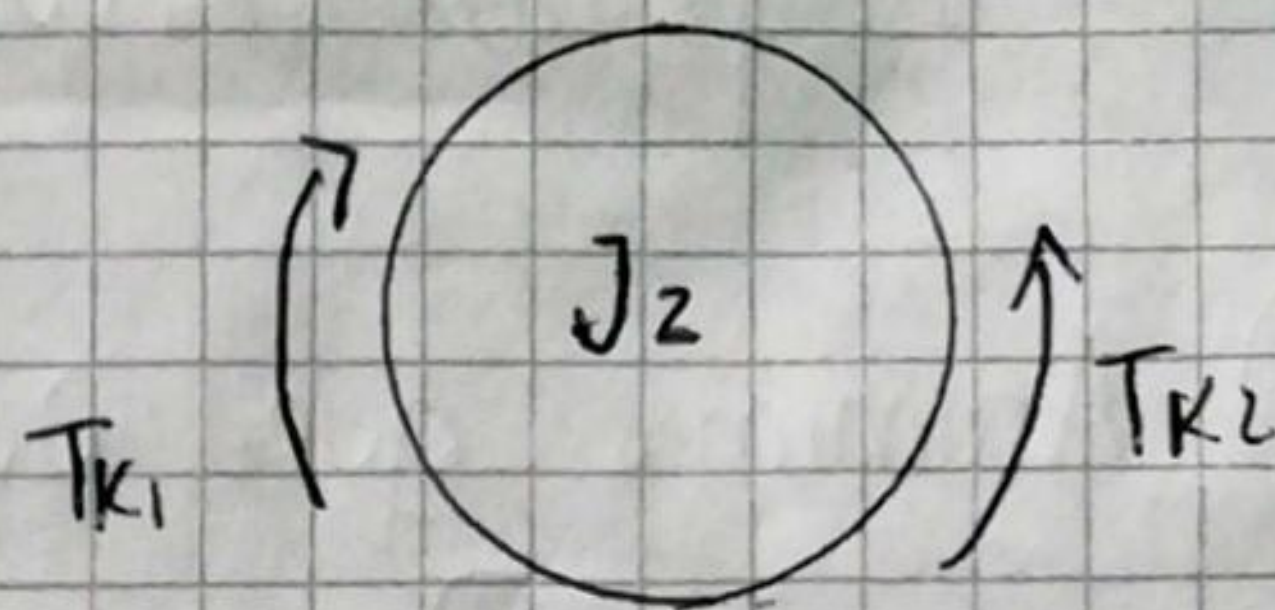
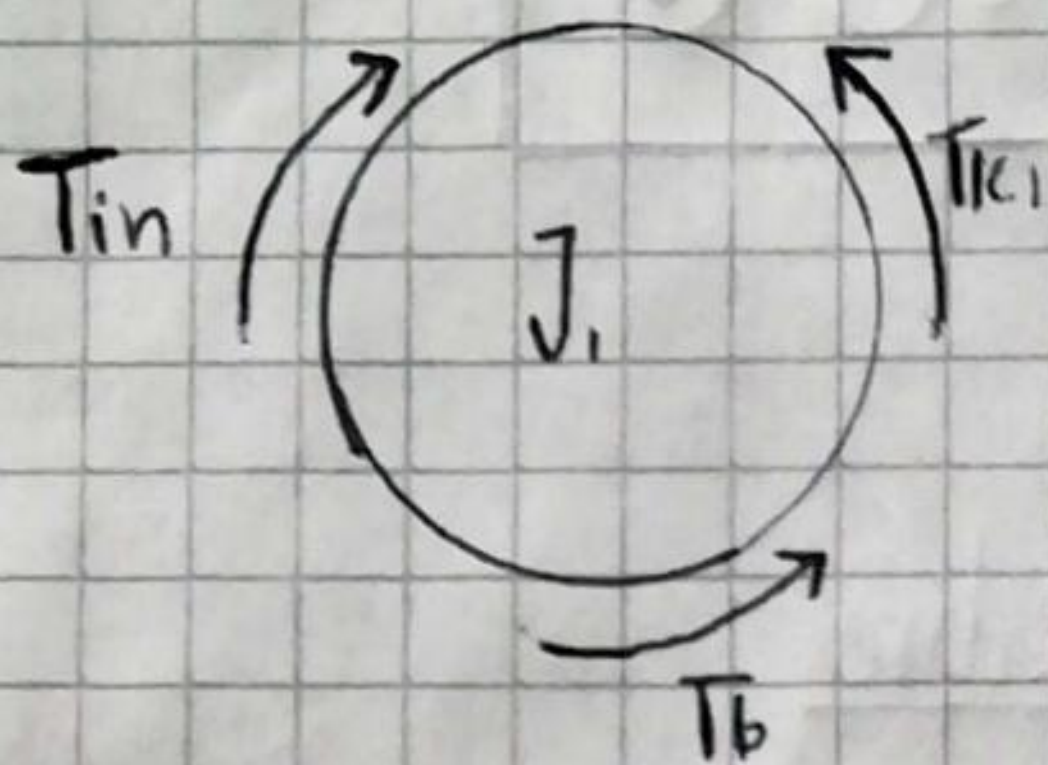
Organizando las ecuaciones finalmente se obtiene el modelo matemático:

$$\begin{aligned} J\ddot{\theta} + (k_1L_1^2 + k_3L_2^2)\theta - k_1L_1x &= 0 \quad (2) \\ m\ddot{x} + b\dot{x} + (k_1 + k_2)x - k_1L_1\theta &= 0 \quad (1) \end{aligned}$$



2.16) Asumimos que  $\theta_1 > \theta_2$ ,  $\dot{\theta}_1 > 0$  y  $\theta_2 > 0$

### Diagrama de cuerpo libre



•  $T_{in}$ : Torque de entrada

•  $T_{K1}$ : Torque que se genera por la rotación de la barra 1 y que se opone al movimiento.

Dado que a ambos lados de la barra tiene un movimiento "libre", se obtiene

$$T_{K1} = K_1(\theta_1 - \theta_2)$$

•  $T_b$ : Torque que se genera por la fricción viscosa, que se opone al movimiento

$$T_b = b\dot{\theta}_1$$

•  $T_{K1}$ : Torque que se genera por la rotación de la barra 1

$$T_{K1} = K_1(\theta_1 - \theta_2)$$

$T_{K2}$ : Torque que se genera por la rotación de la barra 2, que se opone a  $T_{K1}$ . Como uno de los lados es fijo, se obtiene

$$T_{K2} = K_2\theta_2$$

### Aplicando segunda ley de Newton

Disco  $J_1$ :  $\oplus \sum T = T_{in} - b\dot{\theta}_1 - K_1(\theta_1 - \theta_2) = J_1\ddot{\theta}_1$  ①

Disco  $J_2$ :  $\oplus \sum T = K_1(\theta_1 - \theta_2) - K_2\theta_2 = J_2\ddot{\theta}_2$  ②



Organizando las ecuaciones finalmente se obtiene el modelo matemático

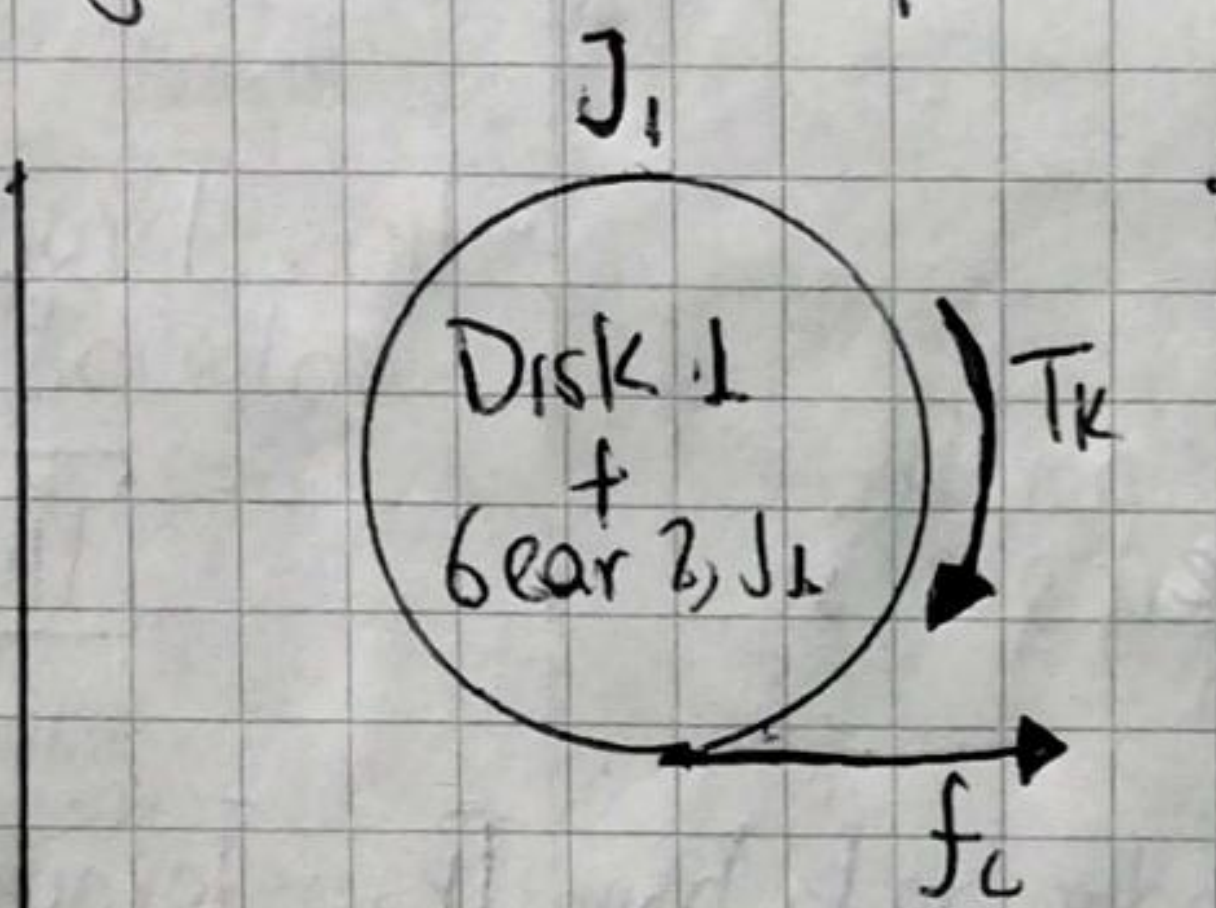
$$\begin{aligned} J_1 \ddot{\theta}_1 + b \dot{\theta}_1 + k_1 (\theta_1 - \theta_2) &= T_{in} \quad (1) \\ J_2 \ddot{\theta}_2 + k_1 (\theta_2 - \theta_1) + k_2 \theta_2 &= 0 \quad (2) \end{aligned}$$

2.25) Asumimos que  $\theta_1 > \theta_2$

Diagrama de Cuerpo Libre



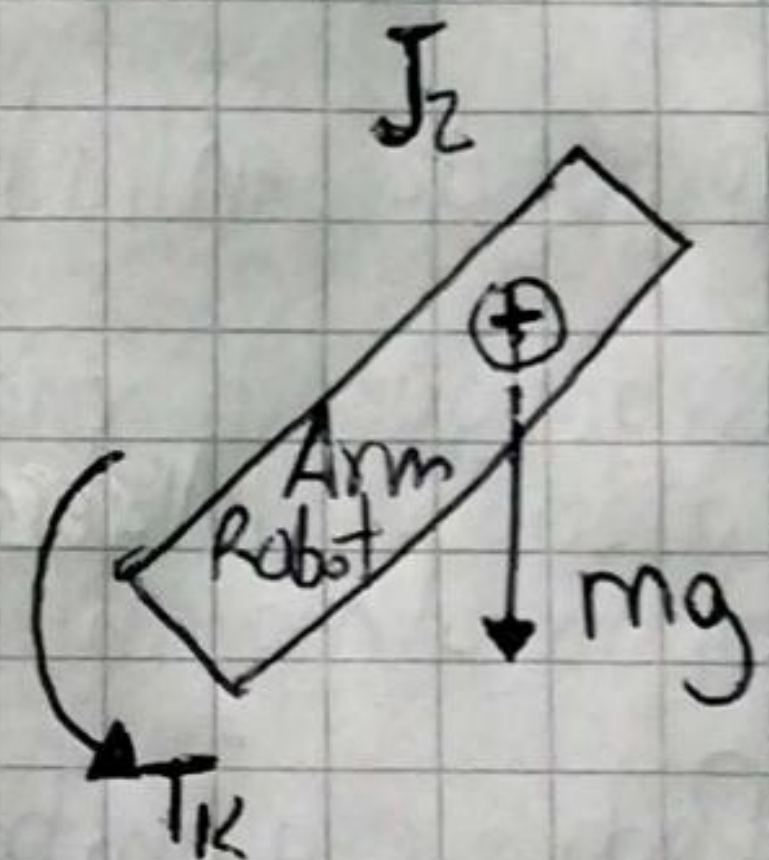
$T_{in}$ : Torque de entrada que es entregado por el motor  
 $f_c$ : Fuerza de contacto al interactuar con el engranaje 2. Por tercera ley de Newton



$T_K$ : Torque generado al rotar el eje flexible y como en ambos puntos de apoyo esta libre, se tiene:

$$T_K = k(\theta_1 - \theta_2)$$

$f_c$ : Fuerza de contacto al interactuar con el engranaje 1. Por tercera ley de Newton



$mg$ : El peso del cuerpo  
 $T_K$ : Torque generado al rotar el eje flexible y como en ambos puntos de apoyo esta libre, se tiene

$$T_K = k(\theta_1 - \theta_2)$$

Sumatoria de Torques.

$$\Rightarrow \text{Gear 1} \quad \oplus \sum \bar{T} = T_{in} - f_c r_1 = J_{\text{gear 1}} \ddot{\theta}_{\text{gear 1}}$$

Como  $J_{\text{gear 1}} = 0$ , ya que es despreciable. Se tiene

$$\oplus \sum \bar{T} = T_{in} - \underbrace{f_c r_1}_{*} = 0$$



\* Torque = fuerza \* Brazo =  $f_c \cdot r_1$ , donde  $r_1$  es el radio del engranaje 1

Si despejamos  $f_c$ , tenemos que

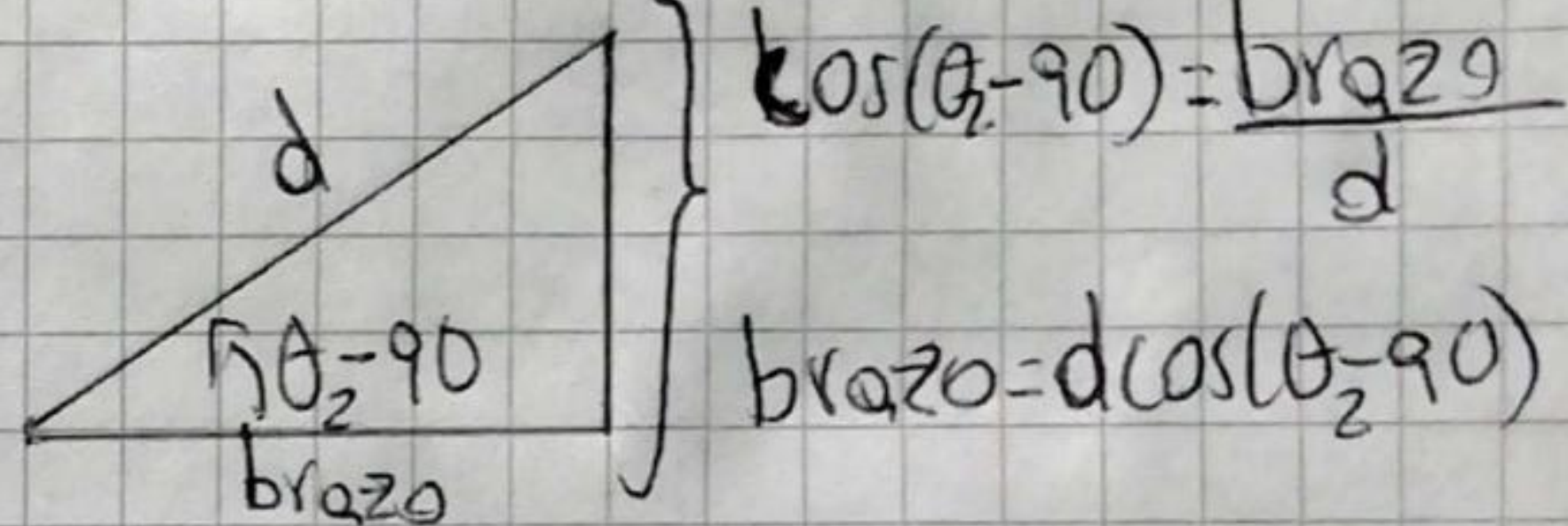
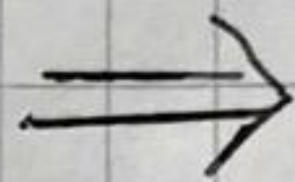
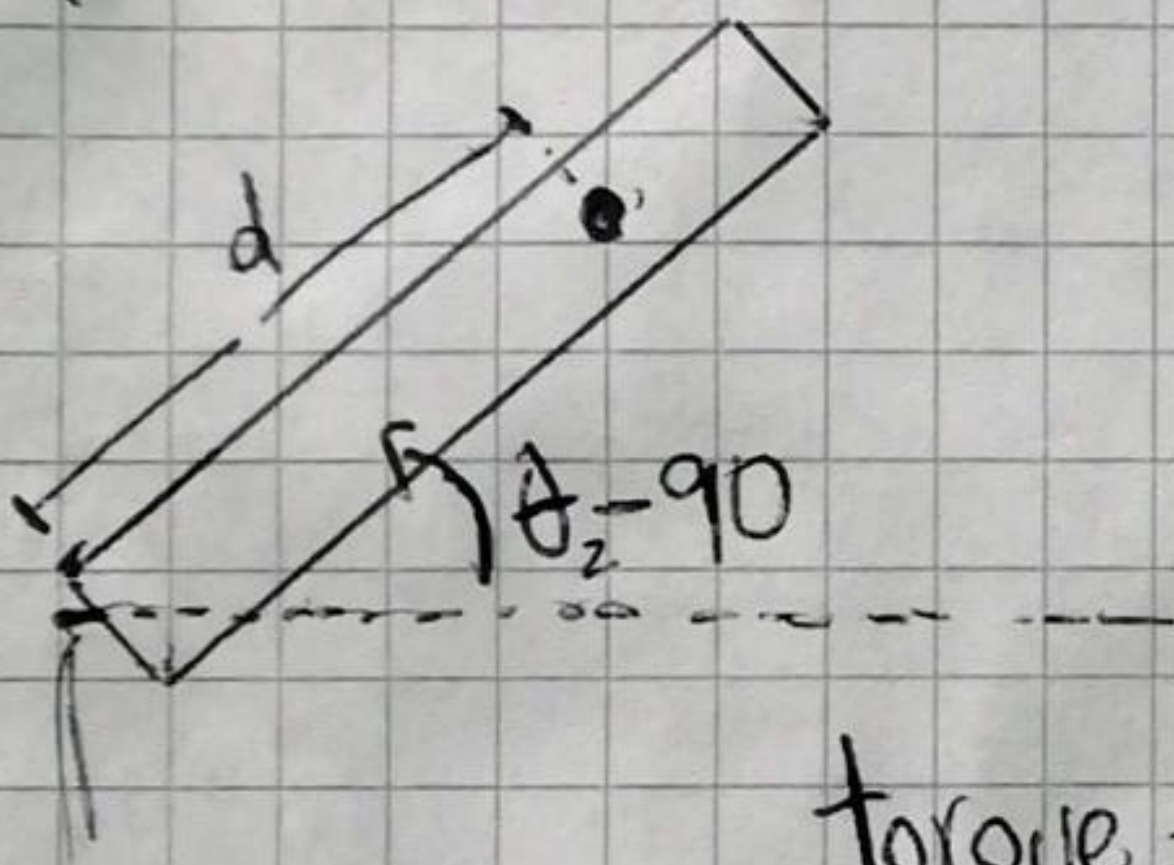
$$f_c = \frac{1}{r_1} T_{in} \quad (1)$$

Ya se explicó anteriormente.

$$\Rightarrow \text{Gear 2 + Disk } J_1: \quad \sum T = K(\theta_1 - \theta_2) - \underbrace{f_c r_2}_{\text{Ya se explicó anteriormente}} = J_1 \ddot{\theta}_1 \quad (2)$$

$$\Rightarrow \text{Brazo del Robot:} \quad \sum T = \underbrace{mgd \cos(\theta_2 - 90^\circ)}_{*} - K(\theta_1 - \theta_2) = J_2 \ddot{\theta}_2 \quad (3)$$

\*



$$\text{torque} = \text{fuerza} \times \text{brazo}$$

$$\text{torque} = mgd \cos(\theta - 90)$$

En las ecuaciones anteriores (2) y (3), sustituiremos  $f_c$  por la ecuación (1) y reemplazaremos la relación de transmisión  $N = \frac{r_2}{r_1}$  obteniendo:

$$(2) \quad K(\theta_1 - \theta_2) - \frac{r_2}{r_1} T_{in} = J_1 \ddot{\theta}_1$$

$$\Rightarrow K(\theta_1 - \theta_2) - N T_{in} = J_1 \ddot{\theta}_1$$

Organizando las ecuaciones finalmente se obtiene el modelo matemático

$$\begin{aligned} J_1 \ddot{\theta}_1 - K(\theta_1 - \theta_2) &= N T_{in} \\ J_2 \ddot{\theta}_2 + K(\theta_1 - \theta_2) &= mgd \cos(\theta_2 - 90^\circ) \end{aligned}$$