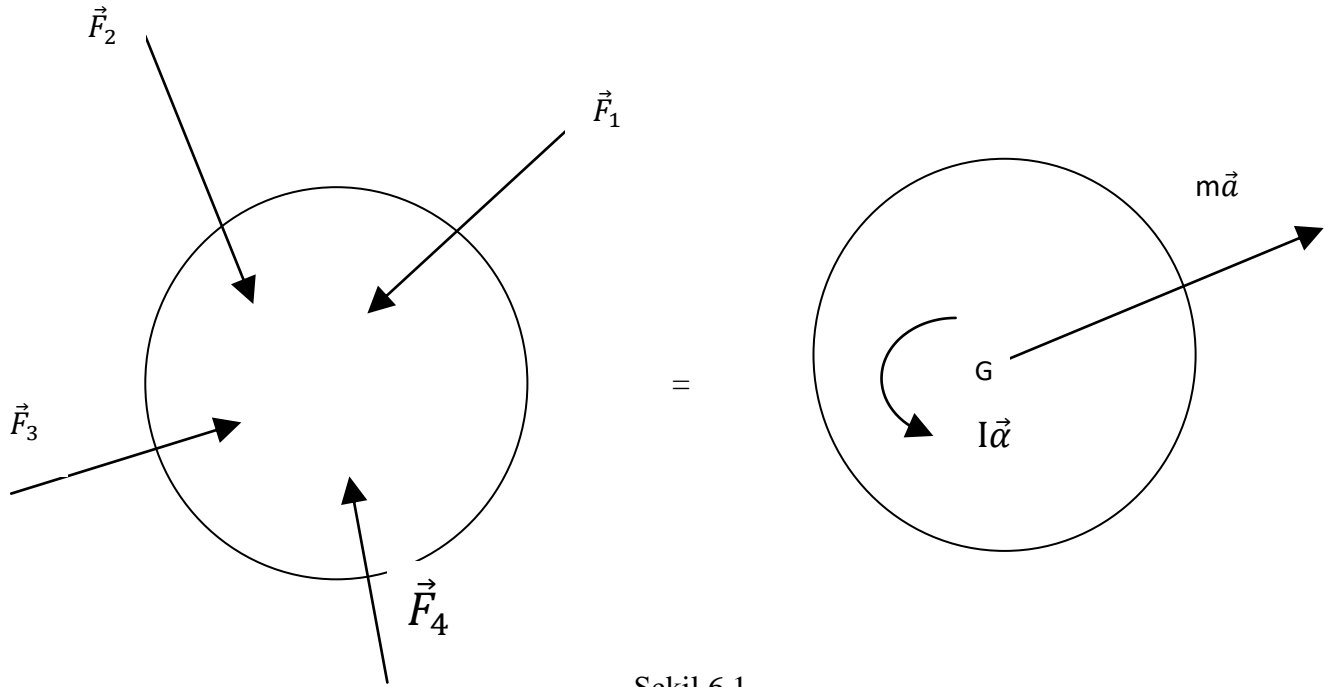


BÖLÜM 6. RİJİT CİSİMLERİN DÜZLEMSEL HAREKETİ

6.1. Giriş

Bir cismin ağırlık merkezinin ötelenmesine ek olarak onun bir nokta etrafında dönmesini de inceleyeceğiz. Disk, levha, çubuk ve silindir gibi cisimlerin düzlemsel hareketlerini ele alacağız.

6.2 Rijit Bir Cismin Düzlemsel Hareketi

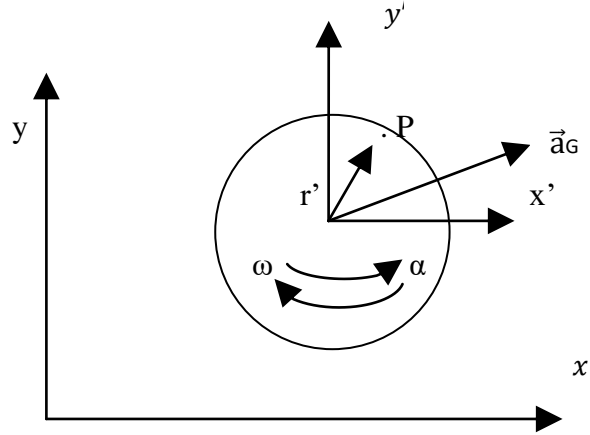


Şekil 6.1.

Bir cismin ağırlık merkezine o cismi temsil eden nokta olarak

$$\sum \vec{F} = m\vec{a}$$

Denklemini maddesel nokta için uygulandığı gibi uygulanır.



Şekil 6.2.

$$\vec{a}_P = \vec{a}_G + \vec{a}'$$

$$\vec{a}_P = \vec{a}_G + \vec{a}'_t + \vec{a}'_n = \vec{a}'_G + \vec{\alpha} \times \vec{r}' - \omega^2 \vec{r}'$$

P noktası için

$$(\Delta m) \vec{a}_P = (\Delta m) \vec{a}_G + \Delta m(\vec{\alpha} \times \vec{r}') - (\Delta m)\omega^2 \vec{r}'$$

Tüm noktaları toplarsak

$$\Sigma a \Delta m = \Sigma \vec{a}_G \Delta m + \Sigma (\vec{\alpha} \times \vec{r}') \Delta m - \Sigma \omega^2 \vec{r}' \Delta m = \vec{a}_G \Sigma \Delta m + \underbrace{\vec{\alpha} \times \Sigma \vec{r}' \Delta m}_{=0} - \underbrace{\omega^2 \Sigma \vec{r}' \Delta m}_{=0}$$

$$\Sigma a \Delta m = \vec{a}_G \Sigma \Delta m$$

$$\Sigma F = m \vec{a}_G$$

$$\Sigma \vec{F}_x = m(\vec{a}_G)_x$$

Düzlemsel harekette

$$\Sigma \vec{F}_y = m(\vec{a}_G)_y$$

Parçacık için Newton denklemi tekrar yazılırsa

$$(\Delta m) \vec{a}_P = (\Delta m) \vec{a}_G + \Delta m(\vec{\alpha} \times \vec{r}') - (\Delta m)\omega^2 \vec{r}'$$

İfadesinin G noktasına göre momenti alınır ve tüm parçaların oluşturduğu momentler toplanırsa

$$\begin{aligned}
 \Sigma (\vec{r}' \times \vec{a} \Delta m) &= \Sigma (\vec{r}' \times \vec{a}_G \Delta m) + \Sigma \vec{r}' \times (\vec{\alpha} \times \vec{r}') \Delta m - \Sigma (\vec{r}' \times \omega \vec{r}' \Delta m) \\
 &= \Sigma \vec{r}' \Delta m \times \vec{a}_G + \Sigma (\vec{r}' \times (\vec{\alpha} \times \vec{r}') \Delta m) - \omega^2 \Sigma (\vec{r}' \times \vec{r}') \Delta m \\
 &= \underbrace{\Sigma (\vec{r}' \times (\vec{\alpha} \times \vec{r}') \Delta m)}_{\alpha \text{ ile aynı doğrultuda } \alpha \Sigma \vec{r}'^2 \Delta m \text{ şiddetinde vektör}} \\
 &\quad \underbrace{\Sigma \vec{r}'^2 \Delta m}_{\bar{I}} \\
 \Sigma (\vec{r}' \times \vec{a} \Delta m) &= \bar{I} \alpha
 \end{aligned}$$

Kuvvetlerin kütle merkezine göre momenti ise

$$\Sigma M_G = \bar{I} \alpha$$

eşitliğini verir burada;

\bar{I} = levha düzlemine dik ve G'den geçen bir eksene göre atalet momentidir. Kuvvetlerin hangi noktaya göre momenti alınıyorsa \bar{I} da aynı noktaya göre olmalıdır.

Rijit cismin düzlemsel hareketinden 3 adet skaler denklem elde edilir.

$$\Sigma F_x = m a_x \quad \Sigma F_y = m a_y \quad \Sigma M_x = \bar{I} \alpha$$

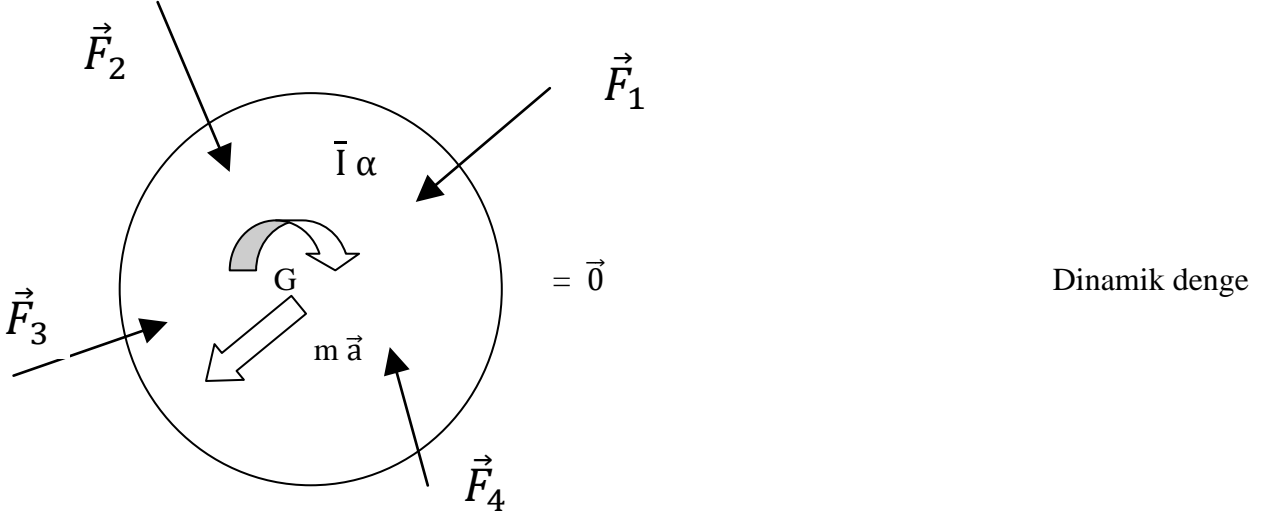
$\vec{a} = 0$ ise G etrafında dönme ($v_0=0$)

$\alpha = 0$ ise ötelenme ($w_0=0$)

Bir cismin en genel düzlemsel hareketi öteleme ve G etrafında dönmeden oluşur.

6.3. Rijit Bir Cismin Düzlemsel Hareketi ile İlgili Problemler

Yukarıda elde edilen 3 adet skaler denklemler kullanarak problemler çözülür.



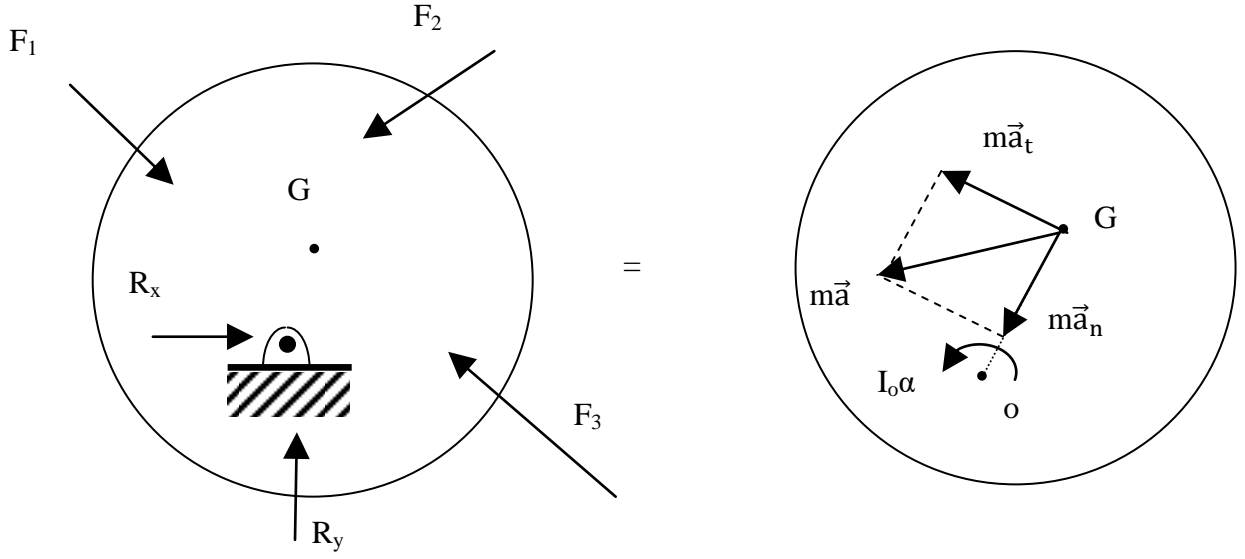
Şekil 6.3.

6.4 Rijit Cisimlerden Oluşan Sistemler:

Tek cisme uygulanan denklemler çok parçalı sistemlerde her parça için ayrı ayrı uygulanır. Cisimlerin mafsallarda ve dokunma noktalarıyla ip ve yayla bağlı yerlerinde Newton'un 3. Kanunu ve kinematik kurallar geçerlidir. Dinamik denge kullanarak statikteki gibi birden fazla parça birlikte dinamik denge denklemlerini sağlar.

6.5 Bağlı Düzlemsel Hareket

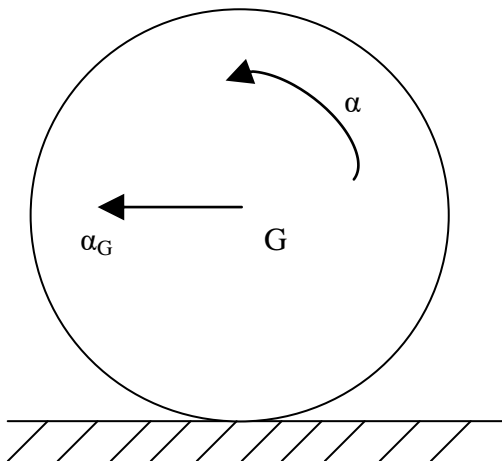
Şafların sabit bir eksen etrafında dönmesi ve tekerlerin kaymadan yuvarlanması gibi hareketlere bağlı hareketler denir. Bu durumda \vec{a} ve $\vec{\alpha}$ vektörleri arasındaki bağlantılar kullanılır.

Keyfi bir sabit nokta (G'nın dışında) etrafında dönme

Şekil 6.4.

$$\Sigma \vec{F} + \Sigma \vec{R} = m \vec{a} \quad (\vec{a}'\text{'nin teğet ve normal bileşeni olur.})$$

$$\Sigma M_O = I_o \alpha$$

Yuvarlama hareket

Şekil 6.5.

Diskin Θ radyan kadar dönmesi durumunda G'nin aldığı yol

$$S = r \Theta \text{ dır}$$

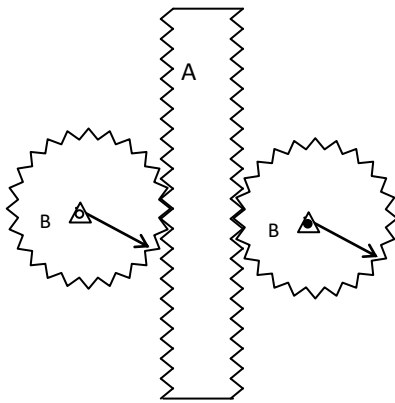
iki kere türev alınırsa

$$a_G = r \alpha$$

dinamik sürtünme kuvveti kaymadan yuvarlanmaya göre çözümde $F_{\text{sür}} > F_{\text{max}} = \mu_s \cdot N$ bulunursa o yüzeyde kayma olduğuna göre

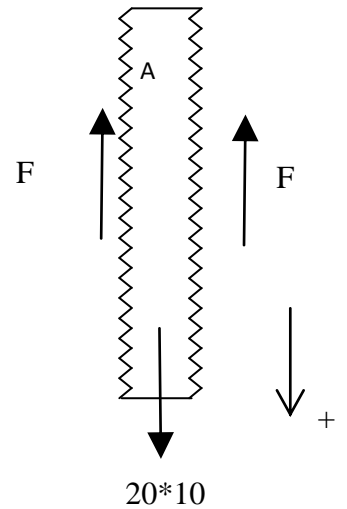
$F_{\text{sür}} = \mu_k N$ ile yeniden çözüm yapılır. Silindir ve disk için $a_G = r \alpha$ denkleminde kullanılmaz.

ÖRNEK



Şekil 6.6.

20kg'lık A çubuğu yarıçapı 20cm kütlesi 5kg olan B dişlilerine şekildeki gibi bağlıdır. A çubuğu serbest bırakıldığında 2 saniyede çubuk ne kadar aşağıya iner. ($g=10\text{m/sn}^2$)

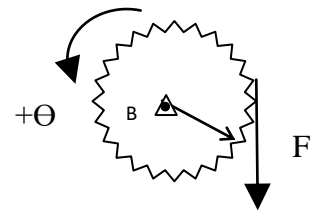


Şekil 6.7.

Çubuk için $\Sigma F=ma$ $20 \cdot 10 - 2F = 20 \bar{a}_A$ (1)

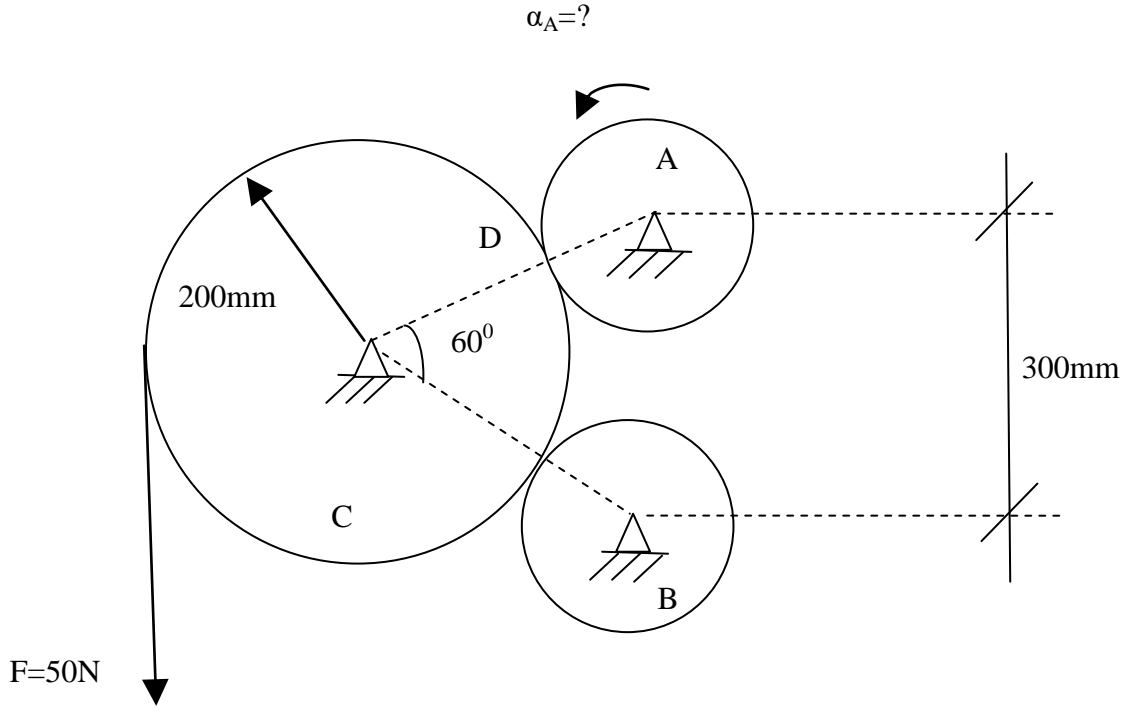
Disk için $\Sigma M= I\alpha$ (merkeze göre) $-0,2F = \frac{1}{2} 5 (0,2)^2 \alpha_B$ (2)

Kinematikten $0,2 \alpha_B = -\bar{a}_A$(3)



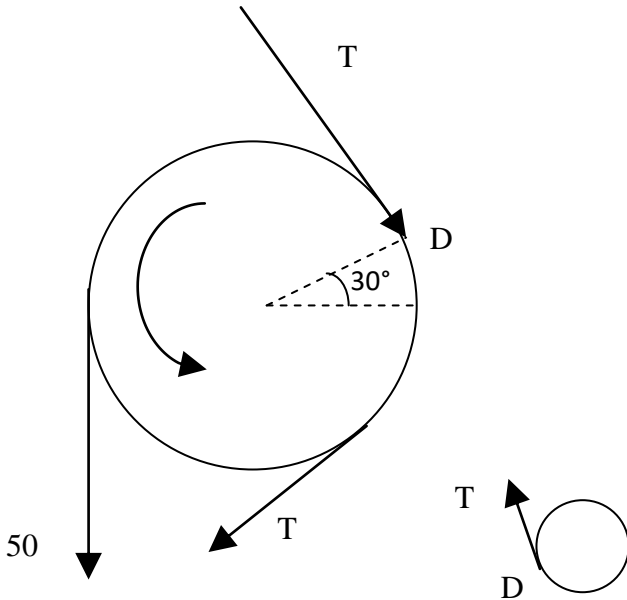
Şekil 6.8.

$$\bar{a}_A = 8\text{m/sn}^2 \quad \bar{v}_A = 8 \text{ t} = 16 \text{ m/s} \quad \bar{S}_A = \frac{1}{2} a t^2 = 16 \text{ m}$$

ÖRNEK

Şekil 6.9.

C diski için $m=5$ kg $r_{gy}=141,42$ mm $r=200$ mm A diski için $m=2$ kg $r_{gy}=70,7$ mm $r=100$ mm B diski için $m=2$ kg $r_{gy}=70,7$ mm $r=100$ mm ise $\alpha_A=?$



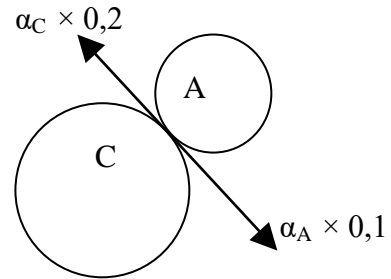
Şekil 6.10.

C için $\Sigma M = I\alpha$ (merkeze göre)

$$50 \cdot 0,2 - T \cdot 0,2 \cdot 2 = 5 \cdot 0,141^2 \alpha_C \quad (1)$$

A için $\Sigma M = I\alpha$ (merkeze göre)

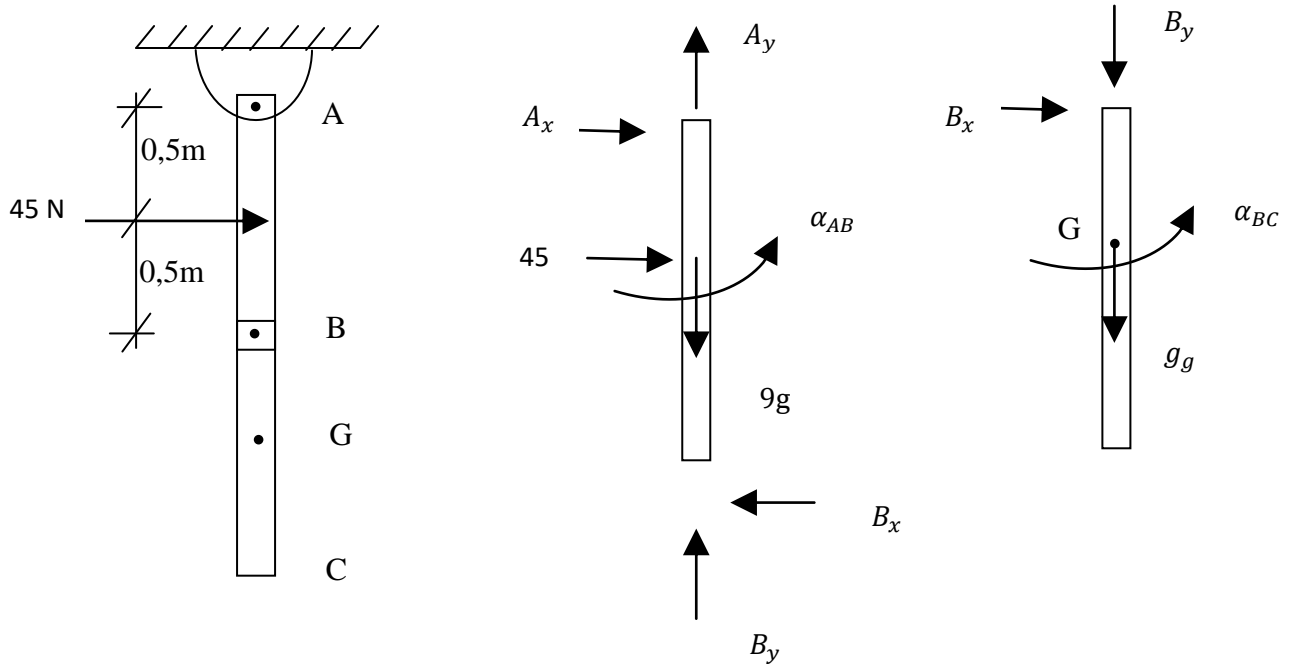
$$-T \cdot 0,1 = 2 (0,0707)^2 \alpha_A \quad (2)$$



Şekil 6.11.

$$(a_D)_t = \alpha_C (0,2) = -\alpha_A (0,1) \quad (3)$$

$$\alpha_A = -111 \text{ rad/sn}^2$$

ÖRNEK

Şekil 6.12.

2 çubuk 9 ar kg ve 1'er metre uzunlukta olup uniformdur. Başlangıçta durgun olan çubukların 45 N'luk kuvvet etkisinde açısal ivmeleri ne olur ?

$$\text{BC} \quad \Sigma M_G = I \alpha \text{ (merkeze göre)} \quad -B_x \cdot (0,5) = \frac{1}{12} (9) \cdot (1)^2 \cdot \alpha_{BC} \quad (1)$$

$$\text{AB} \quad \Sigma M_A = I \alpha \text{ (A noktasına göre)} \quad 45 \cdot (0,5) - B_x \cdot (1) = \frac{1}{3} (9) \cdot (1)^2 \cdot \alpha_{AB} \quad (2)$$

$$\text{BC} \quad \Sigma F = ma \text{ (x yönü)} \quad B_x = 9 a_{Gx} \quad (3)$$

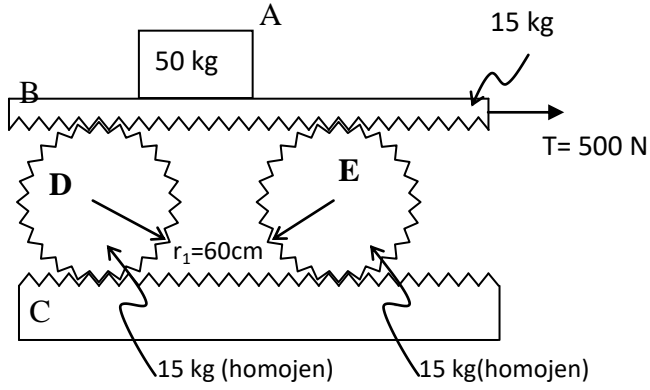
$$\text{Kinetikten:} \quad \vec{a}_G = \vec{a}_B + \vec{\alpha}_{BC} \times (-0,5 \vec{j}) + \vec{0}$$

$$\vec{a}_B = \vec{a}_A + \vec{\alpha}_{AB} \vec{k} \times (-1 \vec{j}) + \vec{0}$$

$$\vec{a}_G = \underbrace{(\vec{\alpha}_{AB} \vec{k} \times (-1 \vec{j}))}_{\vec{a}_B} + (\vec{\alpha}_{BC} \times (-0,5 \vec{j})) = \underbrace{(\alpha_{AB} + 0,5 \alpha_{BC})}_{a_{Gx}} \vec{i}$$

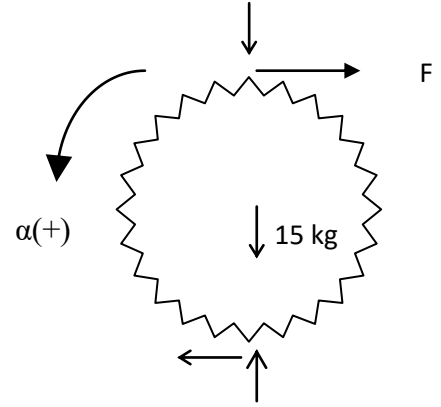
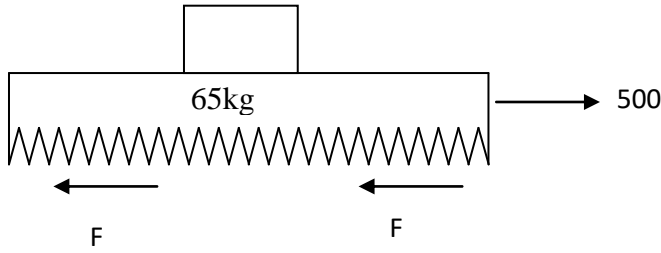
$$a_G = \alpha_{AB} + 0,5 \alpha_{BC} \quad (4)$$

$$\text{Ortak Çözüm :} \quad \alpha_{AB} = 4,29 \text{ rad/san}^2 \quad \alpha_{BC} = -6,43 \text{ rad/san}^2$$

ÖRNEK

15 kg lık bir B platformu 50 kg lık A blok' unu taşımaktadır ve D, E dişlileri üzerinde hareket etmektedir. Her dişli 15 kg ise 500 N' luk bir kuvvet 1 saniyede platformu ne kadar hareket ettirir.

Şekil 6.13.



Şekil 6.14.

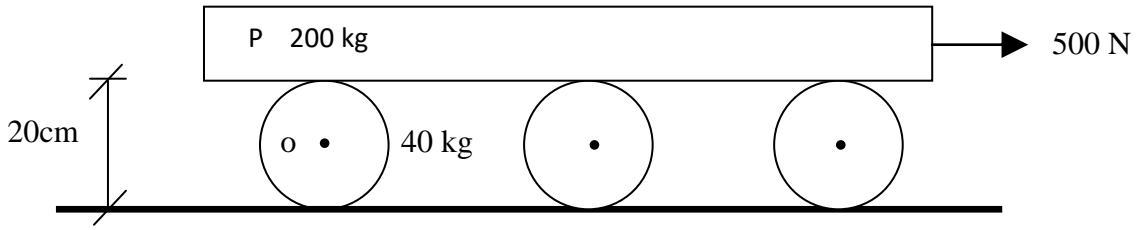
Dişli için $\Sigma M = I\alpha$ (tabana göre) $-F(1,2) = \frac{3}{2} * (15) * 0,6^2 * \alpha$

Platform için $500 - 2F = 65 \bar{a}$

Kinetikten $\bar{a} = -1,2 \alpha$

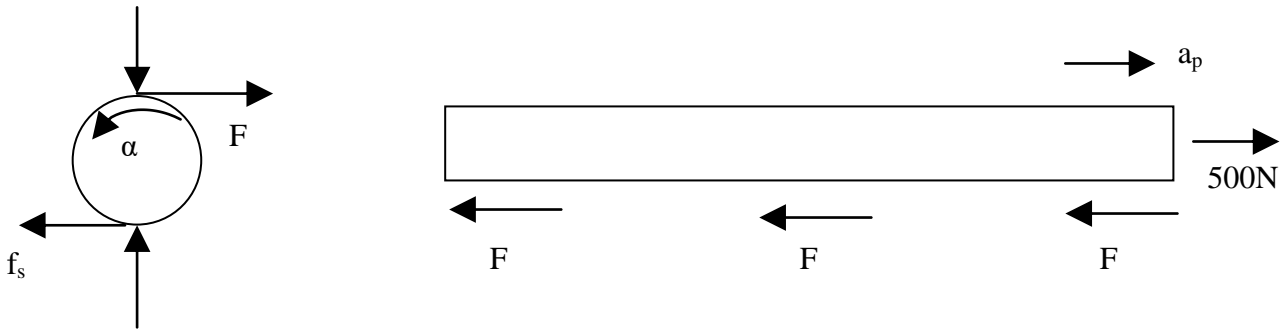
$$\bar{a} = 6,56 \text{ m/sn}^2$$

$$x = 6,56 * \frac{t^2}{2} \quad s = 3,28 \text{ m}$$

ÖRNEK

Şekil 6.15.

Silindirlerin hepsi aynı özelliktedir. $t=4$ sn $v_0 = ?$ $v_p = ?$



Şekil 6.16.

$$\left. \begin{aligned} - 3F + 500 &= 200 a_p \\ - 0,2F &= +\frac{3}{2} * 40 * (0,1)^2 * \alpha \\ - a_p &= 0,2 \alpha \end{aligned} \right\}$$

$$a_p = 2,04 \text{ m/sn}^2$$

$$\alpha = - 10,2 \text{ rad/sn}^2$$

$$\vec{a}_p = 2,04 \vec{i}$$

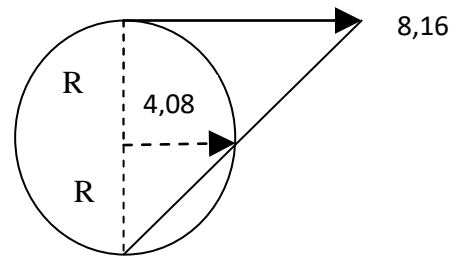
$$\vec{\alpha} = -10,2 \vec{k}$$

$$V_p = 0 + at$$

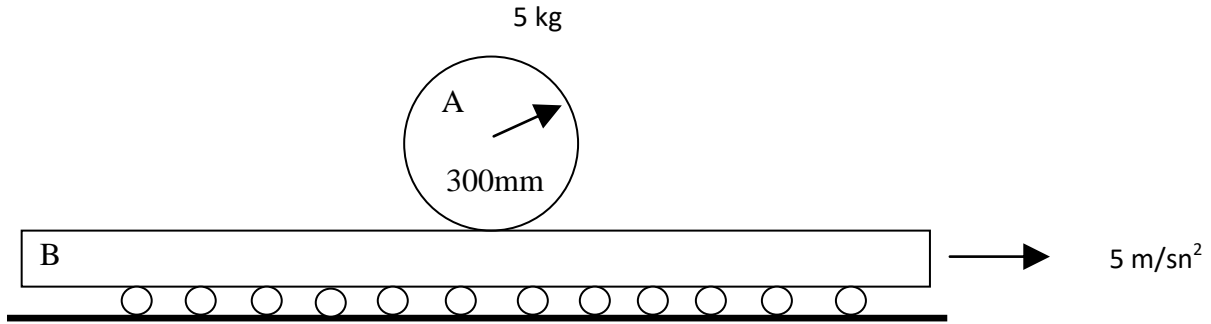
$$V_p = 2,04 * (4) = 8,16 \text{ m/sn}$$

$$0,2 \omega = 8,16 \quad \omega = -40,8$$

$$V_0 = 0 + (-40,8) * 0,1 = 4,08 \text{ m/sn}$$



Şekil 6.17.

ÖRNEK

Şekil 6.18.

B arabasının 5 m/s^2 ivme veriliyor. Arabada ilk hızı sıfır olan A silindiri 5 kg ve 600 mm çaplıdır. $1,5$ saniyede A B' ye göre ne kadar hareket eder ?

$$f(0,3) = \frac{5}{2} * (0,3)^2 * \alpha_A$$

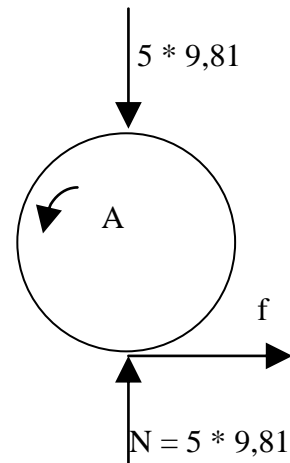
Merkeze göre moment

$$\Sigma F = m(a)_x \quad f = 5 (\vec{a}_A)_x$$

$$a_A = a_B + (a_{A/B})_t + (a_{A/B})_n = 5\vec{i} + \alpha\vec{k} \times 0,3\vec{j} + \text{normal ivme}$$

$$(\vec{a}_A)_x = 5 - 0,3 * \alpha_A$$

$$(a_A)_x = 1,667 \text{ m/s}^2$$



Şekil 6.19.

$$x_A = \frac{1}{2} * 1,667 * t^2$$

$$x_A = \frac{1}{2} * 1,667 * (1,5)^2 = 1,87 \text{ m}$$

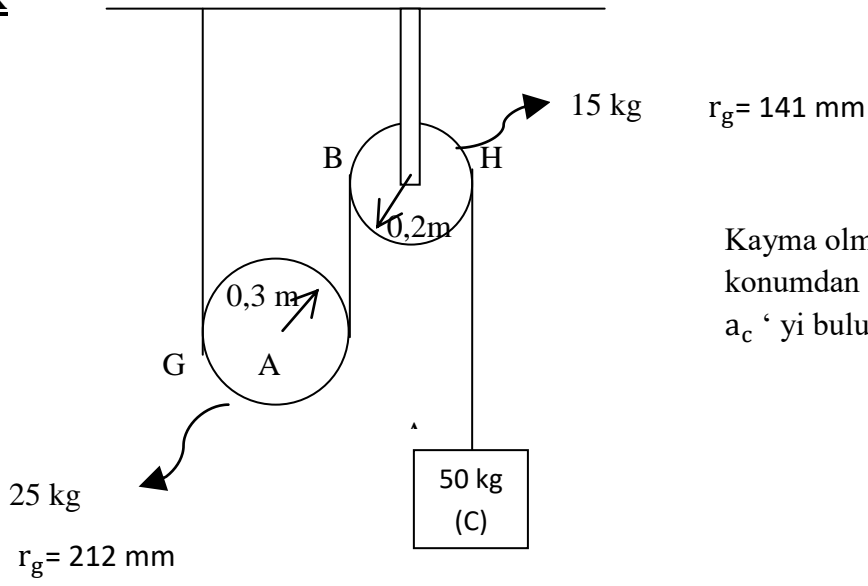
$$x_B = \frac{1}{2} * 5 * t^2$$

$$x_B = \frac{1}{2} * 5 * (1,5)^2 = 5,62 \text{ m}$$

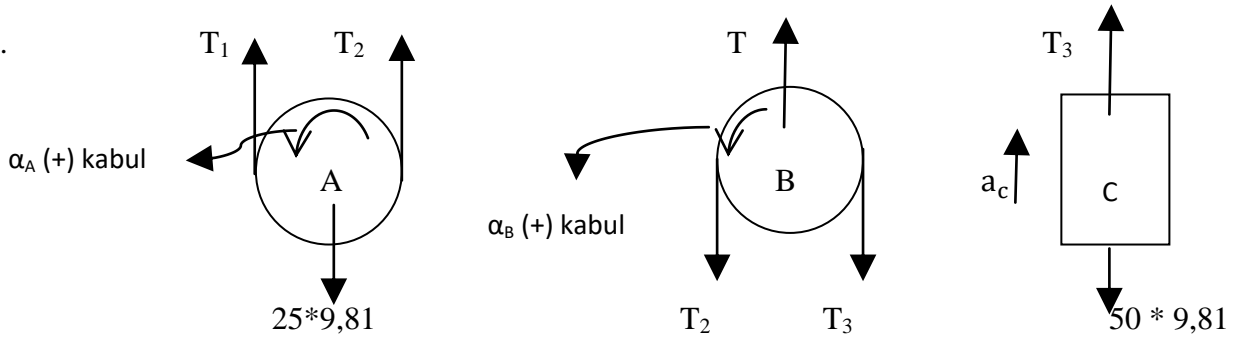
$$x_B = x_A + x_{B/A}$$

$$5,62 = 1,87 + x_{B/A}$$

$$x_{B/A} = - 3,75 \text{ m}$$

ÖRNEK

Şekil 6.20.



Şekil 6.21.

$$\sum M_G = (k^2 m) \alpha_A$$

$$A \quad M_G = 0,6 * T_2 - 25 * 9,81 * 0,3 = (25 * 0,212^2 + 25 * 0,3^2) \alpha_A \quad (1)$$

$$B \quad M_B = T_2 * (0,2) - T_3 * (0,2) = 15 * 0,141^2 * \alpha_B \quad (2)$$

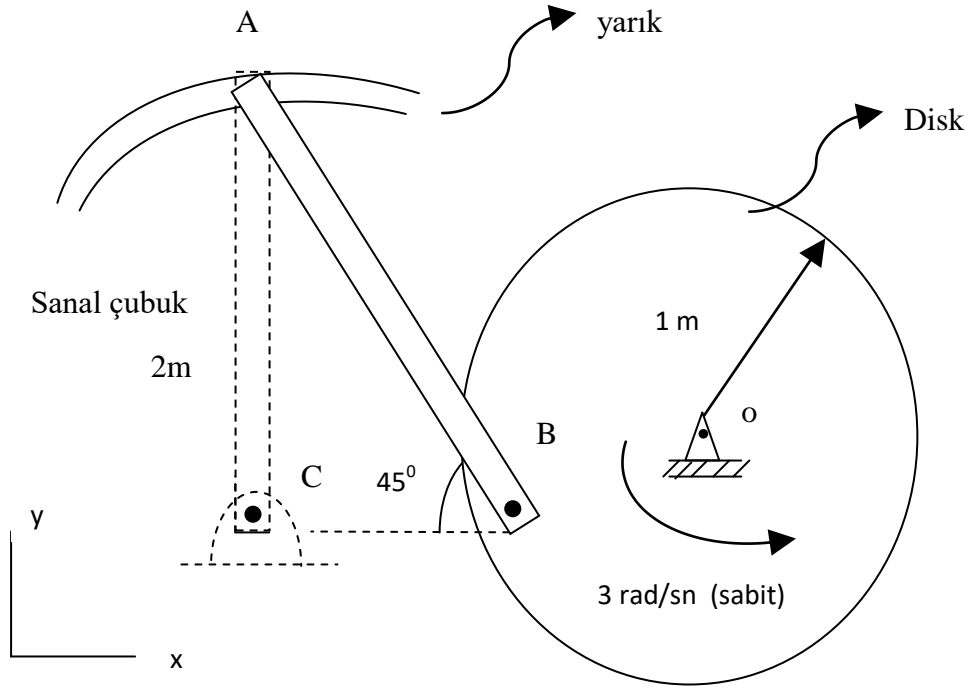
$$C \quad T_3 - 50 * (9,81) = 50 * a_c \quad (3)$$

Kinematik:

$$0,2 * \alpha_B = a_c \quad (4)$$

$$- \alpha_A (0,3) * 2 = a_c \quad (5)$$

$$a_c = -5,32 \frac{m}{sn^2}$$

ÖRNEK $\vec{a}_A = ?$

Şekil 6.22.

$$\vec{v}_B = \vec{v}_0 + \vec{\omega}_{OB} \times \vec{r}_{B/0} = 3 \vec{k} \times (-\vec{i}) = -3 \vec{j}$$

$$\vec{a}_B = \vec{a}_0 + \vec{\alpha}_{OB} \times \vec{r}_{B/0} + 3 \vec{k} \times (3 \vec{k} \times (-\vec{i})) = 9 (\vec{i})$$

$$\vec{v}_A = v_A \vec{i} = \vec{v}_B + \vec{\omega}_{AB} \times \vec{r}_{A/B}$$

$$v_A \vec{i} = -3 \vec{j} + \omega_{ab} \vec{k} \times (-2\vec{i} + 2\vec{j}) \quad v_A = 3 \text{ m/sn} \quad \omega_{AB} = -1,5 \text{ rad/sn}$$

$$\vec{a}_A = \vec{a}_B + \vec{a}_{A/B} = 9\vec{i} + \vec{\alpha}_{AB} \times \vec{r}_{AB} + \vec{\omega}_{AB} \times (\vec{\omega}_{AB} \times \vec{r}_{A/B})$$

$$= 9\vec{i} - \frac{3}{2} \vec{k} \times (-\frac{3}{2} \vec{k} \times (-2\vec{i} + 2\vec{j})) + \alpha_{AB} \vec{k} \times (-2\vec{i} + 2\vec{j})$$

$$\vec{a}_A = 9\vec{i} + \frac{9}{2} \vec{i} - \frac{9}{2} \vec{j} - 2 \alpha_{AB} \vec{j} - 2 \alpha_{AB} \vec{i}$$

$$\vec{a}_A = (13,5 - 2\alpha_{AB}) \vec{i} - (4,5 + 2\alpha_{AB}) \vec{j} \quad (1)$$

$$v_A = \omega_{AC} \vec{k} \times (2\vec{j}) = 3\vec{i} \quad \omega_{AC} = -3/2$$

$$\vec{a}_A = \vec{0} + \alpha_{AC} \vec{k} \times (2\vec{j}) - \frac{3}{2} \vec{k} \times (-\frac{3}{2} \vec{k} \times 2\vec{j}) = -2 \alpha_{AC} \vec{i} - \frac{9}{2} \vec{j} \quad (2)$$

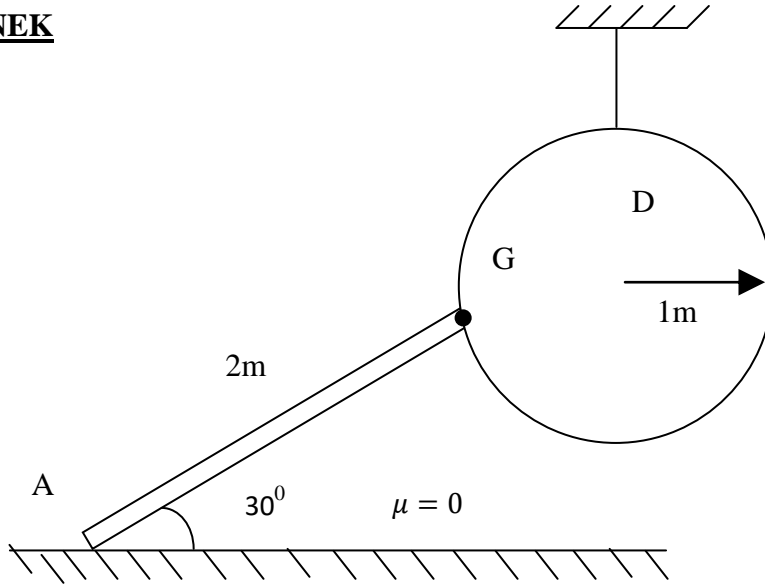
(1) ve (2) ortak çözülür

$$-\frac{9}{2} = -4,5 - 2 \alpha_{AB} \quad \alpha_{AB} = 0$$

$$-2\alpha_{AC} = 13,5 - 2 \alpha_{AB} \quad \alpha_{BC} = -6,75$$

$$\vec{a}_A = (13,5 \vec{i} - 4,5 \vec{j}) \text{ m / sn}^2$$

ÖRNEK

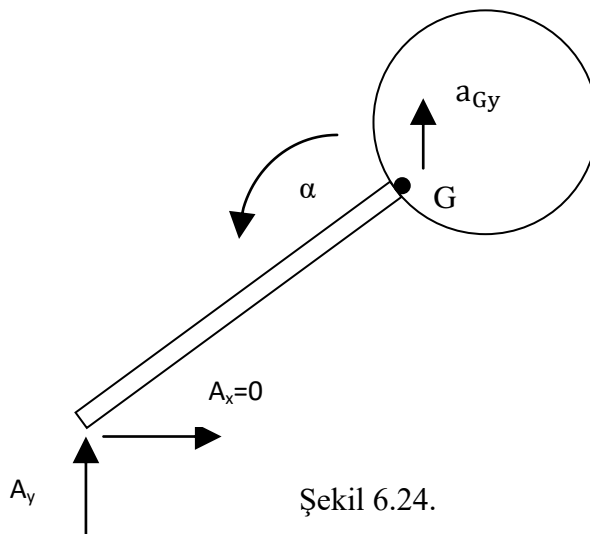


İp kesilince A_x , A_y ne olur ?

$$M_D = 40 \text{ kg} \quad (r_g = 10 \text{ cm})$$

$$M_{AB} = 40 \text{ kg} \quad (\text{Homojen})$$

Şekil 6.23.



Şekil 6.24.

$$\sum F_x = 0 = 80 a_{Gx} \quad a_{Gx} = 0$$

Sabit veya G ' ye doğru ivmeli nokta yok

$$\sum M_G = -A_y(2\cos 30) = \frac{1}{3} * 40 (2)^2 + 40 (0,1)^2 + 40 (1)^2 \alpha \quad (1)$$

$$\sum F_y = A_y - 80 * 10 = 80 a_{Gy} \quad (2)$$

$$a_A \vec{i} = a_{Gy} \vec{j} + \alpha \vec{k} \times 2 \left(-\frac{\sqrt{3}}{2} \vec{i} - \frac{1}{2} \vec{j} \right)$$

$$A_y = 224,7 \text{ N} \quad a_{Gy} - \sqrt{3} \alpha = 0$$