

# 6. Rijit cisimlerin düzlemsel kinetiği

## 6.6 İş Enerji İlişkileri

---

5. bölümde rijit cisimlerin düzlemsel kinematiğinin ilişkilerini (denklemlerini) gördük. Bu bölümde bu ilişkileri kullanarak, rijit cisimlerin iki boyutlu hareketinde, kuvvetlerin etkisini inceleyeceğiz.

6. Bölüm 3 kısımdan oluşuyor (A, B, ve C).

- A. Kuvvetlerin ve momentlerin lineer ivmesi ile açısal ivmesi arasındaki bağıntılar,
- B. İş enerji
- C. İmpuls-momentum

# Kuvvet ve Momentlerin Yaptığı İş

Bir kuvvet tarafından yapılan iş

$$U = \int F \cdot dr = \int F \cos \alpha ds$$

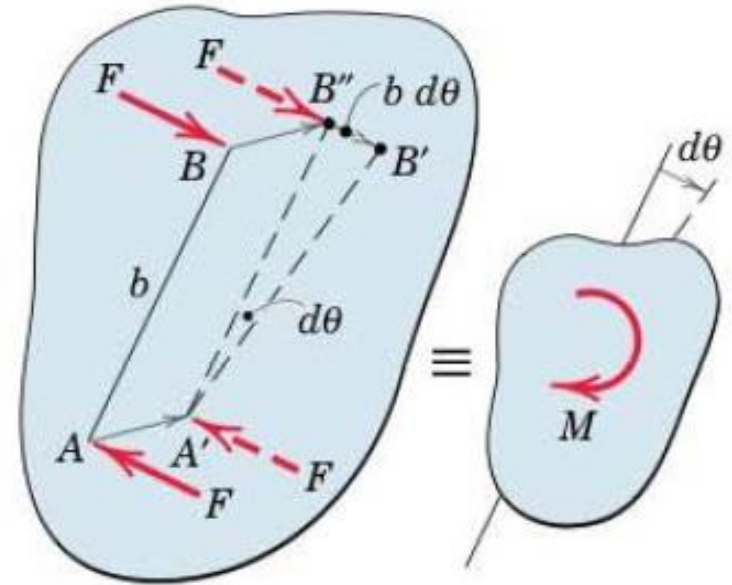
Formülüyle bulunmaktaydı.

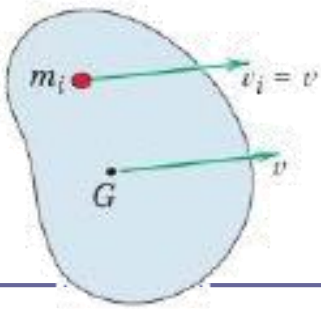
Rijid cisimlerle çalıştığımız zaman sadece kuvvetin yaptığı iş değil momentin yaptığı işi de dikkate almamız gerekecek; Yandaki şekle göre

$$dU = F(bd\theta) = Md\theta$$

M momenti tarafından kendisine paralel düzlemde yapılan iş;

$$U = \int Md\theta$$

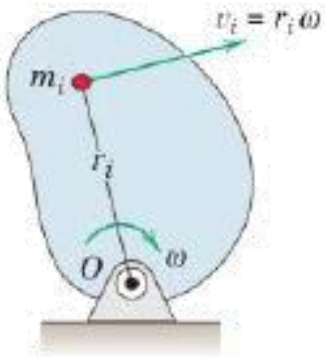




(a) Translation

# Kinetik Enerji

Öteleme;  $T = \frac{1}{2}mv^2$



(b) Fixed-Axis Rotation

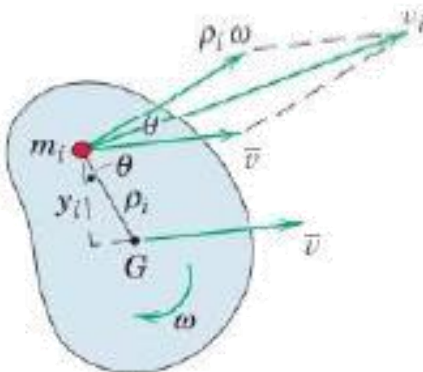
Sabit bir Eksen Etrafında Dönme;  $T = \frac{1}{2}I_o\omega^2$

Genel Düzlemsel Hareket;  $T = \frac{1}{2}mv^2 + \frac{1}{2}I\omega^2$

Yada

An için hızın sıfır olduğu C noktasına göre;

$$T = \frac{1}{2}I_C\omega^2$$



(c) General Plane Motion

# Potansiyel Enerjiler ve İş Enerji Denklemleri

---

## Potansiyel Enerji ve İş-Enerji İlişkileri;

$$T_1 + U_{1-2} = T_2$$

Yada

$$T_1 + V_1 + U'_{1-2} = T_2 + V_2$$

Burada  $U'$  terimi elastik (yay kuvvetleri) ve yer çekimine bağlı kuvvetler dışındaki tüm kuvvetler tarafından yapılan işi temsil ediyor. Üçüncü bölümde daha özel bir formda İş Enerji ilişkilerini şöyle yazdık.

$$U'_{1-2} = \Delta T + \Delta V_g + \Delta V_e$$

Burada da aynen kullanacağız.

# İş-Enerji Denklemleri

## Güç

---

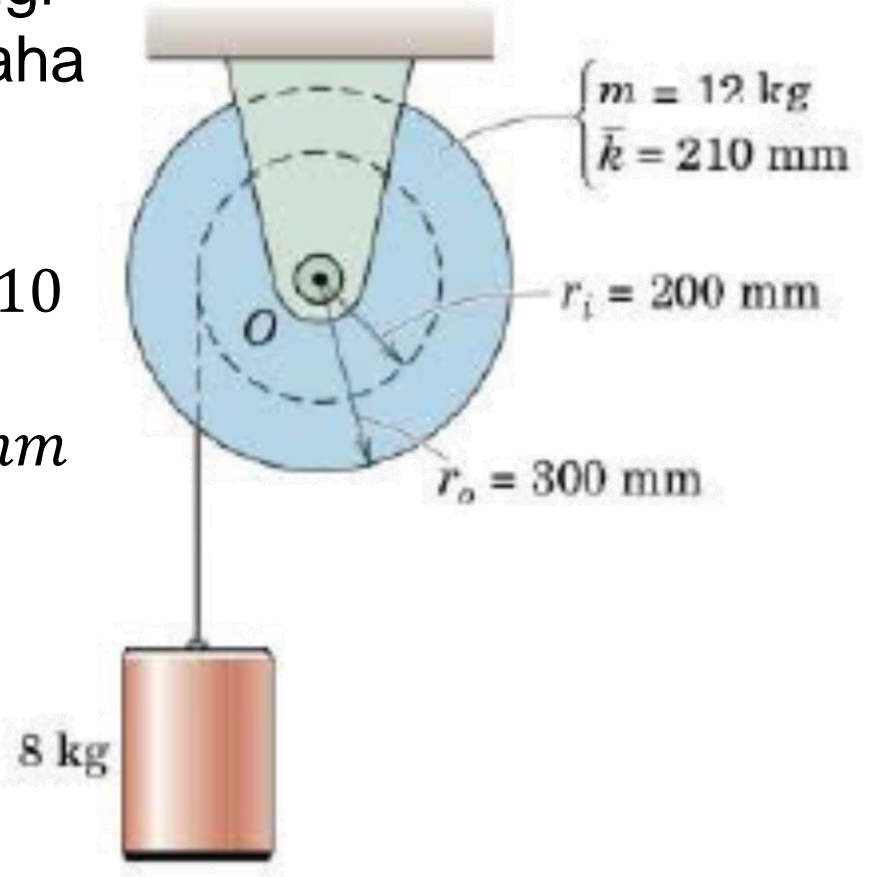
### Güç;

F kuvveti etkisi altında düzlemsel hareket eden rijit cisim hareketini ele aldığımızda, F kuvvetinin oluşturduğu güç, o anda yapılan işin zamana göre değişim oranıdır.

$$dU = F \cdot dr \implies P = \frac{dU}{dt} = F \cdot v$$

# Örnekler

8 *kg*'lık silindirin hızı gösterildiği anda  $v = 0.3 \text{ m/s}$  dir. 1.5 *m* daha düştükten sonra hız ne olur? Tamburlu makaranın ağırlığı 12 *kg* ve atalet yarıçapı  $k = 210 \text{ mm}$  olarak hesaplanmıştır. Tamburun yarıçapı  $r_i = 200 \text{ mm}$  makaranın yarıçapı  $r_o = 300 \text{ mm}$  dir.  $O$ 'daki sürtünme momenti sabit ve 3 *Nm* dir.



# Örnekler

$$m_s = 8 \text{ kg}; v = 0.3 \frac{m}{s}; @1.5 \text{ m}, v_2 = ?$$

$$m_m = 12 \text{ kg}; k = 210 \therefore I = k^2 m_m$$

$$I = 0.21^2 \cdot 12 = 0.5292 \text{ kgm}^2$$

$$\omega = \frac{v}{r_i} = \frac{0.3}{0.2} = 1.5 \text{ rad/s}$$

$$F_s \cdot r_i = M_s \Rightarrow F_s = \frac{3}{0.2} = 15 \text{ N}$$

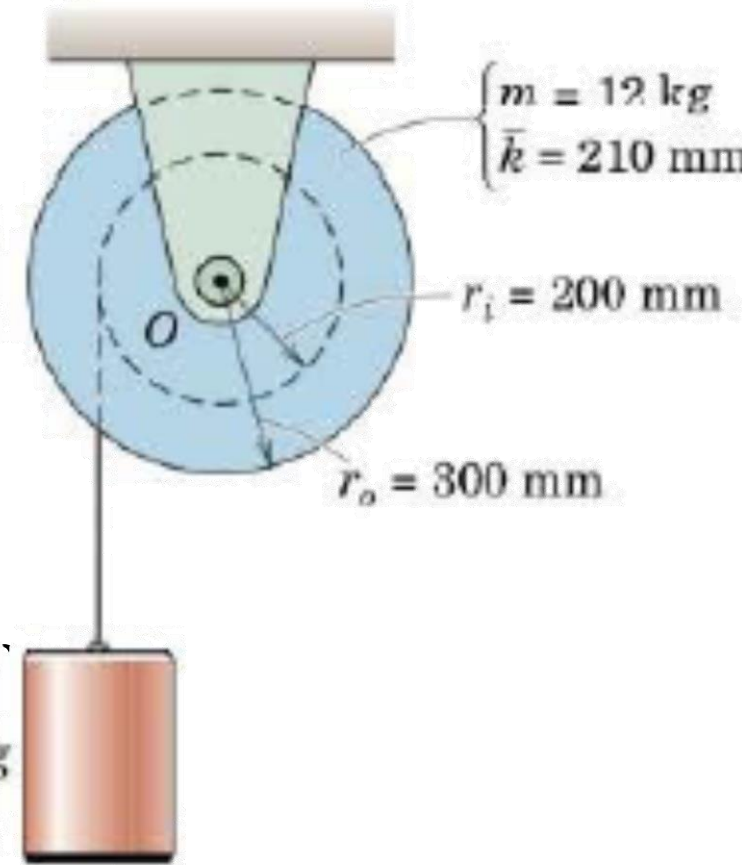
$$U = F_s \cdot yol = 15 \text{ N} * 1.5 = 22.5 \text{ Nm}$$

$$\Delta V = mgh = 8 * 9.81 * 1.5 = -117.72 \text{ J}$$

$$T_1 = \frac{1}{2} m_s v^2 + \frac{1}{2} I \omega^2$$

$$T_1 = \frac{1}{2} 8 * 0.3^2 + \frac{1}{2} 0.5292 * 1.5^2$$

$$= 0.9554 \text{ J}$$



# Örnekler

$$U = -22.5 \text{ Nm}; \Delta V = -117.72; T_1 = 0.9554 \text{ J}$$

$$U'_{1-2} = \Delta T + \Delta V_g + \Delta V_e$$

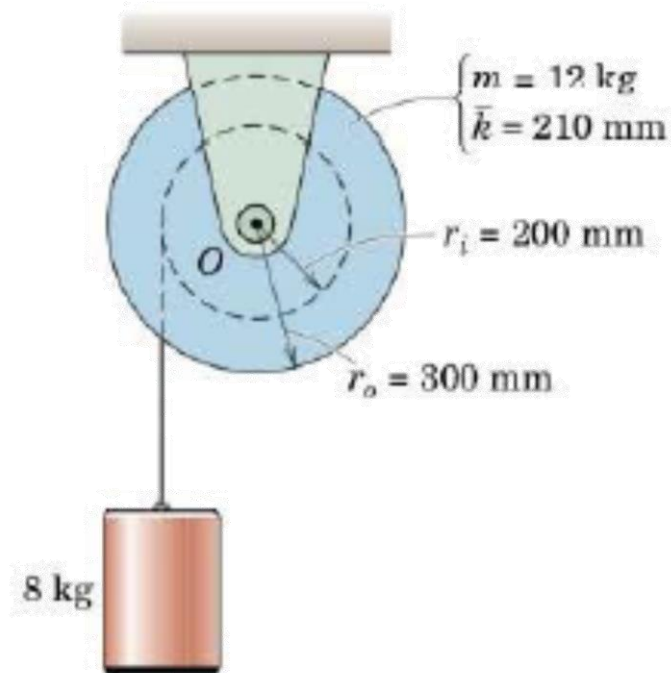
$$T_2 = U - \Delta V_g + T_1 =$$

$$T_2 = \frac{1}{2} m_s v_2^2 + \frac{1}{2} I \left( \frac{v_2}{r_i} \right)^2$$

$$T_2 = \frac{1}{2} \left( m_s + \frac{I}{r_i^2} \right) v_2^2 = 10.615 v_2^2$$

$$10.615 v_2^2 = 96.175$$

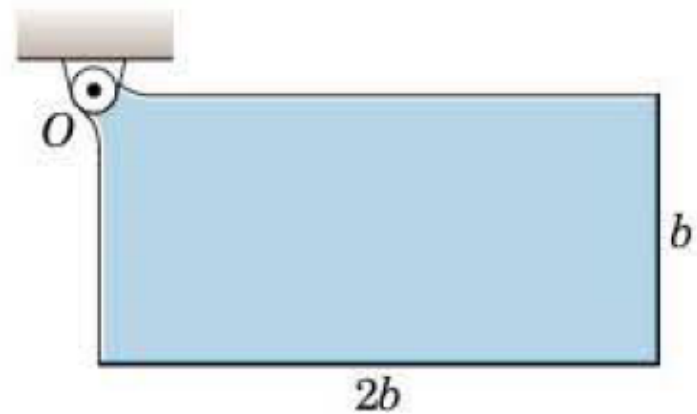
$$v_2 = 3.01 \frac{\text{m}}{\text{s}}$$





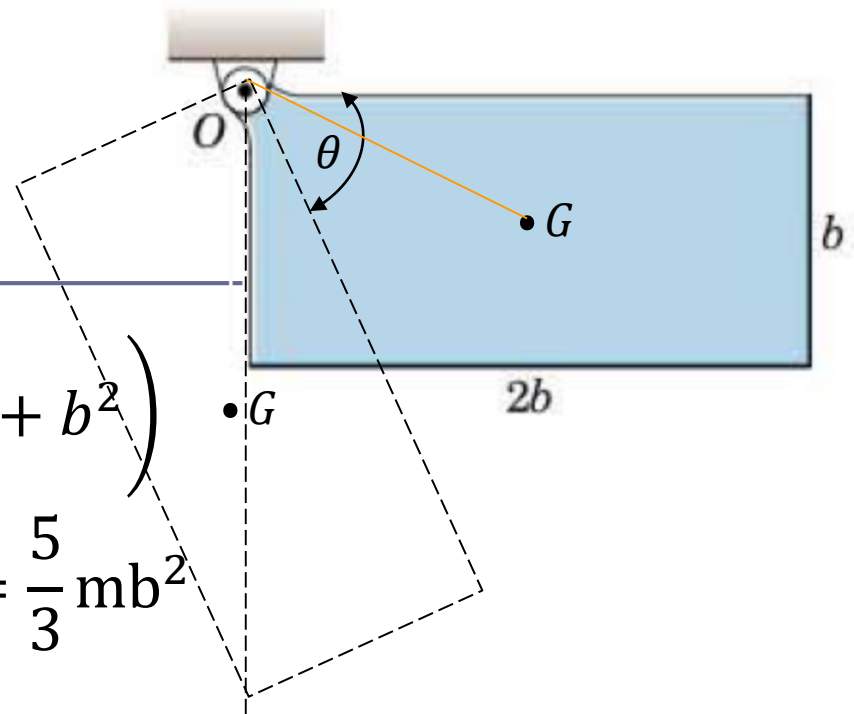
# Örnekler

Özdeş dikdörtgensel levha görülen pozisyonda durgunluktan serbest bırakılıyor, hareketin sonrasında oluşacak maksimum açısal hızı bulunuz. Mafsaldaki sürtünmeyi ihmal ediniz.



6/123. problem

# Örnekler



$$I = \frac{1}{12} m(b^2 + 4b^2) + m \left( \frac{b^2}{4} + b^2 \right)$$

$$I = \left( \frac{5}{12} + \frac{5}{4} \right) mb^2 = \frac{20}{12} mb^2 = \frac{5}{3} mb^2$$

$$r = \sqrt{\frac{b^2}{4} + b^2} = \frac{\sqrt{5}}{2} b$$

$$\Delta T = \Delta V_g$$

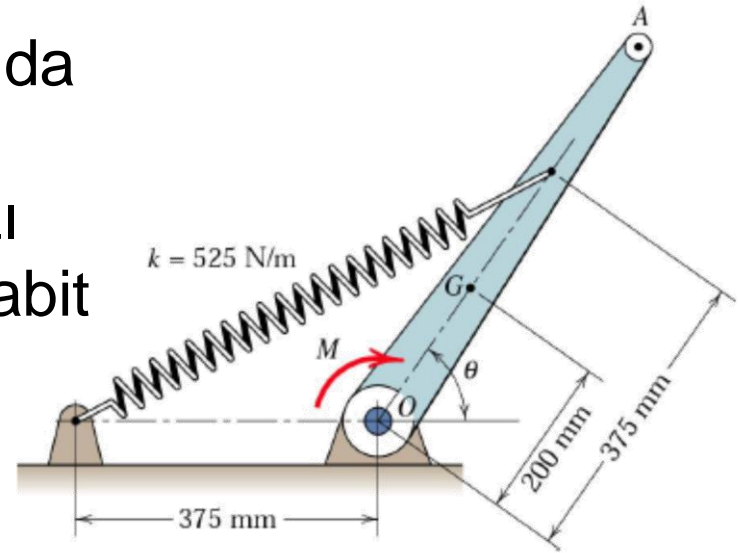
$$\frac{1}{2} I \omega^2 = mgb \left( \frac{\sqrt{5}}{2} - \frac{1}{2} \right)$$

$$\omega = 0.86 \sqrt{\frac{g}{b}}$$

$$\frac{15}{23} mb^2 \omega^2 = mgb \left( \frac{\sqrt{5}}{2} - \frac{1}{2} \right)$$

# Örnekler

$O$  merkezi etrafında dönen  $OA$  kolu  $5.5 \text{ kg}$  dir ve  $O$  eksenini etrafında jirasyon yarıçapı  $250 \text{ mm}$  dir. Durgun durumda dik pozisyonundadır. Kola bağlı yayın yay katsayısı  $k = 525 \text{ N/m}$  dir ve yay durgun durumda nominal boydadır. Kol  $\theta = 0^\circ$  dereceye ulaştığında açısal hızı  $\omega = 4 \text{ rad/s}$  ise kola uygulanan sabit momenti hesaplayınız.



6/128. problem

# Örnekler

$$m_k = 5.5 \text{ kg}; k_o = 0.25 \text{ m}$$

$$k = 525 \text{ N/m}$$

$$@\theta = 0^\circ \omega = 4 \text{ rad/s}$$

M=?

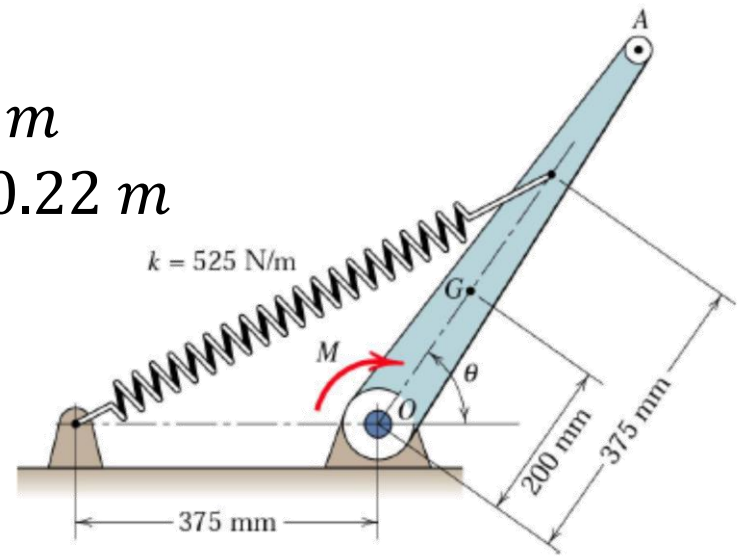
Yayın nominal boyu;

$$l_1 = \sqrt{0.375^2 + 0.375^2} = 0.53 \text{ m}$$

$$\Delta l = l_2 - l_1 = 2 * 0.375 - 0.53 = 0.22 \text{ m}$$

$$\Delta h = -0.2 \text{ m}$$

$$I = m_k k_o^2 = 0.344 \text{ kgm}^2$$



6/128. problem

# Örnekler

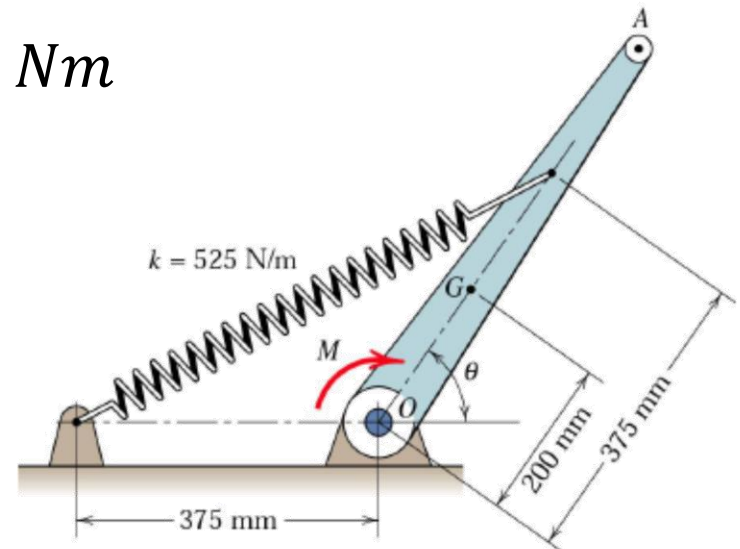
Momentin yaptığı iş  $dU = Md\theta$

$$U = M \int_{\frac{\pi}{2}}^0 d\theta = M \left( 0 - \frac{\pi}{2} \right) = -M \frac{\pi}{2}$$

$$M \frac{\pi}{2} = mg\Delta h + \frac{1}{2} I\omega^2 + \frac{1}{2} k\Delta l^2$$

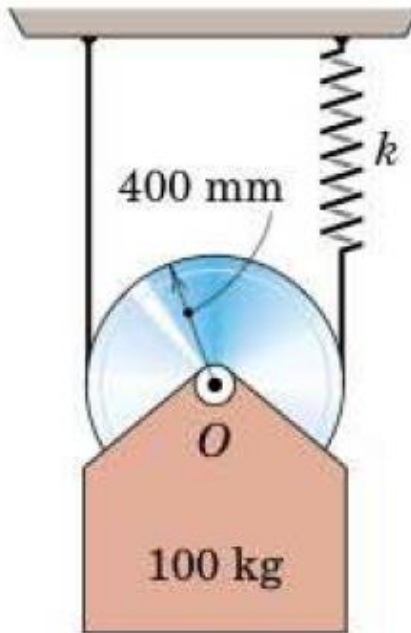
$$-M \frac{\pi}{2} = -5.5 * 9.81 * 0.2 + 0.5 * 0.344 * 4^2 + 0.5 * 525 * 0.22^2$$

$$M = -2.97 \text{ Nm}$$



# Örnekler

400 mm yarı çapında ve 50 kg ağırlığındaki makaranın jirasyon yarıçapı  $k = 300$  mm dir. Makara ve taşıdığı yük yay katsayısı  $k = 1.5$  kN/m olan ipe asılıdır. Sistem durgunluktan serbest bırakıldığında ipin gerginliği 100 mm dir. Sistem 50 mm düştükten sonra O noktasının hızını hesap ediniz.



6/140. problem

# Örnekler

6/140. problem

$$r = 400 \text{ mm}; m_m = 50 \text{ kg}; k_0 = 0.3 \text{ m}$$

$$k = 1.5 \frac{\text{kN}}{\text{m}}; l_1 = 0.1 \text{ m}; l_2 = 0.2 \text{ m}$$

$$h_2 = 0.050 \text{ m } v_0 = ?$$

$$I_0 = m k_0^2 = 4.5 \text{ kgm}^2$$

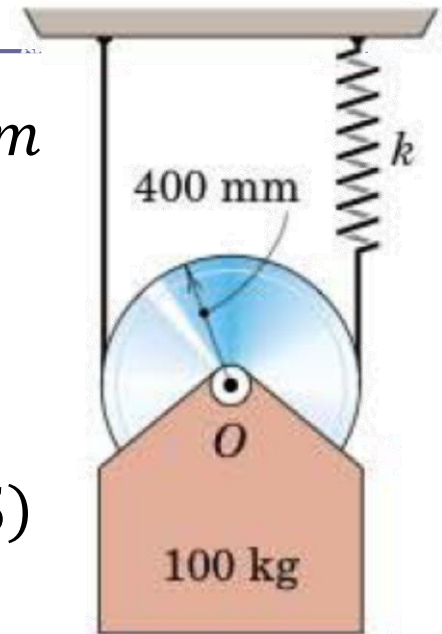
$$\Delta V_g = m_T g \Delta h = 150 * 9.81 * (-0.05)$$

$$\Delta V_g = -73.575 \text{ J}$$

$$\Delta V_e = \frac{1}{2} k (l_2^2 - l_1^2) = 750 (0.2^2 - 0.1^2) = 22.5 \text{ J}$$

$$\Delta T = \frac{1}{2} m_T v_0^2 + \frac{1}{2} I_0 \left( \frac{v_0}{0.4} \right)^2 = \frac{1}{2} \left( 150 + \frac{4.5}{0.4^2} \right) v_0^2$$

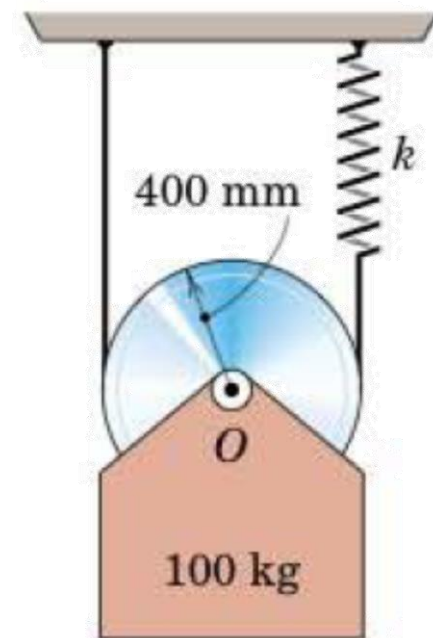
$$\Delta T = 89.0625 v_0^2$$



# Örnekler

6/140. problem

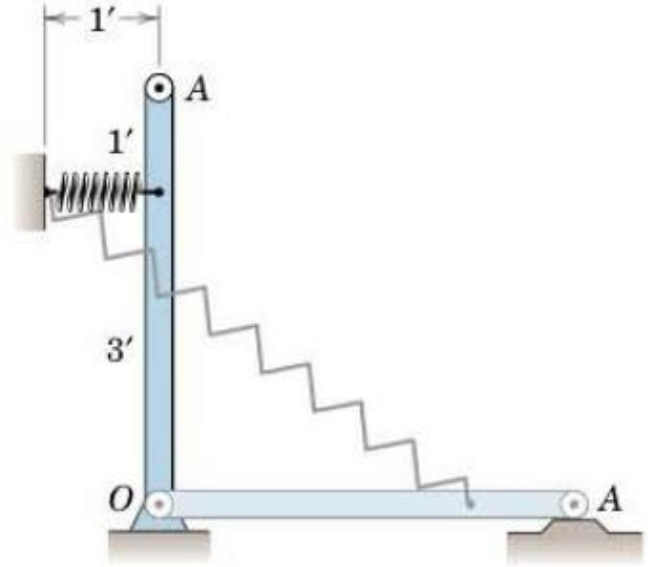
$$0 = \Delta T + \Delta V_g + \Delta V_e$$
$$0 = 89.0625v_0^2 - 73.575 J + 22.5 J$$
$$v_0 = 0.757 \text{ m/s}$$





# Örnekler

Ağırlığı 60 lb olan düzgün çubuk, şekilde görülen dike yakın pozisyondan durgunluktan serbest bırakılıyor. Yay sabiti  $k = 10 \text{ lb/ft}$  olan yay görülen pozisyonda gergin değildir. Çubuğun  $A$  ucu yere geldiğinde eriştiği hızı bulunuz.



6/220. problem



# İş Enerji İvme-Virtüel İş

---

İş-Enerji bağıntısını sabit ivmeli hareket için de kullanabiliriz.

$$U'_{1-2} = \Delta T + \Delta V_g + \Delta V_e$$

denklemini sistemin çok küçük bir elemanı için

$$dU'_{1-2} = dT + dV_g + dV_e$$

şeklinde yazabiliriz.

Birbirine bağlı hareket eden cisimlerin kinetik enerjisi her bir cismin kinetik enerji toplamına eşittir. Her bir cismi  $i$  ile temsil edersek

$$T = \sum_i \frac{1}{2} m_i v_i^2 + \sum_i \frac{1}{2} I_i \omega_i^2$$

# İş Enerji – İvme Virtuel İş

---

Sistemin çok küçük bir elemanı için

$$dT = d \left( \sum_i \frac{1}{2} m_i v_i^2 + \sum_i \frac{1}{2} I_i \omega_i^2 \right)$$

$$dT = \sum_i m_i v_i dv_i + \sum_i I_i \omega_i d\omega_i$$

Hatırlatma  $v dv = a ds$  ve  $\omega d\omega = \alpha d\theta$

$$dT = \sum_i m_i a_i ds_i + \sum_i I_i \alpha_i d\theta_i$$

# İş Enerji – İvme Virtuel İş

---

$dV$  = Toplam potansiyel enerji değişimini yani  $dV_g$  ve  $dV_e$ 'nin toplamını göstermektedir.

$$\Delta V = \Delta V_g + \Delta V_e$$

Sistemin çok küçük bir elemanı için

$$dV = dV_g + dV_e$$

$$dV = d \left( \sum_i m_i g h_i + \sum_j \frac{1}{2} k_j x_j^2 \right)$$

$$dV = \sum_i m_i g dh_i + \sum_j k_j x_j dx_j$$

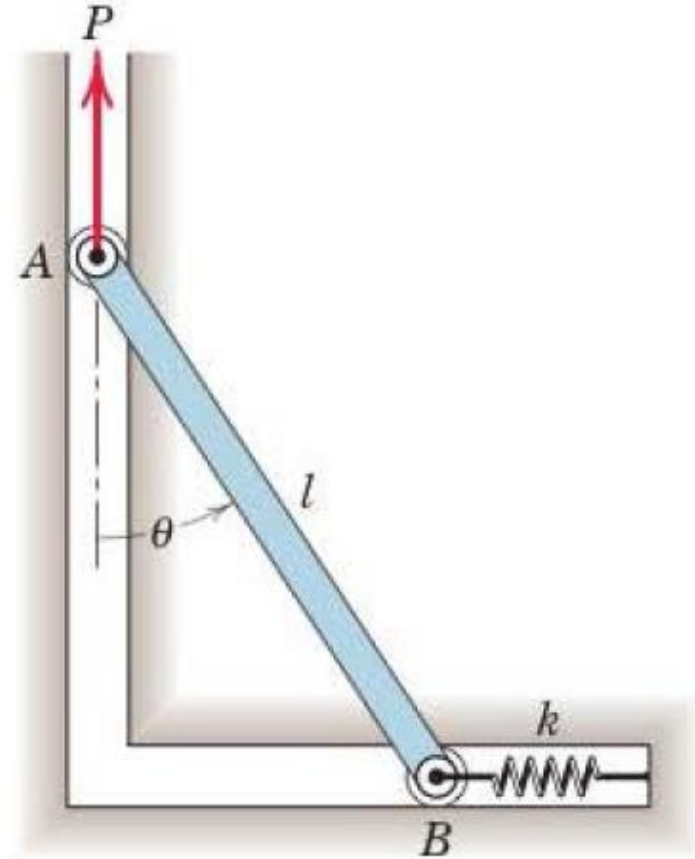
## İş Enerji – İvme Virtuel İş

---

$$dU' = \sum_i m_i a_i ds_i + \sum_i I_i \alpha_i d\theta_i + \sum_i m_i g dh_i + \sum_j k_j x_j dx_j$$

# Örnekler

Düzgün  $m$  kütleli uzun çubuk şekilde gösterilen pozisyonda dengede iken  $P$  kuvveti uygulanmaya başlanıyor.  $P$  kuvveti uygulanır uygulanmaz oluşan açısal ivmeyi hesaplayınız.



6/156. problem

# Örnekler

$$dy = d(l\cos\theta) = -l\sin\theta d\theta$$

$$T = \frac{1}{2}I_C\omega^2$$

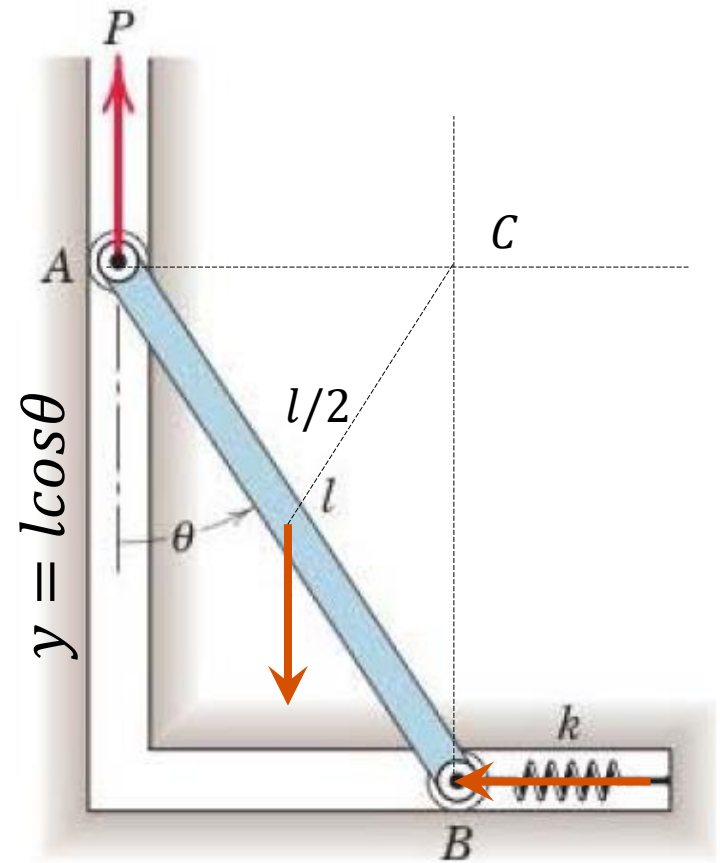
$$I_C = \frac{1}{12}ml^2 + \frac{1}{4}ml^2 = \frac{1}{3}ml^2$$

$$dT = I_C\omega d\omega = I_C\alpha d\theta$$

$$Pdy = dT$$

$$-Pl\sin\theta d\theta = I_C\alpha d\theta$$

$$\alpha = \frac{-Pl\sin\theta}{I_C} = -\frac{3P\sin\theta}{ml}$$

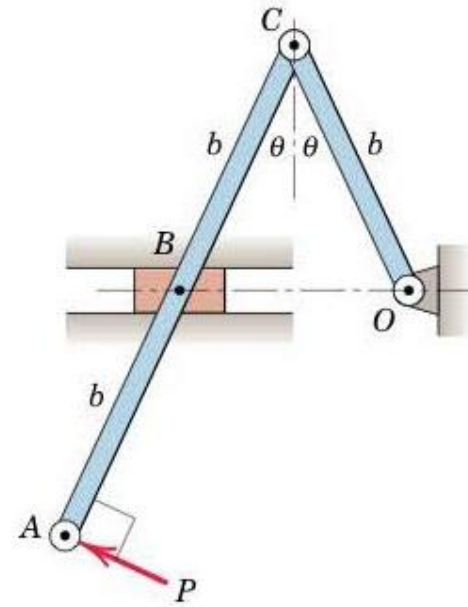


6/156. problem



# Örnek

Şekilde görülen mekanizma  $P$  kuvvetinin etkisi ile durgunluktan harekete başlamaktadır. Başlangıçta sistemin açısal ivmesini bulunuz. Uzun çubuk  $2b$  boyunda  $2m$  kütleinde, kısa çubuk  $b$  boyunda ve  $m$  kütleindedir.



6/164. problem

# Örnekler

P kuvvetinin etkisini uzun çubuğun merkezine taşıyalım.

Sistemde P kuvvetinin yaptığı iş;

Çubukların lineer ve açısal yer değiştirmesine bağlıdır.

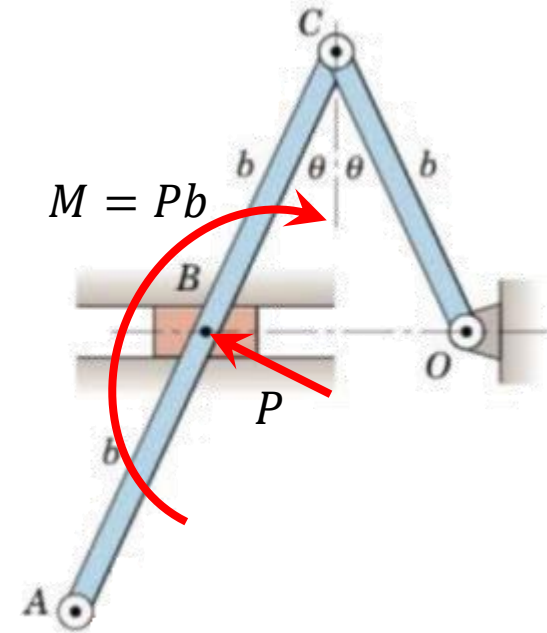
$$dU = P \cos \theta d(2b \sin \theta) + P b d\theta$$

$$dU = P b (2 \cos^2 \theta + 1) d\theta$$

Sistemin kinetik enerjisi, çubukların kinetik enerjilerinin toplamıdır.

$$T = \left( \frac{1}{2} 2m v^2 + \frac{1}{2} I_B \omega \right)_1 + \left( \frac{1}{2} I_O \omega \right)_2$$

SCD



# Örnekler

$$T = \left( \frac{1}{2} 2mv^2 + \frac{1}{2} I_B \omega^2 \right)_1 + \left( \frac{1}{2} I_O \omega^2 \right)_2$$

$$dT = 2mvdv + I_B \omega d\omega + I_O \omega d\omega$$

$$dT = 2madx + I_B \alpha d\theta + I_O \alpha d\theta$$

$$x = 2b \sin \theta \Rightarrow dx = 2b \cos \theta d\theta$$

$$x = 2b \sin \theta \Rightarrow v = 2b \dot{\theta}$$

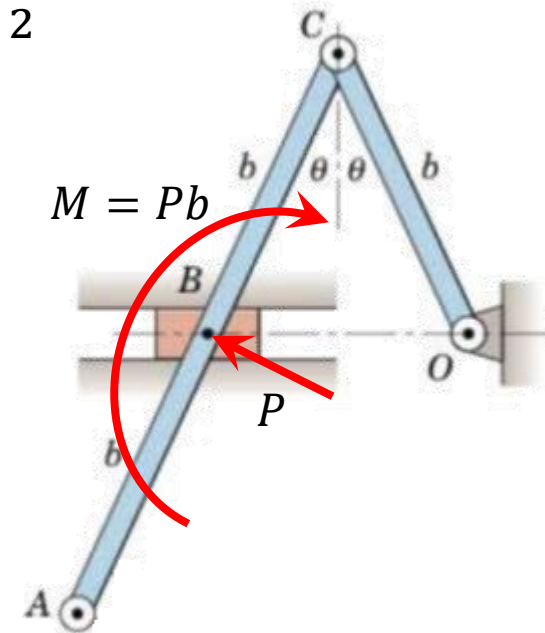
$$\Rightarrow a = 2b(\ddot{\theta} \cos \theta - \dot{\theta}^2 \sin \theta)$$

Başlangıçta  $\dot{\theta} = 0$  olduğu için

$$\Rightarrow a = 2b \ddot{\theta} \cos \theta$$

$$I_B = \frac{1}{12} 2m(2b)^2; I_O = \frac{1}{3} mb^2$$

SCD



# Örnekler

---

$$dT = 2madx + I_B \alpha d\theta + I_0 \alpha d\theta$$

$dT$

$$= 2m * 2b\ddot{\theta}\cos\theta * 2b\cos\theta d\theta + \frac{1}{12} 2m(2b)^2 \ddot{\theta} d\theta + \frac{1}{3} mb^2 \ddot{\theta} d\theta$$

$$dT = mb^2 \ddot{\theta} (8\cos^2 \theta + 1) d\theta$$

$$dU = Pb(2\cos^2 \theta + 1) d\theta$$

$$dU = dT \Rightarrow \alpha = \ddot{\theta} = \frac{Pb(2\cos^2 \theta + 1) d\theta}{mb^2(8\cos^2 \theta + 1) d\theta}$$

$$\alpha = \frac{P(2\cos^2 \theta + 1)}{mb(8\cos^2 \theta + 1)}$$