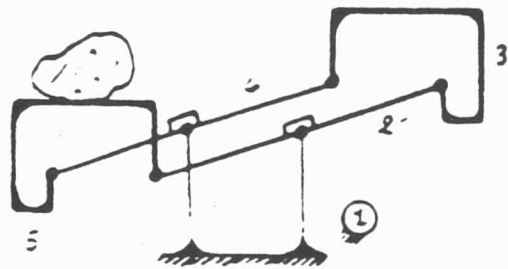
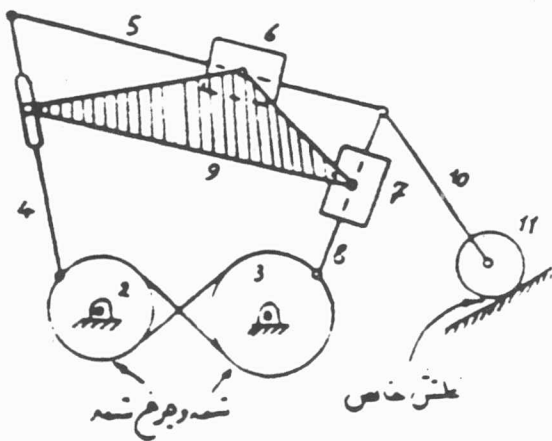
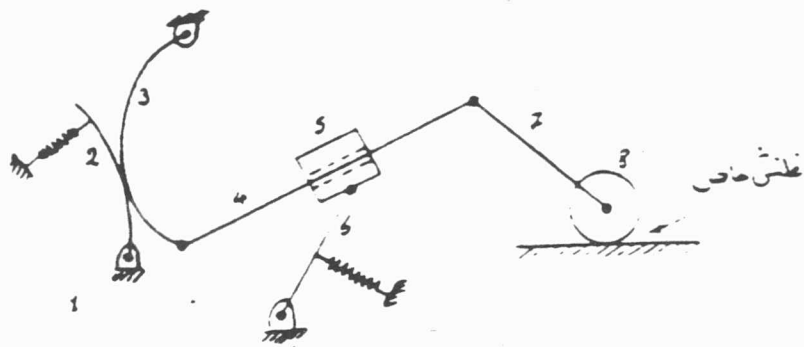
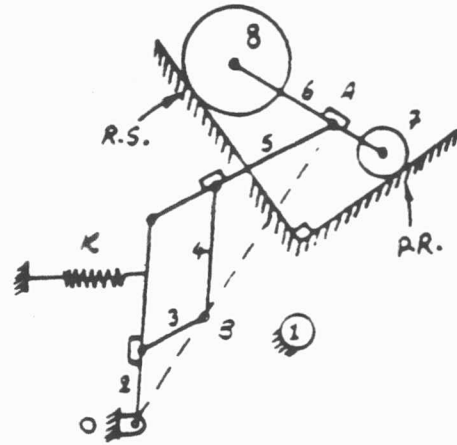
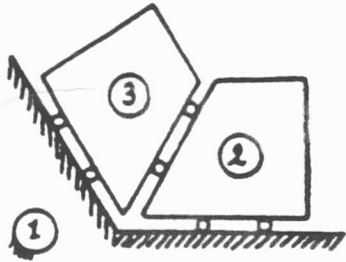
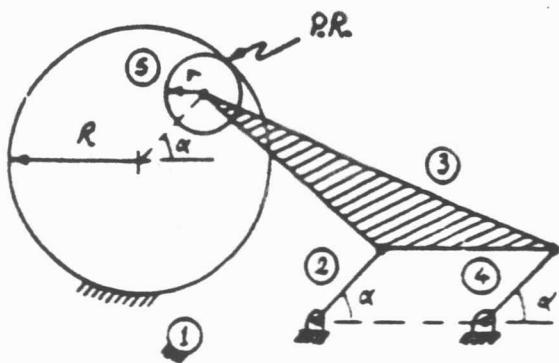
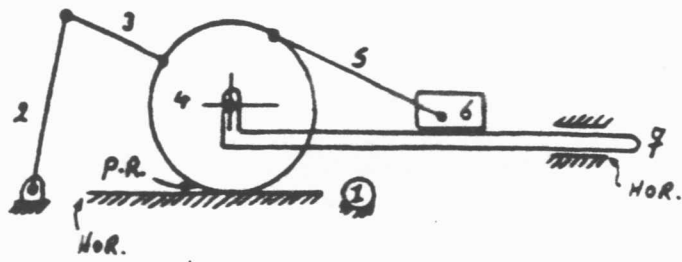


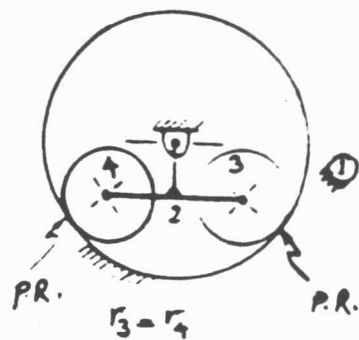
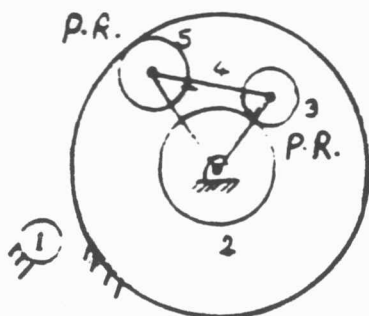
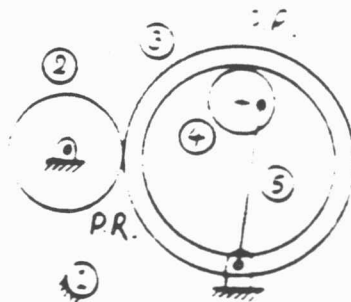
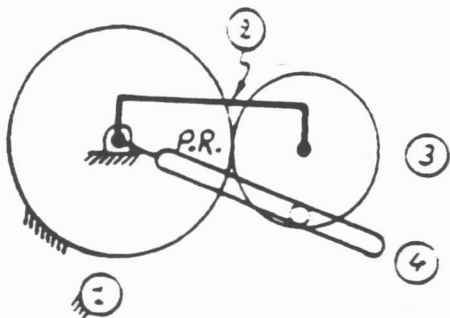
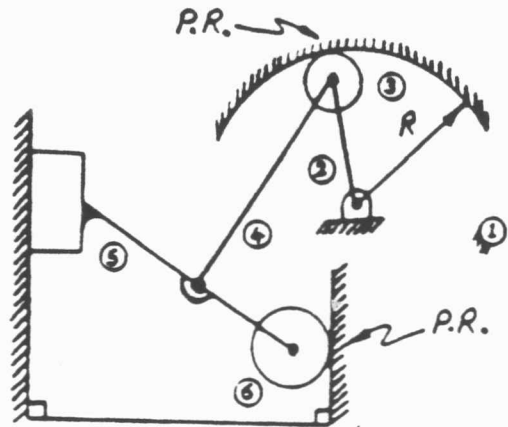
دینامیک ماشین - تمرینهای سری اول

درجه آزادی سازوکارهای صنفی زیر را تعیین نمایند.



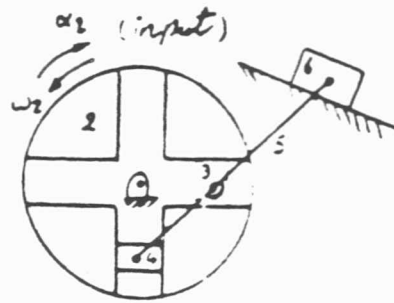
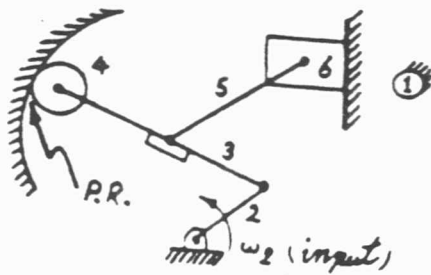
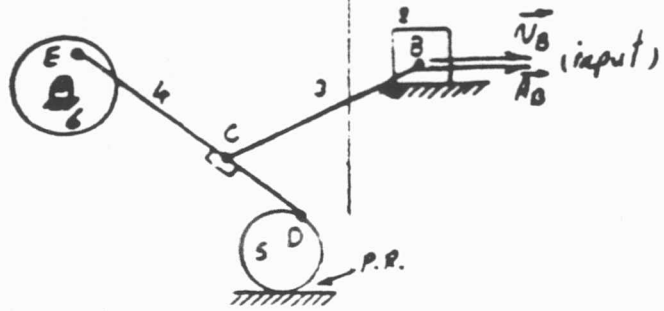
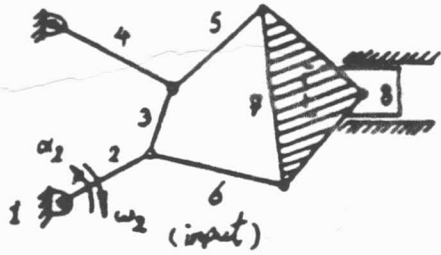


$l_2 = l_4 = R - r$

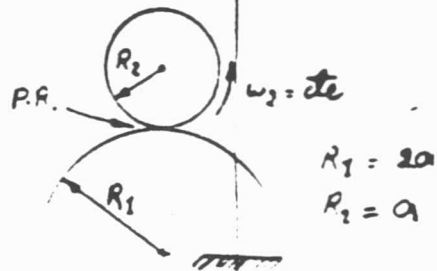
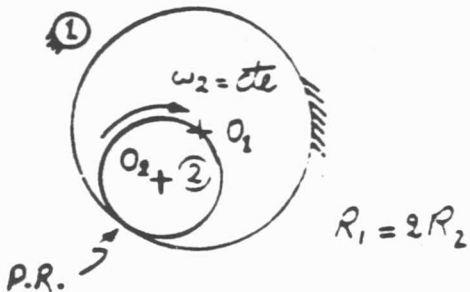


دینامیک ماشین - تمرینهای سری سوم

در سازوکارهای منتهای زیر، نقاط کنکلی را در صورت نیاز تعیین کنید.

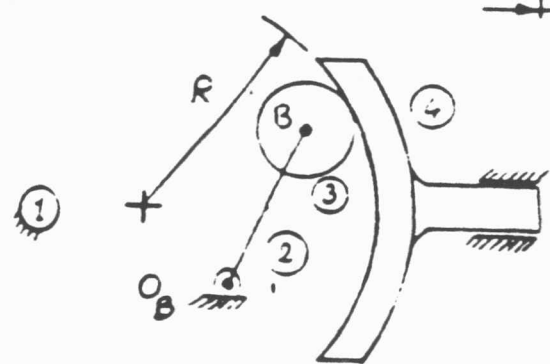
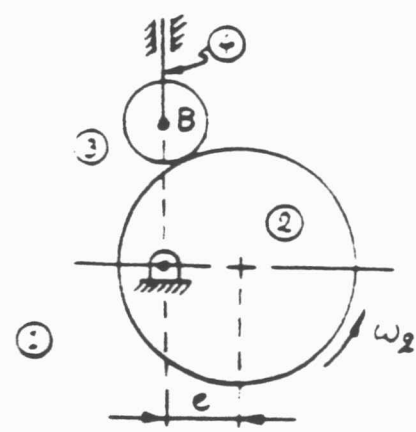
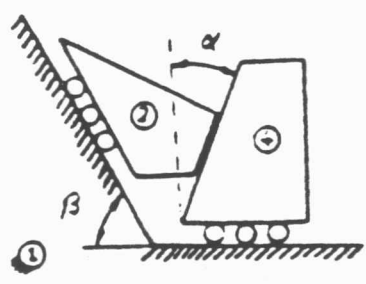
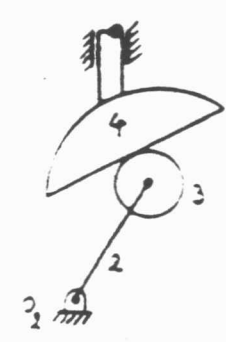
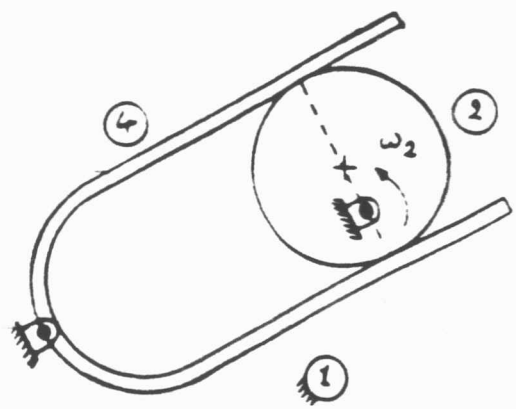
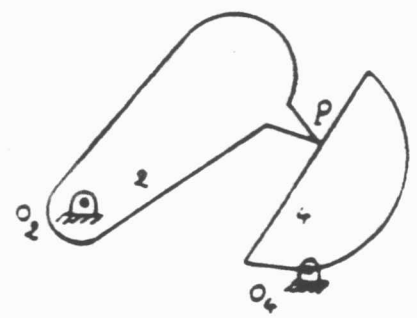
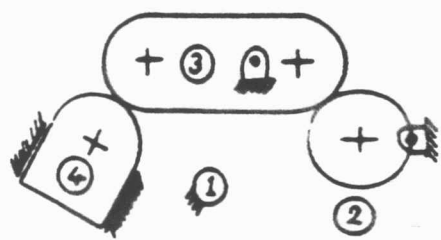


در سازوکارهای منتهای زیر، مرکز شتاب دینامیک را در راستای آورید.



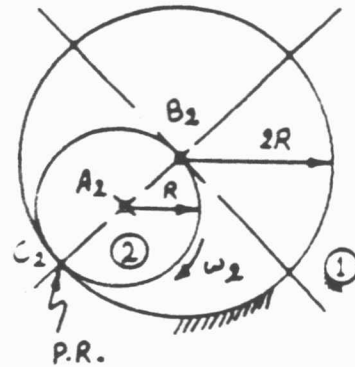
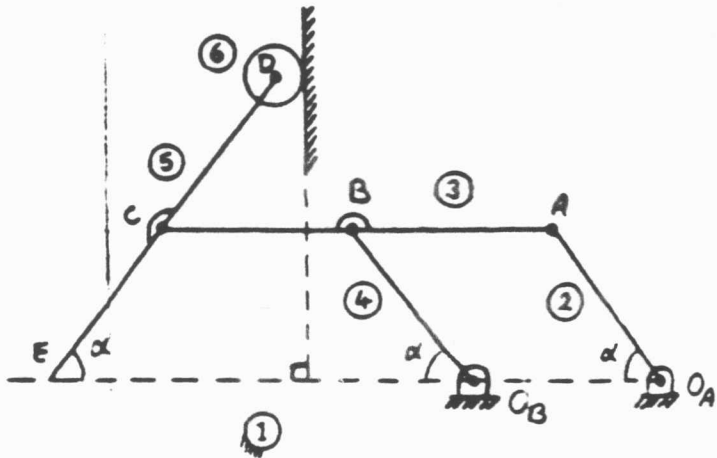
دینامیک ماشین - تمرینهای سری چهارم

برای سازوکارهای تعادلی مستقیم زیر - سازوکارهای معادل شامل اتصالات مرتبه پائین به دست آورید .



دینامیک ماشین - تمرینهای سری پنجم

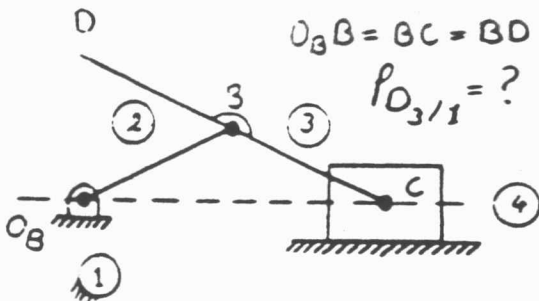
در سازوکارهای صفحه‌ای زیر، مرکز انحنای مسیر نقاط خواسته شده را به دست آورید.



$$O_A A = O_A O_B = AB = O_B B = BC = CD = CE$$

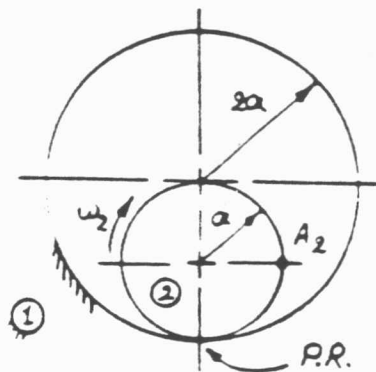
$$I_{E/1} = ?$$

$$P_{A_2/1}, P_{B_2/1}, P_{C_2/1} = ?$$



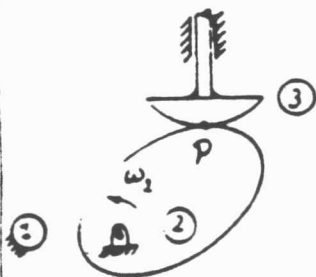
$$O_B B = BC = BD$$

$$P_{D/3/1} = ?$$



$$P_{A_2/1} = ?$$

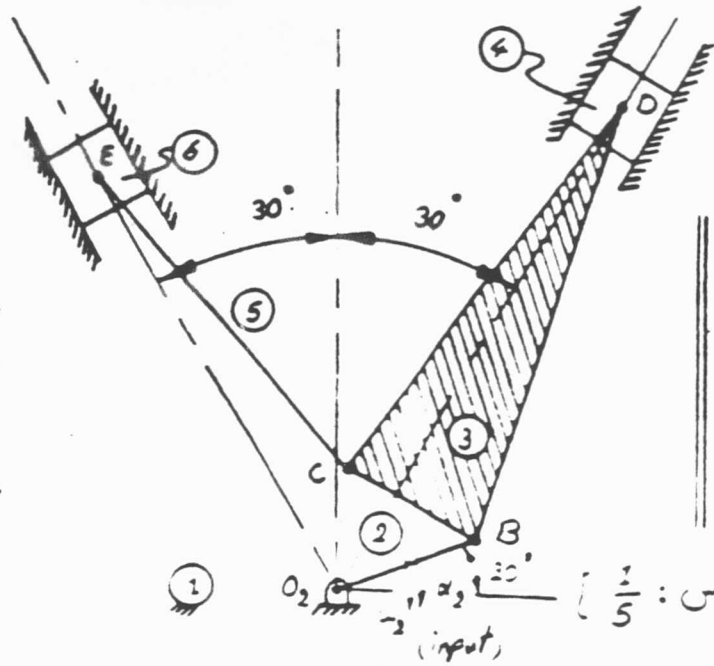
در سازوکار صفحه‌ای نشان داده شده کدامیک از معادله‌های $f_{2/3}$ و $f_{3/2}$ بزرگتر است؟ چرا؟



دینامیک ماشین - تمرینهای سری ششم

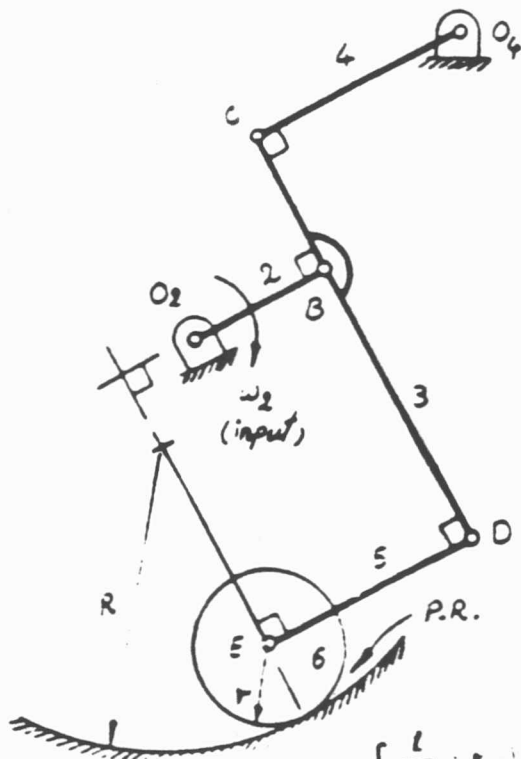
برای سازوکارهای صفحه‌ای زیر، رسم نمودارهای سرعت و شتاب، اطلاعات خواسته شده را به دست آورید:

$$\begin{aligned} & O_2B = BC = 10 \text{ cm} \\ & BD = CD = 30 \text{ cm} \\ & CE = 25 \text{ cm} \\ & \omega_2 = 1000 \text{ rpm} \\ & \alpha_2 = 0 \end{aligned}$$



$$\begin{aligned} & \omega_5, \alpha_5 = ? \\ & I_{13}, P_{13} = ? \\ & P_{C3/1} = ? \\ & P_{(I,3)3/1} = ? \\ & P_{(P,3)3/1} = ? \end{aligned}$$

[مقیاس: $\frac{1}{5}$]



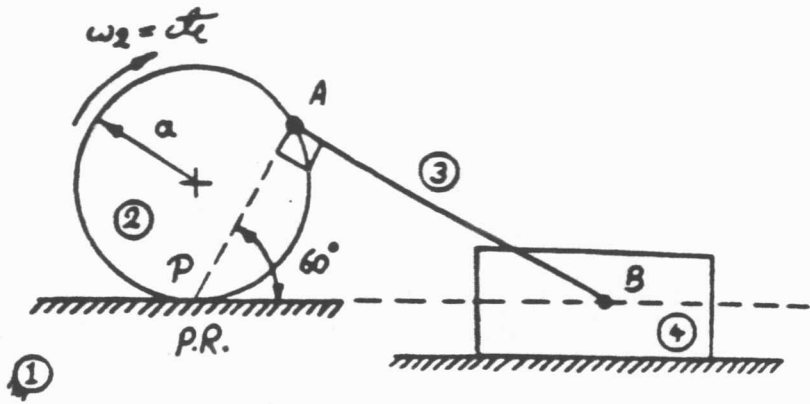
(C.W.)

$$\begin{aligned} & \omega_2 = 60 \text{ rad/sec} \\ & \alpha_2 = 0 \end{aligned}$$

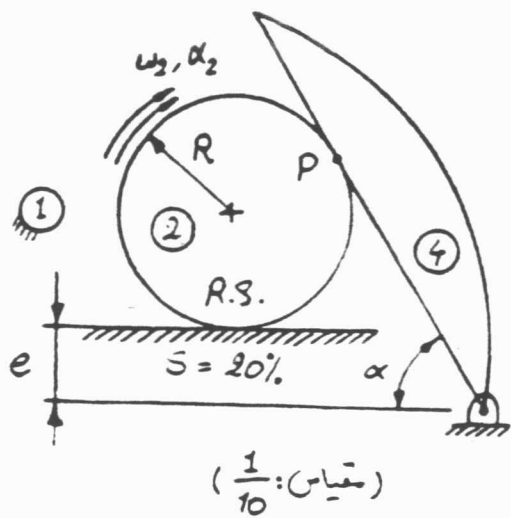
$$\begin{aligned} & O_2B = 20 \text{ cm} \\ & O_4C = 30 \text{ cm} \\ & BC = 20 \text{ cm} \\ & BD = 40 \text{ cm} \\ & DE = 30 \text{ cm} \\ & r = 10 \text{ cm} \\ & R = 40 \text{ cm} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} & \omega_K, \alpha_K = ? \\ & K = 3, 4, 5, 6 \end{aligned}$$

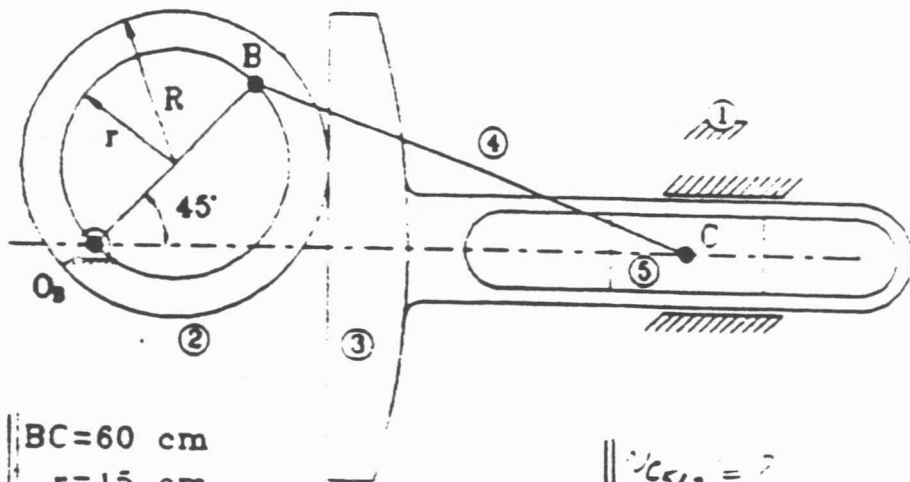
[مقیاس: $\frac{1}{10}$]



$a = 10 \text{ cm}$
 $\omega_2 = 10 \text{ rad/sec}$
 $v_{B4} = ?$
 $A_{B4} = ?$



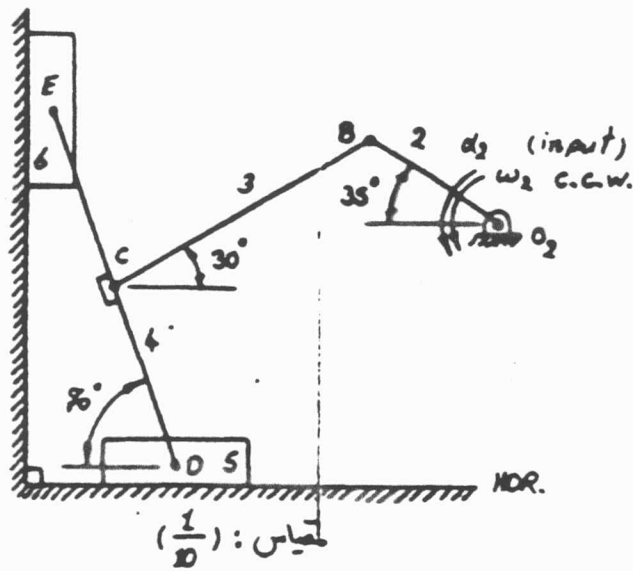
$R = 15 \text{ (cm)}$
 $e = 10 \text{ (cm)}$
 $\alpha = 60^\circ$
 $\omega_2 = 2 \text{ (rad/sec)}$
 $\alpha_2 = 5 \text{ (rad/sec}^2\text{)}$
 $\omega_4, \alpha_4 = ?$



$BC = 60 \text{ cm}$
 $r = 15 \text{ cm}$
 $R = 20 \text{ cm}$
 $\omega = 10 \text{ rad/sec (constant)}$

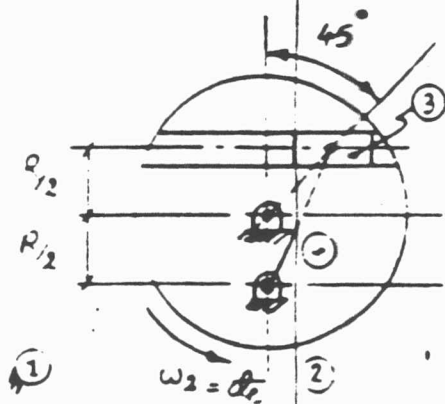
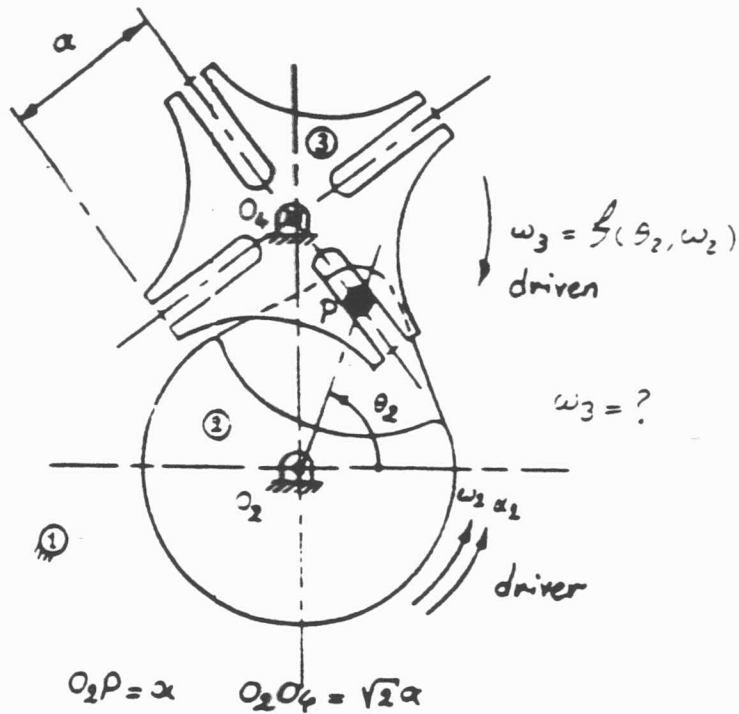
$v_{C5/3} = ?$
 $A_{C5/3} = ?$

SCALE : 1/10

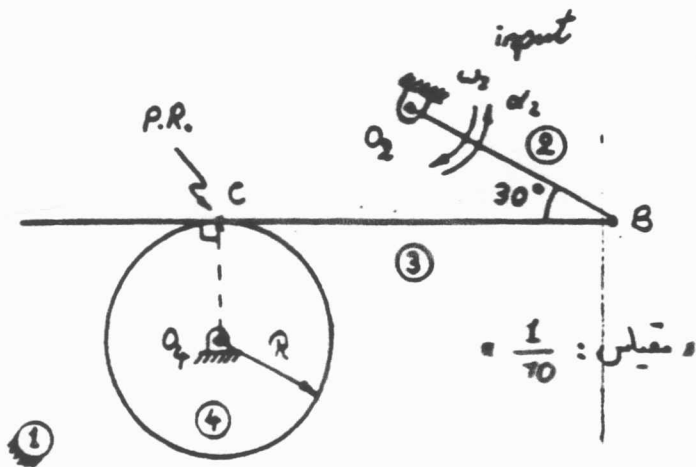


$O_2B = 20 \text{ cm}$
 $CB = 40 \text{ cm}$
 $CE = 25 \text{ cm}$
 $CO = 25 \text{ cm}$

$\omega_3, \alpha_3 = ?$
 $V_C, A_C = ?$
 $V_D, A_D = ?$
 $V_E, A_E = ?$

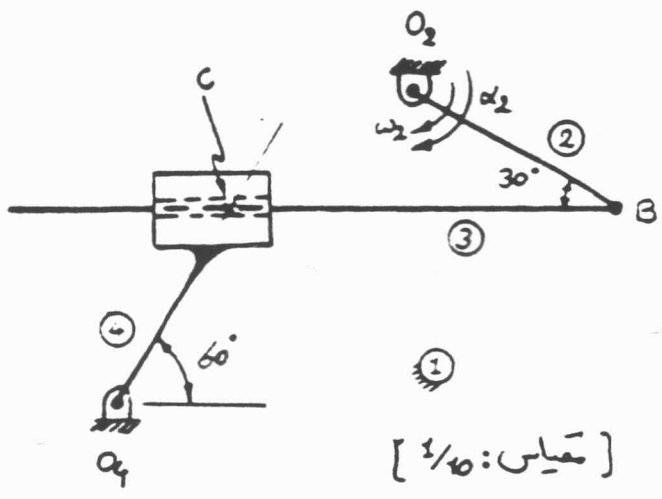


$R = 18 \text{ cm}$
 $\omega_2 = 10 \text{ rad/sec}$
 $\omega_4 = ?$
 $\alpha_4 = ?$



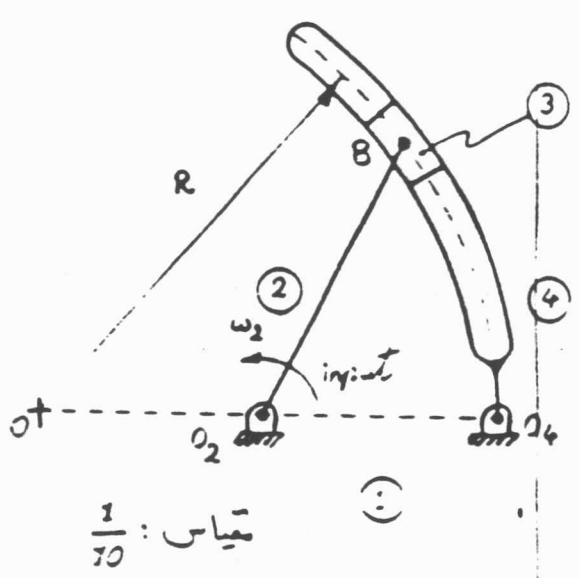
- $O_2B = 30 \text{ cm}$
- $BC = 30\sqrt{3} \text{ cm}$
- $BO = 80 \text{ cm}$
- $R = 15 \text{ cm}$
- $\omega_2 = 2 \text{ rad/sec C.W.}$
- $\alpha_2 = 10 \text{ rad/sec}^2 \text{ C.C.W.}$

- $\omega_3, \alpha_3 = ?$
- $\omega_4, \alpha_4 = ?$
- $I_{13}, P_{13} = ?$



- $O_2B = 30 \text{ cm}$
- $BC = 50 \text{ cm}$
- $O_4C = 30 \text{ cm}$
- $\omega_2 = 2 \text{ rad/sec}$
- $\alpha_2 = 4 \text{ rad/sec}^2$

- $\omega_4 = ?$
- $\alpha_4 = ?$

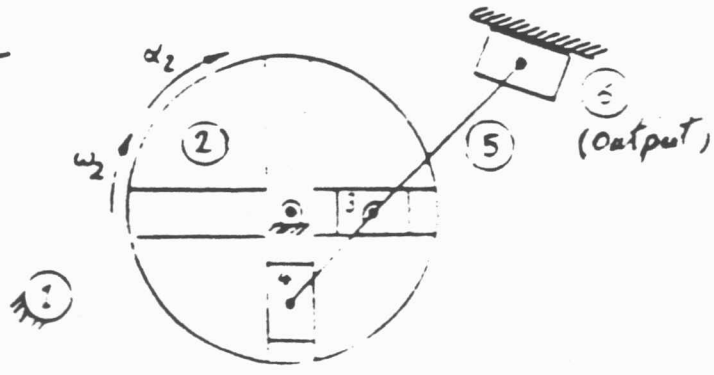
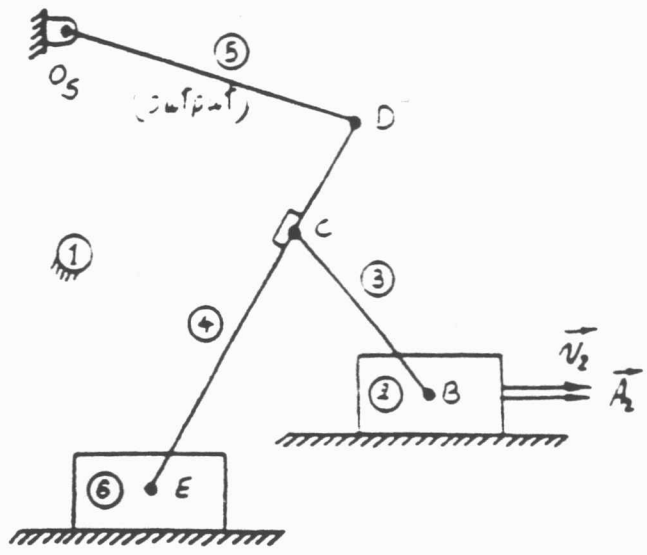
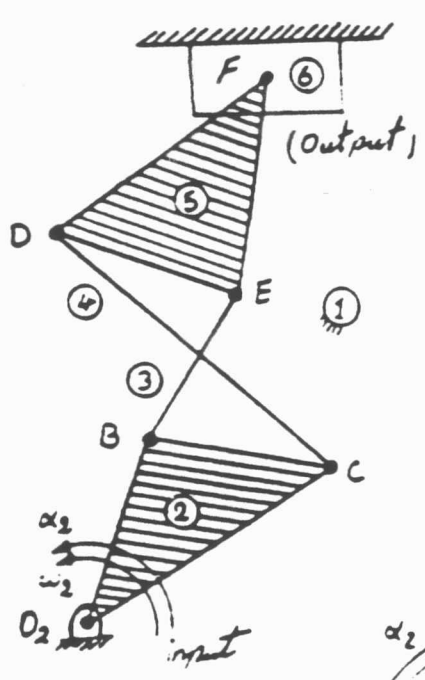
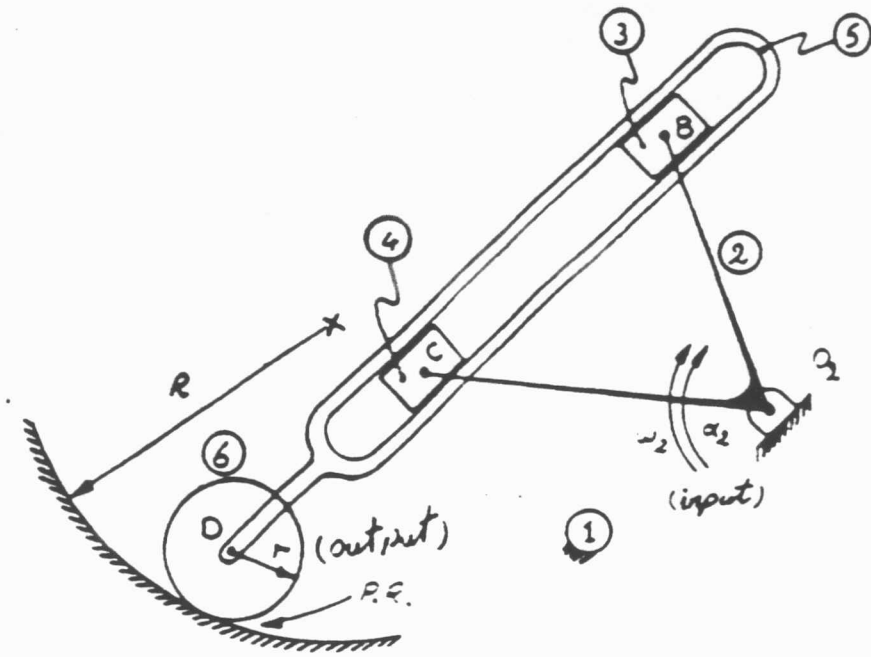


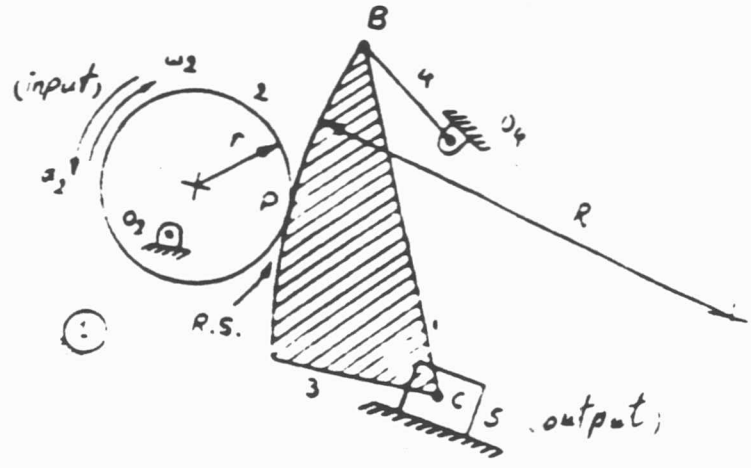
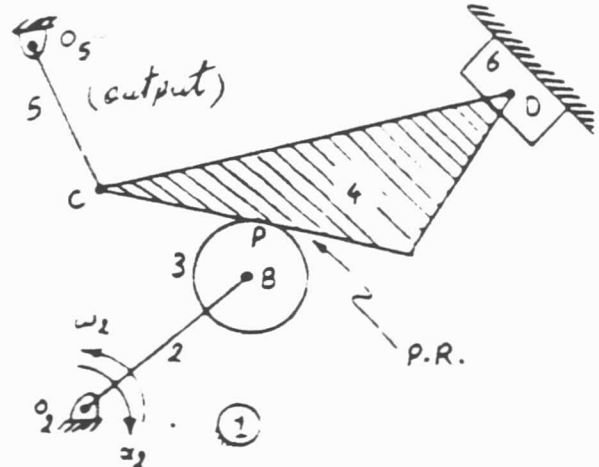
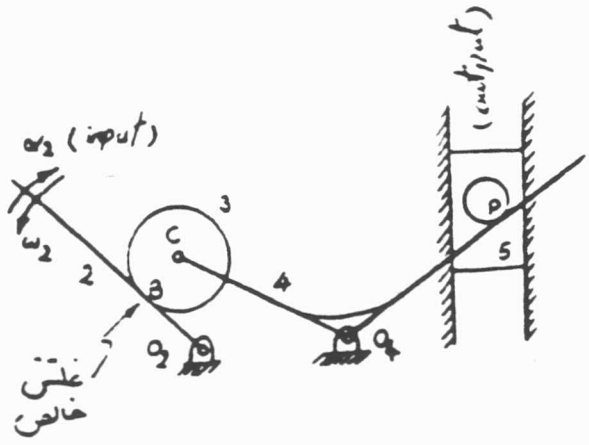
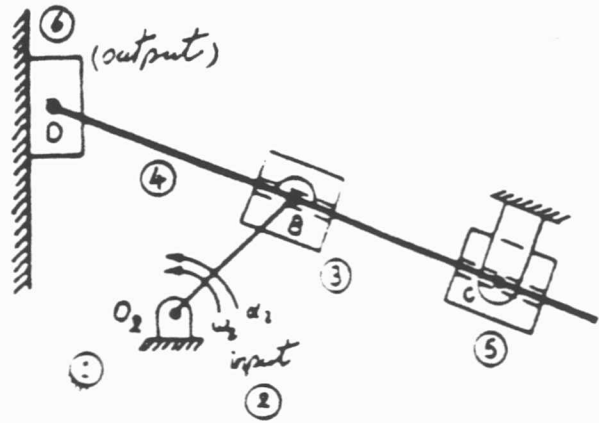
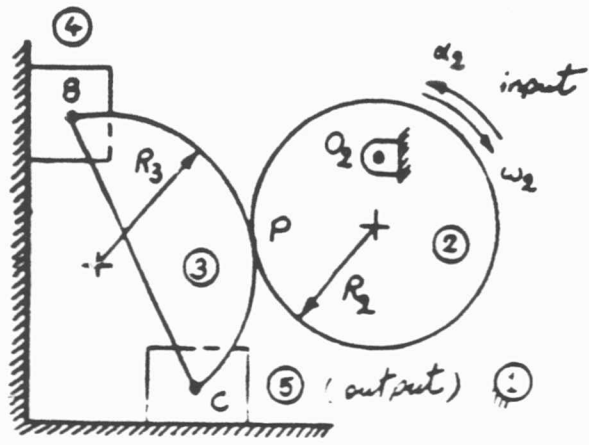
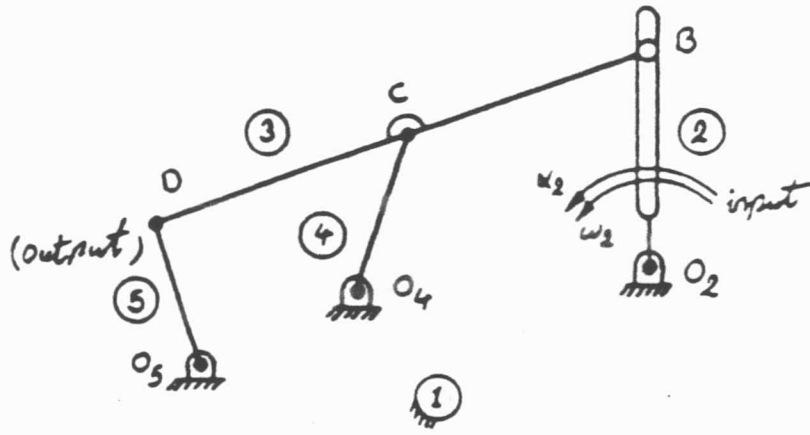
- $O_2O_4 = 30 \text{ cm}$
- $O_2B = 40 \text{ cm}$
- $R = 60 \text{ cm}$
- $\omega_2 = 10 \text{ rad/sec}$

- $\omega_4 = ?$
- $\alpha_4 = ?$

دینامیک ماشین - تمرینهای سری هفتم

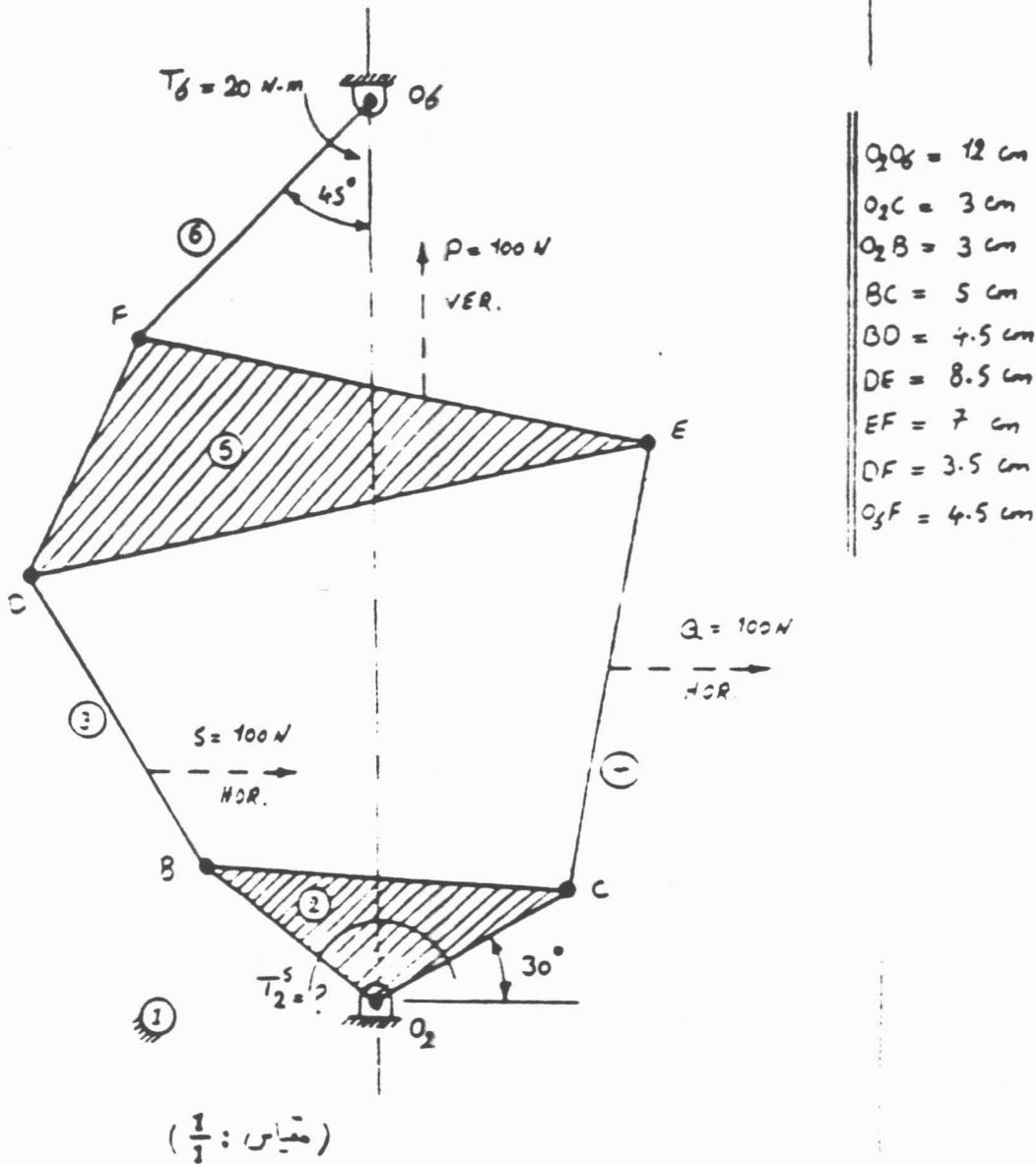
در سازوکارهای صفحه‌ای زیر تنها با نوشتن معادلات مربوطه، توضیح دهید چگونه می‌توان سرعت و شتاب (خطی یا زاویه‌ای) بند خروجی را بدست آورد:

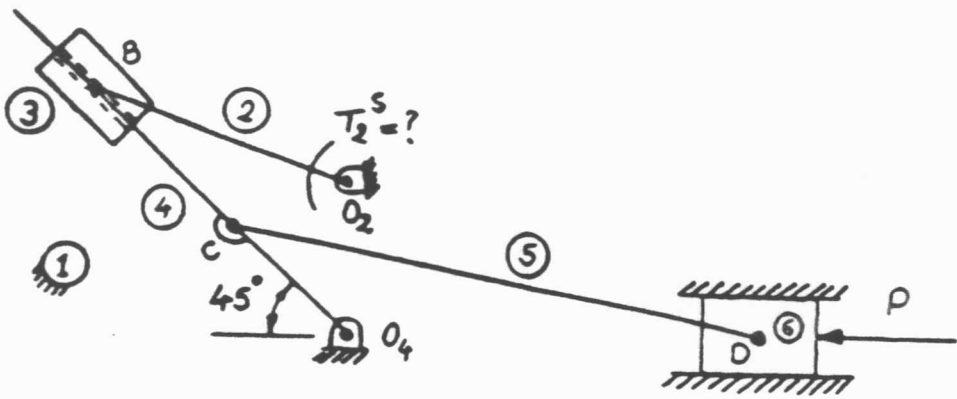




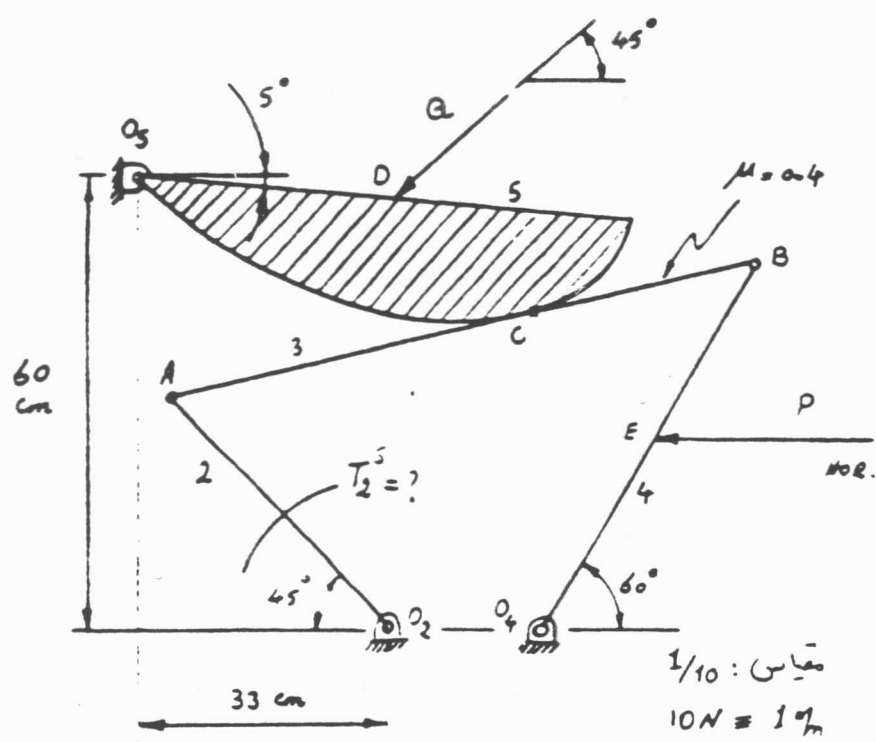
دینامیک ماشین - تمرینهای سری هشتم

در سازوکارهای صفحه‌ای نشان داده شده، ضعیف چشم پوشی از طبقه نیروهای اصطکاکی، با استفاده از روش تریسیمی، کلسور T_2^S لازم برای غلبه بر طبقه نیروهای خارجی وارده را محاسبه نمایید:

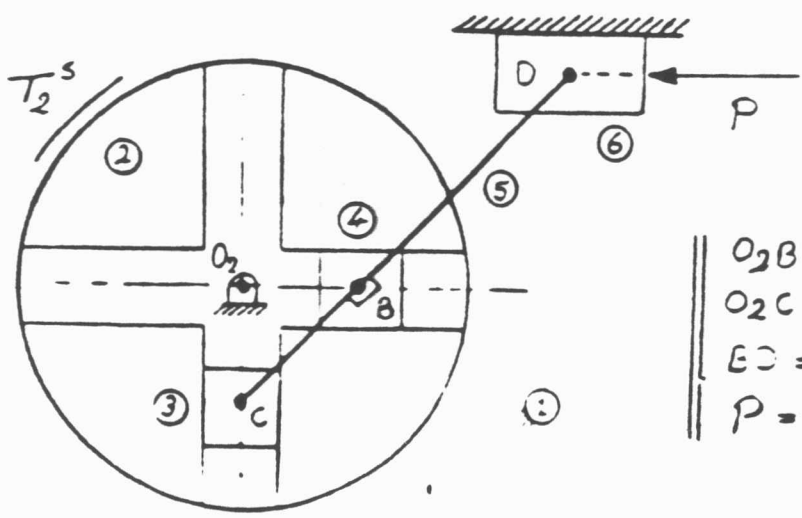




- $O_2B = 35 \text{ (cm)}$
- $O_4B = 45 \text{ (cm)}$
- $O_4C = 20 \text{ (cm)}$
- $CD = 70 \text{ (cm)}$
- $O_2O_4 = 20 \text{ (cm)}$
- $P = 1 \text{ (kN)}$

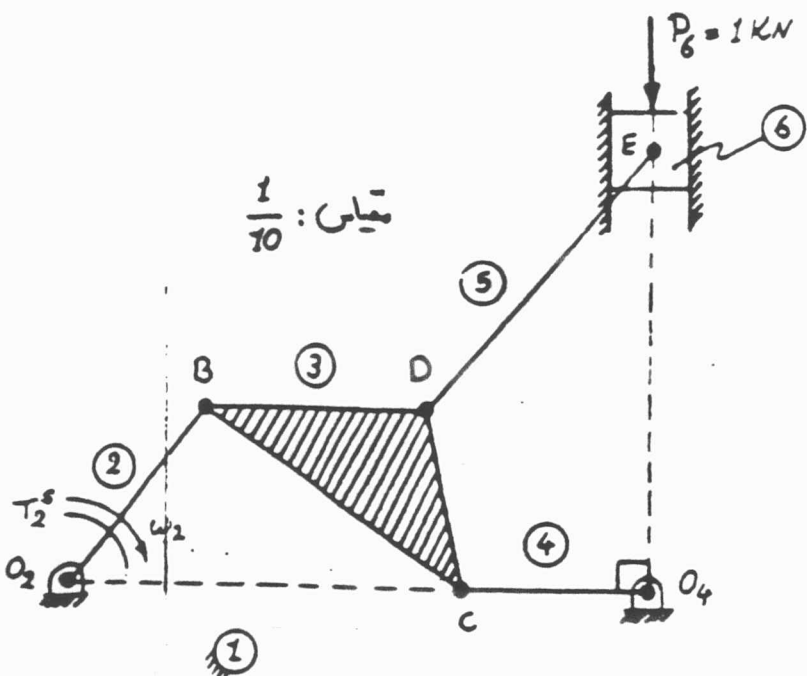


- $P = 300 \text{ N}$
- $Q = 200 \text{ N}$
- $O_2O_4 = 20 \text{ cm}$
- $O_2A = 42 \text{ cm}$
- $AB = 80 \text{ cm}$
- $AC = 50 \text{ cm}$
- $O_4E = 30 \text{ cm}$
- $O_3D = 35 \text{ cm}$



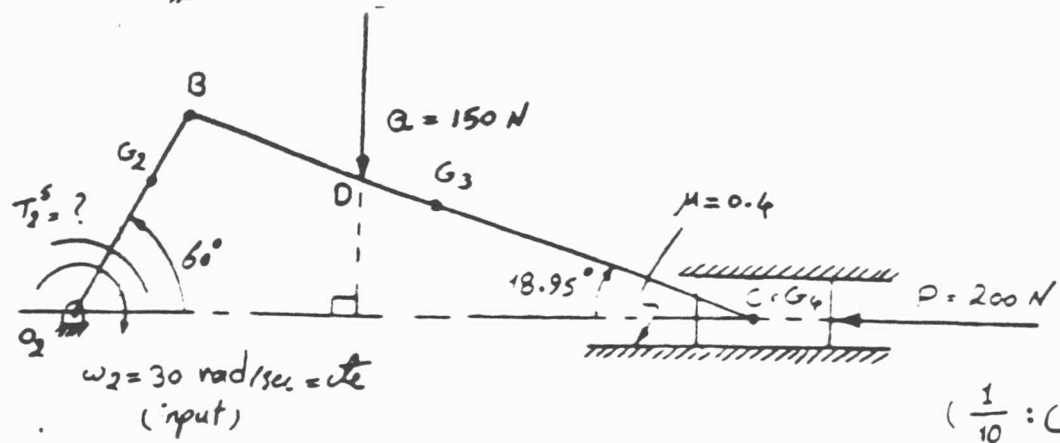
- $O_2B = 15 \text{ cm}$
- $O_2C = 15 \text{ cm}$
- $ED = 40 \text{ cm}$
- $P = 1000 \text{ N}$

(مقياس : $\frac{1}{10}$)



مقیاس: $\frac{1}{10}$

- $O_2B = 30 \text{ cm}$
- $BC = 42 \text{ cm}$
- $CD = 24 \text{ cm}$
- $BD = 30 \text{ cm}$
- $O_4C = 24 \text{ cm}$
- $DE = 45 \text{ cm}$
- $\omega_2 = 10 \text{ rpm}$
- $BD \parallel O_2O_4$



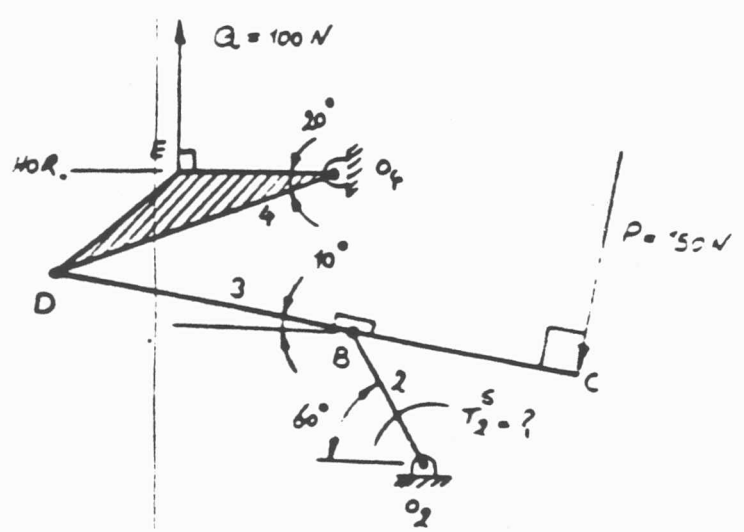
$\omega_2 = 30 \text{ rad/sec}$ (input)

مقیاس: $\frac{1}{10}$

- $O_2B = 30 \text{ cm}$
- $O_2G_2 = 20 \text{ cm}$
- $BC = 80 \text{ cm}$
- $BG_3 = 35 \text{ cm}$
- $DG_3 = 10 \text{ cm}$

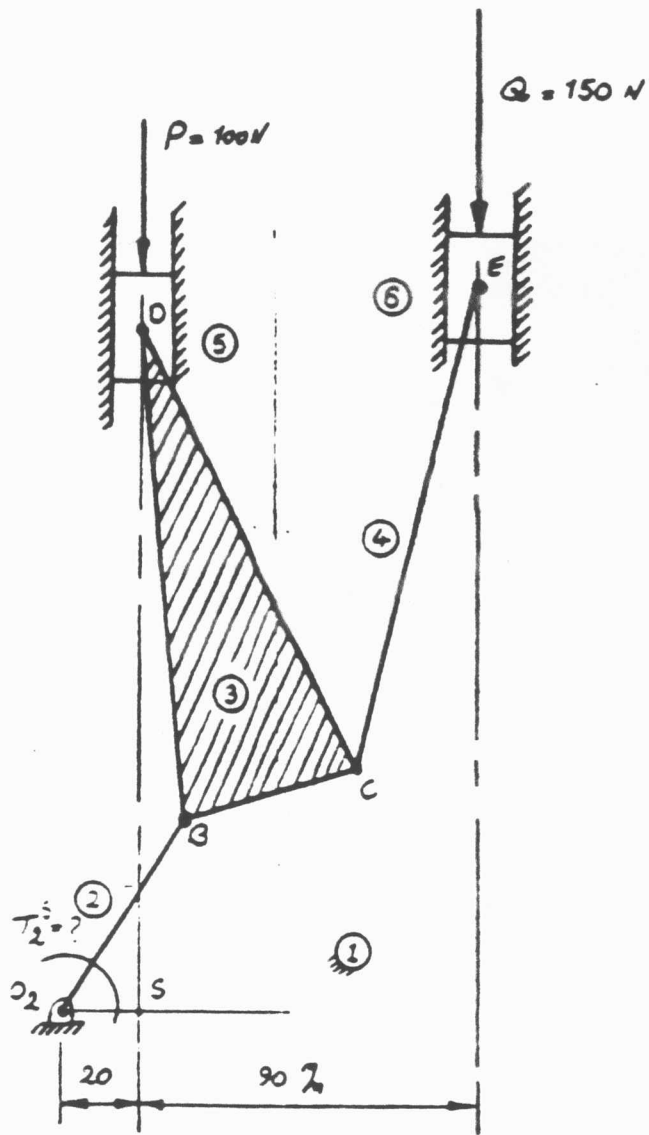
- $m_2 = 2.25 \text{ kg}$
- $m_3 = 3.5 \text{ kg}$
- $m_4 = 2.75 \text{ kg}$
- $I_2 = 0.04 \text{ kg-m}^2$
- $I_3 = 0.05 \text{ kg-m}^2$

$\dot{\gamma} = 9.81 \text{ m/sec}^2$



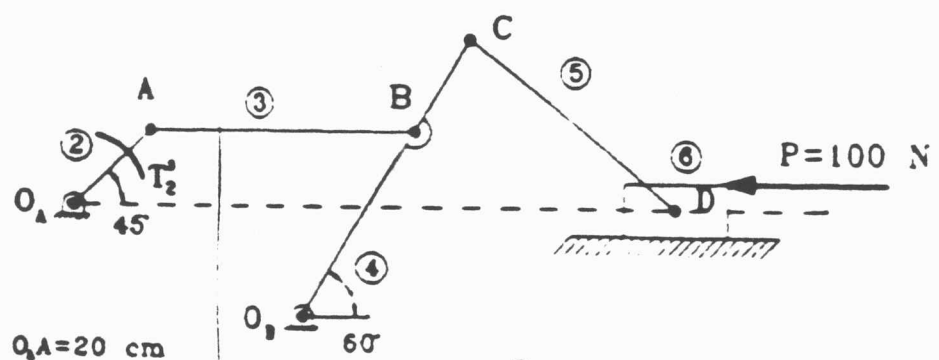
- $O_2B = 20 \text{ cm}$
- $BC = 30 \text{ cm}$
- $BD = 40 \text{ cm}$
- $ED = O_4E = 21 \text{ cm}$

مقیاس: $\frac{1}{10}$
 $5N = 17$



- SD = 180 ز
- O₂B = 60 ز
- BD = CD = CE = 130 ز
- BC = 50 ز

(1 ز ≡ 5 N ، $\frac{1}{2}$: مقياس)



- O₁A = 20 cm
- AB = 50 cm
- O₂B = 40 cm
- BC = 20 cm
- CD = 50 cm

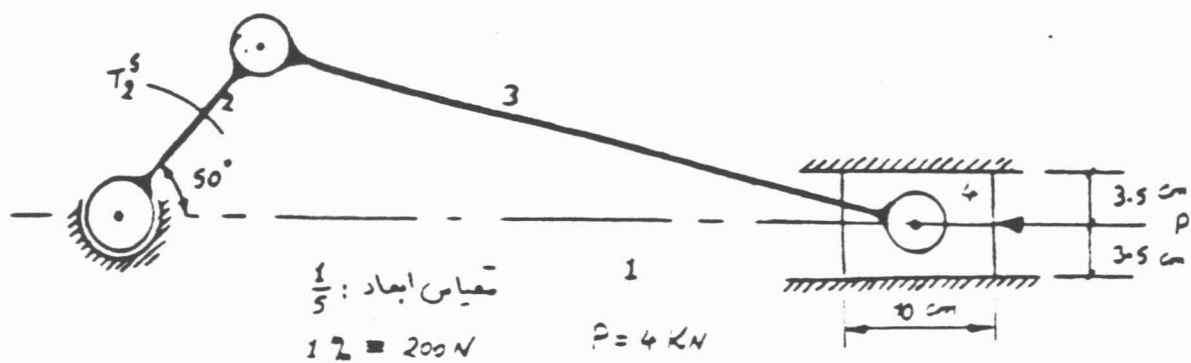
SCALE : 7/100

* در سازوکار لغزنده - لنگی زیر، با استفاده از تحلیل استاتیکی نیروها، کشاور T_2

لازم برای تعادل استاتیکی سازوکار را برای حالتی زیر تعیین نمایید:

- الف) با چشم پوشی از کتیبه نیروهای اصطکاک. (1 نمره)
- ب) با صرف نظر از نیروی اصطکاک در لولاها. (2 نمره)
- ج) با در نظر گرفتن کتیبه نیروهای اصطکاک. (2 نمره)

وزن کتیبه بندها بسیار ناچیز بوده و ضریب اصطکاک در لولاها و لغزنده برابر 0.2 است



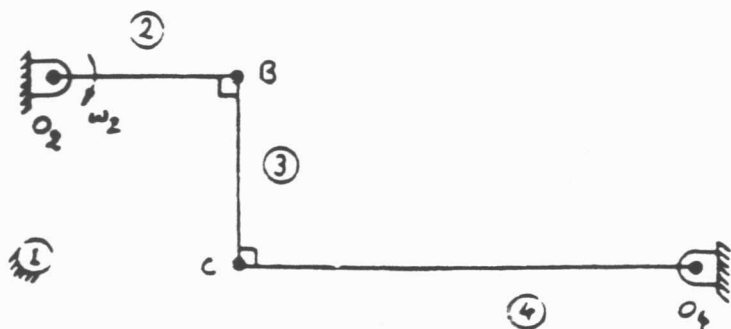
* در شکل زیر یک سازوکار چهارمیله ای نشان داده شده است. تحت شرایط داده شده برای

برای حرکت این سازوکار، کشاور T_2 وارد بر بند ورودی 2 چقدر باید باشد؟ مقدار و جهت نیروی

لرزشی (shaking force) وارد بر بند پذیرامناسب کنید. (5 نمره)

از کتیبه نیروهای اصطکاک چشم پوشی می شود.

توزیع جرم در کتیبه میلها یکنواخت می باشد.



- $O_2B = 50 \text{ cm}$
- $BC = 50 \text{ cm}$
- $O_4C = 120 \text{ cm}$

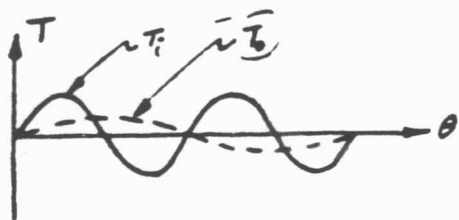
$\rho = 50 \text{ gr/cm}$
 $I_i = \frac{1}{12} m_i l_i^2$

$O_2 = 450 \text{ rpm} = \text{cte}$

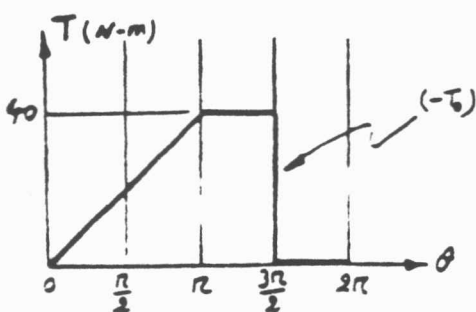
تعیین: $\frac{1}{20}$

دینامیک ماشین - تمرینهای سری نهم

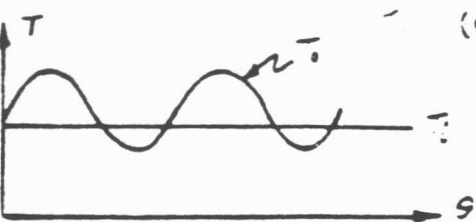
نمودار گشتاورهای ورودی و خروجی یک ماشین صنعتی در زیر رسم شده است، بیشترین تغییرات در انرژی جنبشی مستوی دوار، بین کدام نقاط ایجاد می گردد؟ چرا؟ (۱ نمره)



گشتاور مصرفی توسط دستگاهی به شکل زیر داده شده است، توان متوسط موتور الکتریکی محرک آن را محاسبه کنید. (۱ نمره) $N = 1500 \text{ (rpm)}$



دشکل زیر نمودار گشتاورهای ورودی و خروجی دستگاهی رسم شده است، در مورد عملکرد این دستگاه چه می توان گفت. استفاده از چرخ ننگ چه تأثیری در عملکرد آن دارد؟ (۱ نمره)



معادلات گشتاورهای ورودی و خروجی به دستگاهی به شرح زیر می باشد. در مورد نحوه عملکرد دستگاه، تأثیر آنرا در یک چرخ ننگ بیان کنید. توضیح دهید. (۱ نمره)

$$T_i = 30 + 20 \sin 3\theta$$

$$T_o = 20 + 30 \cos 3\theta$$

دو گشتاور T_1 و T_2 بر ممتنعهای چرخان یک دستگاه صفتی وارد می شوند. رابطه ای بین ضریب A و α بدست آورید که ابعاد چرخ کمتر متعل از این ضرایب باشد. (۱ نمره)

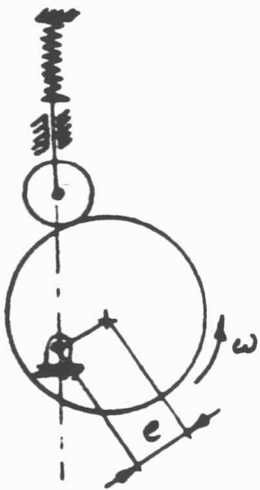
$$T_1 = \text{کک} , T_2 = B + A \cos \alpha \theta$$

بر ممتنعهای چرخان یک دستگاه صفتی، دو گشتاور مختلف T_1 و T_2 اعمال می گردد. ضریب K چه تأثیری بر ابعاد چرخ کمتر مورد استفاده در این دستگاه خواهد داشت. (۰.۵ نمره)

$$T_1 = A + B \sin K \theta , K = 1, 2, 3, \dots$$

$$T_2 = \text{کک}$$

در شکل زیر یک بادام خارج از مرکز با یک پیرومتری نشان داده شده است. اگر از کلیه نیروهای اعمال شده چشم پوشی شود، در مورد عملکرد این مجموعه چه می توان گفت. (۱ نمره)
استفاده از یک چرخ کمتر چه تأثیری در عملکرد آن خواهد داشت. (۱ نمره)



دینامیک ماشین - تریبای سری دهم

ماشین دورای مستقیماً به یک موتور الکتریکی با سرعت نامی 1500 rpm ، که گشتاور ثابتی را تأمین می‌کند، متصل شده است. گشتاور مصرفی در یک دوره کاری ماشین دوار

$$T(N-m) = 225 + 75 \sin 3\theta$$

بازیه زیر داده شده است:

که در آن θ موقعیت زاویه‌ای قسمتهای چرخان ماشین است.

در صورتی که گشتاور ماند قسمتهای چرخان موتور الکتریکی و ماشین مجزماً 0.1 kg-m^2

باشد، مطلوبت تعیین:

الف) توان موتور الکتریکی، (0.5 نمره)

ب) تریب بر فرودش سرعت زاویه‌ای قسمتهای چرخان، (0.5 نمره)

ج) حداکثر شتاب زاویه‌ای قسمتهای چرخان و موقعیت زاویه‌ای مربوطه، (0.5 نمره)

د) حداکثر هدامت سرعت زاویه‌ای قسمتهای چرخان و موقعیت زاویه‌ای مربوطه، (0.5 نمره)

ه) حداکثر زاویه تقدیم یا تأخیر قسمتهای چرخان نسبت به چرخ دورای که دارای سرعت دورانی

ثابت 7500 rpm می‌باشد. (1 نمره)

گشتاور ایجاد شده توسط یک موتور احتراق داخلی بر روی میل لنگ آن توسط رابطه زیر داده

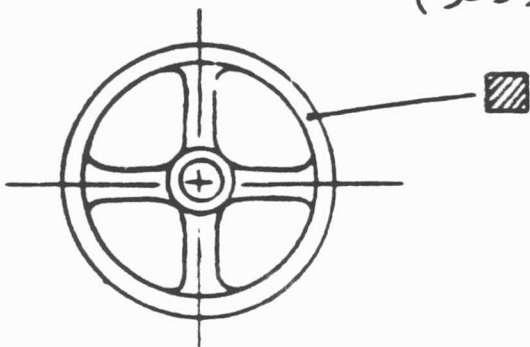
$$T(N-m) = 12500 + 6000 \sin 2\theta + 8000 \cos 2\theta$$

شده است: که در آن θ موقعیت زاویه‌ای میل لنگ است. گشتاور مقاوم یکینافت بوده و سرعت

نامی میل لنگ برابر 450 rpm می باشد. هرگاه از گشتاور ماند میل لنگ و متعلقات

آن صرف نظر کنیم، چرخ لنگری با مشخصات زیر طراحی کنید به طوری که ضریب بر فرودش

سرعت میل لنگ برابر $C=0.05$ باشد. (5 نمره)



نوع چرخ لنگر: طوته‌ای

جنس: چدن

شعاع متوسط طوته: 500 میلی‌متر

سطح مقطع طوته: مربع

بر قسمتهای چرخان یک دستگاه صنعتی. گشتاورهای T_1 و T_2 وارد می شوند، چرخ

لنگر استاده شده در این مجموعه از نوع طوته‌ای با مقطع مربعی و از جنس چدن

می باشد. بقیه قسمتهای چرخان دارای جرم 34.339 کیلوگرم و شعاع

چرخشی 50 سانتی متر می باشند. ضریب بر فرودش دستگاه چقدر است. (5 نمره)

$$T_1 = 10 (R + 8 \sin \theta) \text{ [KN-m]}$$

$$T_2 = K \theta \text{ [KN-m]}$$

$$R_{rim} = 50 \text{ cm}, \quad a_{rim} = 5 \text{ cm}$$

$$\rho = 7090 \text{ kg/m}^3, \quad \bar{N} = 1500 \text{ rpm}$$

برقستهای چرخان یک دستگاه صنعتی که با سرعت چرخشی متوسط 250 rpm در حال کار می باشد، دو کشتار مختلف اعمال می گردد که مقدار آنها بر حسب مرتعیت زاویه ای θ با روابط

$$\begin{cases} T_1 = 125 + 20 \sin 2\theta & (\text{N-m}) \\ T_2 = -125 + 20 \sin \theta & (\text{N-m}) \end{cases} \quad \text{زیر داده شده است:}$$

هرگاه کشتار ماند قسمتی چرخان برابر 0.918 kg-m^2 بوده و یک چرخ لنگر از نوع دیسکی به

جم 64 kg و قطر 0.5 m بر روی محور اصلی نصب شده باشد، مطلوب است:

الف) محاسبه بیشترین رکتورین سرعت چرخشی دستگاه در هر دو تناوب، (3 نمره)

ب) محاسبه بیشترین رکتورین ثابت زاویه ای دستگاه در هر دو تناوب. (2 نمره)

برقستهای چرخان یک دستگاه صنعتی کشتارهای T_1 و T_2 اعمال می شود.

چرخ لنگر به کار رفته در این دستگاه از نوع طرته ای با مقطع دایروی و از جنس چدن

بوده و بقیه قسمتی چرخان دارای جرم 50 kg و شعاع چرخشی 78.82

سانتی متر می باشند، برای ضریب بر فرودش 0.05 ، حد اقل سرعت زاویه ای

نامی این دستگاه را معلوم کنید. (5 نمره)

$$T_1 = 20 + 3.5 \sin 2\theta \quad (\text{KN-m})$$

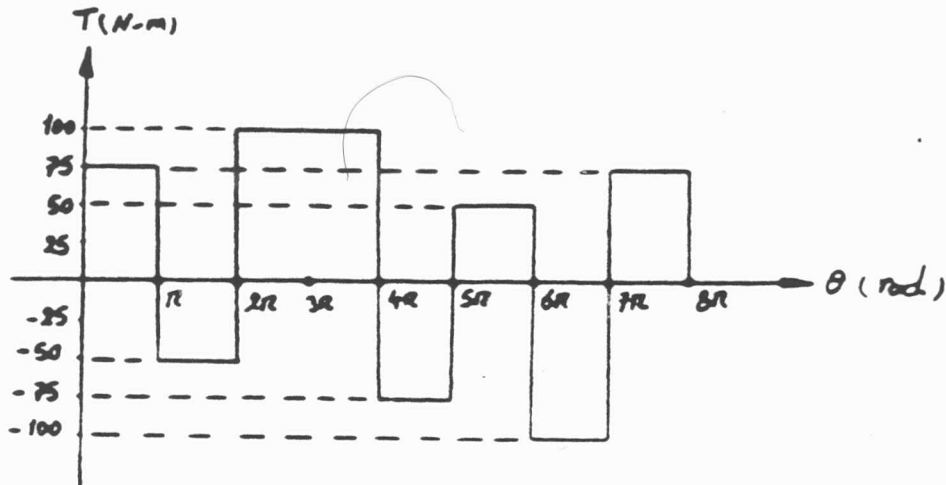
$$T_2 = -20 + 4.0 \sin 2\theta \quad (\text{KN-m})$$

$$R_{\text{rim}} = 60 \text{ cm}, \quad r_{\text{rim}} = 6 \text{ cm}$$

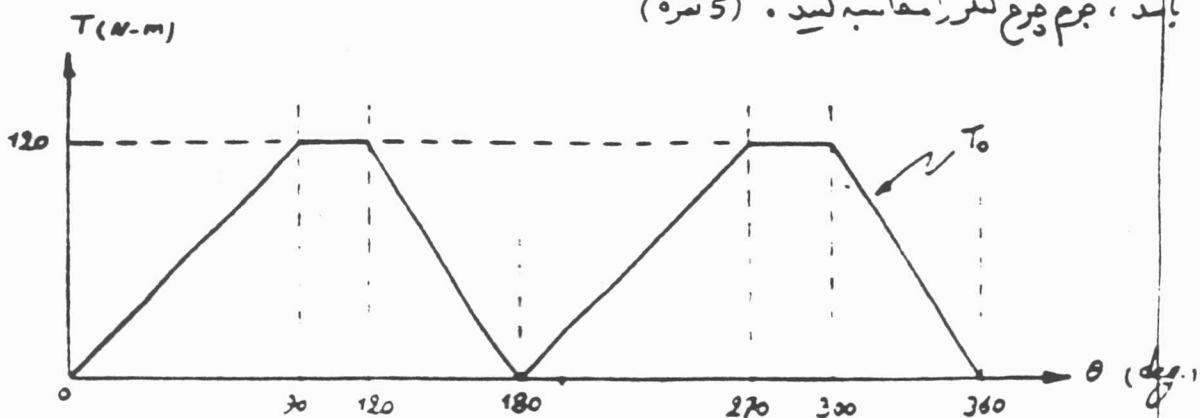
$$\rho = 7090 \text{ kg/m}^3$$

گشتاور مصرفی توسط یک ماشین صنعتی به صورت تابعی از زاویه چرخش محور آن در شکل زیر داده شده است، برای ضرب بر فرودش سرعت 0.1 برای سرعت نامی 2000 rpm، چرخ لنگری طراحی کنید که:

- الف) از جنس چدن و از نوع طوقه ای با شعاع متوسط 250 باشد، (3 نمره)
 ب) از جنس فولاد و از نوع دیسکی با شعاع خارجی 250 باشد. (2 نمره)



تیب دستگاه، گشتاور ورودی ثابت بوده و گشتاور خروجی متغیر است که نمودار تابع آن در شکل زیر داده شده است. در این دستگاه چرخ لنگری نصب شده است که شعاع چرخشی آن برابر 0.2 m بوده و سرعت چرخشی نامی آن 300 rpm با ضرب بر فرودش 0.03 می باشد. هرگاه گشتاور ماند محامل بقیه اجزاء چرخان دستگاه نسبت به محور چرخ لنگر برابر 0.805 kg-m^2 باشد، جرم چرخ لنگر را مناسبه کنید. (5 نمره)

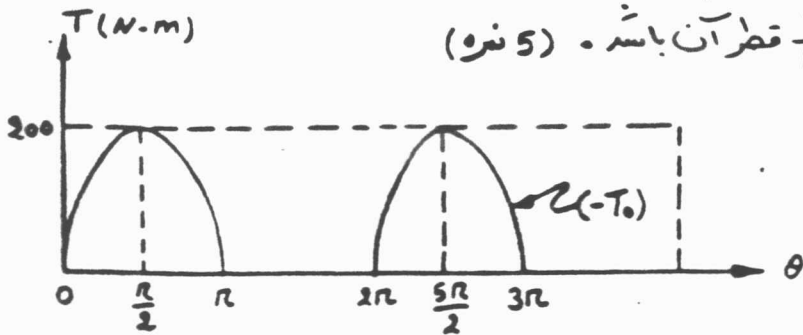


در یک دستگاه ممتنعی، گشتاور ورودی ثابت بوده و گشتاور خروجی آن به صورت سینوسی متغیر است. ماده شکل زیر است. سرعت چرخشی نامی دستگاه 500 (rpm) بوده و از گشتاور ماند مستقری چرخان دستگاه چشم پوشی می شود، با توجه به مفروضات زیر برای این دستگاه یک چرخ گنگر طراحی کنید:

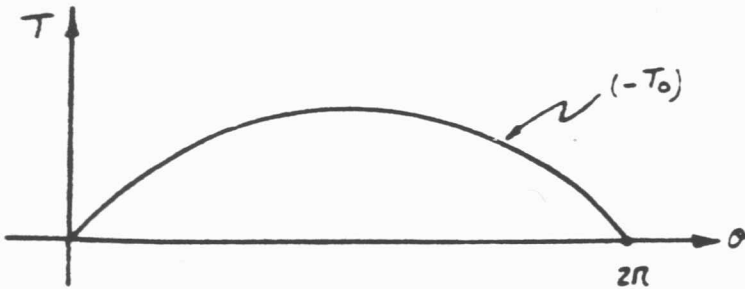
الف) ضریب برخوردش سرعت چرخشی دستگاه از 0.02 بیشتر نشود،

ب) نوع چرخ گنگر از نوع دیسک توپر بوده و جنس آن از فولاد باشد،

ج) ضخامت چرخ گنگر $\frac{1}{10}$ قطر آن باشد. (5 نمره)



گشتاور ورودی به یک دستگاه ممتنعی ثابت و برابر 100 N-m بوده و گشتاور خروجی آن به صورت یک ممتنعی سینوسی ماده شکل زیر می باشد. برای عملکرد کنترلی دستگاه که شرایط زیر در آن برقرار باشد، یک چرخ گنگر طوقه ای از جنس چدن طراحی کنید. (4 نمره)



$$T_i = 100 \text{ N.m}$$

$$T_o = -14.35$$

$$\bar{v} = 450 \text{ rpm}$$

$$C = 0.01$$

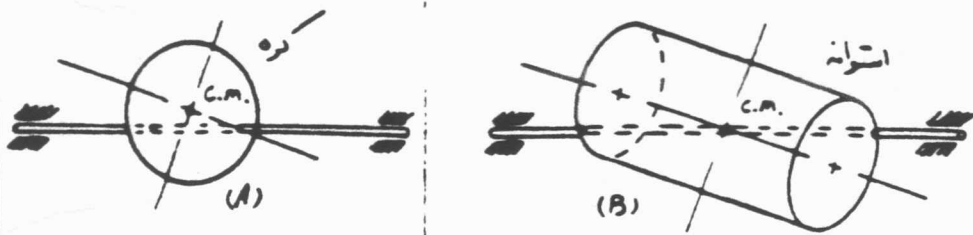
$$r = 0.1R$$

$$\rho = 7030 \text{ kg/m}^3$$

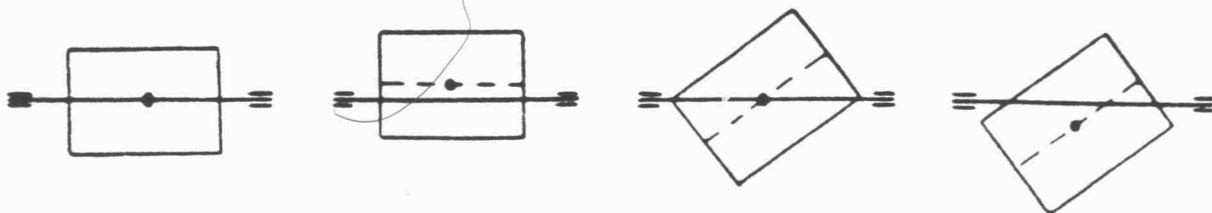
$$I_{sys.} = 0.82 \text{ kg.m}^2$$

دینامیک ماشین - تمرینهای سری یازدهم

محورهای چرخان همگن زیر، از نظر ترازندی استاتیکی دینامیکی چه وضعیتی دارند؟ (1 نمره)

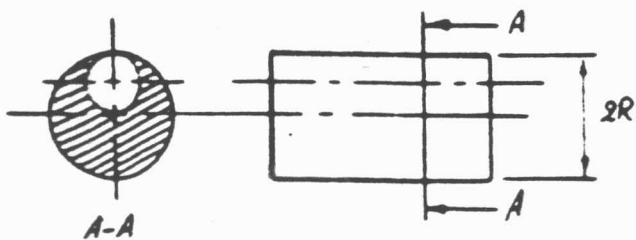


برای ترازندی دینامیکی هر یک از اجرام چرخان زیر حداقل چند جرم موازنه کننده لازم است. (2 نمره)



برای تعقیب نشان داده شده شکل، ابعادهایی را تعیین کنید، که عرضش تعقیب حول آن ابعادها، چرخشی

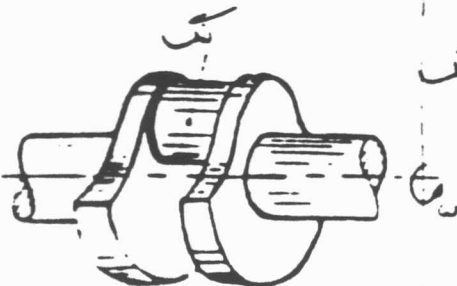
ترازند باشد. (2 نمره)



اگرچه می توان یک جسم چرخان ناتراز را با استفاده از دو جرم اضافی در دو نقطه اختیاری ترازند نمود، در

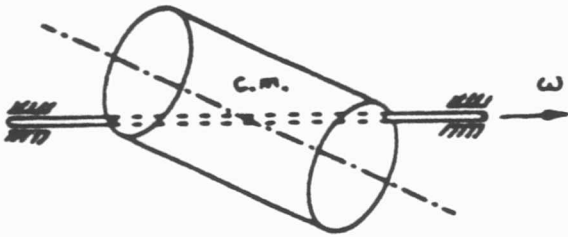
مورد میل کنگ اتومبیلها ترجیح داده شده که جرم خارج از مرکز هر کنگ

در جای خودش ترازند شود! چرا؟ (2 نمره)



وزنه های موازنه

مجموع عکس‌العملی تلبه‌گامهای محور چرخان زیر چند راست؟ (1 نمره)



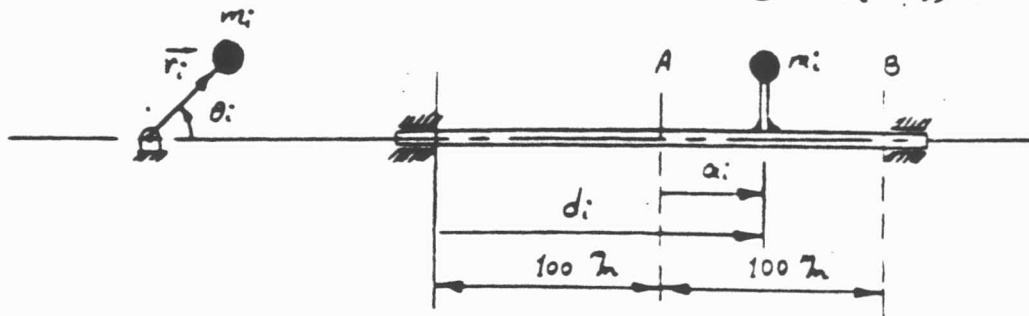
بر روی محور چرخانی، چارجرم خارج از مرکز متفاوت نصب شده است، برای ترازند
نردن این مجموعه، حداقل و حداکثر، موقعیت محوری چند جرم را می‌تون بصورت اختیاری
تعیین نمود؟ (1 نمره)

آیا همیشه می‌تون یک میل لنگ ترازند را با ایجاد چار سوراخ در موقعیت‌های محوری
و مصفی یعنی بر روی جرم‌های موازنه‌کننده، ترازند نمود. (1.5 نمره)

۱۷۱

دینامیک ماشین - تمرینهای سری دوازدهم

محور چرخانی شامل پنج جرم خارج از مرکز می باشد، که مشخصات آنها در جدول زیر داده شده است. هرگاه بخواهیم رو جرم اضافی برای ترازند نمودن مجموعه فوق به محور بیفزاییم، مقدار و موقعیت زاویه ای این جرم را تعیین کنید. به علت محدودیت های سازه ای، جبریم این جرمها در صفحه A (وسط محور)، در صفحه B (سمت راست محور)، و در شعاع 25 میلی متری اضافه کنیم. بخشی از محور که بین دو یاتاقان قرار دارد، به طول 200 mm می باشد. فاصله جرم m_i از ست چپ محور با d_i نشان داده شده است.



i	m_i (kg)	r_i (mm)	θ_i (deg)	d_i (mm)
1	0.35	31	30	42
2	0.42	20	240	78
3	0.85	27	45	119
4	0.52	19	150	167
5	0.21	42	300	180

چار جرم خارج از مرکز تحت زوایای زیر، روی محور صلب چرخانی که خود کاملاً ترازند است نصب گردیدمانند، شرایطی را تعیین کنید که این مجموعه صلب چرخان کاملاً ترازند باشد. (5 نمره)

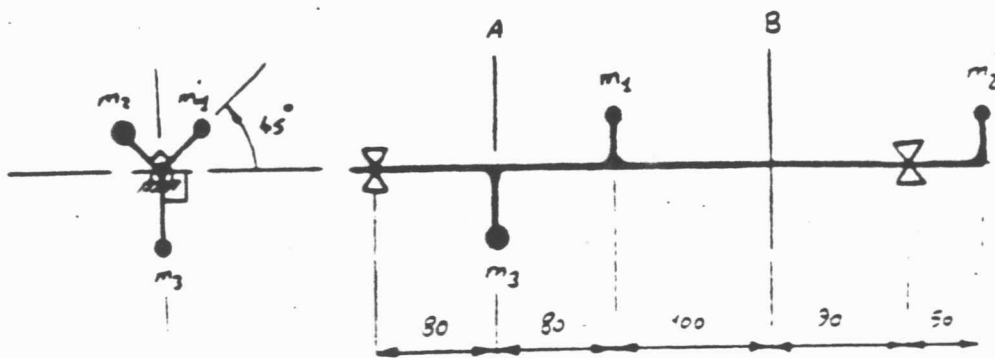
$$\theta_1 = 47^\circ$$

$$\theta_2 = 137^\circ$$

$$\theta_3 = 227^\circ$$

$$\theta_4 = 317^\circ$$

محور پرفانی شامل سه جرم خارج از مرکز می باشد، که مشخصات آن در روی شکل داده شده است. هرگاه بخواهیم دو جرم اضافی برای ترازند نمودن مجموعه زیر، در صفحات تصحیح A و B، در شعاع چرخش 40 cm بفرزاییم، مقدار و موقعیت زاویه ای این جرمها را تعیین کنید. اگر مقدار این دو جرم توسط دستگاه ترازندی به صورت تجربی و با حداثر مقدار خطای 5% تخمین زده شود، پس از تصحیح، مقدار عکس العمل هر یاتاقان نسبت به حالت اولیه، با صراحت نظر از نیروی وزن، حداکثر چند درصد است؟ (5 نمره)

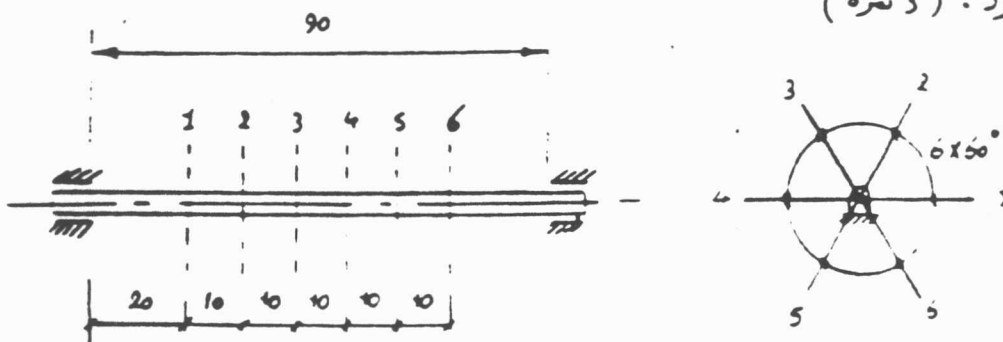


$$m_1 = m_3 = 1.5 \text{ kg}, \quad m_2 = 3.0 \text{ kg}$$

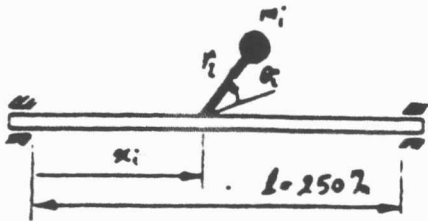
(ابعاد بر حسب میلی متر است)

$$r_1 = 40 \text{ cm}, \quad r_2 = 30 \text{ cm}, \quad r_3 = 50 \text{ cm}$$

برای ساخت یک وسیله همزن با سرعت بالا، روی محور دوار که فاصله بین دو یاتاقان آن 90 cm است، تعداد 6 پره کاملاً یکسان نصب گردیده است. فاصله پره اول و انتهای ست چپ محور 20 cm بوده و پره های دیگر به فواصل محوری برابر به میزان 10 cm ، از چپ به راست و فواصل زاویه ای برابر به میزان 60° ، در جهت شلغاتی نصب گردیده اند، چگونه می توان با استفاده از دو پره مشابه دیگر، این محور دوار را ترازند نمود. (3 نمره)



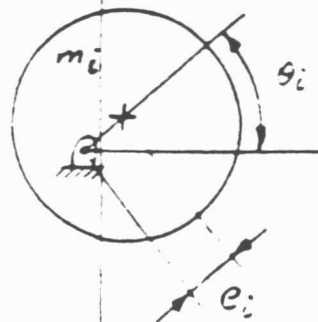
تعداد 4 عدد پره باید روی محوری توار نصب شوند . مقادیر m_i ; θ_i این پره ها به روش تجربی بدست آمده که در جدول زیر مرتب شده است . به دلیل شکلات نصب و محدودیت های مکانی ، موقعیت محوری و زاویه ای دو پره (1) و (2) از قبل مشخص است . موقعیت محوری و زاویه ای دو پره دیگر را بگونه ای بدست آرید که کل مجموعه از نظر دینامیکی ترازند باشد . مسئله را بطریق ترسیمی حل کرده و هر دو جواب را بررسی نمایید . (4 نمره)



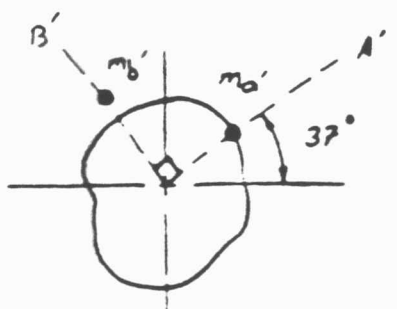
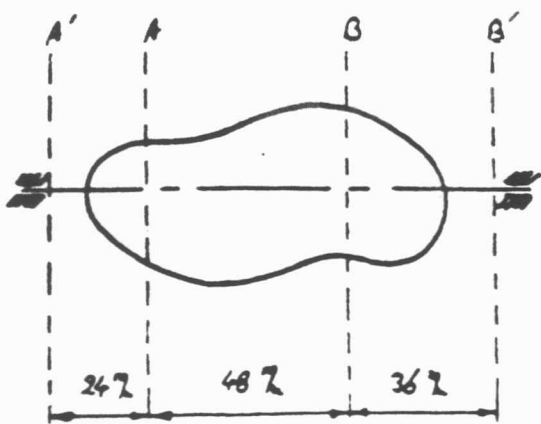
i	1	2	3	4
m_i (kg)	44	41	37	32
θ_i (deg)	45	205	?	?
x_i (cm)	5	105	?	?

بر روی یک میل بادامک ترازنده ، سه بادامک خارج از مرکز دایروی قرار دارد ، جرم بادامک های اول و دوم و زاویه خروج از مرکز بادامک های دوم و سوم را تعیین نمایید (5 نمره)

i	m_i	e_i	θ_i	x_i
1	?	20 cm	45°	50 cm
2	?	20 cm	?	100 cm
3	700 gr	20 cm	?	200 cm



نتایج آزمایشات تجربی در مورد یک جرم چرخان ناترازمند، نشان می‌دهد که برای ترازمند شدن آن، باید دو جرم در صفحات تصمیع A و B، به صورت شکل زیر افزوده شود، اما به علت محدودیت‌های هندسی مجبوره، این کار غیر ممکن است. هرگاه صفحات تصمیع A و B انتخاب شده و به جای افزودن جرم، کاستن آن (با ایجاد سوراخ) مورد نظر باشد، مقدار m_A و موقعیت این جرم‌های عذنی را تعیین نمایید. (5 نمره)



$$m_{A'} r_{A'} = 14 \text{ kg-cm}$$

$$m_{B'} r_{B'} = 21 \text{ kg-cm}$$

بر روی یک محور صلب چرخان، چهار دیسک صلب خارج از مرکز A، B، C، و D نصب گردیده که مشخصات آنها در زیر آمده است. مقادیر جدول در جدول زیر را بدست آورید. (5 نمره)

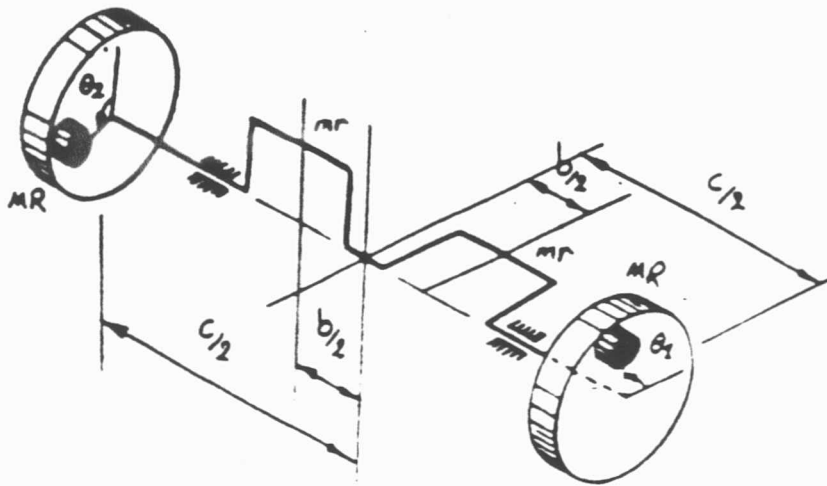
$r_A = 10 \text{ cm}$	$m_A = 1.5 \text{ kg}$	$d_{A-B} = 16 \text{ cm}$	$\theta_{A-B} = ?$
$r_B = 12 \text{ cm}$	$m_B = ?$	$d_{B-C} = 36 \text{ cm}$	$\theta_{A-C} = 20^\circ$
$r_C = 13 \text{ cm}$	$m_C = 1.0 \text{ kg}$	$d_{C-D} = ?$	$\theta_{A-D} = ?$
$r_D = 11 \text{ cm}$	$m_D = 0.8 \text{ kg}$		

میل لنگ یک لکروسیرداری دو لنگ با زاویه نسبی 90° ، جرم مؤثر m در شعاع لنگی r و فاصله b می باشد. برای تراز بندی میل لنگ از دو چرخ لنگ با جرم لنگی M در شعاع R ، با فاصله c از یکدیگر استفاده شده است.

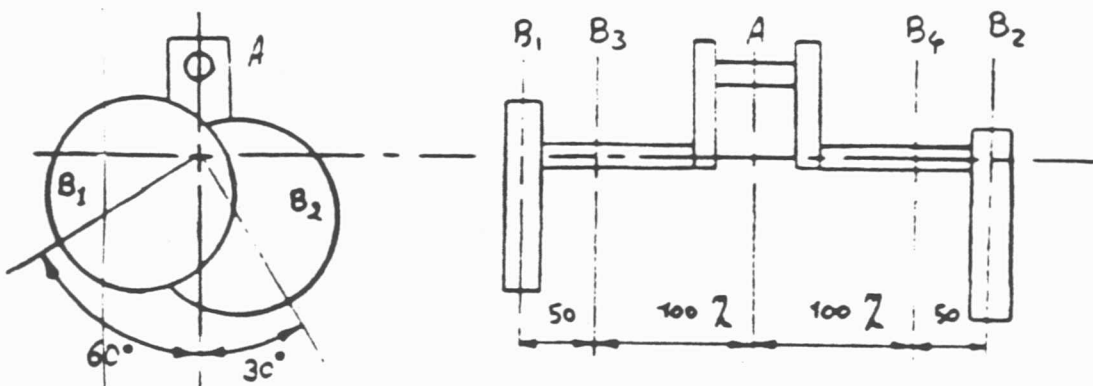
الف) نشان دهید با این دو چرخ می توان میل لنگ را تراز مند نمود. (1 نمره)

ب) مقدار جرم M را بر حسب پارامترهای داده شده محاسبه کنید. (2 نمره)

ج) زاویه نسبی نصب هر چرخ (θ_2) نسبت به لنگ مجاور آن را بدست آرید. (2 نمره)



معمور نشان داده شده در شکل زیر شامل یک لنگ (A) و دو یار لنگ خارج از مرکز (B_1 و B_2) است، هرگاه از یار لنگ خارج از مرکز دیگر (B_3 و B_4) برای تراز مند نمودن این مجموعه استفاده شود، مقدار خروج از مرکز و زاویه نصب آنرا تعیین نمایید. (5 نمره)



$$\begin{aligned}
 m_A &= 0.7 \text{ kg} & r_A &= 15 \text{ ز} \\
 m_{B_1} &= m_{B_2} = 1.0 \text{ kg} & r_{B_1} &= r_{B_2} = 15 \text{ ز} \\
 m_{B_3} &= m_{B_4} = 1.0 \text{ kg}
 \end{aligned}$$

دینامیک ماشین - تمرینهای سری سیزدهم

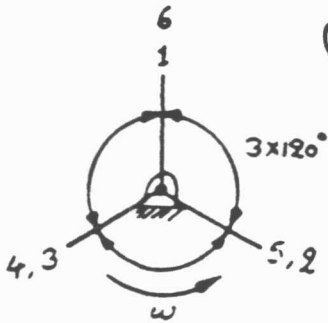
مجموعه‌ای از چرخنده‌ها با جرم خارج از مرکز برای موازنه گشتاور ایزری اولیه زیر موتور احتراق

داخلی دو سیلندر را پیشنهاد نمائید. (1.5 نمره) $T_p = \alpha(m_p + m_c^*) R \omega^2 \cos \theta$

آرایش کنای میل لنگ یک موتور احتراق داخلی شش سیلندر چهار سیلندر خطی عمودی در شکل زیر نشان داده شده است، برای کلیه لنگها، طول لنگ، جرم خارج از مرکز آنها و فاصله لنگها با هم برابر است، کلیه میله‌های رابط و پیستونها نیز یکسان هستند.

الف) ترازندی چرخشی میل لنگ را بررسی نمائید. (2 نمره)

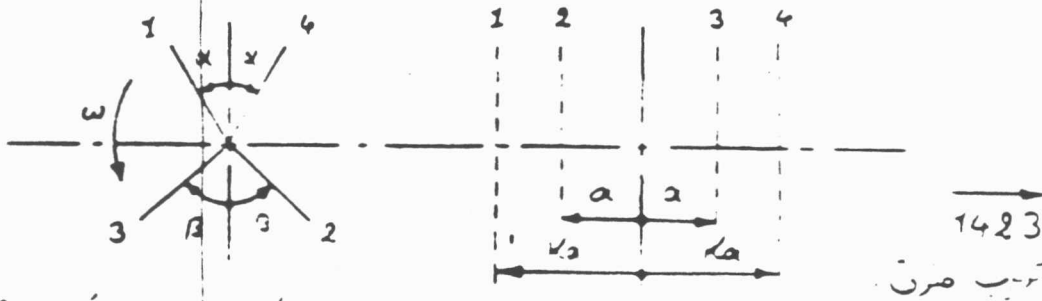
ب) ترازندی اجرام آرو موتور را بررسی نمائید. (3 نمره)



ترتیب احتراق 153624

آرایش کنای میل لنگ یک موتور احتراق داخلی چهار سیلندر دو زمانه خطی عمودی، در شکل زیر نشان داده شده است، برای کلیه لنگها، طول لنگ و جرم خارج از مرکز آنها برابر است، کلیه میله‌های رابط نیز یکسان بوده اما جرم پیستونها متفاوت است. مقادیر زوای α ، β و ضریب k را طوری تعیین کنید که نیروهای لرزشی اولیه و ثانویه و گشتاورهای لرزشی اولیه تراز منده باشند. (5 نمره)

آیا در این شرایط تراز مندی استاتیکی و دینامیکی خود میل لنگ برقرار است؟ چرا؟ (1 نمره)



$(m_1 p_1 + m_4 p) = (m_2 p_2 + m_3 p) = m_1$
 $(m_2 p_2 + m_3 p) = (m_1 p_1 - m_4 p) = m_2$

دینامیک ماشین - تمرینهای سری چهاردهم

در صورتی که دو چرخنده ساده، در ناصله‌ای کمی بیشتر از مقدار لازم نصب شوند، کمینای زیر چگونه تغییر خواهند

- نمود (1-5) (نفره 1) شعاع دایره پایه (2) شعاع دایره کام (3) زاویه فشار
 (4) نسبت‌های (5) ضریب فرسایش (6) ناصله آزار (backlash)

دو چرخنده A و B با مشخصات زیر، با یکدیگر درگیری باشند، زاویه فشار کاری را تعیین کنید. (1-نفره)

$$D = 51.1 \pm 0.05 \text{ mm}, \quad \phi = 20^\circ, \quad m = 2, \quad \alpha_B = 20^\circ, \quad \alpha_A = 31^\circ$$

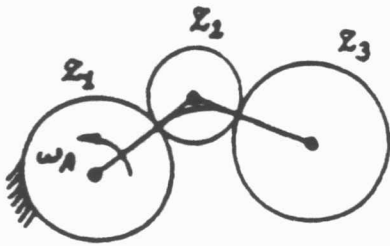
دو چرخنده یکی دارای 7 دندانه و دیگری دارای 24 دندانه بوده و زاویه فشار نامی آنها 20° و مدول هر دو 4 است. این دو چرخنده به نحوی نصب شده اند که ناصله سران آنها 82.1 mm می باشد. شعاع دایره مرجع، پایه و کام آنها را تعیین کنید. (1-نفره)

با دور کردن فاصله بین مراکز دو چرخنده ساده خارجی، نیروی عمود بر سطح دندانه در روی دایره کام چه تغییری خواهد کرد. (1-5 نفره)

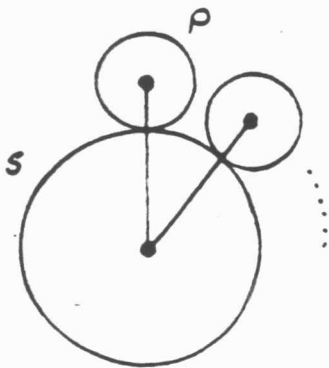
شرایط کاری دو چرخنده 33 و 17 دندانه ساده به شرح زیر می باشد، مدول استاندارد، زاویه فشار استاندارد و قطر دایره سرکف دو چرخنده را به دست آورید. (2-نفره)

$$\begin{aligned} a_w &= 63.00 \text{ mm} \\ x_w &= 21.214^\circ \\ c_w &= 0.250 \text{ mm} \end{aligned}$$

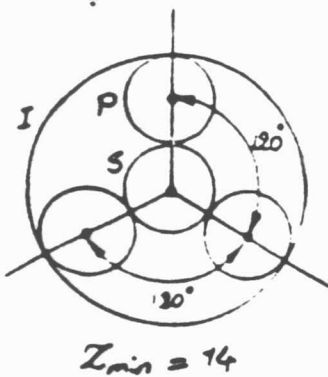
چراغی بین تعداد دندانهای Z_2 و Z_3 باید برقرار باشد تا سرعت زاویه‌ای چرخنده 3 برابر صفر گردد



برای حداقل تعداد چرخنده های سیاره‌ای $r(n)$ رابطه‌ای بر حسب تعداد دندانهای Z_p و Z_s به دست آورید. (2 نمره)



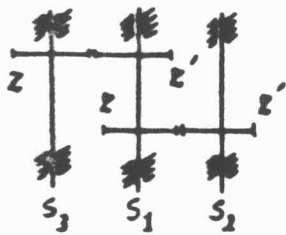
یک مجموعه چرخنده های خورشیدی مانند شکل زیر طراحی کنید که ابعاد آن حداقل ممکن بوده و چرخنده خورشیدی و سیاره‌ای یک دندان با هم ختاف داشته باشد. (2 نمره)



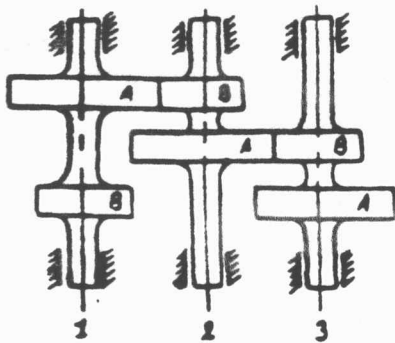
برای مجموعه چرخنده های خورشیدی زیر چه تعداد چرخنده سیاره‌ای لازم است. تعداد دندانهای آنها نیز معلوم کنید. (1 نمره)

$Z_S = 20$, $Z_P = 73$

در مجموعه چرخنده‌های ساده زیر، گشتاور ماند محاد، مجموعه نسبت به محور S_2 را محاسبه کنید. (1 نمره)



برای مجموعه چرخنده‌های ساده نشان داده شده در شکل، گشتاور ایزسی محادل مجموعه نسبت به

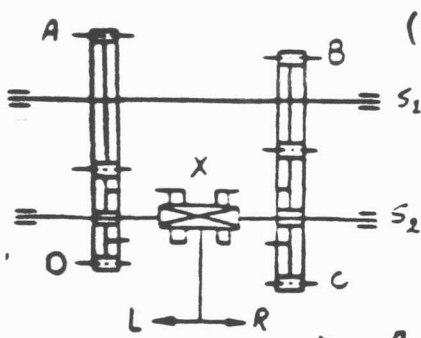


محور (1) بیشتر است یا نسبت به محور (3)؟ چرا؟ (1 نمره)

$$Z_1 > Z_3$$

$$d_1 = d_2 = d_3$$

در مجموعه چرخنده‌های مرکب زیر، کلاچ قفلی X می‌تواند با چرخنده C یا D درگیر شود، در کدام حالت

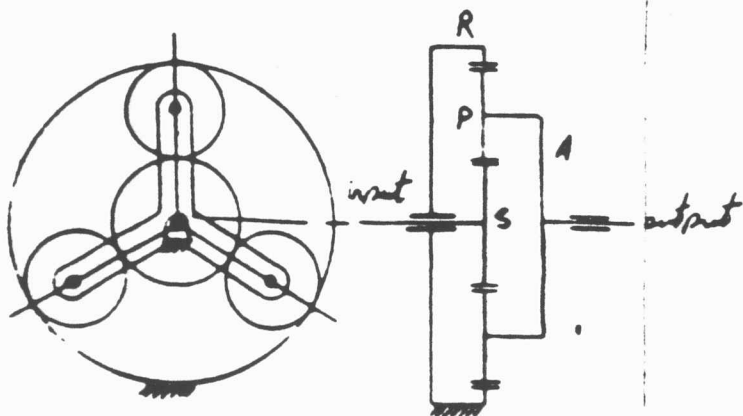


گشتاور ماند محادل مجموعه نسبت به محور S_2 بیشتر است؟ (2 نمره)

$$Z_{AB} = Z_{BC} = Z \quad Z_B = Z_D < Z_A = Z_C$$

با چشم پوشی از طبقه نبردهای اصطکاک، گشتاور ماند محادل مجموعه چرخنده‌های فرزندگی زیر را نسبت به

محور ورودی بدست آورید. (2 نمره)

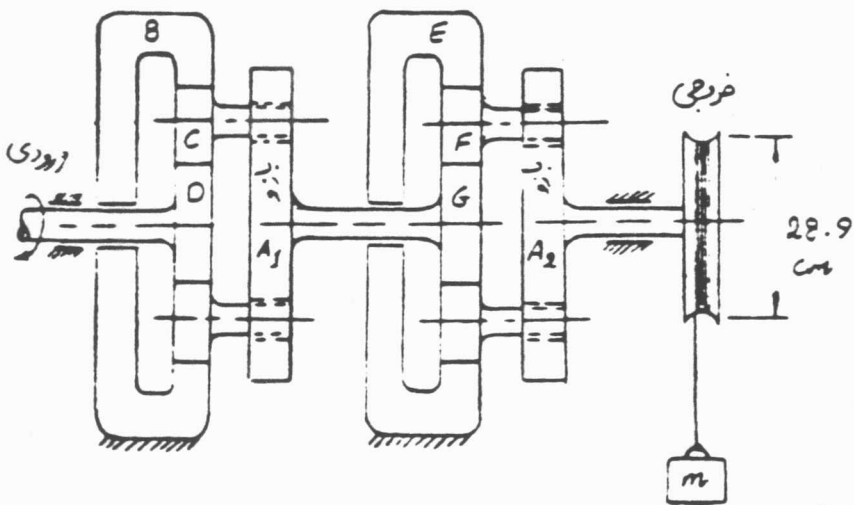


دینامیک ماشین - تمرینهای سری پانزدهم

برای انتقال اجسام به بالای یک ساختمان، از مجموعه چرخنده‌های خورشیدی مرکبی که در شکل زیر نشان داده شده استفاده می‌گردد. سرعت دوران محور ورودی ثابت بوده و برابر 630 rpm در جهت ساعتگرد است و توان در محور ورودی نیز ثابت و برابر 3 kW می‌باشد، در روی محور فرودی، چرخ برای رسیدن رسیان متصل به جرم m تعبیه شده که نظیر آن برابر 28.9 cm است.

الف) سرعت و جهت دوران محور فرودی را تعیین کنید. (۳ نمره)

ب) اگر بازده کل مجموعه $85\% = \eta$ باشد، جرم m چقدر باید باشد تا با سرعت ثابت به بالا کشیده شود؟ (۱ نمره)

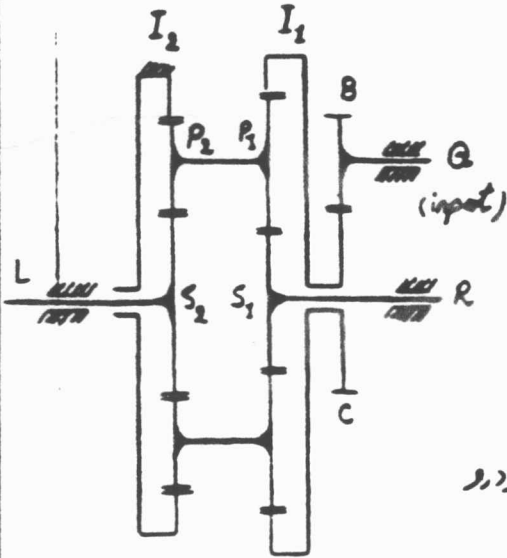


$$Z_B = Z_C = 100$$

$$Z_D = 25, Z_G = 50$$

$$Z_F = 30, Z_G = 40$$

در مجموعه چرخنده‌های خورشیدی نشان داده شده در شکل زیر، چرخنده داخلی I_2 ثابت بوده و مدول طینه چرخنده‌ها با هم برابر است. توان ورودی برابر 2.4 kW است که از طریق محور Q با سرعت چرخشی 200 rpm به مجموعه وارد شده و بطور مساوی توسط محورهای R و L مصرف می‌گردد.



الف) مقدار دندانه‌های چرخنده‌های S_2 ، P_1 و P_2 را تعیین نمایید. (۱ نمره)

ب) سرعت چرخشی محورهای R و L را تعیین نمایید. (۲ نمره)

ج) مقدار کشش و عکس‌العمل I_2 را محاسبه کنید. (۲ نمره)

د) آیا می‌توان از این مجموعه به عنوان دفرانسیل یک خودرو استفاده نمود؟ چرا؟ (۱ نمره)

استفاده نمود؟ چرا؟ (۱ نمره)

$Z_{I_1} = 96$ ، $Z_{I_2} = 108$

$Z_{S_1} = 48$ ، $Z_{S_2} = 24$ ، $Z_{S_3} = 48$

از طینه نیروهای اصطکاک صرف نظر می‌شود)

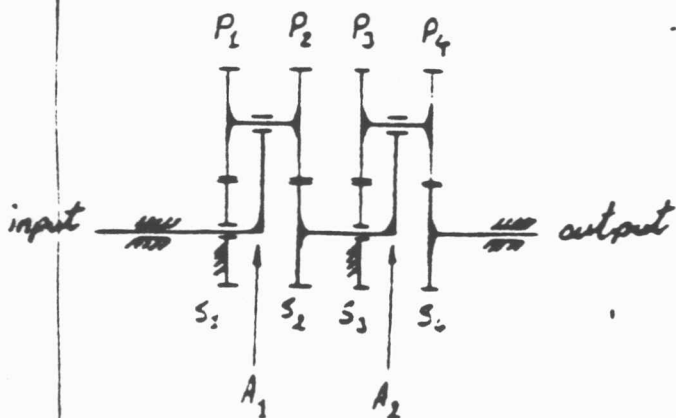
مجموعه چرخنده‌های خورشیدی زیر مفروض است:

الف) آیا مدول همه چرخنده‌ها یکی است؟ (۱ نمره)

ب) چه مدت زمانی طول می‌کشد تا محور خروجی بگذرد بچرخد؟ (۲ نمره)

ج) اگر توان ورودی 0.2 kW بوده و بازدهی کل مجموعه برابر 94% باشد، کشش قابل استفاده در محور خروجی چقدر است؟ (۲ نمره)

قابل استفاده در محور خروجی چقدر است؟ (۲ نمره)



$Z_{S_1} = Z_{S_3} = 100$

$Z_{S_2} = Z_{S_4} = Z_{P_1} = Z_{P_3} = 101$

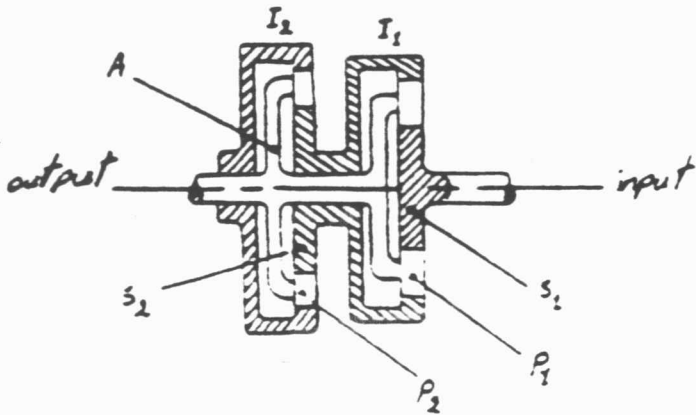
$Z_{P_2} = Z_{P_4} = 102$

$N_{input} = 3000 \text{ rpm}$

در شکل زیر یک مجموعه چرخنده‌های خورشیدی مرکب نشان داده شده، که محور ورودی به خورشیدی I_1 و محور خروجی به بازری هر دو مجموعه (A) متصل می‌باشد و با ترمزهای تعدادی می‌توان چرخنده داخلی I_1 یا I_2 را متوقف نمود.

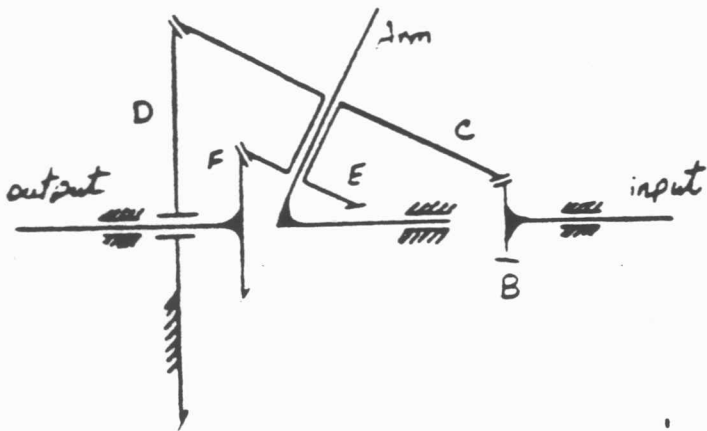
الف) مطلوب است تعیین نسبت دور خروجی به ورودی برای حالتی که I_1 یا I_2 در حالت سکون باشند. (3 نمره)

ب) اگر هنگامی که I_1 متوقف شده است، دور خروجی 1000 rpm، توان خروجی برابر 20 kW و بازده کل مساوی 92٪ باشد، گشتاور ترمزی وارد بر I_1 چقدر خواهد بود (2 نمره)



$Z_{S_1} = 30$	$Z_{S_2} = 50$
$Z_{P_1} = 30$	$Z_{P_2} = 25$
$Z_{I_1} = 90$	$Z_{I_2} = 100$

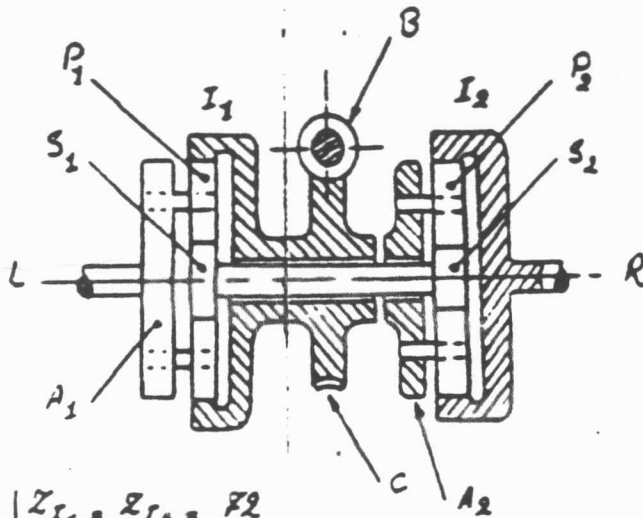
در مجموعه چرخنده‌های خورشیدی زیر، سرعت چرخشی محور خروجی را تعیین نموده و گشتاور عکس‌العمل چرخنده D را نیز محاسبه کنید (5 نمره)



$Z_B = 15$
$Z_C = 67$
$Z_D = 75$
$Z_E = 25$
$Z_F = 28$

$N_{input} = 1000 \text{ rpm}$
$P_{input} = 1.5 \text{ kW}$
$\eta = 0.835$

در شکل زیر مجموعه چرخنده‌های تفاضلی (دیفرانسیل) مورد استفاده در وسایل موتوری سنگین نشان داده شده است. حرکت از موتور توسط چرخنده ماردم B که چارنغ (thread) می باشد به چرخ فلزون C که دارای 25 دندانه است منتقل می شود.



چرخ فلزون با چرخنده داخلی I1 بصورت یکپارچه ساخته شده است و چرخنده‌های خورشیدی P1 و P2 نیز به یکدیگر متصل می باشند.

$$\begin{cases} Z_{I_1} = Z_{I_2} = 72 \\ Z_{S_1} = 24, \quad Z_{S_2} = 18 \\ Z_C = 25 \quad t_B = 4 \end{cases}$$

برای هر یک از دو حالت زیر رابطه‌ای بین سرعت دورانی دو چرخ (NR و NL) با

سرعت دورانی چرخنده ماردم (NB) نوشته و بازگردیل بگونه که کدام حالت عملاً قابل استفاده است:

- الف: بازوی 2 به چرخ فلزون C متصل باشد. (3 نفره)
- ب: بازوی 2 به بدنه وسیله موتوری ثابت شود. (3 نفره)