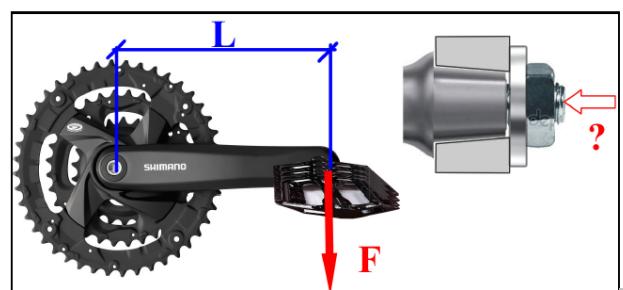
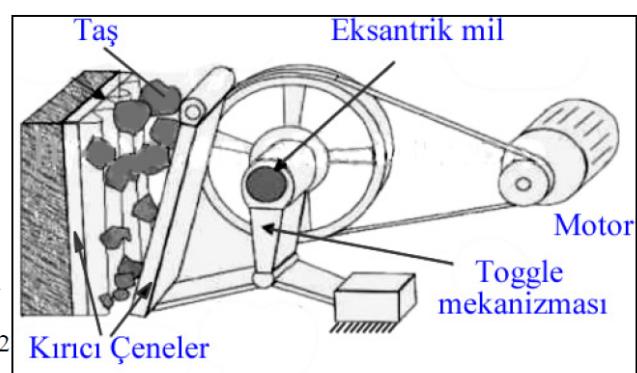


Dikkat: Bulduğunuz sonuca en yakın şıkları işaretleyiniz. Puan DOĞRU SONUÇLAR üzerinden verilecektir. Soru çözümleri kağıtlar üzerinde durmalıdır. Çözümleri bulunmayan sorular iptal olur. Karalama çözümlerde bulduğunuz sonucu çerçeveye alın ve bir önceki adımda o sonucu nasıl bulduğunuzu da gösterin. Şıkların yanlış olduğunu düşünüyorsanız, cevabınızı son şıkka yazın. En yakın şıkları işaretleyip, cevabınızı son şıkka da yazabilirisiniz. İki şıkka işaretleyenin sorusu iptal olur. Değerleri ne kadar hassas alırsınız, sonuçları o kadar yakını bulursunuz. Herkesin sorusunun değerleri ve şıkları birbirinden farklıdır. En fazla 1 kağıt daha isteme hakkımız vardır. Soru kağıdı üzerindeki boş alanlara karalama yapabilirsiniz. Formül kağıdını sınav kağıdı ile birlikte verin. Birimlere dikkat ediniz. Pİ sayısı= 3.14 almız. N/Kg DÖNÜŞÜMLERİNDE= 9.81 m/s² kullanınız. Süre Net 90 dk, Başarilar... İ.Çaynroglu

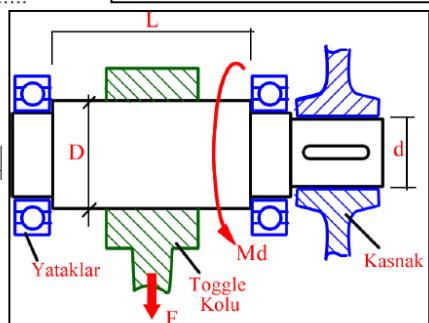
Soru-1(20p.) Şekildeki gibi bir bisikletin pedalı, göbek miline konik geçme ile bağlanacaktır. Kişi ayağı ile en fazla $F=50$ kgf uygulayabilecektir. Pedal kolumnun uzunluğu $L= 24$ cm dir. Konik milin küçük çapı 16 mm, büyük çapı 20 mm ve boyu 26 mm dir. Bağlantı darbeli ve titreşimli kabul edilecek. Yüzeyler arasındaki sürtünme katsayıısı 0,15 dir. Buna göre pedalın sıyrılmaması için **somun ile karşıdan ne kadarlık bir kuvvet ile sıkmalıyız.** ©31172,46
 ©35512,93 ©39458,81 ©43010,11 ©45772,23 ©47745,17 ©47350,58
 ©51296,46 ©60766,57 ©56031,52 ©64712,46 ©71420,45 ©74971,75
 ©69842,1 ©82074,33 ©85625,63 ©.....



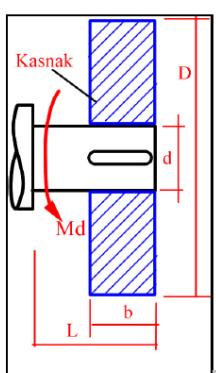
Soru-2(20p.) Şekildeki gibi taşları kırmak için kullanılan bir kırıcı $P=20$ kW lik bir motor ile çalıştırılmaktadır. Motor çıkış mili 2000 d/d ile dönerken, kayış kasnak mekanizması ile bu devir 400 d/d ya düşürülmemektedir. Devirin düşürüldüğü büyük kasnağın ortasında mil iki ucundan yataklanmış eksantrik bir mile bağlanmıştır. Eksantrik milde radyal yönde toggle mekanizmasını iterek ile hareketli çeneyi sıkıştırmaktadır. Kayış-kasnak mekanizması gücü iletirken %10 güç kaybına sebep olmaktadır. Eksantrik mil iki ucundan yataklandığından, onu döndüren kasnak miline eğilme kuvvetleri gelmemektedir. Kullanılan millerin malzemesi Fe50 dir. Buna göre Eksantrik mile bağlı **kasnak göbeğinden geçen milin çapı ne olmalıdır?** ©36,86 ©28,96
 ©37,91 ©38,44 ©46,34 ©52,65 ©55,81 ©58,97 ©65,29 ©71,61 ©65,82
 ©77,93 ©74,77 ©77,93 ©95,31 ©78,98 ©.....



Soru-3(20p.) Aynı sorunun devamı olarak (önceki sorudaki değerler kullanılmayacak); Motordan gelen döndürme momenti $M_d=500$ Nm , Yataklar arası mesafe $L= 160$ mm, Mil çapı $D= 90$ mm ve Toogle mekanizmasının uyguladığı en büyük eğilme kuvveti $F=16000$ N ise, Buna göre **Eksantrik milde oluşan en büyük Eşdeğer gerilme (Von Mises) ne olur?** ©4,97 ©6,48 ©7,02 ©6,27 ©6,48 ©6,91 ©8,86 ©9,29
 ©10,8 ©11,45 ©12,53 ©12,42 ©14,69 ©14,04 ©14,04
 ©14,58 ©.....



Soru-4(20p.) Aynı soru için eksantrik mile bağlanan büyük kasnak yandaki gibi düzgün bir silindir şeklinde yapılmış olursa verilen ölçülere göre motor kasnağı çevirirken, kasnakta oluşacak kritik burulma titreşimleri ne olur? (**Hangi devir/dakika da rezonansa girer**)
 (Verilenler: $D= 420$ $d=52$, $L=160$ mm, $b=80$ mm, Çelik malzemenin Kayma Modülü $G=78400$ N/mm², demirin yoğunluğu $q=7860$ kg/m³) ©2248,56
 ©2616,5 ©3475,04 ©3597,69 ©4088,29
 ©4333,59 ©4497,12 ©5192,13 ©4905,95
 ©5928,02 ©5314,77 ©6663,91 ©6050,67
 ©6663,91 ©6132,43 ©7236,27
 ©.....



Soru-5)(Metin Sorus 15p.) @ Takım tezgahları için üretilen bir milin yarı metre boyu için en fazla kaç mm sehime müsaade edilir Yazınız. ©..... mm. @ Eğilme hesapları için polar atalet momenti kullanılır. © Doğru © Yanlış @ 1 kg kaç ©..... Ns²/mm dir. @ Bir malzemede oluşan gerilme Akmayı geçse bile kırılmadıysa kullanılır © Doğru © Yanlış @ Paralel yüzlü kama üst ve alt yüzeylerden çalışır. © Doğru © Yanlış @ Çeliğin poisson oranı yaklaşık 0,3 tür. © Doğru © Yanlış @ Yorulma olayı dinamik yüze marzu kalan parçalarda da olur. © Doğru © Yanlış @ Tam değişken sürekli mukavemet gerilme değerinde ortalama gerilme sıfırdır. © Doğru © Yanlış @ Fe37.Fe40.. gibi çelikler alaşımılı çelikleridir. © Doğru © Yanlış @ Ankastre kiriş yüklenmelerinde eğilme gerilmesi olur. © Doğru © Yanlış @ Bir malzemede normal ve kayma gerilmeleri varsa, bunların Von misses formülü ile hesaplanması Eşdeğer gerilmeyi verir. © Doğru © Yanlış @ Bir malzemede sadece aynı tip iki tane normal gerilme varsa bunlar toplanarak maksimum gerilme bulunur. Eşdeğer gerilmede bununla aynı olur. © Doğru © Yanlış @ Yorulmayı etkilenen unsurlar a) ortalama gerilme, b) genlik, ©..... ©..... ©..... dir.

(Şekil Sorusu: 5 p) Soru 3 de verilen şekeiten (kasnak, mil, yataklar) komple montaj teknik resmini çizin. Mil yerinden çıkmayacak. Kasnak milden çıkmayacak. Rulmanlar yağ kutusu içerisinde bulunacak. Montaj sökülebilir olacak. vs. Teknik resim kurallarına dikkat edin. Komşu parçalar çapraz taranır. Miller taranmaz. Vida gösterimlerine dikkat edin (diş dipleri ince çizilir) vs.

①

$$F = 50 \text{ kpf}$$

$$L = 24 \text{ cm}$$

$$d_1 = 16 \text{ mm}$$

$$d_2 = 20 \text{ mm}$$

$$b = 26 \text{ mm}$$

$$\mu = 0,15$$

Önce ayak ne kadar bir döndürme momenti oluşturuyor onu bulalım.

$$\textcircled{2} \quad L = 24 \text{ cm} = 240 \text{ mm}$$

$$\downarrow F = 50 \text{ kpf} = 50 \cdot 9,81 = 490,5 \text{ N}$$

$$M_d = 490,5 \text{ N} \cdot 240 \text{ mm}$$

$$= 117720 \text{ Nmm}$$

Hareketi iletirken sıyrılmaması için konik yüzyelerde oluşan sürtünme momenti bundan daha büyük olmalıdır. Bağlantı darbeli olduğuna göre $k=2$ alalım. $M_s = k \cdot M_d = 2 \cdot 117720 = 235440 \text{ Nmm}$ olur.

Bu kadar bir sürtünme momenti oluşturabilmesi için yüzyelerde ne kadar basınç olması gereklidir, onu bulalım.

$$P = \frac{2 M_s \cdot \tan \alpha}{\pi \cdot \mu \cdot b \cdot d^2}$$

$$P = \frac{2 \cdot 235440 \text{ Nmm} \cdot \tan 4,398}{\pi \cdot 0,15 \cdot 26 \text{ mm} \cdot 18^2 \text{ mm}^2}$$

$$P = 118,328 \text{ N/mm}^2 [\text{MPa}]$$

Formüldeki değerleri bulalım.

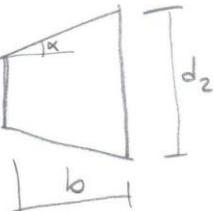
$$d = \frac{d_1 + d_2}{2} = \frac{16 + 20}{2} = 18 \text{ mm}$$

ortalamalı
gap

$$\alpha = \arctan \left(\frac{d_2 - d_1}{2 \cdot b} \right) \quad d_1 \quad \begin{array}{|c|} \hline \alpha \\ \hline \end{array} \quad d_2$$

Konik açısı

$$\alpha = \arctan \left(\frac{20 - 16}{2 \cdot 26} \right)$$



$$\alpha = 4,398^\circ \text{ derece}$$

Bu basıncın oluşması için somunu ne kadar sıkmalıız, bunu hesaplayalım.

$$F_{\text{sak}} = \pi \cdot P \cdot d \cdot b \cdot (\tan \alpha + \mu)$$

$$= \pi \cdot 118,328 \frac{\text{N}}{\text{mm}^2} \cdot 18 \text{ mm} \cdot 26 \text{ mm} \cdot (\tan 4,398 + 0,15)$$

$$= 39456,44 \text{ N} \approx 4 \text{ ton.}$$

(Koniklik голо fazla alındığından yüzyeleri yapısılı tutabilmek için fazla kuvveti ihtiyac almaktır. Konik açısı düşürülürse bu kuvvette aralacaktır.)

$$\textcircled{2} \quad P = 20 \text{ kw}$$

$$n_F = 2000 \text{ d/d}$$

$$n_2 = 400 \text{ d/d}$$

$\%10$ püskürtme var

Fe 50

Fe 50 malezme için

$$Z_{em} = \frac{150}{10} = 15 \text{ mm}^2$$

alınacaktır.

$$d = \sqrt[3]{\frac{16 \cdot M_b}{\pi Z_{em}}} = 52,64 \text{ mm}$$

Giriş ve devre bağlı şap
formülümüz (Sadere moment
varken)

$$d = \sqrt[3]{\frac{16 M_b}{\pi Z_{em}}}$$

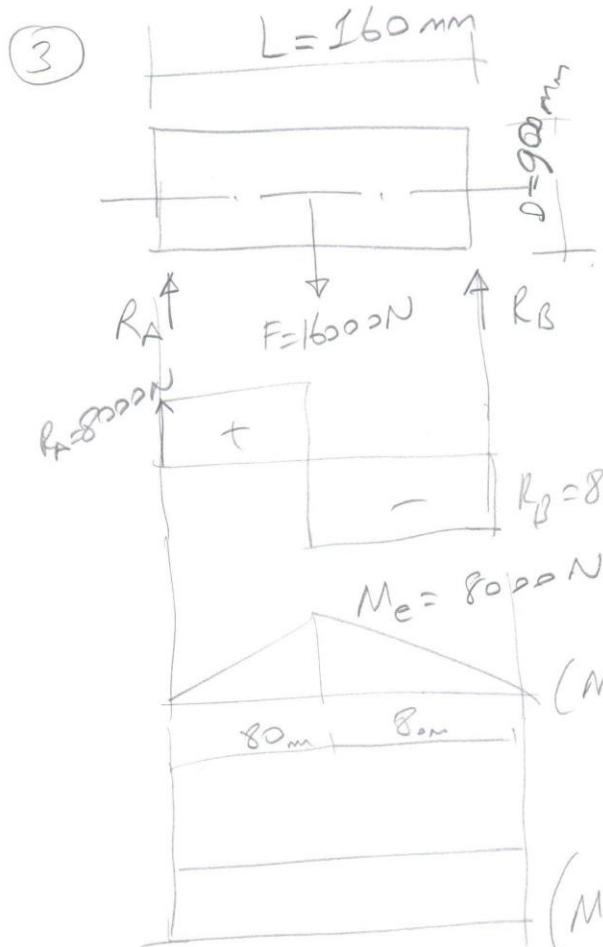
$$\%10 \text{ püskürtme var} \\ 20 \cdot 0,9 = 18 \text{ kw}$$

$$M_d = N_s = 9550 \cdot \frac{P}{n} = 429,75 \text{ Nm.}$$

$\downarrow 400$

Karşılık
devis devri

Soru-5)(Metin Sorus 15p.) @ Takım tezgahları için üretilen bir
milin yarı metre boyu için en fazla kaç mm sehime müsaade edilir
Yazınız. © **0,1** mm. @ Eğilme hesapları için polar atalet momenti
kullanılır. © Doğru © Yanlış @ 1 kg kaç © **0,001** Ns²/mm dir. @
Bir malzemede oluşan gerilme Akmayı geçse bile kırılmadıysa
kullanılır © Doğru © Yanlış @ Paralel yüzüzlü kama üst ve alt
yüzeylerden çalışır. © Doğru © Yanlış @ Çeliğin poisson oranı
yaklaşık 0,3 tür. © Doğru © Yanlış @ Yorulma olayı dinamik yüze
marzu kalan parçalarda da olur. © Doğru © Yanlış @ Tam değişken
sürekli mukavemet gerilme değerinde ortalama gerilme sıfırdır. ©
Doğru © Yanlış @ Fe37, Fe40.. gibi çelikler alaşımı çelikleridir. ©
Doğru © Yanlış @ Ankastre kiriş yüklenmelerinde eğilme gerilmesi
olur. © Doğru © Yanlış @ Bir malzemede normal ve kayma
gerilmeleri varsa, bunların Von Misses formülü ile hesaplanması
Eşdeğer gerilmeyi verir. © Doğru © Yanlış @ Bir malzemede sadece
aynı tip iki tane normal gerilme varsa bunlar toplanarak maksimum
gerilme bulunur. Eşdeğer gerilmede bununla aynı olur. © Doğru ©
Yanlış @ Yorulmayı etkileyen unsurlar a) ortalama gerilme, b) genlik,
© **Xüzyey Prüfliliğidir** © **Parça büyütülüğü** © **Çentik etkisi** dir.

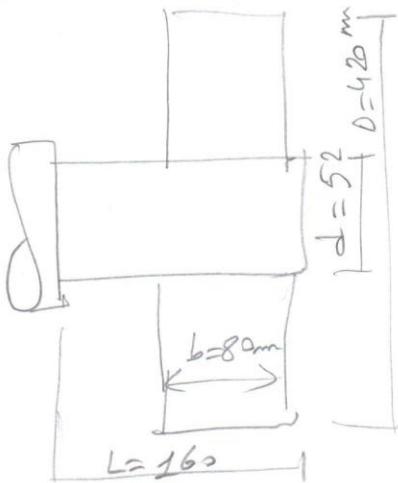


$$\sigma_{\text{pilne gerilmes}} = \frac{M_e}{I_x} = \frac{640000 \text{ Nmm}}{\frac{\pi \cdot 90^4}{64}} = 8,942 \frac{\text{N}}{\text{mm}^2} [\text{MPa}]$$

$$\tau_s = \frac{M_b}{I_p} = \frac{500000 \text{ Nmm}}{\frac{\pi \cdot 90^4}{32}} = 3,49 \frac{\text{N}}{\text{mm}^2} [\text{MPa}]$$

$$\sigma_{\text{cs}} = \sqrt{(\sigma_{\text{p}} + \sigma_{\text{e}})^2 + 3\tau_s^2} = \sqrt{8,942^2 + 3 \cdot 3,49^2} = 10,793 \frac{\text{N}}{\text{mm}^2}$$

(4)



Burulma durumunda rezansara sətan kritik hiz formülü

$$W_{bkr} = \sqrt{\frac{C_b}{I_m}}$$

$$C_b = \frac{F_p \cdot G}{L}$$

Dərişlər bulalı.

$$I_p = \frac{\pi \cdot d^4}{32} = \frac{\pi \cdot 52^4}{32} = 717816 \text{ mm}^4$$

$$G = 78400 \text{ N/mm}^2 \quad (\text{Kıyma modülu})$$

$$L = 160 \text{ mm}$$

$$C_b = \frac{717816 \text{ mm}^4 \cdot 78400 \frac{\text{N}}{\text{mm}^2}}{160 \cdot \text{mm}} = 351729948 \text{ Nmm.}$$

*məlikin
yay katsayı*

$$I_m = \frac{1}{2} m r^2 \quad \begin{pmatrix} \text{(d, ləm)} \\ \text{(çəfəzədən)} \\ \text{(adəlet)} \\ \text{(mənzili)} \end{pmatrix}$$

$$m = V \cdot q = \left[\frac{\pi \cdot D^2}{4} \cdot b \right] \cdot q = \left[\frac{\pi \cdot 0,420^2 \cdot 2 \text{ m}^2}{4} \cdot 9,08 \text{ m} \right] \cdot 7860 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3}$$

$$m = 87 \text{ kg} = 0,087 \frac{\text{Ns}^2}{\text{mm}}$$

$$N = \text{kg} \cdot \frac{\text{m}^2}{\text{s}^2}$$

$$I_m = \frac{1}{2} \cdot 0,087 \frac{\text{Ns}^2}{\text{mm}} \cdot 210^2 \cdot \text{mm}^2 = 1918,35 \text{ Ns}^2 \text{ mm}$$

$$\text{tg} = \frac{\text{Ns}^2}{\text{m}}$$

$$W_{bkr} = \sqrt{\frac{C_b}{I_m}} = \sqrt{\frac{351729948 \text{ Nmm}}{1918,35 \text{ Ns}^2 \text{ mm}}} = 428,194 \frac{1}{\text{s}} \left[\frac{\text{rad}}{\text{s}} \right]$$

$$\omega = \frac{2\pi n}{60} \Rightarrow n = \frac{\omega \cdot 60}{2\pi} = \frac{428,194 \cdot 60}{2 \cdot \pi} = \underline{\underline{4088 \frac{1}{2} \text{ daq}}} \quad \begin{matrix} \text{rezansara} \\ \text{fibər.} \end{matrix}$$