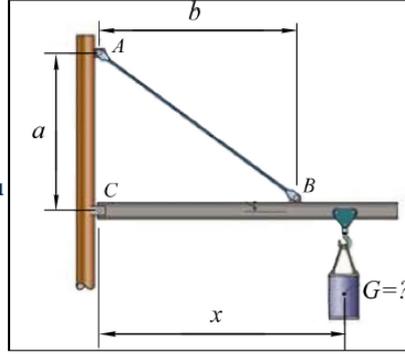




Dikkat: Bulduğunuz sonuca en yakın şıkka işaretleyiniz. Puan DOĞRU SONUÇLAR üzerinden verilecektir. Soru çözümleri kağıtlar üzerinde karışıkta olsa durmamalıdır. Çözümleri bulunmayan sorular iptal olur. Şıkların yanlış olduğunu düşünüyorsanız, cevabınızı son şıkka yazın. En yakın şıkka işaretledikten sonra cevabınızı son şıkka da yazabilirsiniz. İki şıkka işaretleyenin sorusu iptal olur. Değerleri ne kadar hassas alırsanız, sonuçları o kadar yakın bulursunuz. Herkesin sorusunun değerleri birbirinden farklıdır. En fazla 1 kağıt daha isteme hakkınız var. Soru kağıdı üzerindeki boş alanlara karalama yapabilirsiniz. BİRİMLERE dikkat ediniz. YERÇEKİMİ ivmesini= 9.81, π sayısını= 3.14 alınız. N/Kg DÖNÜŞÜMLERİNDE= 9.81 kullanınız. Süre Net 90 dk, Başarılar... İ.Çayiroğlu

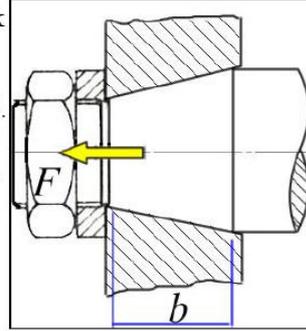
Soru-1)(25p.) Atölye içerisine şekideki gibi tek raylı döner bir Vinç yapmak istiyoruz. Vinçe $F=2400$ kgf yük asmak istiyoruz. Yük en uç noktaya geldiğinde 1800 mm mesafededir. Vincin Ray şeklindeki profil demiri B noktasından halatla A noktasına bağlanmıştır. Rayın kesit alanı $A=1300$ mm² dir. Verilen diğer ölçüler ($a=850$ mm, $b=1500$ mm) dir. Bu Rayda meydana gelecek en büyük normal gerilme (MPa) nedir?
©24,93 ©30,68 ©31,45 ©32,22 ©38,35 ©41,8 ©43,72 ©44,11 ©47,56
©51,78 ©56,76 ©54,46 ©53,69 ©59,06 ©69,03 ©59,45
©.....



Soru-2)(20p.) Şekildeki gibi tek pervaneli bir uçağın motoru $P=380$ BG (Beygir gücündedir=HP-Horse power). Kalkış esnasında en yüksek güçte pervane $n=1800$ d/d ile dönmektedir. Buna göre pervane milinin çapı ne olmalıdır? (Mil çapını sadece burulma için hesaplayın) (Verilenler: Mil malzemesi St50 (Fe50) dir. $\tau_{em}=40$ N/mm²)(Not: 1 kW=1.36 BG) ©40,16 ©37,29 ©45,9 ©48,77 ©48,19 ©57,37 ©62,54
©67,7 ©67,7 ©73,44 ©74,58 ©81,47 ©81,47 ©80,32 ©88,35 ©103,27
©.....



Soru-3)(20p.) Aynı sorunun devamı olarak uçağın pervanesini çevirmek için 380 Nm lik bir momente ihtiyaç olacağı hesaplanmıştır. Pervane, milin ucuna konik sıkı geçme ile bağlanacaktır. Milin ucuna, somun ile göbeği sıkılmak için M50 diş açılmıştır (Vida ile koniğin uç çapı aynıdır). Pervanenin boşa dönmemesi için, konik bağlantıyı sıkılmak için somun ne kadar kuvvetle (N) baskı yapılmalıdır. (Milin çapı $d_2=100$ mm dir). (Göbek genişliği $b=100$ mm dir). (Sürtünme katsayısı $\mu=1,4$). (Pervane titreşimlidir). ©14830,43 ©16915,959 ©19464,939 ©23172,547
©24794,625 ©26416,703 ©28733,958 ©27807,056 ©30124,311
©34295,369 ©34527,094 ©34295,369 ©39856,78 ©37076,075
©43564,388 ©48198,897 ©.....

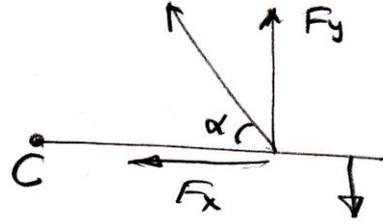
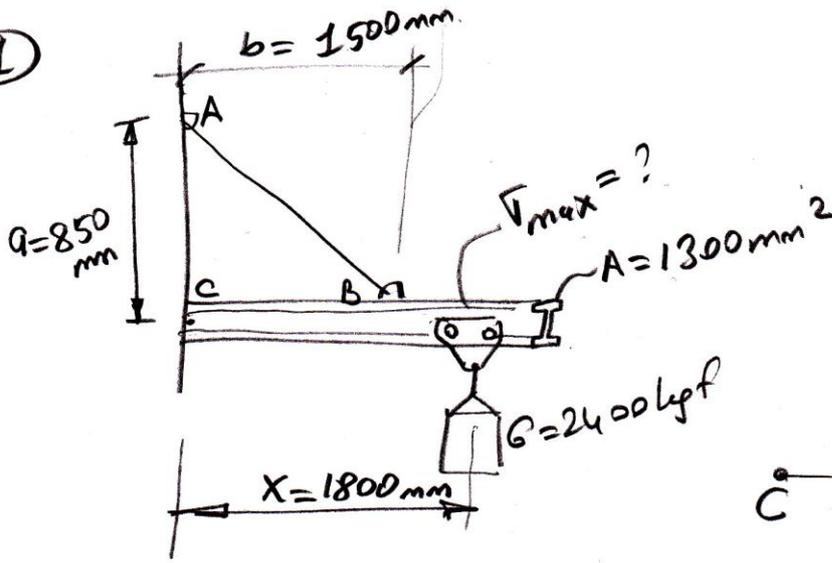


Soru-4)(20p.) Şekildeki gibi bir tesisatçı mengenesi kullanılırken, bağlanan borunun dönmemesi için en az 9810 kgf baskı uygulaması gerekmektedir. Somun ve gövde Dökme demirden, mil ise çelikten yapılmıştır. Dişlerin diplerinden kesilmemesi için için somun yüksekliği en az kaç mm olmalıdır? (Diş sayısında yuvarlama yapmayın). (Dökme Demir Pem=10 Mpa, Çelik Pem=30 Mpa) (Kullanılan vida Metrik vidadır, $d=20$ mm, $\beta=60^\circ$, $h=4$ mm, $t=2$ mm) ©44,057
©19,155 ©36,395 ©68,959 ©97,692 ©99,607 ©114,932
©137,918 ©162,82 ©157,073 ©191,553 ©201,13 ©218,37
©243,272 ©252,85 ©239,441 ©.....



Soru-5)(10p.Herbiri 1 p) @ Mil yüzeyine zarar vermemek için oyuk kama kullanılır. © Doğru © Yanlış @ Kaymalı yataklar içerisinde rulman kullanılır. © Doğru © Yanlış @ Çekme deneyi grafiğinde parça kopmadan önce grafik şekli aşağı doğru kıvrılır. Bu da bize gerçek gerilmenin sonlara doğru azaldığını gösterir. © Doğru © Yanlış @ Gerçek hayatta basit gerilmeye maruz bir parçanın emniyet durumu hesaplanırken oluşan maksimum gerime Akma gerilmesi ile karşılaştırılır. © Doğru © Yanlış @ Yorulma olayı sadece dinamik yüke maruz kalan parçalarda olur. © Doğru © Yanlış @ Tam değişken sürekli mukavemet gerilme değeri, bir parçanın 10 yıl dayanması için uygulanabilecek gerilme değerini gösterir. © Doğru © Yanlış @ Fe37,Fe40.. gibi çelikler genel yapı çelikleridir. © Doğru © Yanlış @ Aynı gerilme değerleri için büyük malzemeler küçük malzemelerden daha fazla yorulmaya maruz kalır. © Doğru © Yanlış @ Eşdeğer gerilme malzemenin farklı yerlerinde ortaya çıkabilecek en büyük σ ve τ gerilmelerinin Von mises formülünde yerine konması ile bulunur. © Doğru © Yanlış (Şekil Sorusu: 5 p)@ Civataların gevşememesi için kullanılan şekli bağlı yöntemleri şekil çizerek gösteriniz. (Şekil Sorusu: 5 p)@ Düz bir milin ortasına bağlanacak kasnak yada dişlinin çentik etkisi oluşturmaması için ne gibi tasarım tedbirleri alınır. Şekil çizerek açıklayınız. (5 p)

①



$$G = 2400 \text{ kgf}$$

$$= 23544$$

N

$$\tan \alpha = \frac{850 \text{ mm}}{1500 \text{ mm}} \Rightarrow \alpha = 29,538^\circ$$

C noktasına göre moment alıp F_y bulalım.

$$\sum M_c = 0 \quad G \cdot 1800 \text{ mm} = F_y \cdot 1500 \text{ mm}$$

$$23544 \text{ N} \cdot 1800 \text{ mm} = F_y \cdot 1500 \text{ mm}$$

$$F_y = 28252,8 \text{ N}$$

Açılardan pirinçle F_x bulalım.

$$\tan \alpha = \frac{F_y}{F_x} \Rightarrow F_x = \frac{F_y}{\tan \alpha}$$

$$F_x = \frac{28252,8 \text{ N}}{\tan 29,538^\circ} = 49859,46 \text{ N}$$

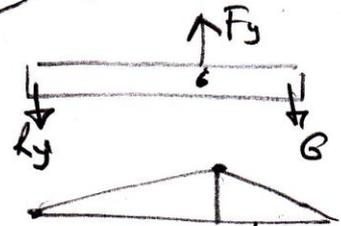
Bu perçinme Rayı elesevel yörele baskı yapmaktadır. Buna göre rayda meydana gelir baskı gerilmesi:

$$\sigma_b = \frac{F_x}{A} = \frac{49859,46 \text{ N}}{1300 \text{ mm}^2} = 38,35 \text{ MPa}$$

Sitelerde
38,35

Not Bu soruda
Eğilimleri de
düşünebilirsiniz.

Bu durumda



sektörde eğilme
momenti hesaplanıp
bulunmuydu.

Sonunda baskı
perçinmesi denilseydi
Taha doğru olacaktı.

Eğilimleri düşünerek perçinme çapını bulan olursa, onun sorusunda kısıtlı olarak okunup doğru kabul edilirdi.

$$\textcircled{2} \quad P = 380 \text{ BG.} / 1,36 = 279,4 \text{ kW.}$$

$$n = 1800 \text{ d/d.}$$

$$d = ?$$

$$\sigma_{em} = 40 \text{ N/mm}^2$$

$$M_d = 9550 \frac{P}{n}$$

$$= 9550 \frac{279,4 \text{ kW}}{1800 \text{ d/d}}$$

$$M_d = 1482,43 \text{ Nm.}$$

$$d = \sqrt[3]{\frac{16 \cdot M_d}{\pi \sigma_{em}}} = \sqrt[3]{\frac{16 \cdot 1482,43 \cdot 1000 \text{ Nmm}}{\pi \cdot 40 \text{ N/mm}^2}}$$

$$d = \sqrt[3]{188749,44} = \boxed{57,36} \text{ mm.} \quad \begin{array}{l} \text{S. karda} \\ 57,37 \end{array}$$

Soru-5)(10p.Herbiri 1 p) @ Mil yüzeyine zarar vermemek için oyuk kama kullanılır. ● Doğru © Yanlış @ Kaymalı yataklar içerisinde rulman kullanılır. © Doğru ● Yanlış @ Çekme deneyi grafiğinde parça kopmadan önce grafik şekli aşağı doğru kıvrılır. Bu da bize gerçek gerilmenin sonlara doğru azaldığını gösterir. © Doğru ● Yanlış @ Gerçek hayatta basit gerilmeye maruz bir parçanın emniyet durumu hesaplanırken oluşan maksimum gerime Akma gerilmesi ile karşılaştırılır. © Doğru ● Yanlış @ Yorulma olayı sadece dinamik yüke maruz

kalan parçalarda olur. ● Doğru © Yanlış @ Tam değişken sürekli mukavemet gerilme değeri, bir parçanın 10 yıl dayanması için uygulanabilecek gerilme değerini gösterir. © Doğru ● Yanlış @ Fe37,Fe40.. gibi çelikler genel yapı çelikleridir. ● Doğru © Yanlış @ Aynı gerilme değerleri için büyük malzemeler küçük malzemelerden daha fazla yorulmaya maruz kalır. ● Doğru © Yanlış @ Eşdeğer gerilme malzemenin farklı yerlerinde ortaya çıkabilecek en büyük σ ve τ gerilmelerinin Von mises formülünde yerine konması ile bulunur. © Doğru ● Yanlış

③

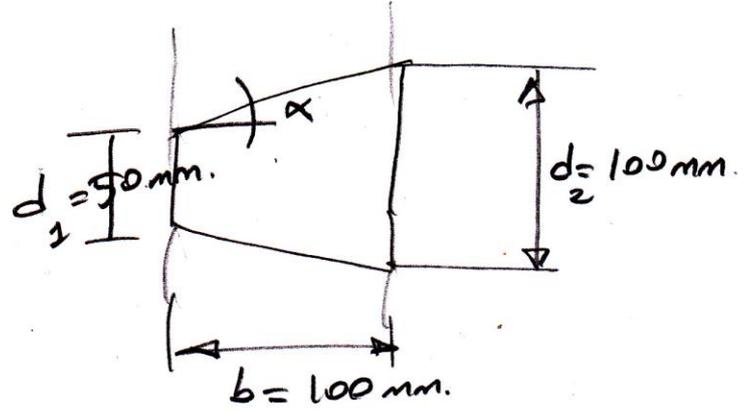
$$M_d = 380 \text{ Nm.}$$

$$d_2 = 100 \text{ mm}$$

$$b = 100 \text{ mm.}$$

$$\mu = 1,4$$

$$F_{\text{gök}} = ?$$



$$F_{\text{gök}} = \pi \cdot P \cdot \underbrace{d}_{\text{ortalama çap}} \cdot \underbrace{b}_{\text{yutarak genişliği}} (\tan \alpha + \mu) \quad \left[\begin{array}{l} \text{formüllerdeki} \\ \text{değerleri} \\ \text{kullanalım} \end{array} \right]$$

$$\tan \alpha = \frac{d_2 - d_1}{2b} = \frac{100 - 50}{2 \cdot 100} \Rightarrow \alpha = 14^\circ$$

$$d = \frac{d_1 + d_2}{2} = \frac{50 + 100}{2} = 75 \text{ mm}$$

ortalama çap

Ancak çok büyük alınmış. Koniklikle düşürülmeli. Bu şekilde tasarım olmaz.

$$M_s = k \cdot M_d = 2 \cdot 380 \text{ Nm} = 760 \text{ Nm} = 760000 \text{ Nmm}$$

2 katı

$$P = \frac{2 \cdot M_s \cdot \cos \alpha}{\pi \cdot \mu \cdot b \cdot d^2} = \frac{2 \cdot 760000 \text{ Nmm} \cdot \cos 14^\circ}{\pi \cdot 1,4 \cdot 100 \cdot 75^2 \text{ mm}}$$

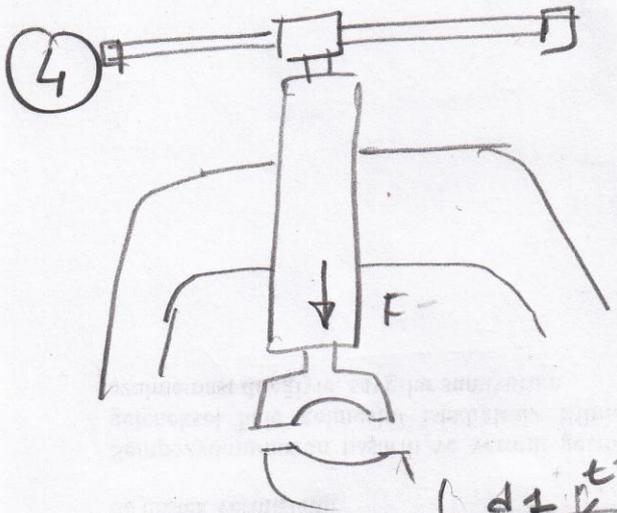
$P = 0,596 \text{ MPa}$ çıktı. Çok sağma bir değer oldu. Değerler rastgele alındığı için böyle çıktı. Koniklikle düşürülmeli.

Değerleri yerine yazarsak

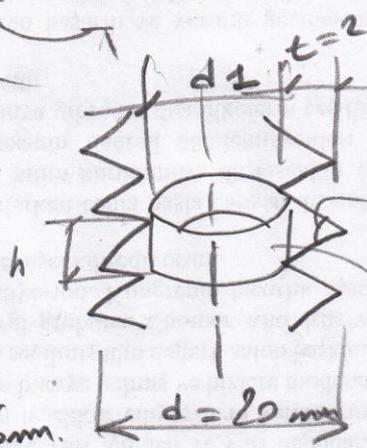
$$F_{gök} = \pi \cdot 0,596 \frac{N}{mm^2} \cdot 75 \text{ mm} \cdot 100 \text{ mm} \cdot (\tan 14 + 1,4)$$

$$F_{gök} = \boxed{23166,76} \text{ N} \approx 2,3 \text{ tonluk baskı uygulanabilir.}$$

Şekilde 23172,562 değeri cevap.



$$\begin{aligned} d &= 20 \text{ mm} \\ \beta &= 60^\circ \\ h &= 4 \text{ mm} \\ t &= 2 \text{ mm} \\ d_1 &= d - 2 \cdot t = 16 \text{ mm} \end{aligned}$$



Yarıtsilikle leg geder verilmiş. Döğre büyük olması.

$$F = 9810 \text{ kgf} = 96236,1$$

$$M = ? \text{ (Sınır yitirileceği için)}$$

$$\sigma_{em} = \tau_{em} = 10 \text{ MPa}$$

(Sarıda yarıtsilikle σ_{em} verilmiş. τ_{em} ile aynı) alalım)

Kesilmeye uğrayan dış dairesel alanı. $A_1 = \pi \cdot d_1 \cdot h$

$$z = \frac{F/2}{A_1 \cdot \tau_{em}} < \tau_{em}$$

$$z = \frac{F}{A_1 \cdot \tau_{em}} = \frac{F}{\pi d_1 h \cdot \tau_{em}} = \frac{96236}{\pi \cdot 16 \cdot 4 \cdot 10 \frac{N}{mm^2}} = 47,88 \text{ dis.}$$

$$M = z \cdot h = 47,88 \cdot 4 \text{ mm} = \boxed{191,55 \text{ mm}}$$

F leg alındığı için yitki şekilde 191,55 çıktı.