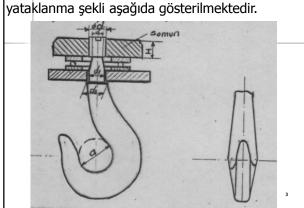


Yük kancaları dövülerek imal edilirler. Yapısı ve yataklanma şekli aşağıda gösterilmektedir.



Kanca malzemeleri St 42 11 veya St C 25 61'dir. Kalıpta dövülerek yapılırlar. 100 ton yük taşıyabilecek kancalar imal edilebilir. Mukavemet hesapları en ince kesit olan vidalı kısmın dis dibine göre yapılır. Bu kesit çekiye zorlanır. $\left| \sigma = \frac{Q}{\pi d_1^2} \le \sigma_m \quad \sigma_m = \frac{\sigma_{ik}}{S} \quad S = 6...10 \right|$

Buradan d₁ vidanın diş dibi çapı bulunur. St 42 11 ve St C 25 61 için σ_{em} =30-80 N/mm²'dir.

Somun Yüksekliği
$$P = \frac{Q}{\frac{\pi}{4}(d_0^2 - d_1^2)Z} \le P_{em}' den$$

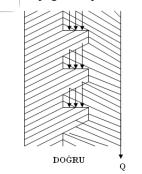
$$Z = \frac{Q \times 4}{P_{em}\pi(d_0^2 - d_1^2)}$$

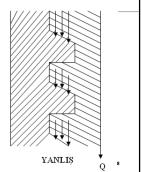
Buradan bulunan diş sayısı ile, somun yüksekliği

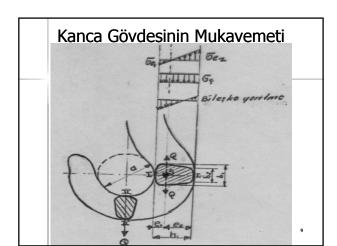
I=h.z olur.

h: seçilen (hesaplanan) vidanın hatvesi Ayrıca somun takıldıktan sonra emniyete alınmalıdır. Kancanın orta yuvarlak çapı(d)

 $a \cong 0.12\sqrt{Q}$ cm olarak bulunur. Q = daN alinir. Vidalı kısım, metrik, yuvarlak, trapez veya testere vidadan yapılır. Testere vidadan yapılacaksa dış profili aşağıdaki şekilde olmalıdır.







Q yükü I-I kesitini çekiye ve eğmeye zorlar. S ağırlık merkezine Q yükü taşınırsa, bir kuvvet çifti ve bir çeki kuvveti oluşur.

$$\sigma_{\varsigma} = \frac{Q}{A}$$
 çeki gerilmesi

$$\sigma_{e_1} = \frac{M_e}{W} = \frac{Q}{W} \left(\frac{a}{2} + e_1 \right) \qquad \sigma_{e_1} = \frac{Q \times e_1}{I} \left(\frac{a}{2} + e_1 \right)$$

$$\sigma_{e_2} = \frac{Q}{W} \left(\frac{a}{2} + e_1 \right) \qquad \sigma_{e_2} = \frac{Q \times e_2}{I} \left(\frac{a}{2} + e_1 \right)$$

En büyük gerilme

$$\sigma_{\text{max}} = \sigma_e + \sigma_\varsigma = \frac{Q \times e_1}{I} (\frac{a}{2} + e_1) + \frac{Q}{A} \leq \sigma_{em}$$

Gerilmenin kesit içinde dağılımı için

$$b_1 - b_2 = \frac{6Q}{\sigma_{em}(e_1 + e_2)} cm \ ve \ e_1 + e_2 = \frac{a}{2} (\frac{b_1}{b_2} - 1)$$

olacak şekilde seçilmeli

$$\frac{b_1}{b_2} = 2.5...3.5$$
 tercih edilmelidir.

$$A = h \times \frac{b_1 + b_2}{2}$$

$$I = \frac{b_1^2 + 4b_1b_2 + b_2^2}{36(b_1 + b_2)}h_1^3$$

$$e_1 = \frac{b_1 + 2b_2}{b_1 + b_2} \frac{h_1}{3} e_2 = \frac{2b_1 + b_2}{b_1 + b_2} \frac{h_1}{3}$$

$$h = \frac{a}{2} \left(\frac{b_1}{b_2} - 1 \right)$$

$$b_1 / b_2 = 2.5...3.5$$
Alinirsa hafif ve iyi bir kanca profili elde edilir.

$$b_1 / b_2 = 2.5...3.5$$
 Alınırsa I iyi bir ka profili ele

Kança boyutları standartlaştırılmıştır.

Örneğin:

5 ton için kanca boyutları;

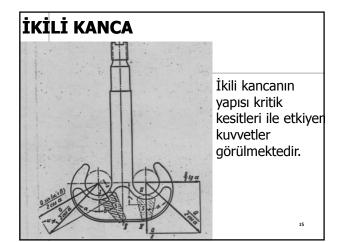
d:45mm, a:90 mm, b_1 =78 mm, b_2 =30 mm $e1+e_2=90$ mm, $b_2':30$ mm, $b_1':60$ mm,

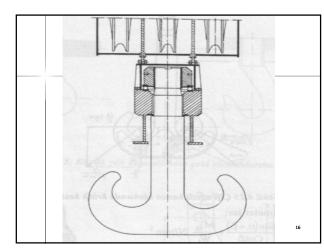
H:55mm

100 ton için;

D:192mm, a:300mm, b₁:300mm, b₂:120mm $E_1 + e_2 = 360$ mm, $b_1': 260$ mm, $b_1': 120$ mm

H:210mm olur.





Yukarıdaki şekilde I-II kesiti

Q/2 sinß ile çekiye,

Q/2 simßx momenti ile eğilmeye,

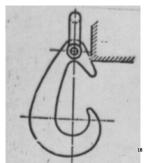
Q/2cosß ile basıya zorlanır.

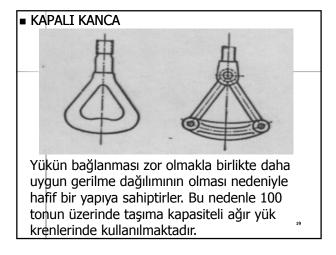
yerde sivri köşelerin olması halinde kullanılır.

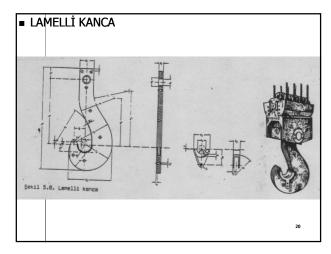
■ BURUNLU KANCA

Yükün kaldırılacağı

ÖZEL KANCALAR





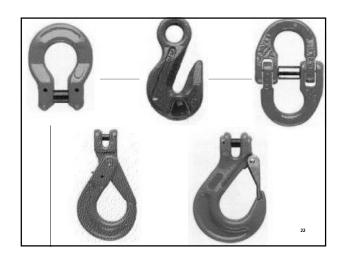


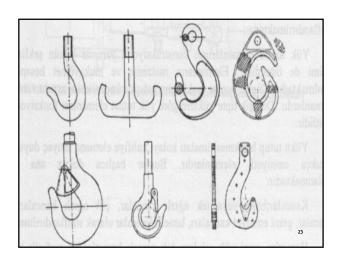
Demirhane ve dökümhanelerde uzun süre kullanılan kancalar özellikle ısı altında ve yüksek yükte çabuk yıpranırlar.

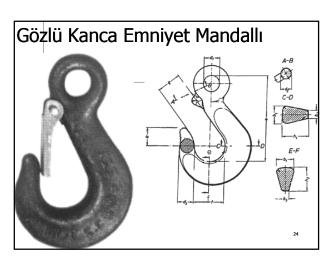
Bu gibi yerlerde daha çok lamelli olarak yapılmış kancalar kullanılır.

Lameller arasındaki boşluktan geçen hava kancayı kolayca soğutur ve kontrol sırasında bozulan lameller tek tek değiştirilebilir.

21







PROBLEM

20 ton yük kaldıracak bir yük kancasının vidalı kısmını boyutlandırınız (Vida dişleri testere tipidir). Pem=20 N/mm²

ÇÖZÜM

$$\sigma_{\varsigma} = \frac{F}{A} \le \sigma_{em}$$

$$d_1 = \sqrt{\frac{4 \times Q}{\pi \times \sigma_{em}}} = \sqrt{\frac{4 \times 20 \times 10^4}{\pi \times 75}}$$

D1=58.3 mm.

Standart d_1 =62.64mm seçilir.

hatve=10mm, d=80 mm

$$z = \frac{4 \times Q}{P_{em}(d_0^2 - d_1^2)\pi} = \frac{4 \times 20 \times 10^4}{20(80^2 - 62.64^2)\pi}$$

z = 5.1

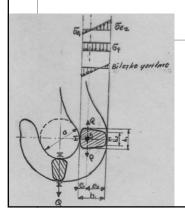
z = 6 alinir

Somun yüksekliği

$$H = z \times h$$

$$H = 6 \times 10 = 60mm$$

PROBLEM



5 ton yük kaldıracak bir kancanın verilen boyutlara göre mukavemetini kontrol ediniz(Kanca kesiti yamuk kabul edilecektir.)

a:180mm

|b₁:35

b₂:50

e₁:40

e₂:60

Kança malzemesi St60 σ_{ak} :400 N/mm²

$$\left|I_x = \frac{e_1 + e_2}{48}(b_1 + b_2)(b_1^2 + b_2^2)\right|$$

$$\sigma_{\bar{y}} = \frac{Q}{A} = \frac{Q}{\frac{b_1 + b_2}{2}h} = \frac{50000}{\frac{35 + 50}{2}(40 + 60)} = 11,76N / mm^2$$

$$I_x = \frac{100}{48}(85)(35^2 + 50^2) = 659635.4 mm^4$$

$$W_1 = \frac{I_x}{e_1} = \frac{650635.4}{40} = 16490.88 mm^3$$

$$\sigma_{e_1} = \frac{Q(\frac{a}{2} + e_1)}{W} = \frac{50000(90 + 40)}{16490.88} = 394.15 N / mm^2$$

 $\sigma_{\text{max}} = \sigma_{\varsigma} + \sigma_{e_1} = 11.76 + 394.15 = 405.91 N / mm^2$

 $\sigma_{\max} > \sigma_{Ak}$ emniyetsiz

Konstrüksiyonda yapılabilecek değişiklik

a=160mm olursa Eğilme momenti azalacağından emniyetli olur.

(!!Lütfen hesaplayınız!!)

PROBLEM

15 ton yük kaldıracak bir yük kancasının vidalı kısmının boyutlandırılması için gerekli veriler; Kan¢a malzemesi σ_{em}=60 N/mm²,

Somun malzemesi için P_{em}=30 N/mm² Vida şekli kare olup hatve= 5 mm'dir.

32

ÇÖZÜM

$$\sigma_{c} = \frac{Q}{A_{c}} \le \sigma_{em} \implies A_{c} = \frac{Q}{\sigma_{em}} = \frac{15000}{60} = 2500 \quad mm^{2}$$

$$\frac{\pi d \, 1^{2}}{4} = A_{c}$$

$$\frac{A \cdot a_1}{4} = Ac$$

$$d_1 = \sqrt{\frac{4 \times 2500}{\pi}} = 56,4mm$$

Kare vida için d_1 = 60 mm alınırsa

$$t = \frac{h}{2} = 2.5mm$$

$$d = 60 + 5 = 65mm$$

$$d_2 = \frac{60 + 65}{2} = 62.5mm$$

Somun yüksekliği H;

$$P = \frac{Q}{\frac{\pi(d^2 - d_1^2)}{4}z} \le P_{em}$$

$$z = \frac{4Q}{\pi (d^2 - d_1^2) P_{em}} = \frac{4 \times 15000}{\pi (65^2 - 60^2).30} \cong 10 di$$

$$H = 10 \quad x \quad 5 = 50mm$$

34