

Домаћи задатак бр. 5 – Ланчани преносници

У следећем задатку допунити податке (сива поља) на основу задатих услова и проследити мејлом на преглед.

Име и презиме: _____

Број индекса: _____

Смена: _____

Задатак 1: Са погонског вратила помоћу једноредног ваљкастог ланца типа 20 В треба пренети снагу $P_{ul} = P_1 = 20,5 [kW]$ на гоњено вратило. Погонско вратило има учестаност обртања $n_1 = 160 [min^{-1}]$, а гоњено $n_2 = 115 [min^{-1}]$. Брзина ланца је $v = 2,04 \left[\frac{m}{s} \right]$. Одредити главне мере ланчаника. Израчунати степен сигурности против лома услед замора ланца.

Решење:

$$T_1 = \frac{P_1}{\omega_1} = \frac{20,5 \cdot 10^3}{16,755} = 1223,5 [Nm]$$

где је

$$\omega_1 = \frac{\pi \cdot n_1}{30} = \frac{\pi \cdot 160}{30} = 16,755 [s^{-1}]$$

$$F_t = \frac{2T_1}{d_{w1}} = \frac{2 \cdot 1223,5}{0,243507} \cong 10049 [N]$$

где је

$$v_1 = \omega_1 \cdot r_{w1} = \omega_1 \cdot \frac{d_{w1}}{2} \rightarrow d_{w1} = 2 \cdot \frac{v_1}{\omega_1} = \frac{2 \cdot 2,04}{16,755} = 0,243507 [m] = 243,507 [mm]$$

Ланац 20 В (Т10.1, стр. 352):

$$p = 31,75 [mm]$$

$$b_1 = 19,56 [mm]$$

$$b_2 = 29,01 [mm]$$

$$d_1 = 19,05 [mm]$$

$$e = 36,45 [mm]$$

Једноредни:

$$b_{s1} = 43,2 [mm]$$

$$F_M = 95 [kN]$$

$$A = 295 [mm^2]$$

$$q = 3,6 \left[\frac{kg}{m} \right]$$

$$d_{w1} = \frac{p}{\sin \frac{180^\circ}{z_1}} \rightarrow \sin \frac{180^\circ}{z_1} = \frac{p}{d_{w1}} \rightarrow z_1 = \frac{180^\circ}{\arcsin \frac{p}{d_{w1}}} = \frac{180}{\arcsin \frac{31,75}{243,507}} \cdot \frac{180^\circ}{\pi} = 24,02$$

$$z_1 = 24$$

$$u = \frac{d_{w2}}{d_{w1}} = \frac{z_2}{z_1} = \frac{n_1}{n_2} = \frac{160}{115} = 1,391$$

$$z_2 = u \cdot z_1 = 1,391 \cdot 24 = 33,3913 \rightarrow z_2 = 33$$

Провера пречника:

$$d_{w1} = \frac{p}{\sin \frac{180^\circ}{z_1}} = \frac{31,75}{\sin \frac{180^\circ}{24}} = 243,246 [mm] \approx 243 [mm]$$

$$d_{w2} = \frac{p}{\sin \frac{180^\circ}{z_2}} = \frac{31,75}{\sin \frac{180^\circ}{33}} = 334,014 [mm] \approx 334 [mm]$$

Задатак 2: Одредити потребне димензије ланчаног пара типа 16 В са једноредним вальчаним ланцем према стандарду JUS M.C1.821 ако је кинематски преносни однос 3. Потом одредити снагу коју усвојени ланчани пар може пренети у свом радном веку од 20000 h при учестаности $n_1 = 400 [min^{-1}]$ са довољним подмазивањем, ако је средина у којој ради без прашине. Погонска машина је електромотор, а радна машина ради са умереним ударима. Проверити да ли у задатом радном веку неће доћи до површинског и запреминског разарања ланца. Ако постоји опасност од разарања одредити нови радни век у којем неће постојати опасност од разарања.

Подаци:

$$\begin{aligned} u &= 3 \\ n_1 &= 400 [min^{-1}] \\ z_1 &= 23 \\ L &= 20000[h] \\ \text{Тип } 16 \text{ В} \\ a &= 1016[mm] \end{aligned}$$

Решење:

Ланац 16 В (T10.1, стр. 352):

$$\begin{aligned} p &= 25,4[mm] \\ d_1 \equiv d_v &= 15,88[mm] \\ F_M &= 58[kN] \\ A &= 210[mm^2] \\ q &= 2,7 \left[\frac{kg}{m} \right] \\ P_0 &= 20[kW] \end{aligned}$$

Димензије:

$$\begin{aligned} u &= \frac{z_2}{z_1} \rightarrow z_2 = u \cdot z_1 = 3 \cdot 23 = 69 \\ d_{w1} &= \frac{p}{\sin \frac{180^\circ}{z_1}} = \frac{25,4}{\sin \frac{180^\circ}{23}} = 186,536[mm] \\ d_{w2} &= \frac{p}{\sin \frac{180^\circ}{z_2}} = \frac{25,4}{\sin \frac{180^\circ}{69}} = 558,063[mm] \end{aligned}$$

$$d_{f1} = d_{w1} - d_v = 186,536 - 15,88 = 170,656[mm]$$

$$d_{f2} = d_{w2} - d_v = 558,063 - 15,88 = 542,183[mm]$$

$$d_{a1} = p \cdot \left(ctg \frac{180^\circ}{z_1} + 0,5 \right) = 25,4 \cdot \left(ctg \frac{180^\circ}{23} + 0,5 \right) = 197,499 = 197,5[mm]$$

$$d_{a2} = p \cdot \left(ctg \frac{180^\circ}{z_2} + 0,5 \right) = 25,4 \cdot \left(ctg \frac{180^\circ}{69} + 0,5 \right) = 570,184 = 570,1[mm]$$

$$\sin \gamma = \frac{d_{w2} - d_{w1}}{2a} = \frac{558,063 - 186,536}{2 \cdot 1016} = 0,182838 \rightarrow \gamma = 10,54^\circ$$

$$Z = \frac{z_1 + z_2}{2} + \frac{(z_2 - z_1) \cdot \gamma}{180^\circ} + \frac{2a \cdot \cos \gamma}{p} = \frac{23 + 69}{2} + \frac{(69 - 23) \cdot 10,54^\circ}{180^\circ} + \frac{2 \cdot 1016 \cdot \cos 10,54^\circ}{25,4} = 127,34 \xrightarrow{\text{заокружити}} 127$$

$$a = \frac{p}{2 \cos \gamma} \left(Z - \frac{z_1 + z_2}{2} - \frac{(z_2 - z_1) \cdot \gamma}{180^\circ} \right) = \frac{25,4}{2 \cos 10,54^\circ} \left(127 - \frac{23 + 69}{2} - \frac{(69 - 23) \cdot 10,54^\circ \cdot \frac{\pi}{180^\circ}}{180^\circ} \right) = 1011,6[mm]$$

Снага:

$$P_c = \frac{P_0 \cdot K_C \cdot K_a \cdot K_x \cdot K_u \cdot K_L \cdot K_h}{K_A \cdot K_z} = \frac{20 \cdot 1 \cdot 1 \cdot 1 \cdot 1 \cdot 0,9 \cdot 0,91}{1,25 \cdot 0,813} = 16,097 \approx 16,1[kW]$$

Где су:

$$P_0 = 20[kW] - \text{експериментална носивост}$$

Корекциони фактори за прорачун ланца (T10.2, стр. 353):

$$K_C = 1 - \text{фактор врсте ланца}$$

$$K_a = f(a) = f(40p) = 1 - \text{фактор основног растојања}$$

$$a = 1011[mm] \rightarrow \frac{a}{p} = \frac{1011}{25,4} = 39,8 \approx 40$$

$K_x = 0,9^{x-2} = 0,9^{2-2} = 1$ - фактор броја ланчаника
x- број ланчаника

$K_u = f(u) = f(3) = 1$ - фактор преносног односа

$K_L = 0,9$ - фактор подмазивања (без прашине, подмазиваје доволично)

$$K_h = \sqrt[3]{\frac{15000}{L_h}} = \sqrt[3]{\frac{15000}{20000}} = 0,91 \text{ - фактор радног вeka}$$

$$K_z = \left(\frac{19}{z_1}\right)^{1,085} \left(\frac{19}{23}\right)^{1,085} = 0,813 \text{ - фактор броја зубаца малог ланчаника}$$

$K_A = 1,25$ - фактор спољних динамичких сила (T8.7, стр. 290)

ПМ-електромотор

PM-са средњим (умереним) ударима

Површинска и запреминска разарања:

Сила у вучном огранку:

$$F = K_v \cdot (K_A \cdot F_t + F_c) = 1,26 \cdot (1,25 \cdot 4120,2 + 41,21) = 6541,3[N] \approx 6,54[kN]$$

Где су:

$$K_v = f(p; n_1) = f(25,4; 400 [min^{-1}]) = 1,26 \text{ - фактор унутрашњих динамичких сила}$$

$$K_A = 1,25$$

$$F_t = \frac{2T_1}{d_{w1}} = \frac{2 \cdot 384,3}{186,536 \cdot 10^{-3}} = 4120,2[N] \text{ - тангентна сила}$$

$$T_1 = \frac{P_1}{\omega_1} = \frac{16,1 \cdot 10^3}{41,89} = 384,3[Nm] \text{ - обртни момент}$$

$$\omega_1 = \frac{\pi \cdot n_1}{30} = \frac{\pi \cdot 400}{30} = 41,89[s^{-1}] \text{ - угаона брзина}$$

$$F_c = q \cdot v^2 = 2,7 \cdot 3,91^2 = 41,21[N]$$

$$q = 2,7 \left[\frac{kg}{m}\right] \text{ - специфична маса (T10.1, стр. 352)}$$

$$v_1 = \frac{d_{w1}}{2} \cdot \omega_1 = \frac{186,536 \cdot 10^{-3}}{2} \cdot 41,89 = 3,91 \left[\frac{m}{s}\right] \text{ - обимна брзина}$$

Запреминско разарање (кидање ланца):

$$S_D = \frac{F_D}{F} = \frac{\xi_D \cdot F_M}{F} = \frac{0,175 \cdot 58}{6,54} = 1,55 \text{ - Степен сигурности против лома ламеле услед замора}$$

Где су:

$$\xi_D = 0,15 \div 0,2 = 0,175 \text{ (усвојено) - фактор превођења (стр.350)}$$

$$F_M = 58[kN] \text{ - јачина на кидање (T10.1, стр. 352)}$$

Коментар: $2,5 > S_D > 1,5 = S_{min} \rightarrow$ неће доћи до кидања

Површинско разарање (хабање):

$$p = \frac{K_A \cdot F_t + F_c}{A} = \frac{1,25 \cdot 4120,2 + 41,21}{210} = 24,72 \left[\frac{N}{mm^2}\right]$$

Где је:

$$A = 210[mm^2] \text{ - додирна површина (T10.1, стр. 352)}$$

$$p_{doz} = p_N \cdot K_a \cdot K_x \cdot K_u \cdot K_L \cdot K_h = 23,5 \cdot 1 \cdot 1 \cdot 1 \cdot 0,9 \cdot 0,91 = 19,22 \left[\frac{N}{mm^2}\right]$$

Где су:

$$p_N = f(v; z_1) = f(3,91; 23) \cong 23,5 \left[\frac{N}{mm^2}\right] \text{ - површинска издржљивост зглобова (T10.2, стр. 353)}$$

$$K_a = 1$$

$$K_x = 1$$

$$K_u = 1$$

$$K_L = 0,9$$

$$K_h = 0,91$$

$24,72 > 19,22 \rightarrow p > p_{doz} \rightarrow$ мора се кориговати радни век

Корекција:

$$K_h = \sqrt[3]{\frac{15000}{L_h \text{ ново}}}$$

$$p = p_{doz} = p_N \cdot K_a \cdot K_x \cdot K_u \cdot K_L \cdot K_h \rightarrow K_h = \frac{p}{p_N \cdot K_a \cdot K_x \cdot K_u \cdot K_L} = 1,168$$

$$L_{h \text{ HOBO}} = \frac{15000}{1,168^3} \cong 9392 \text{ h}$$

ПИТАЊА ЗА ПРЕДМЕТНОГ НАСТАВНИКА У ВЕЗИ РЕШАВАЊА ЗАДАТКА: