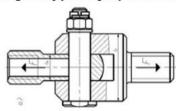
POLITECHNIKA WROCŁAWSKA PROJEKTOWANIE ELEMENTÓW I ZESPOŁÓW MECHANICZNYCH				
Autor		Grupa M01-39a		
Imię i nazwisko:	Numer indeksu:	Numer projektu:	Data oddania:	
Patryk Olearczyk	261089	III	25.04.2022	
Temat projektu:				
Projekt połączenia sworzniowego				

Projekt 3/8: Projekt połączenia sworzniowego:

Zaprojektuj połączenie sworzniowe widełkowe o nośności 10 kN. Wykonaj rysunek złożeniowy połączenia i rysunki wykonawcze: widełek i ucha, uwzgledniające ich połączenia z cięgnami.



DANE:	OBLICZENIA:	WYNIKI:
$F = 10 \text{ [kN]}$ $Materiał sworznia:$ $Stal 20H$ $k_g = 190 \text{ MPa}$ $k_c = 325 \text{ MPa}$ $Materiał widełek i ucha:$ $Stal C45$ $k_{rj} = 95 \text{ MPa}$ $k_r = 170 \text{ MPa}$	F	
	Rys. 1. Schemat połączenia sworzniowego.	
	Warunek wytrzymałościowy naprężeń normalnych sworznia na zginanie:	
	$Mg_{\text{max}} = \frac{1}{2}F(\frac{1}{2}L_2 + \frac{1}{4}L_1) = \frac{1}{8}F(2L_2 + L_1)$	
	$L_1 = (1.5 \div 1.7)d, \text{ przyjmujemy } L_1 = 1.5d_{sw}$ $L_2 = (0.3 \div 0.5)L_1, \text{ przyjmujemy } L_2 = 0.5L_1$	
	$L = L1 + 2L2 = 1.5dsw + 2 \cdot 0.5 \cdot 1.5dsw = 3d_{sw}$	
	$Mgmax = \frac{1}{8}F \cdot 3d_{sw} = 0.37 Fd$	
	$\sigma_g = \frac{\mathrm{Mg}_{max}}{Wx} \le k_g$	

$$\frac{\frac{0.37 \, F d_{SW}}{\frac{\pi d_{SW}}{32}}}{\frac{1}{32}} \le k_g \implies d_{SW} \ge \sqrt{\frac{0.37F}{0.1k_g}}$$

$$d_{SW} \ge \sqrt{\frac{3.7 \cdot 10 * 10^3}{0.1 \cdot 190}} \left[\sqrt{\frac{N}{\frac{N}{mm^2}}} \right]$$

$$d_{sw} \ge 14 \ mm$$

Przyjmujemy $d_{sw} = 20 \ mm$

$$\begin{split} L_1 &= 1.5 d_{sw} = 1.5 \cdot 2 = 3 \text{ cm} = 30 \text{ mm} \\ L_2 &= 0.5 \cdot L_1 = 1.5 \text{ cm} = 15 \text{ mm} \end{split}$$

$$L = 2*15+30 = 60 \text{ mm}$$

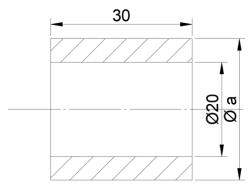
2. Wytrzymałość sworznia na nacisk powierzchniowy:

$$p = \frac{F}{d_{sw} \cdot 2L_2} = \frac{F}{d_{sw} \cdot L_1} \le k_o$$

$$k_o = k_c \cdot 0.8 = 260 \, MPa$$

$$\frac{10}{20 \cdot 30} \left[\frac{kN}{mm^2} \right] = \frac{10}{60} \left[\frac{kN}{mm^2} \right] = 17 \ MPa \le 260 \ \text{MPa},$$
 Warunek spełniony.

3. Obliczenia wytrzymałościowe ucha:



Rys. 2. Przekrój ucha w płaszczyźnie, w której występuje rozciąganie.

a) Warunek wytrzymałości na nacisk ucha:

$$p = \frac{F}{d_u \cdot L_1} \le k_o = 0.8 \cdot k_r$$

$$\frac{10}{20 \cdot 30} \left[\frac{kN}{mm^2} \right] = 16,7 \, MPa \, \leq 136 \, MPa$$

Warunek spełniony.

 $d_{sw} = 20 \text{ mm}$

 $L_1 = 30 \text{ mm}$ $L_2 = 15 \text{ mm}$

L = 60 mm

b) Warunek wytrzymałości na rozciąganie ucha:

$$\sigma = \frac{F}{A} \leq \; k_{rj} \; => \; A \geq \frac{F}{k_{rj}}$$

$$A \ge \frac{10 \cdot 10^3}{95} \left[\frac{N}{\frac{N}{mm^2}} \right] = 105,3 \ mm^2$$

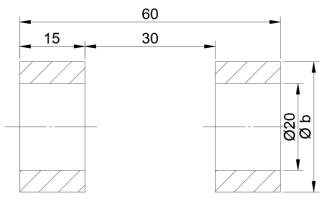
$$A = (a - 20) \cdot 30$$

$$(a-20)\cdot 30 \ge 105,3 \ mm^2 => a \ge \frac{105,3}{30} + 20 \ [mm]$$

 $a > 23.51 \ mm$

Warunek spełniony dla $a \ge 23,51 \, mm$, przyjmujemy $a = 30 \, mm$.

4. Obliczenia wytrzymałościowe widełek: W celu uzyskania luzu na sworzniu otwór powiększono o 0,5 mm.



Rys. 3. Przekrój widełek w płaszczyźnie, w której występuje rozciąganie.

a) Warunek wytrzymałości na nacisk otworu widełek:

$$p = \frac{F}{d_w \cdot 2L_2} \le k_o = 0.8 \cdot k_r$$

$$\frac{10}{2 \cdot 20 \cdot 15} \left[\frac{kN}{mm^2} \right] = 16,7 \ MPa \ \le 136 \ MPa$$

Warunek spełniony.

b) Warunek wytrzymałości na rozciąganie widełek:

$$\sigma = \frac{F}{A} \le k_{rj} \implies A \ge \frac{F}{k_{ri}}$$

$$A \ge \frac{10 \cdot 10^3}{95} \left[\frac{N}{\frac{N}{mm^2}} \right] = 105,3 \ mm^2$$

$$A = 2 \cdot (b - 20) \cdot 15$$

a = 30 mm

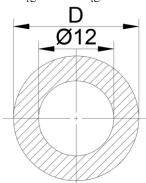
$$(b-20) \cdot 30 \ge 105,3 \ mm^2 => b \ge \frac{105,3}{30} + 20 \ [mm]$$

 $b \ge 23,51 \ mm$

b = 30 mm

Warunek spełniony dla b \geq 23,51 mm, przyjmujemy b = 30 mm.

Wytrzymałość mocowania cięgna na rozciąganie:



Do mocowania cięgna przyjęto gwint wewnętrzny M12. $\sigma = \frac{F}{S} \leq k_{rj}$

$$\sigma = \frac{F}{S} \le k_{rj}$$

$$S \ge \frac{F}{k_{rj}}$$

$$S \ge \frac{10 \cdot 10^3}{95} \left[\frac{N \cdot mm^2}{N} \right] = 10,5 \ mm^2$$

$$S = (D^2 - 12^2) \frac{\pi}{4}$$

$$(D^2 - 12^2) \frac{\pi}{4} \ge 10,5 \ mm^2$$

$$D \ge \sqrt{10,5 \cdot \frac{4}{\pi} + 12^2}$$

$$D \ge 12,55 \ mm$$

D = 14 mm

Warunek spełniony dla $D \ge 12,55$ mm, Przyjmujemy D = 14 mm

Wytrzymałość gwintu w widełkach na nacisk powierzchniowy:

$$p = \frac{F}{A} \le k_0$$

 $p = \frac{F}{A} \le k_o$ Gdzie A to powierzchnia czynna gwintu.

$$A = i \cdot \frac{\pi}{4} \cdot (d^2 - d_3^2)$$

$$i = \frac{H}{n}$$

Gdzie: H – długość czynna gwintu, p – skok gwintu (dla M12 p = 1,75mm), d – średnica gwintu, d₃ – średnica rdzenia śruby wchodzącej w otwór.

$$p = \frac{F}{\frac{H}{p} \cdot \frac{\pi}{4} (d^2 - d_3^2)} \le k_o => H \ge \frac{4Fp}{\pi (d^2 - d_3^2) k_o}$$
$$k_o = 0.8 \cdot k_{rj} = 0.8 \cdot 95 = 76 MPa$$

$$H \geq \frac{40 \cdot 1,75 \cdot 10^3}{\pi (12^2 - 10,2^2) \cdot 76} \left[\frac{N \cdot mm}{mm^2 \cdot MPa} \right]$$

 $H \ge 7,33 \,\mathrm{mm}$

Warunek spełniony dla $H \ge 7,33$ mm, Przyjmujemy H = 10 mm

p = 1,75 mm

H = 10 mm

Literatura:

- 1. https://virgamet.pl/20h-1-7027-20cr4-5120-20ch-stal-do-naweglania
- 2. https://pasaz24.blob.core.windows.net/web2845/files/W%C5%82asno%C5%9Bci%20wytrzyma%C5%82o%C5%9Bciowe%20niekt%C3%B3rych%20gatunk%C3%B3w%20stali%20oraz%20napr%C4%99%C5%BCenia%20dopuszczalne.pdf
- 3. http://imiue.polsl.pl/download/subject/151 Instrukcja-BadanieZachowaniaZginanie.pdf
- 4. Pomoce udostępnione w ramach wykładu z Projektowania elementów i zespołów mechanicznych
- 5. https://www.pkm.edu.pl/index.php/polocenia-obl/spawane-obl/369-01060101
- 6. https://pkm.edu.pl/index.php/component/content/article/86-0106/363-01060204
- 7. https://euro-met.pl/katalogi/item/sworzen-z-lbem-walcowym-z-czopem-gwintowanym
- 8. http://www.elektronik.lodz.pl/gwinty/oblicz.htm
- 9. A. Rutkowski A. Stepniewska Zbiór zadań z części maszyn
- 10. https://darmet.com.pl/pl/informacje-techniczne/4648-tabela-gwintow-metrycznych