

Tab. 4.14 Vzťahy pre výpočet geometrických rozmerov kužeľového ozubeného kolesa s priamymi zubami, **Tvar I**

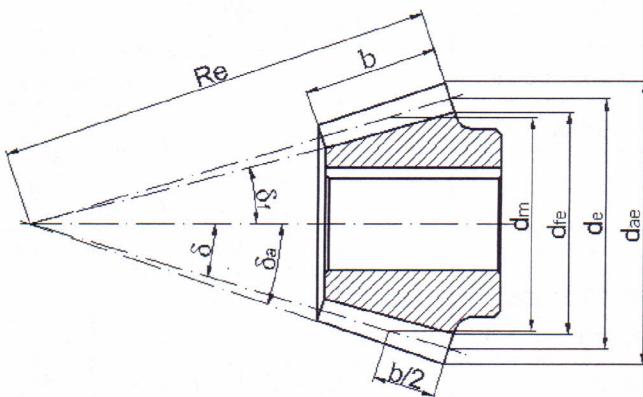
Geometrické prvky	Pastorok	Ozubené koleso
Počet zubov	Z_1	Z_2
Prevodové číslo	$u = \frac{Z_2}{Z_1} = \frac{d_2}{d_1} = \frac{n_1}{n_2} = \frac{\omega_1}{\omega_2}$	
Maximálny modul na valivom kuželi v čelnej rovine (tab. 4.15)		m_{te} (normalizovaný)
Uhol záberu nástroja		$\alpha_t = 20^\circ$
Polovičný vrcholový uhol valivého kužeľa	$\delta_1 = \arctan \frac{Z_1}{Z_2}$	$\delta_2 = 90^\circ - \delta_1$
Počet zubov rovinného kolesa		$Z_e = \sqrt{Z_1^2 + Z_2^2}$ (nezaokruhľovať)
Dĺžka povrchovej priamky valivého kužeľa		$R_e = \frac{m_{te} \cdot Z_e}{2}$
Výška hlavy zuba		$h_{ae} = h_a^* \cdot m_{te}$ ($h_a = 1$)
Výška päty zuba		$h_{fe} = (h_a^* + c_a^*) \cdot m_{te}$ ($c_a^* = 0,2$)
Priemer rozstupovej kružnice	$d_{e1} = Z_1 \cdot m_{te}$	$d_{e2} = Z_2 \cdot m_{te}$
Priemer hlavovej kružnice	$d_{ae1} = d_{e1} + 2 \cdot h_{ae} \cdot \cos \delta_1$	$d_{ae2} = d_{e2} + 2 \cdot h_{ae} \cdot \cos \delta_2$
Priemer pätnnej kružnice	$d_{fe1} = d_{e1} - 2 \cdot h_{fe} \cdot \cos \delta_1$	$d_{fe2} = d_{e2} - 2 \cdot h_{fe} \cdot \cos \delta_2$
Priemer základnej kružnice	$d_{be1} = d_{e1} \cdot \cos \alpha_t$	$d_{be2} = d_{e2} \cdot \cos \alpha_t$
Hlavová vôľa		$c_a = c_a^* \cdot m_{te} = 0,2 \cdot m_{te}$
Polomer zaoblenia prechodovej krivky		$r_f = r_f^* \cdot m_{te} = 0,3 \cdot m_{te}$
Súčinieľ šírky zuba		$\psi_m = 8$ až 12
Šírka ozubenia	$b_{1,2} = \psi_m \cdot m_{te}$	alebo $b_{1,2} = \psi_k \cdot R_e = 0,3 \cdot R_e$
Uhol hlavy zuba		$\vartheta_a = \arctan \frac{h_{ae}}{R_e}$
Uhol päty zuba		$\vartheta_f = \arctan \frac{h_{fe}}{R_e}$
Uhol zuba		$\vartheta = \vartheta_a + \vartheta_f$
Uhol hlavového kužeľa	$\delta_{a1} = \delta_1 + \vartheta_a$	$\delta_{a2} = \delta_2 + \vartheta_a$
Uhol pätného kužeľa	$\delta_{f1} = \delta_1 - \vartheta_a$	$\delta_{f2} = \delta_2 - \vartheta_a$
Výška hlavového kužeľa	$C_1 = \frac{d_{ae1}}{2 \cdot \tan \delta_{a1}}$	$C_2 = \frac{d_{ae2}}{2 \cdot \tan \delta_{a2}}$
Kontrolný rozmer:		
- konštantná hrúbka zuba		$s_{ce} = m_{te} \cdot \frac{\pi \cdot \cos^2 \alpha_t}{2}$
- konštantná výška zuba		$h_{ce} = h_{ae} - \frac{m_{te} \cdot \pi \cdot \sin 2\alpha_t}{8}$
Toleruje sa konštantná hrúbka zuba (tab. 4.17 a tab. 4.18).		

Tab. 4.15 Moduly kužeľových ozubených kolies m_{te} [mm] podľa STN ISO 678, rad I

1	1,25	1,5	2	2,5	3	4	5	6
8	10	12	16	20	25	32	40	50

Tab. 4.16 Moduly kužeľových ozubených kolies m_{te} [mm] podľa STN ISO 678, rad II

1,125	1,375	1,75	2,25	2,75	3,5	4,5	5,5	(6,5)
7	9	11	14	18	22	28	36	45



Obr. 4.6 Geometrické parametre kužeľového ozubeného kolesa

Príklad výpočtu geometrických rozmerov kužeľového ozubeného pastorka s priamymi zubami TVAR I (z obr. 4.7):

Počet zubov kužeľového pastorka $z_1 = 16$.

Počet zubov spolužaberajúceho kužeľového kolesa $z_2 = 49$.

$$\text{Prevodové číslo} \quad u = \frac{z_2}{z_1} = \frac{49}{16}$$

$$u = 3,0625.$$

Maximálny modul na valivom kuželi v čelnej rovine

$$m_{te} = 5 \text{ mm} \text{ (normalizovaná hodnota).}$$

Uhol záberu nástroja $\alpha_t = 20^\circ$ (normalizovaná hodnota).

$$\text{Polovičný vrcholový uhol valivého kužeľa} \quad \delta_1 = \arctan \frac{z_1}{z_2} = \arctg \frac{16}{49}$$

$$\delta_1 = 18,083445^\circ.$$

$$\text{Počet zubov rovinného kolesa} \quad z_e = \sqrt{z_1^2 + z_2^2} = \sqrt{16^2 + 49^2}$$

$$z_e = 51,546096 \text{ (nezaokrúhľovať).}$$

$$\text{Dĺžka povrchovej priamky valivého kužeľa} \quad R_e = \frac{m_{te} \cdot z_e}{2} = \frac{5 \cdot 51,546096}{2}$$

$$R_e = 128,865 \text{ mm.}$$

$$\text{Výška hlavy zuba} \quad h_{ae} = h_a^* \cdot m_{te} = 1 \cdot 5 \Rightarrow h_{ae} = 5 \text{ mm.}$$

$$\text{Výška päty zuba} \quad h_{fe} = (h_a^* + c_a^*) \cdot m_{te} = (1 + 0,2) \cdot 5 \Rightarrow h_{fe} = 6 \text{ mm.}$$