

特点

分类

齿廓定角速比传动

固定的节点

不论两齿廓在何位置接触，过其接触点所作两齿廓的公法线均须与连心线交于一固定的点P(节点)

(节点位置固定-->节圆) (两节圆纯滚动) (节圆出现在两齿轮啮合时)

$$i_{12} = \frac{\omega_1}{\omega_2} = \frac{\overline{O_2 P}}{\overline{O_1 P}}$$

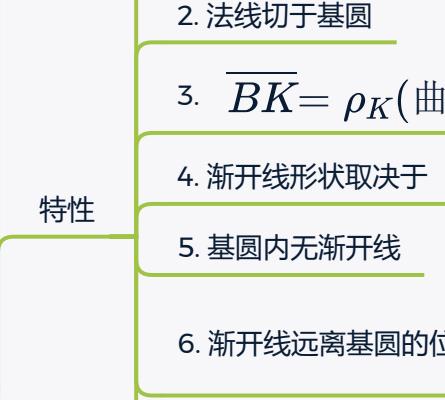
摆线

满足条件的轮廓曲线

渐开线

圆弧线

.....



渐开线齿廓

特性

$$1. \overline{BK} = \widehat{BA}$$

2. 法线切于基圆

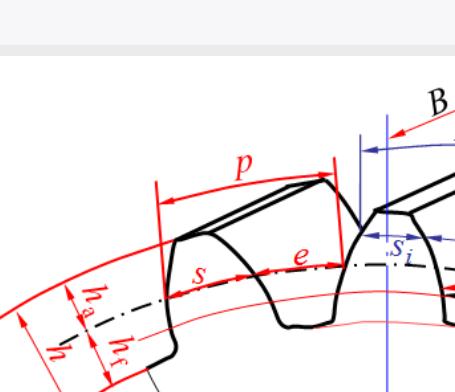
$$3. \overline{BK} = \rho_K (\text{曲率半径})$$

4. 渐开线形状取决于 r_b

5. 基圆内无渐开线

$$6. \text{渐开线远离基圆的位置压力角大 } \cos \alpha_K = \frac{r_b}{r_K}$$

7. 同一基圆上两条渐开线间的公法线长度处处相等 (等于两渐开线间的基圆弧长)



$$\text{渐开线方程} \left\{ \begin{array}{l} r_K = \frac{r_b}{\cos \alpha_K} \\ \operatorname{inv} \alpha_K = \tan \alpha_K - \alpha_K \end{array} \right.$$

啮合线为一直线，作用力方向恒定

啮合特点

传动比恒定

中心可分离性

齿轮各部分名称及符号

齿顶圆 r_a, d_a

齿根圆 r_f, d_f

齿厚 s

齿槽宽 e

齿距 $p = s + e$

分度圆 r, d

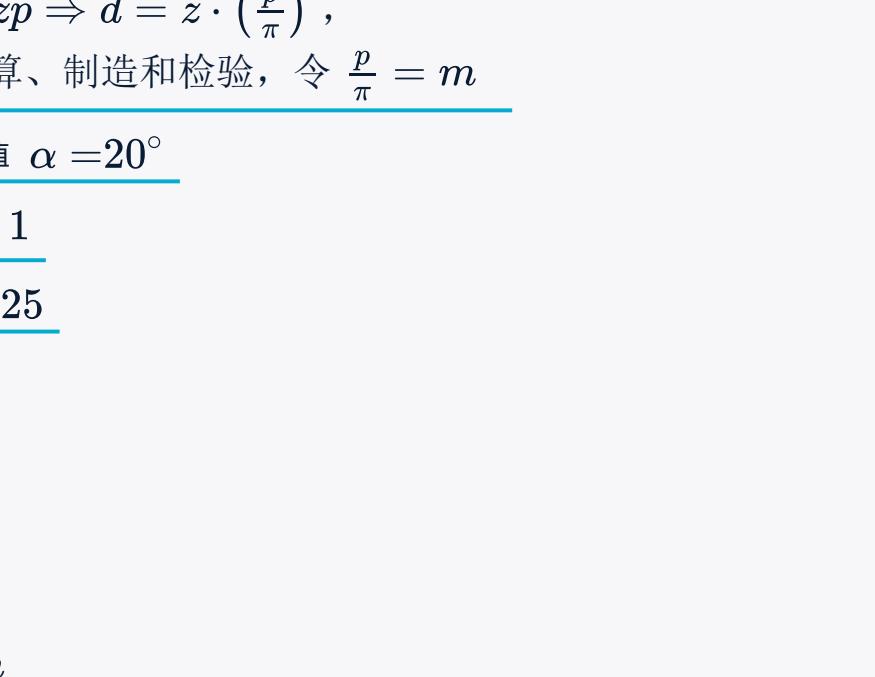
齿顶，齿顶高 h_a

齿根，齿根高 h_f

齿全高 $h = h_a + h_f$

基圆 r_b, d_b

基圆齿距 p_b, p_n



齿数 z

$$\text{因 } \pi d = zp \Rightarrow d = z \cdot \left(\frac{p}{\pi}\right),$$

模数 m 为便于设计、计算、制造和检验，令 $\frac{p}{\pi} = m$

压力角 α 分度圆压力角，标准值 $\alpha = 20^\circ$

齿顶高系数 h_a^* 标准值 $h_a^* = 1$

顶隙系数 c^* 标准值 $c^* = 0.25$

$$d = mz$$

$$d_b = d \cos \alpha$$

$$h_a = h_a^* m$$

$$c = c^* m$$

$$h_f = h_a + c = h_a^* m + c^* m$$

$$h = h_a + h_f$$

$$d_a = d + 2h_a = mz + 2h_a^* m$$

$$d_f = d - 2h_f = mz - 2(h_a^* + c^*) m$$

$$p = \pi m$$

$$s = e = \frac{\pi m}{2}$$

任意圆齿厚

$$s_k = r_k \left[\left(\frac{s}{r} \right) - 2(\operatorname{inv} \alpha_k - \operatorname{inv} \alpha) \right]$$

$$p_b = \pi m \cdot \cos \alpha = p_n$$

标准中心距

$$a = \frac{m}{2}(z_1 + z_2)$$

齿轮机构

渐开线齿轮啮合

啮合过程

实际啮合线段 $B_1 B_2$

齿廓工作段

理论啮合线段 $N_1 N_2$

啮合条件 $p_{b1} = p_{b2} \Rightarrow \pi m_1 \cos \alpha_1 = \pi m_2 \cos \alpha_2 \Rightarrow \left\{ \begin{array}{l} m_1 = m_2 = m \\ \alpha_1 = \alpha_2 = \alpha \end{array} \right.$

传动比 $i_{12} = \frac{\omega_1}{\omega_2} = \frac{n_1}{n_2} = \frac{d_2'}{d_1'} = \frac{d_{b2}}{d_{b1}} = \frac{d_2}{d_1} = \frac{z_2}{z_1}$

啮合角：两齿轮传动时，节点P的周向速度方向与啮合线N1N2之间所夹的锐角

标准中心距条件 齿侧间隙为零

顶隙为标准值

标准中心距 $a = r_1 + r_2 = \frac{m}{2}(z_1 + z_2)$

渐开线齿轮传动的啮合角 α 就等于其节圆压力角

标准啮合与非标准啮合两者关系 $a \cos \alpha = a' \cos \alpha'$

重合度 $\varepsilon_\alpha = \overline{B_1 B_2} / p_b$

最大1.981

连续传动条件：前一对轮齿尚未能脱离啮合时，后一对轮齿就要及时进入啮合，即 $\varepsilon_\alpha \geq 1$

计算 $\varepsilon_\alpha = \overline{B_1 B_2} / p_b = \frac{\overline{PB_1} + \overline{PB_2}}{\pi m \cos \alpha} = \frac{[z_1(\tan \alpha_{a1} - \tan \alpha') + z_2(\tan \alpha_{a2} - \tan \alpha')]}{2\pi}$

啮合线 $N_1 N_2$

啮合点 P

啮合角 α

啮合线段 $B_1 B_2$

齿廓工作段

啮合线段 $N_1 N_2$

啮合点 P

啮合角 α

啮合线段 $B_1 B_2$

齿廓工作段

啮合线段 $N_1 N_2$

啮合点 P

啮合角 α

啮合线段 $B_1 B_2$

齿廓工作段

啮合线段 $N_1 N_2$

啮合点 P

啮合角 α

啮合线段 $B_1 B_2$

齿廓工作段

啮合线段 $N_1 N_2$

啮合点 P

啮合角 α

啮合线段 $B_1 B_2$

齿廓工作段

啮合线段 $N_1 N_2$

啮合点 P

啮合角 α

啮合线段 $B_1 B_2$

齿廓工作段

啮合线段 $N_1 N_2$

啮合点 P

啮合角 α

啮合线段 $B_1 B_2$

齿廓工作段

啮合线段 $N_1 N_2$

啮合点 P

啮合角 α

啮合线段 $B_1 B_2$

齿廓工作段

啮合线段 $N_1 N_2$

啮合点 P

啮合角 α

啮合线段 $B_1 B_2$

齿廓工作段

啮合线段 $N_1 N_2$

啮合点 P

啮合角 α

啮合线段 $B_1 B_2$

齿廓工作段

啮合线段 $N_1 N_2$

啮合点 P

啮合角 α

啮合线段 $B_1 B_2$

齿廓工作段

啮合线段 $N_1 N_2$

啮合点 P

啮合角 α

啮合线段 $B_1 B_2$

齿廓工作段

啮合线段 $N_1 N_2$

啮合点 P

啮合角 α

啮合线段 $B_1 B_2$

齿廓工作段

啮合线段 $N_1 N_2$

啮合点 P

啮合角 α

啮合线段 $B_1 B_2$

齿廓工作段

啮合线段 $N_1 N_2$

啮合点 P

啮合角 α

啮合线段 $B_1 B_2$

齿廓工作段

啮合线段 $N_1 N_2$

啮合点 P

<p