1 凸轮

2.3.2 基本参数

基圆半径(理论廓线最小)

2 齿轮结构,轮系和齿轮传动

本章节主要考点为齿轮机构的特点和类型, 啮合基本定理,渐开线轮廓,部分名称和基本尺 寸。渐开线尺寸的啮合和切齿原理,定轴轮系传 动笔计算和齿轮传动的失效形式,设计准则。强 度?? 圆柱齿轮传动的受力分析和强度计算。 记住以下五个基本参数: 齿数,模数,分度 圆压力角,齿顶高系数,顶隙系数。注意中心距 不是基本参数。

齿数 Z

模数 m (mm)

$$l = \pi d = pz \implies d = \frac{p}{\pi}z \tag{1}$$

$$m = \frac{p}{m} \tag{2}$$

分度圆压力角 α 渐开线某一点的速度方向(切线)和其受力(和原点连线垂线)。

2.1 齿轮机构的特点和类型

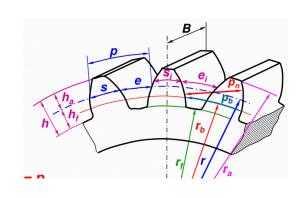
2.2 特点

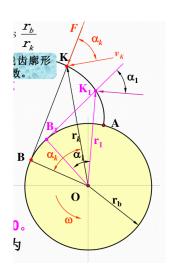
传动比准确, 传动平稳

效率高 大于 99%

主要是平面齿轮机构(柱)和空间齿轮机构(锥)。

2.3 部分名称和基本尺寸





2.3.1 部分名称

齿顶圆 (above)

 d_a, r_a, h_a

齿根圆 r_f, d_f, h_f

齿厚 e_i

齿槽宽 Si

齿距 $p_i = e_i + s_i$

分度圆 $e_i = s_i$ 时候的圆,规定的计算基准圆

齿全高 $h = h_a + h_f$

齿宽 B

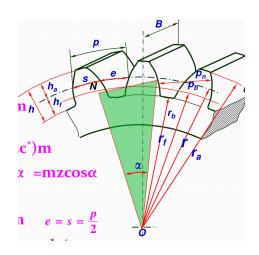
$$\cos \alpha_k = \sin \angle BKO = \frac{BO}{BK} = \frac{r_b}{r_k}$$

不同半径处 α 还不一样。基,齿顶,分度圆的 r_k 分别为 r_b , r_a , r

齿顶高系数 h_a^*

顶隙系数 c*

2.3.3 主要计算公式



对于直线:

$$h_a = h_a^* m$$

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

$$h = h_a + h_f = (c^* + 2h_a^*)$$

$$c = c * m$$

为什么规定齿根高要比齿顶高大呢?显然我 2.5 定轴轮系传动比 不知道。

并且对于正常齿, 1,0.25。短, 0.8,0.3。这个 2.6 失效形式和设计准则 参数是你应该记住的,题目中有时候不会给出。 你在算 m 的时候用的是分度圆的, 但题目往往不 2.7 受力分析和强度计算 会给出分度圆的。

对于圆:

分度圆直径 d = mz

齿顶圆直径 $d_a = d + 2h_a = (z + 2h_a^*)m$

齿根圆直径 $d_f = d - 2\mathbf{h_f} = (z - 2h_a^* - 2c^*)m$

基圆半径 $d_b = d \cos \alpha = mz \cos \alpha$

对于弧

分度圆齿距 $m = \frac{p}{\pi}$

法向齿距 $p\cos\alpha$

> 对于内齿轮的话, $d_a = d - 2h_a, d_f =$ $d + 2h_f$

重要概念

• 节圆的大小随中心距变化而变化。分度圆的 大小只要齿轮加工好后就确定了

- 分度圆的半径不能大于节圆的半径。
- 分度圆: 任一齿轮都有大小确定的分度圆。节 圆:一对齿轮啮合时才存在,表明齿轮啮合 特性

2.4 渐开线尺寸的啮合和切齿原理

2.4.1 正确啮合条件

$$m_1 = m_2 = m$$
$$\alpha_1 = \alpha_2 = 20$$

- 2.4.2 标准安装条件
- 2.4.3 连续传动条件
- 2.4.4 仿形法
- 2.4.5 展形法