# 第八章 齿轮传动

## ◆本章学习目标

齿轮机构的特点和类型,齿轮啮合的基本原理,圆柱齿轮和圆锥齿轮的实效形式和设计方法。

## ◆本章学习要求

掌握: 圆柱齿轮传动基本参数的概念和齿轮基本尺寸计算, 直齿圆锥齿轮传动基本参数的概念和齿轮基本尺寸计 算,渐开线圆柱齿轮传动强度计算的原理和方法,直 齿圆锥齿轮传动强度计算的方法,齿轮的结构设计。

了解: 渐开线性质、渐开线齿轮啮合特性,渐开线齿轮的展成加工原理、齿轮根切,齿轮传动的主要实效形式及设计准则,常用齿轮材料及热处理方法的选择,齿轮传动的润滑方法。

# 8.1 概述

#### 8.1.1 齿轮传动的特点

#### 优点:

- ①传动比准确、传动平稳。
- ②功率范围大,从几瓦到10万千瓦;圆周速度大,高达300 m/s。
- ③效率高(η→0.99)传动。
- ④结构紧凑。
- ⑤使用寿命长、工作安全可靠。

缺点:要求较高的制造和安装精度,加工成本高、 不适宜远距离传动(如单车)。

## 8.1.2 齿轮传动的类型

平面齿轮传动 (两轴线平行) 齿 轮 传 动 空间齿轮传动 (两轴线不平行)

直齿圆柱齿轮传动

斜齿圆柱齿轮传动

圆锥齿轮传动

(两轴相交)

人字齿轮传动(图e)

<u>外啮合</u>(图d) 内啮合 齿轮齿条啮合 直齿(图f)

外啮合(图a)

齿轮齿条啮合(图c)

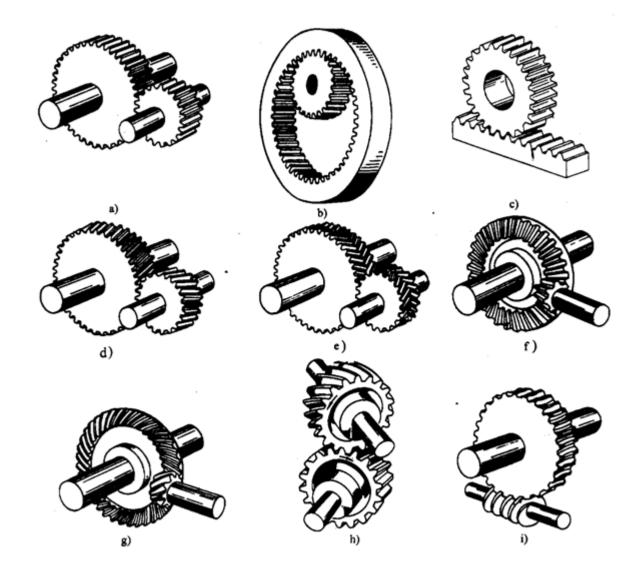
<u>内啮合(图b)</u>

斜齿 曲齿(图

曲齿(图g)

<u>交错轴斜齿圆柱齿轮传动</u>(图h)

蜗杆蜗轮传动(图i)



# 8.2 渐开线齿廓

#### 8.2.1 渐开线的形成

渐开线-----条直线在圆上作纯滚动时, 直线上任一点的轨迹

BK-发生线,基圆半径-r,

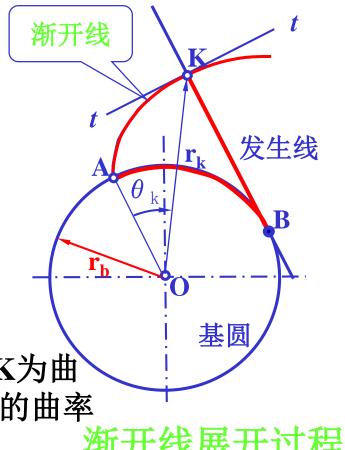
#### 8.2.2 渐开线的性质

$$(1)\widehat{AB} = \overline{BK};$$

(2)B点为渐开线上K点处的曲率中心,BK为曲 率半径。 渐开线上离基圆越远处,相应的曲率

半径越大

(3)渐开线上任意点的法线切于基圆



#### (4)渐开线齿廓任意点的压力角

定义: 啮合时K点正压力方向与速度方向所夹锐角为渐开线上该点之压力角  $\alpha_k$ 。

$$\cos \alpha_k = r_b/r_k$$

•向 $\alpha_{\rm k}$ 越小,渐开线上的压力角越小,传

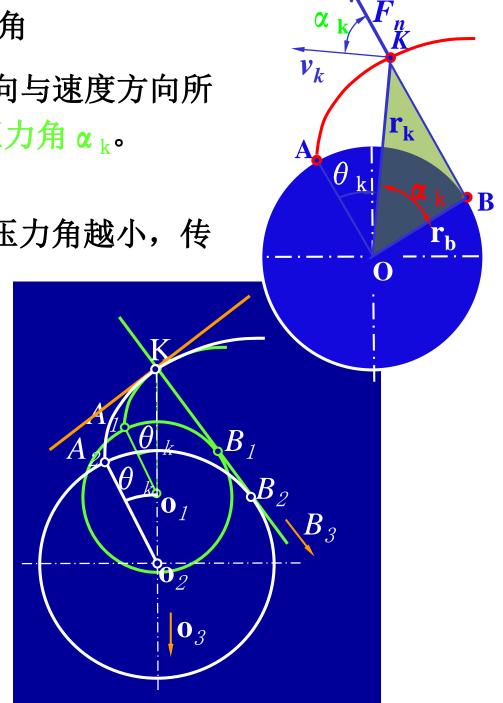
力特性越好;

•基圆上压力角为零。

#### (5)渐开线形状取决于基圆

 $\mathbf{r}_{b}$ 越小,渐开线越弯曲,反之,则越平直。当 $\mathbf{r}_{b}$  $\rightarrow \infty$ 变成直线(齿条)。

(6)基圆内无渐开线



#### 8.2.3 渐开线齿廓的啮合特点

#### 1.渐开线齿廓能实现定比传动

两齿廓在任意点K啮合时,过K作两齿廓的公法线 $N_1N_2$ ,是基圆的切线,为定直线。

两轮中心连线也为定直线,故交点P必为定点。

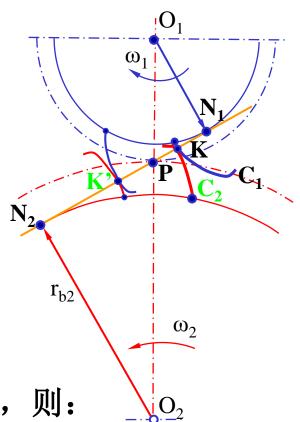
根据三心定理,P为两齿轮的相对速度瞬心,则是

$$v_1=v_2=\omega_1O_1P=\omega_2O_2P$$
  
 $i_{12}=\omega_1/\omega_2=O_2P/O_1P=const$ 

结论:一对渐开线齿轮传动具有瞬时传动比恒定的特性。

节点—P

节圆—分别以 $O_1$ 、 $O_2$ 为圆心,过节点P所作的两个相切的圆



#### 2.中心距可分性

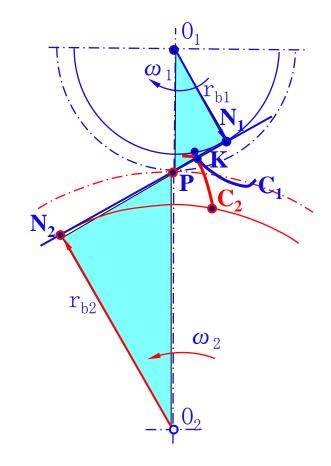
 $\triangle O_1N_1P \hookrightarrow \triangle O_2N_2P$ 

故传动比又可写成:

$$i_{12} = \omega_1/\omega_2 = O_2P/O_1P = r_2/r_1$$
, =  $r_{b2}/r_{b1} = const$ 

传动比--基圆半径成反比。

实际安装中心距略有变化时,不影响*i<sub>12</sub>*,一特性称为中心距可分性。

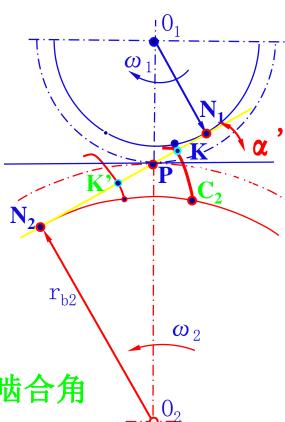


由于上述特性,工程上广泛采用渐开线齿廓曲线。

#### 3.四线合一

 $N_1N_2$ 是啮合点的轨迹,称为<u>啮合线</u>

啮合线、过啮合点的公法线、基圆的内公切 线和正压力作用线四线合一。

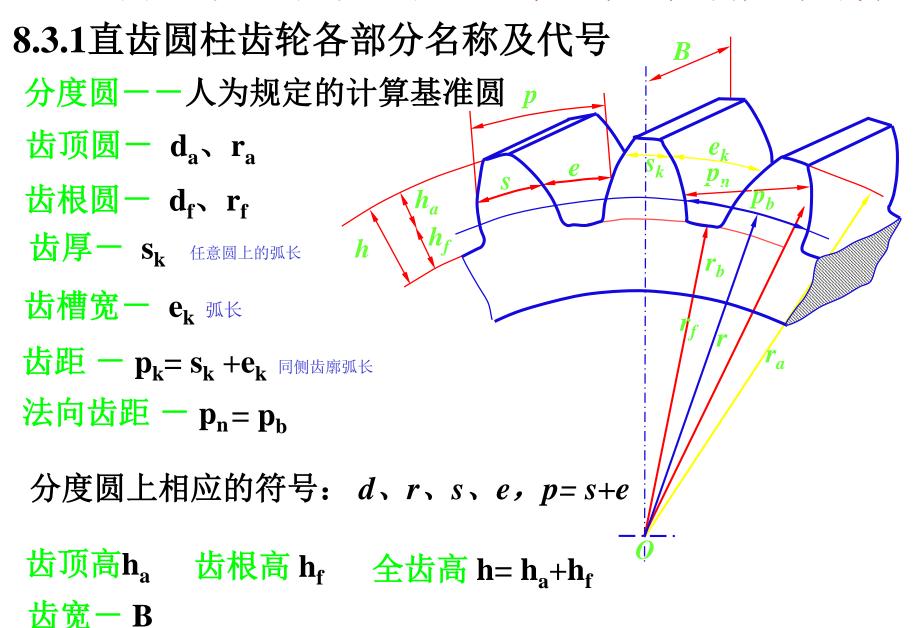


#### 4.啮合角不变

啮合线与节圆公切线之间的夹角  $\alpha'$ ,称为啮合角

渐开线齿轮传动中啮合角为常数,在数值上等于节圆上的压力角。

## 8.3 渐开线直齿圆柱齿轮的基本参数及几何尺寸计算



## 8.3.2 直齿圆柱齿轮的基本参数

- ①齿数一z
- ②模数-m 分度圆周长: πd=zp, => d=zp/π

人为规定:  $m=p/\pi$ , 称为模数m, 模数的单位: mm。

于是有: d=mz

③压力角

定义分度圆压力角为齿轮的压力角。

规定标准值:  $\alpha = 20^{\circ}$ 

分度圆 ---是齿轮上具有标准模数和标准压力角的圆。

④齿顶高系数ha\*

齿顶高: h<sub>a</sub>=h<sub>a</sub>\*m

⑤顶隙系数c\*

齿根高: h<sub>f</sub>=(h<sub>a</sub>\* +c\*)m

正常齿:  $h_a^*=1$ ,  $c^*=0.25$ 

短齿制:  $h_a^*=0.8$ ,  $c^*=0.3$ 

8.3.3 渐开线标准直齿圆柱齿轮的几何尺寸计算

分度圆直径: d=mz

齿顶高: h<sub>a</sub>=h<sub>a</sub>\*m

齿根高: h<sub>f</sub>=(h<sub>a</sub>\* +c\*)m

齿高: h=h<sub>a</sub>+h<sub>f</sub>

齿顶圆直径:  $d_a = d + 2h_a$ 

齿根圆直径:  $d_f=d-2h_f$ 

基圆直径:  $d_b = d\cos\alpha$ 

齿距: P=πm

齿厚: s=p/2

标准中心距:  $a=1/2(z_1+z_2)m$ 

基圆齿距:  $p_b = p\cos\alpha$ 

#### 8.3.4 内齿轮

结构特点:轮齿分布在空心圆柱体内表面上。

- 1)轮齿与齿槽正好与外齿轮相反。
- 2)  $d_f > d > d_a$

#### 8.3.5 齿条

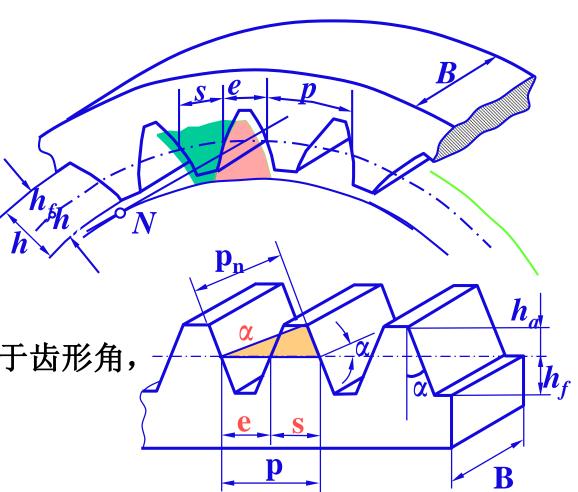
z→∞, 齿廓曲线→直线

#### 特点:

1)压力角处处相等,且等于齿形角,

标准值:  $\alpha = 20^{\circ}$ 

2) 齿距处处相等: p= π m



# 8.4 渐开线齿轮的啮合

#### 8.4.1 渐开线齿轮正确啮合条件

要使进入啮合区内的各对齿轮都能正确地进入啮合,两齿轮的相邻两齿同侧齿廓间的法向距离应相等:

$$p_{b1} = p_{b2}$$

 $p_h = \pi \, \text{mcos} \, \alpha \, \text{代入得}$ :

$$\mathbf{m}_1 \mathbf{cos} \ \mathbf{\alpha} \ _1 = \mathbf{m}_2 \mathbf{cos} \ \mathbf{\alpha} \ _2$$

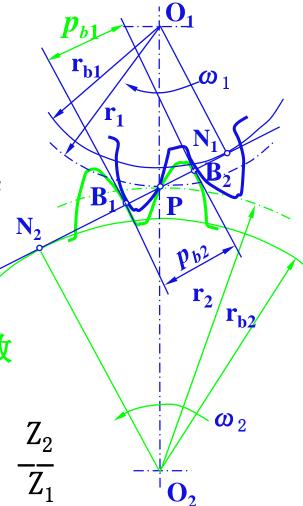
m和  $\alpha$  都取标准值,使上式成立的条件为:

$$\mathbf{m}_1 = \mathbf{m}_2$$
 ,  $\boldsymbol{\alpha}_1 = \boldsymbol{\alpha}_2$ 

#### 结论:

一对渐开线齿轮的正确啮合条件是它们模数和压力角应分别相等。

传动比: 
$$i_{12} = \frac{\omega_1}{\omega_2} = \frac{d'_2}{d'_1} = \frac{d_{b2}}{d_{b1}} = \frac{d_2}{d_1} = \frac{Z_2}{Z_1}$$



为了便于润滑、制造和装配误差,以及受力受热变形膨胀所引起的挤压现象,实际上侧隙不为零,由公差保证。

#### 8.4.2 标准中心距

对标准齿轮,确定中心距a时,应满足要求:

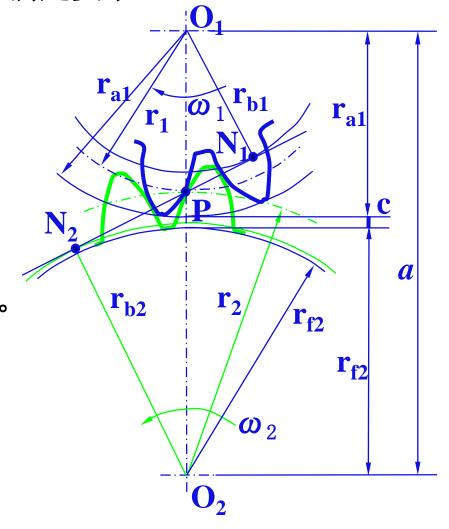
理论上齿侧间隙为零

此时有:

$$a=(d'_1+d'_2)/2=(d_1+d_2)/2$$
  
= $m(z_1+z_2)/2$ 

实际上,齿侧有必要的微小侧隙。在标准安装时节圆与分度圆重合。

因此有:  $\alpha' = \alpha$ 



提问:分度圆与节圆、压力角与啮合角的区别?

## 8.4.3 渐开线齿轮的连续传动条件

B<sub>2</sub>----起始啮合点

B<sub>1</sub> ---终止啮合点

 $B_1B_2$  一实际啮合线

N<sub>1</sub>N<sub>2</sub> 一理论啮合线,即为理论上可能的最长啮合线

为保证连续传动,要求:

实际啮合线段 $B_1B_2 \ge p_h$  (齿轮的法向齿距),

即:  $B_1B_2/p_b \geqslant 1$ 

定义:  $\varepsilon = B_1 B_2/p_b$  为一对齿轮的重合度

一对齿轮的连续传动条件是:  $\varepsilon \geq 1$ 

