

# 齒 輪 傳 动 的 基 本 知 識

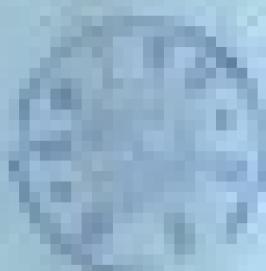
米 扎 金 特 列 尔 著



機 械 工 业 出 版 社

# 生物 動植物 的基本知識

新編生物學教科書



新編生物學教科書

# 齒輪傳動的基本知識

米扎金特列爾著

鄭志峰譯



机械工业出版社

1958

## 出版者的話

在各种机器上，要使旋转运动从这根轴传到另一根轴，多半是用齿轮传动，因此作为一个机工对各种齿轮的性能、传动比的关系和齿轮各部分计算的要素等必须有个了解，只有这样才能对齿轮进行加工、计算、修理和装配等工作。本书着重介绍齿轮传动的基本知识，书中列有许多计算公式和计算实例，使读者学习起来更加方便。

本书是根据「苏联齿轮工革新者丛书」第一册翻译的，其他各册将在编写「机械工人活页学习材料」时作为资料。

本书可供齿轮工、装配工和修理工学习。

苏联 М. Л. Миценгендлер 著‘Основные сведения о зубчатых передачах’(Машгиз 1956 年第一版)

\*

\*

\*

NO. 1842

1958年9月第一版 1958年9月第一版第一次印刷

787×1092<sup>1/32</sup> 字数 47 千字 印张 2<sup>1/8</sup> 00,001—15,100册

机械工业出版社(北京东交民巷 27 号)出版

机械工业出版社印刷厂印刷 新华书店发行

北京市书刊出版营业登记证字第 008 号 定价(10) 0.34 元

# 目 次

原序 .....	4
<b>一 齿輪嚙合的理論要素 .....</b>	<b>5</b>
1 关于漸伸線和漸伸線嚙合的概念 .....	5
2 轉數比 .....	9
3 齒輪的類型 .....	13
<b>二 圓柱齒輪 .....</b>	<b>14</b>
4 圓柱齒輪的特性 .....	14
5 外嚙合直齒圓柱齒輪 .....	12
6 原始齒廓 .....	16
7 內嚙合圓柱齒輪 .....	18
8 外嚙合直齒圓柱齒輪的修正 .....	20
9 斜齒圓柱齒輪 .....	34
<b>三 圓錐齒輪 .....</b>	<b>43</b>
10 基本概念 .....	43
11 斜齒圓錐齒輪 .....	49
12 曲齒圓錐齒輪 .....	53
13 直齒圓錐齒輪的修正 .....	54
<b>四 蝸輪傳動 .....</b>	<b>57</b>
14 蝸杆要素 .....	58
15 蝸輪要素 .....	59
16 跟圓柱齒輪相嚙合的螺旋要素計算 .....	60
<b>附录 齒輪工作圖的制訂 .....</b>	<b>64</b>

## 原序

在有历史意义的苏联共产党第廿次党代表大会上，通过了發展苏联国民经济的第六个五年计划的指令。

指令中載明大力發展机器制造业，在机器机床和机械制造中要繼續进行技术革新。

在机器制造中，齒輪傳動的生产范围極广。在齒輪加工工作者、生产革新者、机床修配工作者、工長和技术工作者面前提出了各种提高齒輪傳動工作質量和增加齒輪加工机床生产率的問題。所有这些問題都要求提高齒輪制造者的技艺水平和提高齒輪加工工人、机床修配工人和工長在齒輪加工工艺方面的熟練程度。

为了上述的目的，乃編出了一套齒輪生产革新者的叢書。

本叢書計包括九册，其目录一覽表皆列于叢書每册的卷末中。

叢書所包括的內容为基本知識、齒輪切削机床調整須知、齒輪加工缺陷的消除、齒輪檢查，在其余各册中則綜合了許多工厂在齒輪傳動生产方面的經驗。

由于在齒輪制造工艺的某些文献中，对于个别問題的叙述上特别是在制造高精度齒輪的方面有一些明显的缺点，所以在本叢書中对这些問題首先予以闡明。这样，就毫无疑问的会引起广大熟練工人以及其他同齒輪生产有直接关系的工作者們对它發生兴趣。

对本叢書的指导和批評意見請寄到下面的地址：列寧格勒捷尔任斯基大街十号国立机器制造書籍出版社列寧格勒分社。

編者



## 一 齒輪嚙合的理論要素

在机器和仪器中，要把旋轉运动从这一根軸傳到另一根軸上时，多半是采用齒輪傳動。齒輪傳動的輪子彼此間进行嚙合。傳出旋轉运动的齒輪，叫做主動輪，而接受这个旋轉运动的齒輪就叫做從動輪。

能够傳遞大功率，保証一定的傳動比，傳動平稳，傳動效率高以及其他一系列的优点，使齒輪傳動得到了广泛的应用。

差不多所有近代的机器和仪器：例如汽車、航空发动机、拖拉机、农業机械、金屬切削机床、精密仪器的机构、計算机、鐘表以及其他等等，都有齒輪傳動。

齒輪傳動不仅用于傳遞旋轉运动，而且也用在变旋轉运动为往复直線运动的机构中。

### 1 关于漸伸線和漸伸線嚙合的概念

齒輪上的齒廓形状并不是任意做成的，而是一种特別的曲綫。从工艺上講，构成齒廓的这种曲綫应当是容易制造的，而漸伸線就能滿足这个要求。

在近代机器制造中，应用最广的是由两个对称漸伸線构成齒廓面的齿。

漸伸線是这样一种曲綫，它由跟圓周相切的切綫上的一点 A

描绘而成，如果切线在点A的这边或另外一边沿圆周做无滑动的滚动时(图1)，就可以构成两个对称的渐伸线，其方向彼此相反。

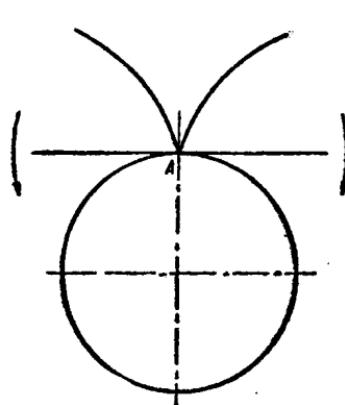


圖1 對稱的漸伸線。

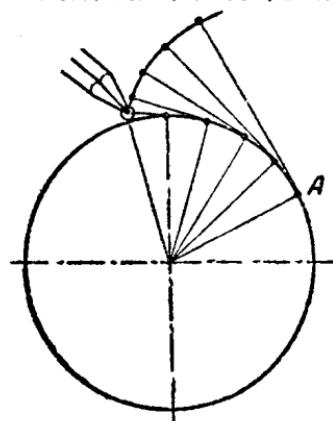


圖2 漸伸線的描繪。

用于构成渐伸线齿廓面的切线，叫做母线。

渐伸线有时叫做展开圆，如果研究一下简单的描绘渐伸线的方法时，这个名称就变成很明白的了。

在一个不动的圆柱体上，缠绕一根线，并把它的一端固定于A点，在线另一端的环中套上一枝铅笔，使线在拉紧的状态下，卷向圆周或离开圆周，于是铅笔尖就在垂直于圆柱体轴线的纸面上绘出一个曲线(图2)，这就是渐伸线。

可展开而构成渐开线齿廓的圆周，叫做基圆。

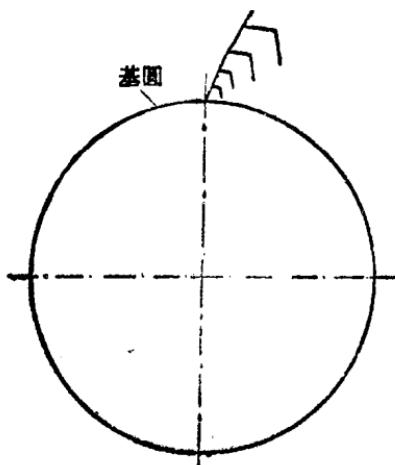


圖3 在同一个漸伸線上不同尺寸的齒的位置。

在一定直徑的基圓上，可以繪出很多的漸伸線，但完全一樣：它們的形狀仅仅跟基圓的直徑有关。同一条漸伸線同时可做为大齒和小齒的齒廓（圖 3）。

讓我們来研究一下由两个輪子組成的齒輪傳動，当轉動时一个輪子在另一个上面滾動。

把一个輪子的輪齒引入另一个的齒槽中，并且使两齒廓在中  
心綫  $O_1O_2$  上一点  $P$  处互相接觸。 $P$  点叫做嚙合極點（圖 4）。

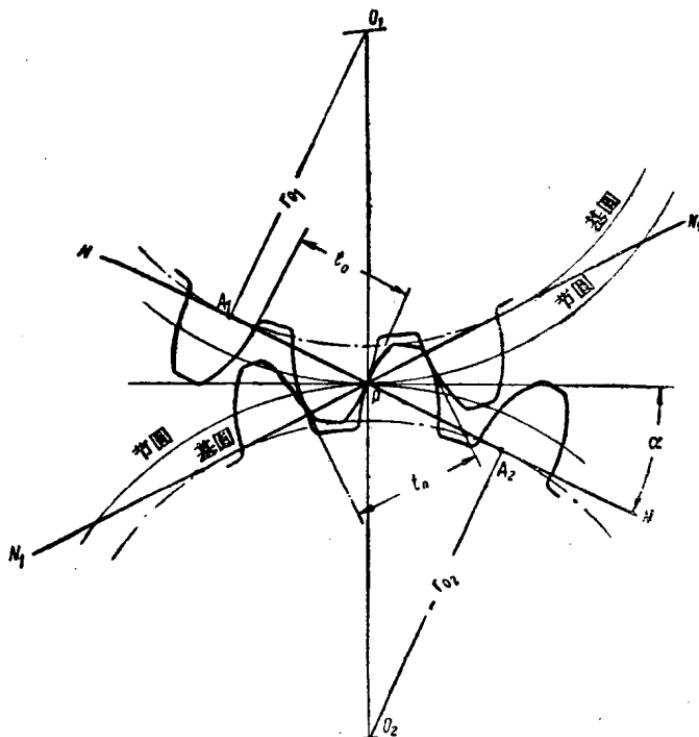


圖 4 兩個圓柱齒輪的漸伸線嚙合。

通过这个極點，半徑為  $O_1P$  和  $O_2P$  的两个齒輪的圓周，叫做  
节圆。

在节圆的啮合极点上，两轮的圆周速度相等，因而彼此能无滑动的互相滚过。

经过  $P$  点作直线  $NN'$ ，使跟两个基圆相切。切线  $NN'$  跟垂直于中心线  $O_1O_2$  的直线组成角  $\alpha$ 。另外一个跟直线  $NN'$  相同的直线  $N_1N_1'$  同样的也切在基圆上。从中心  $O_1$  和  $O_2$  画垂直于直线  $NN'$  的垂线  $O_1A_1$  和  $O_2A_2$ 。显然，这垂线  $O_1A_1$  和  $O_2A_2$  即是这基圆的半径。当直线  $NN'$  沿基圆滚动时，在这直线上的任意一点都可以描绘出渐伸线而构成齿廓。

齿廓的接触点总是位于两个基圆的切线上，这条直线叫做啮合线。它跟母线  $NN'$  重合在一起。当齿轮传动旋转到啮合线上的  $A_1$  点时，主动轮齿根部就进入工作，跟从动轮的齿顶相接触（图 5）；之后，齿廓的接触点沿  $A_1PA_2$  移动（图 4），移动到  $A_2$  时（图 5）两个齿就离开啮合。在啮合线  $NN'$  上的线段  $A_1$  和  $A_2$  叫做啮合长度（图 4）。

齿轮的运动是由于主动轮的齿面对从动轮的齿面发生压力。这个压力  $Q$  是沿着啮合线  $NN'$  的方向（图 5）跟基圆相切，而不

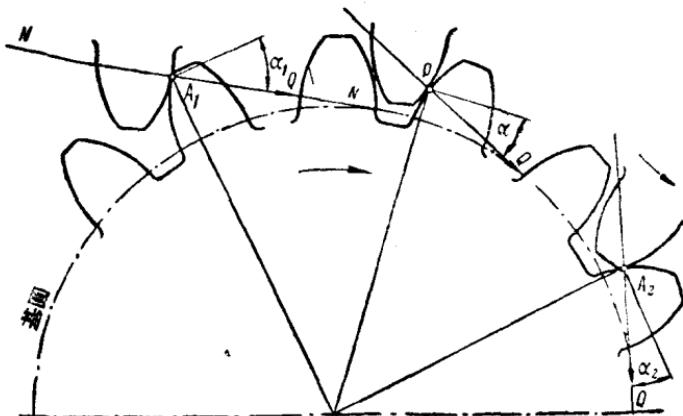


图 5 当齿轮旋转时，根据齿的位置而变化的压力角。

跟决定牙齿旋转方向的半径相垂直。

由压力的方向和齿轮的旋转方向所构成的角度叫做压力角。压力在齿轮旋转时有变化，它从咬合开始（ $A_1$ 点）到咬合终了（ $A_2$ 点）逐渐减小。

在节圆上  $P$  点处的压力角叫做咬合角。

在一般的情况下，咬合角  $\alpha$  是咬合线和垂直于中心线的直线之间的夹角。

为了使齿轮传动工作平稳，必须在一对齿脱离咬合之前另一对齿已经进入咬合状态中，也就是使同时进行咬合的齿数多于一对。同时进行咬合的齿数越多则传动工作也就越平稳。

可以看到，当主动齿轮围绕中心  $O_1$  依逆时针方向旋转时的一瞬间（图 4）是一对齿相接触。而当绕中心  $O_1$  顺时针方向旋转的同样瞬间，是两对齿相接触。不过这两个齿轮的基节  $t_0$  应该是相等的。

所谓齿轮的基节  $t_0$  就是沿咬合线（或是沿法线——最短的距离）方向在相邻两齿廓上相应点（右边或左边）之间的节距。

$$t_0 = t \cos \alpha = m\pi \cos 20^\circ.$$

## 2 转数比

一对齿轮的转数比由两个齿轮的转数的比值及其齿数的反比值来确定。

$$i = \frac{n_1}{n_2} = \frac{z_2}{z_1},$$

式中  $n_1$ ——具有齿数  $z_1$  的齿轮的转数；

$n_2$ ——具有齿数  $z_2$  的齿轮的转数。

为了使齿轮旋转得平稳，在一对齿轮传动时，其转数比建议不超过 5。最好的是转数比  $i = 1$  的齿轮传动，即  $z_1 = z_2$ 。此时

齒輪  $z_1$  的齒將與齒輪  $z_2$  的同一齒永久實行嚙合，從而使這對齒輪相互接觸的齒更容易跑合。

在動力傳動中，建議採用分數形式的轉數比，分子和分母沒有公約數。例如

$$\frac{24}{31}; \quad \frac{49}{65}; \quad \frac{72}{85} \text{ 等等。}$$

這樣可以保證傳動齒的磨損均勻。對於轉數比的倒數值，則叫做傳動比並用帶有兩個腳注符號的  $i$  來表示。

$$i_{12} = \frac{1}{i} = \frac{z_1}{z_2}.$$

### 3 齒輪的類型

圓柱齒輪用於傳遞兩平行軸之間的旋轉運動（圖 6）。

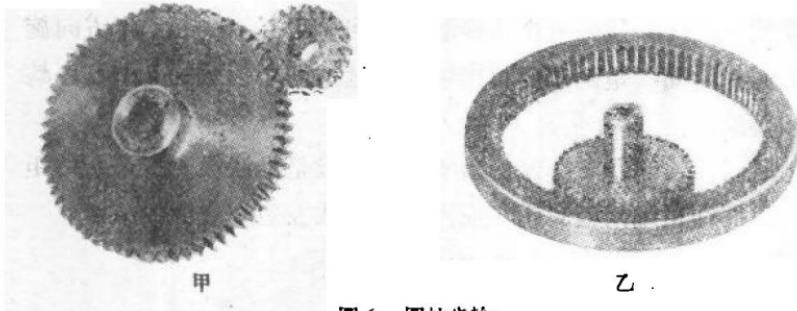


圖 6 圓柱齒輪：  
甲—外嚙合；乙—內嚙合。

圓錐齒輪（圖 7）用於傳遞兩軸放置成一角度時的旋轉運動（交叉放置的軸）。

蝸輪傳動用於傳遞兩軸在空間交錯放置時的旋轉運動（圖 8）。

螺旋齒輪（圖 9）也用於傳遞兩軸在空間交錯時的旋轉運動，螺旋齒輪可以是圓柱齒輪和圓錐齒輪，也就是所謂準雙曲線齒輪。

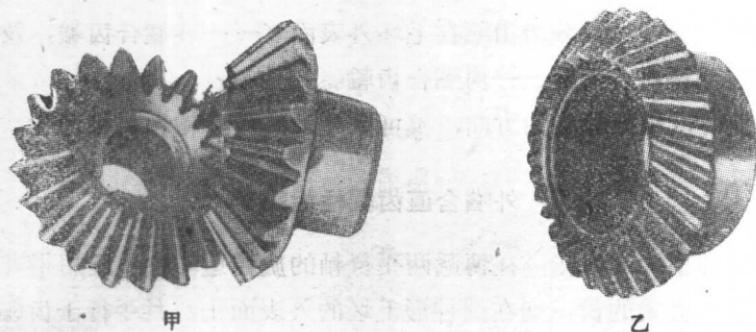


圖 7 圓錐齒輪：  
甲一直齒的；乙一斜齒的。

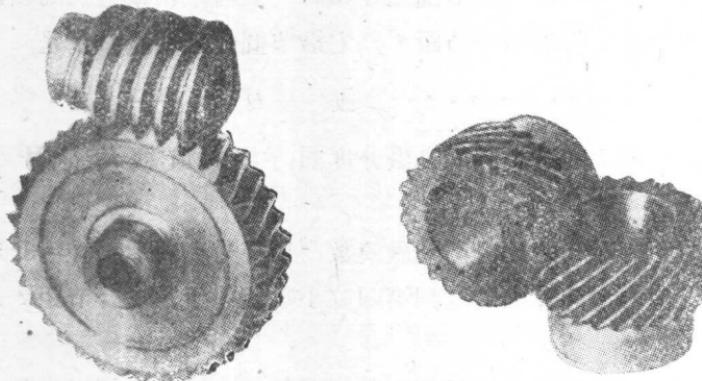


圖 8 蠕輪傳動。

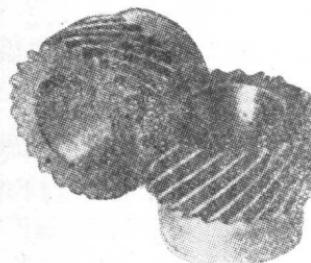


圖 9 螺旋齒輪。

## 二 圓柱齒輪

### 4 圓柱齒輪的特性

所謂圓柱齒輪是把齒切削在齒輪毛坯的圓柱表面上，切在毛坯上的齒构成齒圈。

圓柱齒輪可以分为齒圈在毛坯外表面者——外嚙合齒輪，及齒圈在毛坯內表面者——內嚙合齒輪。

此外，根据輪齒的方向，又可以分为直齒齒輪和斜齒齒輪。

## 5 外嚙合直齒圓柱齒輪

这种型式的齒輪，在傳遞兩平行軸的旋轉運動中，应用得非常广泛。齒輪的齒，切在圓柱形毛坯的外表面上，并平行于齒輪軸線；沿齒圈整個長度的齒廓都是一样的。

在直徑為 $D$ 的齒輪節圓上分布着 $z$ 個齒，相鄰齒廓的相應點之間的距離，叫做嚙合節距 $t$ ，它沿節圓弧來度量。于是

$$\pi \cdot D = z \cdot t \quad \text{或} \quad D = z \cdot \frac{t}{\pi}.$$

在齒輪上的這個圓周叫做分度圓，它的直徑用符號 $d_\theta$ 來表示。

節距 $t$ 對 $\pi$ 的比值，叫做模數，用符號 $m$ 表示。 $\pi = 3.1416$ ——無理數，計算準確度到第四位小數值。于是嚙合節距 $t$ 是一個分。

實際上，度量節距時是沿分度圓的同心圓即母圓來進行，此節距也叫做周節。通過模數表示 $d_\theta$ 。

$$d_\theta = m \cdot z \quad \text{或} \quad m = \frac{d_\theta}{z}.$$

這樣，模數——被一個齒所占有的節圓直徑的一部分。模數和節距的單位為公厘。

根據 OCT 1597 模數采用下列的標準值：0.3; 0.4; 0.5; 0.6; 0.7; 0.8; 1; 1.25; 1.5; 1.75; 2; 2.25; 2.5; (2.75); 3; (3.25); 3.5; (3.75); 4; (4.25); 4.5; 5; 5.5; 6; 6.5; 7; 8; 9; 10; 11; 12; 13; 14; 15; 16; 18; 20 等等。括號中

的模数不推荐采用。采用模数可以简化齿轮要素的计算。齿轮所有的几何尺寸都可通过模数来表示。

以下我们来确定齿轮的基本要素。

分度圆的直径将齿高分为齿顶和齿根两部分（图 10）。

分度圆上面的一部分叫做齿顶。

齿根是齿的根部和分度圆之间的部分。

轮齿顶部的圆周叫做顶圆，它的直径为  $D_e$ 。

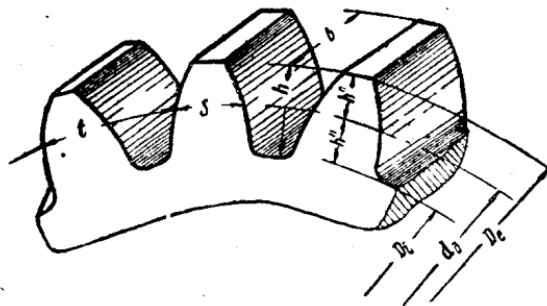


图 10 圆柱直齿轮的要素。

轮齿齿槽底面的圆周叫做根圆，它的直径为  $D_i$ 。

沿半径方向量得的齿顶圆跟分度圆之间的距离，叫做齿顶高  $h'$ 。

沿半径方向量得的分度圆跟齿根圆之间的距离叫做齿根高  $h''$ 。

齿的全高等于齿顶高跟齿根高之和。

$$h = h' + h''.$$

齿厚  $s$  是一个弧长，它是沿节圆周在同一个齿的两相对齿廓面之间的距离。

齿槽的宽度  $S_b$ ，是相邻两齿廓在节圆周上相邻点之间的距离（图 11）。

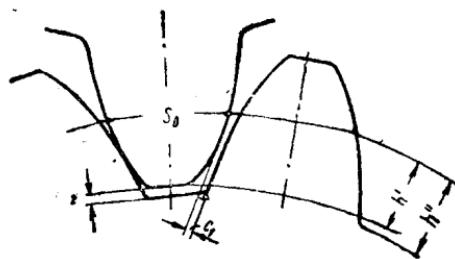


图 11 径向和侧向间隙。

在无间隙的啮合中，也就是说一个齿轮的齿紧紧的嵌进在另一齿轮的齿槽中，齿厚  $S$  等于齿槽的宽度  $S_B$ ， $S + S_B = t$ （啮合节距）。一般齿槽的宽度大于齿厚，因之产生侧向间隙  $c_1$ 。此外，在齿轮啮合中还有径向间隙。

$$c_2 = h'' - h'.$$

如果减小这个间隙，或者是把它去掉，就会使共轭齿轮的齿顶和齿槽发生咬切。取齿顶高  $h'$  等于模数  $m$ ，齿根高  $h'' = 1.25m$ ，则齿高

$$h = h' + h'' = m + 1.25m = 2.25m.$$

齿顶圆的直径用下式确定：

$$D_e = d_\theta + 2h' = d_\theta + 2m = m \cdot z + 2m = m(z + 2).$$

齿根圆直径：

$$D_i = d_\theta - 2h'' = d_\theta - 2 \cdot 1.25 \cdot m = d_\theta - 2.5m = m(z - 2.5).$$

此外，采用短齿时，高度  $h = (1.8 \sim 1.9)m$ ，齿顶高  $h' = 0.8m$ 。

在齿轮传动中，两齿轮旋转轴中心  $O_1O_2$ （图 4）之间的距离叫做中心距并用字母  $A$  表示之

$$A = \frac{d_{\theta 1} + d_{\theta 2}}{2}.$$

式中  $d_{\theta 1}$ ——主动轮的分度圆直径；

$d_{\theta 2}$ ——从动轮的分度圆直径。

共轭齿轮的分度圆在标准中心距的情况下跟节圆相重合，但是不应当把它俩看成是一回事。

当理论中心距改变时，分度圆就不再相切，因此它也就不再是节圆。分度圆有它自己的计算值，它在齿轮上是不能测量的。

分度圆只是在齿轮度量时的一个基准。在分度圆上节距和啮合角等于切削刀具的理论节距和齿形角。

理论中心距的改变会引起齿轮齿槽宽度的改变。这时，齿轮

的齿槽宽度  $S_s$  不等于齿厚  $S$ 。

对于未修正的圆柱直齿轮（未改善的齿轮），其基本要素可按表 1 所列出的公式求得。

表1 直齿圆柱齿轮的计算公式  
(未修正的)

要素名称		单位	符号	计算公式
模 数		公厘	$m$	按OCT 1597 的标准系列中选用
沿分度圆的节距		公厘	$t$	$t = m \cdot \pi; \pi = 3.1416$
基 节		公厘	$t_0$	$t_0 = m \cdot \pi \cos 20^\circ$
齿 数	齿 轮	主 动	$z_1$	按结构的需要选用
	从 动		$z_2$	当 $z \leq 17$ 时，要加以修正
分度圆直径		公厘	$d_\theta$	$d_\theta = m \cdot z$
齿顶圆直径		公厘	$D_e$	$D_e = d_\theta + 2m = m(z+2)$
齿根圆直径		公厘	$D_i$	$D_i = d_\theta - 2.5m = m(z-2.5)$
齿 高		公厘	$h$	$h = h' + h'' = 2.25m$
齿顶高		公厘	$h'$	$h' = m$
齿根高		公厘	$h''$	$h'' = 1.25m$
径向间隙		公厘	$c_2$	$c_2 = h'' - h' = 0.25m$
沿分度圆弧的齿厚		公厘	$S$	$S = \frac{t}{2} = \frac{m \cdot \pi}{2}$
齿 长		公厘	$b$	$b$ 到 $10m$
中心距		公厘	$A$	$A = \frac{d_{\theta 1} + d_{\theta 2}}{2} = m \frac{z_1 + z_2}{2}$

例题 1 如果圆柱齿轮的模数  $m = 2.5$  公厘，齿数  $z = 42$ ，试计算它的基本要素。