



梯形丝杠

THK 综合产品目录

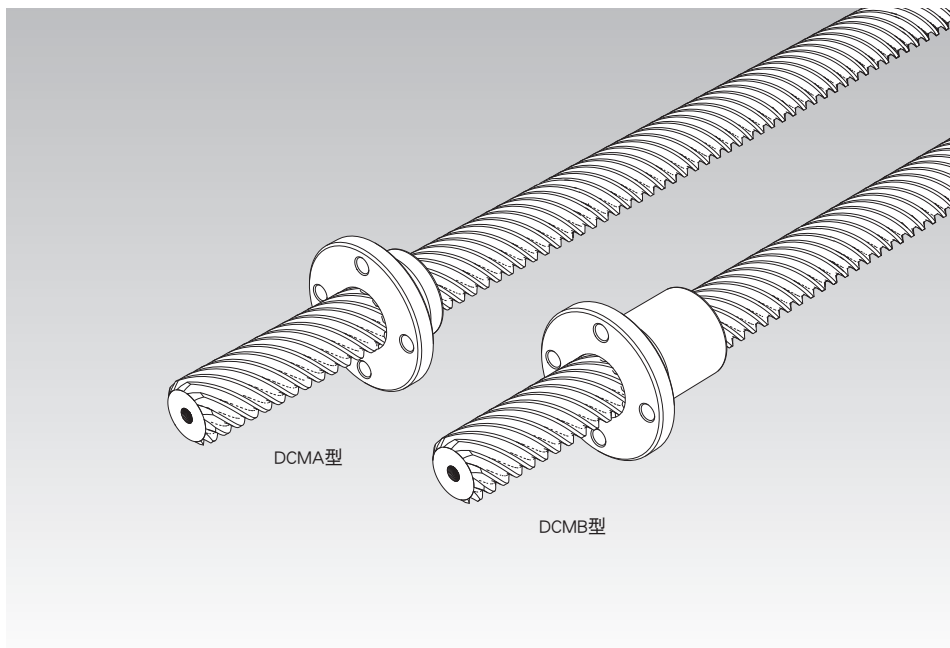
A 产品解说

特长.....	A17-2
梯形丝杠的特长.....	A17-2
• 结构与特长.....	A17-2
• 专用滚轧轴的特长.....	A17-3
• 高强度锌合金.....	A17-3
选择的要点.....	A17-5
梯形丝杠的选择.....	A17-5
效率、推力与扭矩.....	A17-8
精度规格.....	A17-8
尺寸图、尺寸表	
DCMA、DCMB型.....	A17-10
设计的要点.....	A17-12
配合.....	A17-12
安装.....	A17-12
公称型号.....	A17-14
• 公称型号的构成例.....	A17-14

B 辅助手册(别册)

特长.....	B17-2
梯形丝杠的特长.....	B17-2
• 结构与特长.....	B17-2
• 专用滚轧轴的特长.....	B17-3
• 高强度锌合金.....	B17-3
选择的要点.....	B17-5
梯形丝杠的选择.....	B17-5
• 选型计算例.....	B17-8
效率、推力与扭矩.....	B17-9
• 推力计算例.....	B17-9
• 扭矩计算例.....	B17-9
安装步骤与维护.....	B17-10
安装.....	B17-10
润滑.....	B17-11
公称型号.....	B17-12
• 公称型号的构成例.....	B17-12

梯形丝杠的特长



结构与特长

梯形丝杠DCMA型和DCMB型具有不易通过机械加工得到的 45° 导程角。每种型号均能很容易地将直线运动转换为旋转运动，反之亦然，转换效率为70%。由于导程比较大，它们对于在低速转动时提供较快的进给速度是较佳的选择。与这种梯形丝杠组合使用的多头丝杠轴是采用冷滚轧加工成型的。其齿面加工硬化后硬度超过250HV，并经过镜面抛光。因此，这些轴具有很高的耐磨损性，在与梯形丝杠组合使用时可实现极为平稳的运动。而对于梯形丝杠DCMA40型、DCMB40型或更新型号，是设计用于与切削丝杠轴配合使用的。

微型梯形丝杠是用含油塑料制造的，具有较好的耐磨损性，尤其在无润滑工作条件下具有优异的润滑性。并且，由于其优良性能能够长时间维持，因此可以有较长的免维护使用周期。

专用滚轧轴的特长

对于梯形丝杠, 提供有标准长度的专用滚轧轴。

【提高耐磨损性】

轴齿由冷轧加工成型, 齿面加工硬化后硬度超过250HV, 然后实施镜面抛光。因此, 轴具有高度耐磨损性, 当与梯形螺母配合使用时, 可以获得极其平滑的运动效果。

【改善机械性能】

在滚轧轴齿面的内部结构中, 沿着齿面轮廓出现纤维流线, 从而使得齿根周围的结构变得很紧密, 因此可以增加疲劳强度。

【轴端支承座的额外加工】

由于每一根轴都是滚轧成形的, 因此轴端的支承座轴承部等的额外加工可以很容易地通过车削或铣削来完成。

高强度锌合金

梯形丝杠中使用的高强度锌合金是一种具有高度耐焦化性、耐磨损性以及耐负荷性的材料, 其成分、机械性能、物理性质和耐磨损性如下表所示。

【成分】

表1 高强度锌合金的成分 单位: %

项目	内容
Al	3~4
Cu	3~4
Mg	0.03~0.06
Be	0.02~0.06
Ti	0.04~0.12
Zn	剩余部分

【机械性能】

表2

项目	内容
抗拉强度	275~314N/mm ²
抗拉耐力 (0.2%)	216~245N/mm ²
抗压强度	539~686N/mm ²
压缩耐力 (0.2%)	294~343N/mm ²
疲劳强度	132N/mm ² ×10 ⁷ (申克挠曲试验)
却贝冲击值	0.098~0.49N・m/mm ²
伸长	1~5%
硬度	120~145HV

【物理性质】

表3

项目	内容
比重	6.8
比热	460J/(kg・K)
熔点	390℃
热膨胀系数	24×10 ⁻⁶

【耐磨损性】

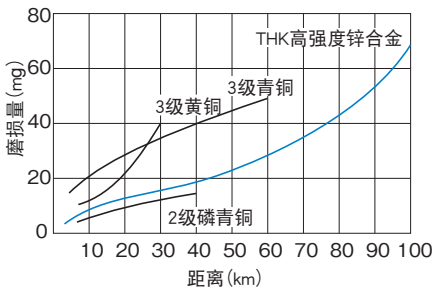


图1 高强度锌合金的耐磨损性

表4 〈试验条件：阿莫斯勒磨损试验机〉

项目	内容
测试零件转速	185min ⁻¹
负荷	392N
润滑剂	电动机润滑油

梯形丝杠的选择

【动态容许扭矩T和动态容许推力F】

动态容许扭矩(T)和动态容许推力(F)表示为轴承齿面上接触面压为9.8N/mm²时的扭矩和推力。这些数值被用来作为梯形丝杠强度的基准。

【pV值】

使用滑动轴承时,用接触面压(p)与滑动速度(V)的乘积,即pV值作为判断能否使用某种型号的基准。使用图1中所示的相应pV值作为选择梯形丝杠的基准。pV值还随润滑条件的不同而变化。

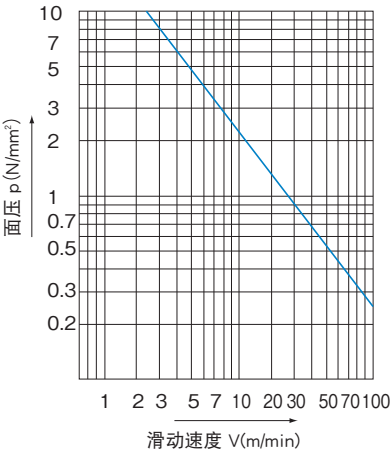


图1 pV值

● f_s：安全系数

在计算梯形丝杠上承受的负荷时,有必要获得随物体重量和运动速度而变化的惯性力产生效果的准确资料。一般来说,对于往复运动或旋转运动的装置,要准确获得所有的系数是不容易的,例如经常重复发生的起动停止时的冲击等。因此,如果不能获得实际负荷资料,则有必要在选择轴承时,考虑表1中显示的根据经验得到的安全系数(f_s)。

表1 安全系数(f_s)

负荷的种类	f _s 的下限
对于不常使用的静态负荷	1~2
对于普通的单方向负荷	2~3
对于振动 / 冲击伴随而来的负荷	4或更多

梯形丝杠

● **f_t : 温度系数**

如果梯形丝杠的温度超过了常温范围, 梯形丝杠的耐焦化性和材料的强度将会下降。因此, 有必要将动态容许扭矩 (T) 和动态容许推力 (F) 乘以图2中显示的相应温度系数。

注) 对于微型梯形丝杠, 请在60℃以下环境中使用。

因此, 当选择梯形丝杠时, 在强度方面需要满足以下等式:

动态容许扭矩 (T)

$$f_s \leq \frac{f_t \cdot T}{P_T}$$

静态容许推力 (F)

$$f_s \leq \frac{f_t \cdot F}{P_F}$$

- f_s : 安全系数 (参照图17-5上的表1)
- f_t : 温度系数 (参照图2)
- T : 动态容许扭矩 (N·m)
- P_T : 承受的扭矩 (N·m)
- F : 动态容许推力 (N)
- P_F : 轴向载荷 (N)

● **表面硬度与耐磨损性**

轴的硬度对梯形丝杠的耐磨损性影响极大, 如果硬度等于或小于250HV, 磨损量就会如图3所示增大。另外, 表面粗糙度最好为0.80a或更低。

通过滚轧的加工硬化, 滚轧轴的表面硬度可以达到250HV以上, 而表面粗糙度为0.20a或更低。因此, 滚轧轴可以获得很高的耐磨损性。

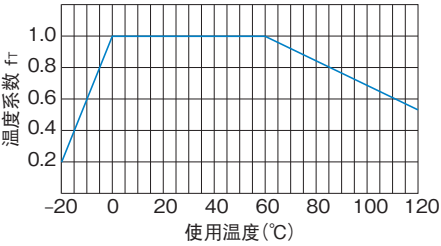


图2 温度系数

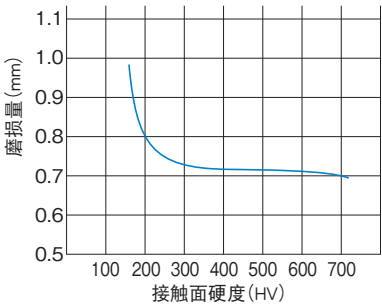


图3 表面硬度与耐磨损性

【计算接触面压p】

p值可按如下计算：

● 承受轴向载荷时：

$$p = \frac{P_F}{F} \times 9.8$$

p : 轴向载荷 (P_F N) 情况下齿面的接触面压 (N/mm²)
F : 动态容许推力 (N)
 P_F : 轴向载荷 (N)

● 承受扭矩时：

$$p = \frac{P_T}{T} \times 9.8$$

p : 在施加负荷扭矩 (P_T N·m) 情况下齿面的接触面压 (N/mm²)
T : 动态容许扭矩 (N·m)
 P_T : 承受的扭矩 (N·m)

【计算齿面滑动速度V】

V值可按如下计算：

$$V = \frac{\sqrt{2 \cdot \pi \cdot D_o \cdot n}}{10^3}$$

V : 滑动速度 (m/min)
 D_o : 有效直径 (参照尺寸表) (mm)
n : 每分钟转数 (min⁻¹)

$$n = \frac{S}{R \times 10^{-3}}$$

S : 进给速度 (m/min)
R : 导程 (mm)

效率、推力与扭矩

梯形丝杠的效率(η)与摩擦系数(μ)的关系如表2所示。

表2 摩擦系数与效率

摩擦系数(μ)	0.1	0.15	0.2
效率(η)	0.82	0.74	0.67

当施加扭矩时, 所产生的推力可用下式计算。

$Fa=2 \cdot \pi \cdot \eta \cdot T/R \times 10^{-3}$

- Fa : 产生的推力(N)
- T : 扭矩(输出)(N・m)
- R : 导程(mm)

当施加推力时, 所产生的扭矩可用下式计算。

$T=\eta \cdot Fa \cdot R \times 10^{-3}/2\pi$

- T : 产生的扭矩(N・m)
- Fa : 推力(输出)(N)
- R : 导程(mm)

精度规格

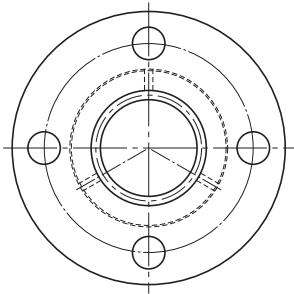
表3 用于DCMA、DCMB型的多头滚轧丝杠轴的精度

单位: mm

轴标记	滚轧轴
精度	T ^{注)}
单一节距误差(最大)	±0.025
累积节距误差(最大)	±0.2/300

注)标记T表示丝杠轴的加工方法。

DCMA、DCMB型



梯形丝杠 公称型号 ^{注1}	外形尺寸			梯形丝杠的尺寸							丝杠轴
	外径		长度 L	法兰直径 D _f	H	B	PCD	r	F	d	公称型号 ^{注1}
	D	公差 h9									
DCMB 8T ^{注2}	15	0	16	28	4	3.4	21	0.8	—	—	CT 8T
DCMB 12T ^{注2}	20	-0.1	25	36	5	4.5	27	1	—	—	CT 12T
DCMA 15T	22	0	15	44	6	5.4	31	1.5	4.5	1.5	CT 15T
DCMB 15T			30								
DCMA 17T	28	-0.052	15	51	7	6.6	38	1.5	4.5	1.5	CT 17T
DCMB 17T			35								
DCMA 20T	32	0	20	56	7	6.6	42	1.5	6.5	2	CT 20T
DCMB 20T			40								
DCMA 25T	36	-0.062	25	61	8	6.6	47	2	8.5	2	CT 25T
DCMB 25T			50								
DCMA 30T	44	0	28	76	10	9	58	2	9	2	CT 30T
DCMB 30T			56								
DCMA 35T	52	-0.074	30	84	10	9	66	2.5	10	3	CT 35T
DCMB 35T			60								
★DCMA 40	58	0	35	98	12	11	76	2.5	11.5	3	☆CT 40
★DCMB 40			70								
★DCMA 45	64	-0.074	37	104	12	11	80	2.5	12.5	3	☆CT 45
★DCMB 45			75								
★DCMA 50	68	0	40	109	12	11	85	2.5	14	3	☆CT 50
★DCMB 50			80								

注1) 梯形丝杠螺母 (DCMB8T型、DCMB12T型除外) 和丝杠轴的公称型号中的T符号表示滚轧。
可以分别单独购买, 因此这种情况下, 请参考 **A17-11** 的公称型号的构成例。另外, 梯形丝杠螺母和丝杠轴成套订货时, 请仅在型号构成的末尾处指示T符号 (→参考以下的公称型号的构成例)。
注2) 微型梯形丝杠螺母DCMB8T型、DCMB12T型的材质使用了含油塑料。(外径的尺寸容许误差为特别指定)。
注3) 动态容许扭矩 (T)、动态容许推力 (F) 是在丝杠的咬合面的接触压强达到9. 8N/mm²时的数值。
注4) 法兰的静态容许载荷 (P)。如右图所示, 是表示法兰对抗载荷的强度。
☆记号: 丝杠轴为接单生产的产品。
★记号: 丝杠轴和梯形丝杠螺母根据订单制作, 因此轴和螺母仅成套出售。

公称型号的构成例

梯形丝杠螺母与
丝杠轴的组合

2

DCMA20 +1500L

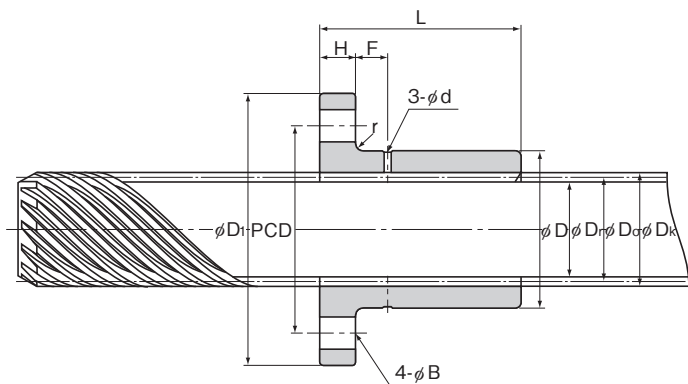
T

梯形丝杠
的公称型号

丝杠轴总长度
(单位mm)

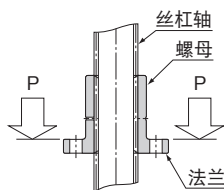
同一丝杠轴上
组合使用的螺母个数

丝杠轴加工方法的区别
(T: 滚轧轴)



单位：mm

	多头丝杠轴的详细情况						标准轴长度	最大轴长度	动态容许	动态容许	法兰的 静态容许载荷 $P_{\text{注}4}$	质量	
	外径 D_k	有效直径 D_0	沟槽谷径 D_r	导程 R	导程角 α°	条数 Z			扭矩 $T_{\text{注}3}$ N·m	推力 $F_{\text{注}3}$ N		梯形 螺母 g	丝杠 轴 kg/m
	9	7.6	6.2	24	(45)	6	500	1000	3.24	863	1800	5	0.36
	13.3	11.5	9.7	36	(45)	7	500, 1000	1500	12.7	1370	2800	10	0.82
	15.8	13.7	11.6	44.4	(45)	8	500, 1000	1500	16.7 32.4	2300 4610	13800	60 85	1.2
	17.8	15.7	13.6	50	(45)	9	500, 1000	1500	20.6 48	2600 6080	28100	95 140	1.5
	21.2	18.7	16.2	60	(45)	9	500, 1000, 1500	3000	40.2 79.4	4170 8330	34600	135 210	2.6
	25.6	23.1	20.6	73.3	(45)	11	500, 1000, 1500	3000	74.5 148	6370 12700	38500	175 280	3.3
	31.9	29.4	26.9	93.3	(45)	14	500, 1000, 2000	4000	130 269	8090 16200	55400	290 465	5.3
	34.1	31.1	28.1	97.7	(45)	11	500, 1000, 2000	4000	144 287	9260 18500	84500	425 670	5.8
	44	38.18	33.3	119.9	(45)	12	500, 1000, 2000	—	381 763	20000 40000	85200	715 1065	9
	47	41.37	36.4	129.9	(45)	13	1000, 2000, 3000	—	474 960	22900 46600	115000	820 1270	10.6
	52	47.73	42.9	149.9	(45)	15	1000, 2000, 3000	—	681 1360	28500 57100	108000	925 1375	14



公称型号的构成例

- 只有梯形丝杠

DCMA20T

梯形丝杠
的公称型号

- 丝杠轴

CT20 T +1500L

丝杠轴加工工艺的区别
(T：滚轧轴) 丝杠轴总长度
(单位mm)
丝杠轴的公称型号

配合

梯形丝杠螺母的外径和支承座的配合推荐采用间隙配合。
支承座内径公差：G7

安装

【有关支承座嘴的倒角】

为了增加梯形丝杠法兰根部的强度, 需要将角落处加工为R形。因此有必要对支承座嘴的内角进行倒角。

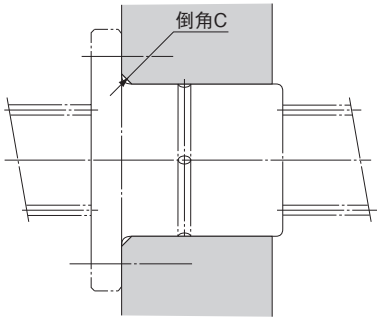


图1

表1 支承座嘴的倒角尺寸

单位：mm

公称型号		嘴的倒角 C (最小)
DCMA	DCMB	
8		1.2
12		1.5
15		2
17		
20		
25		2.5
30		
35		
40		3
45		
50		

【推荐安装方向】

当在竖直方向上使用丝杠轴输送重物时，应如图2所示安装丝杠才是安全的，应在安装孔上提供支撑以防止移动的物体掉落，即使梯形丝杠由于过载或受到冲击而破裂也没有问题。

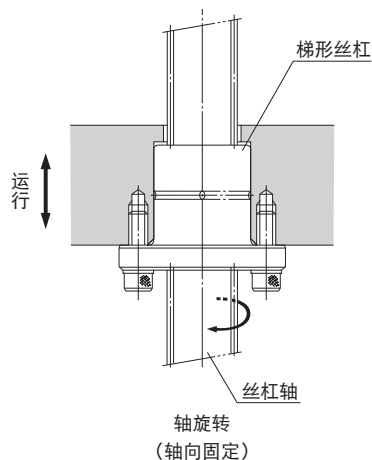


图2 推荐安装方向

公称型号的构成例

公称型号的构成因各型号的特点而异, 因此请参考对应的公称型号的构成例。

【梯形丝杠】

● DCMA、DCMB和CT型

● 只有梯形丝杠螺母

DCMA20T

梯形丝杠的
公称型号

● 丝杠轴

CT20 T +1500L

丝杠轴
加工工艺的区别
(T: 滚轧轴) 丝杠轴总长度
(单位mm)
丝杠轴的公称型号

● 梯形丝杠螺母与
丝杠轴的组合

2 DCMA20 +1500L T

同一丝杠轴上
组合安装的螺母个数 梯形丝杠的
公称型号 丝杠轴总长度
(单位mm) 丝杠轴加工工序的区别
(T: 滚轧轴)



梯形丝杠

THK 综合产品目录

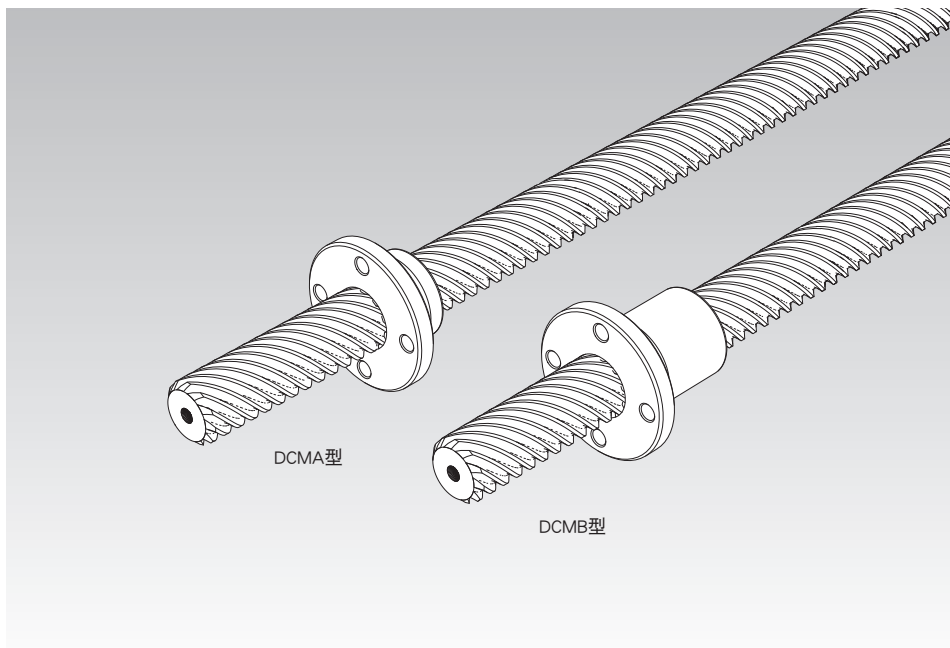
B 辅助手册

特长	B17-2
梯形丝杠的特长	B17-2
• 结构与特长	B17-2
• 专用滚轧轴的特长	B17-3
• 高强度锌合金	B17-3
选择的要点	B17-5
梯形丝杠的选择	B17-5
• 选型计算例	B17-8
效率、推力与扭矩	B17-9
• 推力计算例	B17-9
• 扭矩计算例	B17-9
安装步骤与维护	B17-10
安装	B17-10
润滑	B17-11
公称型号	B17-12
• 公称型号的构成例	B17-12

A 产品解说(别册)

特长	A17-2
梯形丝杠的特长	A17-2
• 结构与特长	A17-2
• 专用滚轧轴的特长	A17-3
• 高强度锌合金	A17-3
选择的要点	A17-5
梯形丝杠的选择	A17-5
效率、推力与扭矩	A17-8
精度规格	A17-8
尺寸图、尺寸表	
DCMA、DCMB型	A17-10
设计的要点	A17-12
配合	A17-12
安装	A17-12
公称型号	A17-14
• 公称型号的构成例	A17-14

梯形丝杠的特长



结构与特长

梯形丝杠DCMA型和DCMB型具有不易通过机械加工得到的 45° 导程角。每种型号均能很容易地将直线运动转换为旋转运动，反之亦然，转换效率为70%。由于导程比较大，它们对于在低速转动时提供较快的进给速度是较佳的选择。与这种梯形丝杠组合使用的多头丝杠轴是采用冷滚轧加工成型的。其齿面加工硬化后硬度超过250HV，并经过镜面抛光。因此，这些轴具有很高的耐磨损性，在与梯形丝杠组合使用时可实现极为平稳的运动。而对于梯形丝杠DCMA40型、DCMB40型或更新型号，是设计用于与切削丝杠轴配合使用的。

微型梯形丝杠是用含油塑料制造的，具有较好的耐磨损性，尤其在无润滑工作条件下具有优异的润滑性。并且，由于其优良性能能够长时间维持，因此可以有较长的免维护使用周期。

专用滚轧轴的特长

对于梯形丝杠, 提供有标准长度的专用滚轧轴。

【提高耐磨损性】

轴齿由冷轧加工成型, 齿面加工硬化后硬度超过250HV, 然后实施镜面抛光。因此, 轴具有高度耐磨损性, 当与梯形螺母配合使用时, 可以获得极其平滑的运动效果。

【改善机械性能】

在滚轧轴齿面的内部结构中, 沿着齿面轮廓出现纤维流线, 从而使得齿根周围的结构变得很紧密, 因此可以增加疲劳强度。

【轴端支承座的额外加工】

由于每一根轴都是滚轧成形的, 因此轴端的支承座轴承部等的额外加工可以很容易地通过车削或铣削来完成。

高强度锌合金

梯形丝杠中使用的高强度锌合金是一种具有高度耐焦化性、耐磨损性以及耐负荷性的材料, 其成分、机械性能、物理性质和耐磨损性如下表所示。

【成分】

表1 高强度锌合金的成分 单位: %

项目	内容
Al	3~4
Cu	3~4
Mg	0.03~0.06
Be	0.02~0.06
Ti	0.04~0.12
Zn	剩余部分

【机械性能】

表2

项目	内容
抗拉强度	275~314N/mm ²
抗拉耐力 (0. 2%)	216~245N/mm ²
抗压强度	539~686N/mm ²
压缩耐力 (0. 2%)	294~343N/mm ²
疲劳强度	132N/mm ² ×10 ⁷ (申克挠曲试验)
却贝冲击值	0. 098~0. 49N・m/mm ²
伸长	1~5%
硬度	120~145HV

【物理性质】

表3

项目	内容
比重	6. 8
比热	460J/(kg・K)
熔点	390℃
热膨胀系数	24×10 ⁻⁶

【耐磨损性】

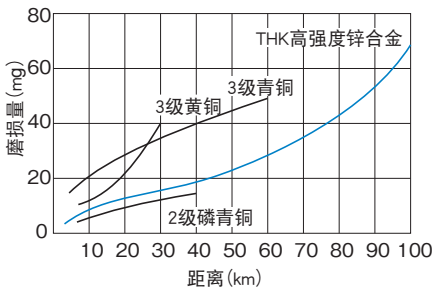


图1 高强度锌合金的耐磨损性

表4 〈试验条件：阿莫斯勒磨损试验机〉

项目	内容
测试零件转速	185min ⁻¹
负荷	392N
润滑剂	电动机润滑油

梯形丝杠的选择

【动态容许扭矩T和动态容许推力F】

动态容许扭矩(T)和动态容许推力(F)表示为轴承齿面上接触面压为 $9.8\text{N}/\text{mm}^2$ 时的扭矩和推力。这些数值被用来作为梯形丝杠强度的基准。

【pV值】

使用滑动轴承时,用接触面压(p)与滑动速度(V)的乘积,即pV值作为判断能否使用某种型号的基准。使用图1中所示的相应pV值作为选择梯形丝杠的基准。pV值还随润滑条件的不同而变化。

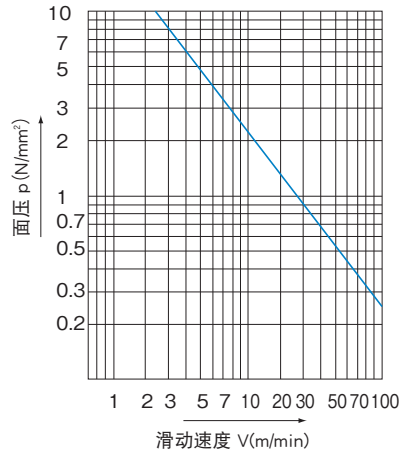


图1 pV值

● f_s : 安全系数

在计算梯形丝杠上承受的负荷时,有必要获得随物体重量和运动速度而变化的惯性力产生效果的准确资料。一般来说,对于往复运动或旋转运动的装置,要准确获得所有的系数是不容易的,例如经常重复发生的起动停止时的冲击等。因此,如果不能获得实际负荷资料,则有必要在选择轴承时,考虑表1中显示的根据经验得到的安全系数(f_s)。

表1 安全系数(f_s)

负荷的种类	f_s 的下限
对于不常使用的静态负荷	1~2
对于普通的单方向负荷	2~3
对于振动 / 冲击伴随而来的负荷	4或更多

● **f_t : 温度系数**

如果梯形丝杠的温度超过了常温范围, 梯形丝杠的耐焦化性和材料的强度将会下降。因此, 有必要将动态容许扭矩 (T) 和动态容许推力 (F) 乘以图2中显示的相应温度系数。

注) 对于微型梯形丝杠, 请在60℃以下环境中使用。

因此, 当选择梯形丝杠时, 在强度方面需要满足以下等式:

动态容许扭矩 (T)

$$f_s \leq \frac{f_t \cdot T}{P_T}$$

静态容许推力 (F)

$$f_s \leq \frac{f_t \cdot F}{P_F}$$

- f_s : 安全系数 (参照图17-5上的表1)
- f_t : 温度系数 (参照图2)
- T : 动态容许扭矩 (N・m)
- P_T : 承受的扭矩 (N・m)
- F : 动态容许推力 (N)
- P_F : 轴向载荷 (N)

● **表面硬度与耐磨损性**

轴的硬度对梯形丝杠的耐磨损性影响极大, 如果硬度等于或小于250HV, 磨损量就会如图3所示增大。另外, 表面粗糙度最好为0.80a或更低。

通过滚轧的加工硬化, 滚轧轴的表面硬度可以达到250HV以上, 而表面粗糙度为0.20a或更低。因此, 滚轧轴可以获得很高的耐磨损性。

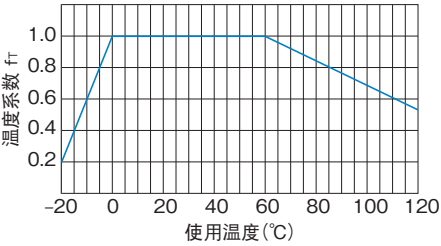


图2 温度系数

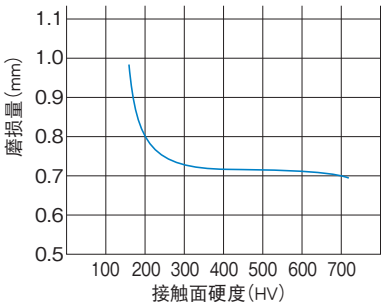


图3 表面硬度与耐磨损性

【计算接触面压p】

p值可按如下计算：

● 承受轴向载荷时：

$$p = \frac{P_F}{F} \times 9.8$$

p : 轴向载荷 (P_F N) 情况下齿面的接触面压 (N/mm²)
F : 动态容许推力 (N)
 P_F : 轴向载荷 (N)

● 承受扭矩时：

$$p = \frac{P_T}{T} \times 9.8$$

p : 在施加负荷扭矩 (P_T N·m) 情况下齿面的接触面压 (N/mm²)
T : 动态容许扭矩 (N·m)
 P_T : 承受的扭矩 (N·m)

【计算齿面滑动速度V】

V值可按如下计算：

$$V = \frac{\sqrt{2 \cdot \pi \cdot D_o \cdot n}}{10^3}$$

V : 滑动速度 (m/min)
 D_o : 有效直径 (参照尺寸表) (mm)
n : 每分钟转数 (min⁻¹)

$$n = \frac{S}{R \times 10^{-3}}$$

S : 进给速度 (m/min)
R : 导程 (mm)

选型计算例

假设使用梯形丝杠DCMB型, 在承受伴随振动的轴向载荷 $P_F=1760\text{N}$ 的同时, 以进给速度 $S=10\text{m/min}$ 运动的情况下, 选择梯形丝杠。

对 pV 值加以探讨。

首先, 试探性地选择DCMB25T型(动态容许推力 $F=12700\text{N}$)。

计算接触面压(p)。

$$p = \frac{P_F}{F} \times 9.8 = \frac{1760}{12700} \times 9.8 \div 1.36 \text{ N/mm}^2$$

求出滑动速度(V)。以进给速度 $S=10\text{m/min}$ 运动时, 所需的丝杠轴每分钟转数(n)按下式计算:

$$n = \frac{S}{R \times 10^{-3}} = \frac{10}{73.3 \times 10^{-3}} \div 136 \text{ min}^{-1}$$

$$V = \frac{\sqrt{2} \cdot \pi \cdot D_o \cdot n}{10^3} = \frac{\sqrt{2} \times \pi \times 23.1 \times 136}{10^3} \div 14.0 \text{ m/min}$$

从 pV 值图(参照 B17-5上的 图1)中可以判断, 在 p 值为 1.36N/mm^2 的情况下, 如果滑动速度(V)为 16m/min 或更低, 则不会有异常的磨损。

其次, 求出相对于动态容许推力(F)的安全系数(f_s)。

使用条件为:

温度系数 $f_T=1$,

外加负荷 $P_F=1760\text{N}$, 安全系数则如下计算。

$$f_s \leq \frac{f_T \cdot F}{P_F} = \frac{1 \times 12700}{1760} = 7.2$$

按照负荷种类, f_s 在4或更大值时能满足强度的要求, 因此选择DCMB25T型。

效率、推力与扭矩

梯形丝杠的效率(η)与摩擦系数(μ)的关系如表2所示。

表2 摩擦系数与效率

摩擦系数(μ)	0.1	0.15	0.2
效率(η)	0.82	0.74	0.67

当施加扭矩时,所产生的推力可用下式计算。

$$F_a = 2 \cdot \pi \cdot \eta \cdot T / R \times 10^{-3}$$

F_a : 产生的推力 (N)
 T : 扭矩(输出) (N·m)
 R : 导程 (mm)

当施加推力时,所产生的扭矩可用下式计算。

$$T = \eta \cdot F_a \cdot R \times 10^{-3} / 2\pi$$

T : 产生的扭矩 (N·m)
 F_a : 推力(输出) (N)
 R : 导程 (mm)

推力计算例

假设使用梯形丝杠DCMB20T型,当扭矩 $T=19.6\text{N}\cdot\text{m}$ 时,计算产生的推力。
如果μ为0.2,则效率η为0.67(参照表2),产生的推力(F_a)如下计算。

$$F_a = 2 \cdot \pi \cdot \eta \cdot T / (R \times 10^{-3}) = \frac{2 \times \pi \times 0.67 \times 19.6}{60 \times 10^{-3}} \doteq 1370 \text{ N}$$

扭矩计算例

假设使用梯形丝杠DCMB20T型,当推力 $F_a=980\text{N}$ 时,计算产生的扭矩。
如果μ为0.2,则效率η为0.67(参照表2),产生的扭矩(T)如下计算。

$$T = \frac{\eta \cdot F_a \cdot R \times 10^{-3}}{2\pi} = \frac{0.67 \times 980 \times 60 \times 10^{-3}}{2\pi} = 6.27 \text{ N}\cdot\text{m}$$

安装

【有关支承座嘴的倒角】

为了增加梯形丝杠法兰根部的强度, 需要将角落处加工为R形。因此有必要对支承座嘴的内角进行倒角。

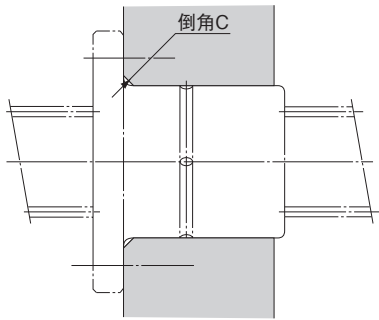


图1

表1 支承座嘴的倒角尺寸

单位: mm

公称型号	嘴的倒角 C (最小)
DCMA	
DCMB	
8	1.2
12	1.5
15	2
17	
20	
25	2.5
30	
35	
40	3
45	
50	

【推荐安装方向】

当在竖直方向上使用丝杠轴输送重物时, 应如图2所示安装丝杠才是安全的, 应在安装孔上提供支撑以防止移动的物体掉落, 即使梯形丝杠由于过载或受到冲击而破裂也没有问题。

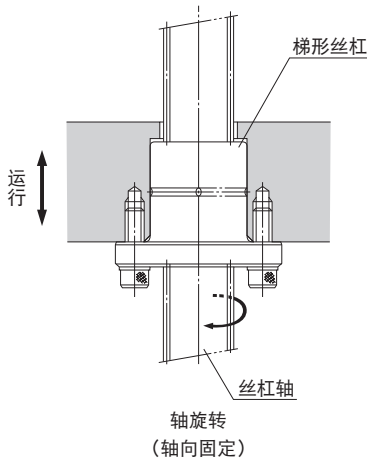


图2 推荐安装方向

润滑

梯形丝杠在交货时未涂布润滑油・润滑脂, 因此需要在安装轴承后提供适量的润滑油・润滑脂。
请根据使用条件选择适合的润滑方法。

【油润滑】

建议对梯形丝杠采用油润滑, 特别是油池润滑或滴油润滑法更有效。油池润滑是最适当的方法, 因为这种方法可以满足苛刻的条件, 例如高速、重负荷或外部热传递, 并且使梯形丝杠冷却。滴油润滑适合于中低速度和中轻负荷的情况。请根据表2中显示的条件选择润滑油。

表2 选择润滑油

使用条件	润滑油的种类
低速、高负荷、高温	高粘度滑动面用油或涡轮油
高速、低负荷、低温	低粘度滑动面用油或涡轮油

【油脂润滑】

在较少使用的低速进给情况下, 用户可以定期用手向轴内涂抹油脂或者利用梯形丝杠上的油脂孔进行润滑。建议使用锂皂基润滑脂2号。

【微型梯形丝杠的初期润滑】

微型梯形丝杠是用含油塑料制造的, 可在无润滑下使用。进行初期润滑时使用油或油脂, 但是注意含大量耐极高压添加剂的润滑剂不适合使用。

公称型号的构成例

公称型号的构成因各型号的特点而异, 因此请参考对应的公称型号的构成例。

【梯形丝杠】

● DCMA、DCMB和CT型

● 只有梯形丝杠螺母

DCMA20T

梯形丝杠的
公称型号

● 丝杠轴

CT20 T +1500L

丝杠轴
加工工艺的区别
(T: 滚轧轴) 丝杠轴总长度
(单位mm)
丝杠轴的公称型号

● 梯形丝杠螺母与
丝杠轴的组合

2 DCMA20 +1500L T

同一丝杠轴上
组合安装的螺母个数 梯形丝杠的
公称型号 丝杠轴总长度
(单位mm) 丝杠轴加工工序的区别
(T: 滚轧轴)