## 传动能力的选择

本产品目录记载的传动能力表（P．1406）以下述各项为条件。

1）应在 $-10 \sim+60^{\circ} \mathrm{C}$ 的空气环境中运行，并且应无磨损性粉尘。
2）应无腐蚀性气体，高度潮湿气体等的不良影响
3）进行传动的 2 个轴应保持水平，并且应进行适当的配置与安装。
）应使用推荐的润滑形式与润滑油
5）应为负载变动较小的传动。

## 多列系数表

由于施加在各列链条上的负载并未均匀分布，因此多列衮轮链条的传动能力不能达到单列滚轮链条的列数倍能力因此，多列滚轮链条的传动能力可通过 1 列滚轮链条的传动能力乘以多列系数求出。

| 表2．多列系数表 |  |
| :--- | :---: |
| 㳘轮链条列数 | 多列系数 |
| 2 列 | $\times 1.7$ |
| 3列 | $\times 2.5$ |
| 4 列 | $\times 3.3$ |
| 5 列 | $\times 3.9$ |
| 6 列 | $\times 4.6$ |

## 简易选型表



## 表的查看方法

例．补偿 $\mathrm{kW}=5 \mathrm{~kW}$
小链轮转速 $=300 \mathrm{r} / \mathrm{min}$
1 列链条时
补偿kW（纵轴）与转速 $300 \mathrm{r} / \mathrm{min}$（横轴）的交点位于比CHE 60 的 23 T（23齿）小，比17T（17齿）大的范围内。根据交点位置判断，可使用19T。

## 一般情况的选型方法

## 1．把握使用条件

选择滚轮链条时应把握以下 7 个条件。
1．使用的机械 5．高速轴的轴径与转速
2．冲击的种类 6．低速轴的轴径与转速
3．原动机的种类 7．轴间距
4．传动力（kW）

## 2．确定使用系数

根据要进行传动的机械以及原动机的种类，通过使用系数表（表1）确定使用系数。

## 3．确定补偿传动力（kW）

利用使用系数补偿传动力（kW）。
－单列链条时 $\cdots$ 补偿传动力 $(k W)=$ 传动力 $(k W) \times$ 使用系数
－多列链条时…根据多列系数表（表2）确定多列系数。
补偿传动力 $(k W)=\frac{\text { 传动力 }(k W) \times \text { 使用系数 }}{\text { 列系 }}$
多列系数

## 4．选择链条与链轮齿数

利用简易选型表（表3）传动能力表求出满足高速轴转速与补偿传动力（kW）的链条与小链轮的齿数。此时，选择具有所需传动能力的最小节距的链条。此时应尽可能选择小节距链条以获得低噪音的平滑传动。（如果单列链条能力不足，则请选择多列链条。另外，安装场所有空间限制，轴间距较小并且想尽可能减小链轮外径时，请使用小节距多列链条。1另外，小链轮与链条的卷绕角度应为 $120^{\circ}$ 以上。

## 5．选择大链轮的齿数

大链轮的齿数 $=$ 小链轮的齿数Х速度比确定小链轮的齿数后，再乘以速度比，则可确定大链轮的齿数。一般来说，小链轮的齿数为 17 齿以上，高速时为 21 齿即可，低速时为 12 齿即可，但大链轮的齿数最好不要超过 120 齿。另外，速度比为 $1: 1$ 或 $2: 1$ 时，请尽可能选择大齿数链轮。通常使用时，请将速度比设定为 $1: 7$ 以下，最好是在 $1: 5$ 左右。

## 6．检查轴径

检查所选小链轮是否可在所需的轴径下使用。请参阅产品目录中相应页的规格表。相对于轮靔直径较大时，请增加齿数或选择较大的链条。

## 7．链轮的轴间距

最短轴间距当然是以 2 个链轮不相互接触为好，但请选择 $120^{\circ}$ 以上的小链轮卷绕角度。
一般来说，较为理想的轴间距为所用链条节距的 $30 \sim 50$ 倍，脉动负载发生作用时，请选择在 20 倍以下。

8．计算链条的长度与链轮的轴间中心距离
确定链条以及两链轮的齿数，轴间距后，根据链节数计算公式来确定长度。

（1）计算链条的长度（已确定链轮的齿数 N 1 ， $\mathrm{N}_{2}$ 与轴间中心距离Cp时）

$$
L p=\frac{N_{1}+N_{2}}{2}+2 C p+\frac{\left(\frac{N_{1}-N_{2}}{2 \pi}\right)^{2}}{C p}
$$

＊请将 $\mathrm{L} p$ 的小数点以下的值四舍五入

一般来说，选择的链条长度应尽可能四舍五入成偶数链节。如果由于轴间距的关系而无法避免奇数链节，则必须使用偏置链节，但请尽可能通过改变链轮齿数或轴间距的方式使其变成偶数链节。
（2）计算轴间中心距离（已确定链轮的齿数 $N_{1}, ~ N_{2}$ 与链条长度Lp时）
$C p=\frac{1}{8}\left\{2 L p-N_{1}-N_{2}+\sqrt{\left(2 L p-N_{1}-N_{2}\right)^{2}-\frac{8}{\pi^{2}}\left(N_{1}-N_{2}\right)^{2}}\right\}$
通过滚轮链条所需长度计算公式求出的节距数几乎不可能与任意轴间距完全吻合，只能求出近似值，因此应根居所需全长再次对两轴中心距离进行精密计算。

## 利用一般选型方法的选型范例

利用 $3.7 \mathrm{~kW}, ~ 1,000 \mathrm{r} / \mathrm{min}$ 的电动机（马达）传动压缩机时。
［1］把握使用条件
1）使用的机械——压缩机，运行10小时
2）冲击的种类——平滑传动
3）原动机的种类——电动机
4）传动力 $(\mathrm{kW})-3.7 \mathrm{~kW}$
5）转速 $\quad 1,000 \mathrm{r} / \mathrm{min}$
［2］确定使用系数
根据表 1 ，将使用系数定为 1.2
［3］确定补偿传动力（kW）
补偿传动力 $(\mathrm{kW})=$ 传动力 $(\mathrm{kW}) \times$ 使用系数 $=3.7 \mathrm{~kW} \times 1.2=4.44 \mathrm{~kW}$
［4］选择链条与链轮的齿数
有关 $1,000 \mathrm{r} / \mathrm{min}, ~ 4.44 \mathrm{~kW}$ ，如果查看表 3 的简易选型表，可确认链条为CHE40，链轮为 17 T左右。
现在通过CHE40链条的传动能力表进行确认，齿数为 $13 \mathrm{~T}, ~ 1,000 \mathrm{r} / \mathrm{min}$ 时的传动能力为 4.09 kW ，不能满足补偿传动能力，因此选择齿数为 $19 T$ 的链轮，因其传动能力为 4.6 kW ，可进行传动。因此，选择该链轮即可。选择结果：链条 $=$ CHE40

小链轮齿数 $=19 \mathrm{~T}$

