額定壽命

【計算額定壽命】

額定壽命(Lin)是以基本動額定負荷(C)與交叉滾柱軸承承受的負荷(Pc),用下方算式求得。

$$L_{10} = \left(\frac{C}{P_c}\right)^{\frac{10}{3}} \times 10^6 \text{(1)}$$

Pc : 動態等效徑向負荷 (N)

【在考量使用條件下計算所得的額定壽命】

由於在實際使用下,運行中較常伴隨著振動與衝擊,對交叉滾柱軸承作用的負荷會有所變化,難以正確把握額定壽命。此外,使用環境溫度也會大幅影響壽命。考量到這些條件,可透過以下的算式(2)算出考量使用條件的額定壽命(L_{lom})。

●考量使用條件的係數 α

$$\alpha = \frac{\mathbf{f}_{\mathsf{T}}}{\mathbf{f}_{\mathsf{w}}}$$

●考量使用條件的額定壽命 L₁₀m

$$\mathbf{L}_{10m} = \left(\alpha \times \frac{\mathbf{C}}{\mathbf{P}_{c}}\right)^{\frac{10}{3}} \times \mathbf{10}^{6} \quad \dots \dots (2)$$

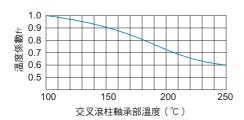


圖1 溫度係數(f-)

注)通常工作溫度在80℃以下,要超過80℃使用時,請與THK聯繫。

【fw:負荷係數】

通常作旋轉運動的機械在運轉中大都伴隨著振動 或衝擊,要特別精確地確定馬達或齒輪等驅動源 所產生的振動、以及頻繁啟動與停止所導致的衝 擊是很困難的。

因此,振動、衝擊的影響很大時,請以根據經驗得 到的表 1 的負荷係數為標準除以基本動額定負荷 (C)。 α : 考量使用條件的係數

f_T : 溫度係數 (參閱圖1) fw : 負荷係數 (參閱表1)

L_{10m} : 考量到使用條件的額定壽命 (rev.)

C: 基本動額定負荷* (N)

P。: 動態等效徑向負荷 (N)

* 交叉滾柱軸承的基本動額定負荷(C)是指,使一批相同的 交叉滾柱軸承在相同條件下分別運行,其額定壽命等於 (L)10°rev時,方向和大小都不變的徑向負荷。基本動額定負 荷(C)請參閱尺寸表。

* 在良好的潤滑,並且以理想的安裝條件來進行組裝的前提下,來進行額定壽命的計算。搖動運動或低速運動等使用條件可能對潤滑狀態產生影響。關於在搖動運動或低速運動條件下的壽命計算,請與THK聯繫。

表1 負荷係數(fw)

使用情況	fw
無衝擊平滑運動	1~1.2
普通運動	1.2~1.5
劇烈振動或衝擊時	1.5~3

選定要點

額定壽命

【計算工作壽命時間】

●旋轉運動用

$$L_h = \frac{L_{10}}{N \times 60}$$

Lh : 工作壽命時間 (h) N : 每分鐘轉數* (min⁻¹)

●搖擺運動用

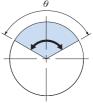
$$L_h = \frac{360 \times L_{10}}{2 \times \theta \times n_0 \times 60}$$

L_h : 工作壽命時間 (h) (θ) : 搖擺角度 (°) (*參考右圖)

: 每分鐘往返次數 (min-1)

110 . 母为蜂且这次数 (111111

*在連續進行旋轉的情況下,可能會發生由於轉速過快而產生 大量熱量的問題。關於使用轉速請諮詢THK。



*搖擺角度:θ較小時,溝槽和滾柱的接觸面難以形成油膜,可 能發生微動磨損。要以這種條件使用時,請咨詢THK。

【動態等效徑向負荷P。】

從以下公式取得交叉滾柱軸承的動態等效徑向負 荷。

$$P_c = X \cdot \left(F_r + \frac{2M}{dp}\right) + Y \cdot F_a$$

Pc : 動等效徑向負荷 (N)

Fr : 徑向負荷 (N)

Fa : 軸向負荷 (N)

M : 力矩 (N-mm)

X : 動態徑向係數 (參閱表2) Y : 動態軸向係數 (參閱表2)

dp :滾柱節圓直徑 (mm)

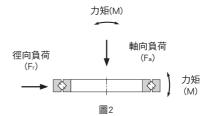


表2 動態徑向係數和動態軸向係數

分類	Х	Υ
$\frac{Fa}{Fr + 2M/dp} \le 1.5$	1	0.45
$\frac{Fa}{Fr + 2M/dp} > 1.5$	0.67	0.67

- 如果Fr=0 N和M=0 N-mm,假設X=0.67和Y=0.67,進行計算。
- 考慮預壓時的壽命計算,請與THK聯繫。