Lead Taiwan International Corporation 台中市台灣大道二段 285 號 20F

TEL: 886-423232026, Website: www.ltic.com.tw,

Email: salestw@ltic.com.tw



文件序號: T2020080

技術類別:《齒輪應用》

技術類別	齒輪應用
篇 名	在計算齒輪的強度時,是否應考慮啟動慣性負荷?
重點	在計算齒輪的強度時,是否應考慮啟動慣性負荷?
產出日期	2020/02/18
資料來源	日本 KHK / 台灣昭源提供 麗台國際有限公司整理

Lead Taiwan International Corporation 台中市台灣大道二段 285 號 20F

TEL: 886-423232026, Website: www.ltic.com.tw,

Email: salestw@ltic.com.tw



#### 問:在計算齒輪的強度時,是否應考慮啟動慣性負荷?

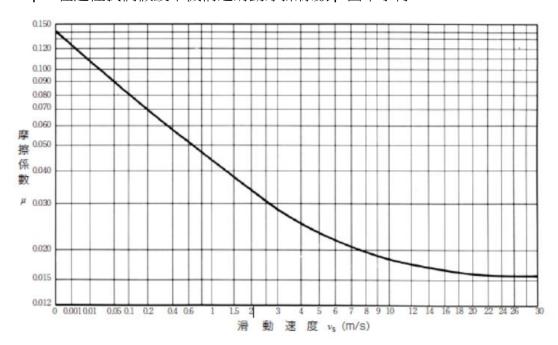
您好,我現設計一橫移機構,機構約重 5000kg,請問我應該需使用多大模數的齒條,請貴司推薦適用的型號。

#### 答:

由於××先生對移動機構的說明不是很詳細,我們只能概略地說明選用的步驟。

假設本機構做的是水平方向橫移,而不是上下升降運動。

1. 先不考慮移動機構的啟動及制動,僅以總機構的重量來做計算的根據。 總機構重 W =5000kgs,如果機構只是以滑板支撐,沒有滾輪或滾珠滑 軌,則本機構所需之額定實際負荷推力 F1,F1 =正壓力 W×滑動摩擦係數 μ,在這裡我們假設本機構之滑動摩擦係數μ由下求得



各種材料的組合及其摩擦係數 µ

材料的組合	μ值
鑄鐵和青銅	上圖摩擦係數的 1.15 倍
鑄鐵和鑄鐵	上圖摩擦係數的 1.33 倍
淬 火 鋼 和 鋁	上圖摩擦係數的 1.33 倍
鋼和鋼	上圖摩擦係數的 2.0 倍

Lead Taiwan International Corporation 台中市台灣大道二段 285 號 20F

TEL: 886-423232026, Website: www.ltic.com.tw,

Email: salestw@ltic.com.tw



V=0.5 m/sec,則滑動摩擦係數  $\mu=0.055 \times 2=0.11$ 。 所以,應有的額定實際負荷推力  $F_1=5000 \times 0.11=550 \text{kgf}$ 但如果機構有滾輪或滾珠滑軌支撐,則摩擦係數  $\mu$  會更低(即滾動擦係數) 約為 0.055,則應有的額定實際負荷推力  $F_1=5000 \times 0.055=275 \text{kgf}$ 

2. 若是要考慮移動機構的啟動及制動,就必須知機構最短的加速或減速時間 t,及機構的最高移動速率 V

由加/減速時間 t 及牛頓的運動公式  $V=V_0+at$ ,可求得加速度的最大值。 再由  $F_2=M_{XA}$ ,可算 得本機構的最大的慣性負荷推力  $F_2$ ,(其中 M 是 機構總質量 kg )

假設

- a. 加速時間= 1 sec , V=0.5 m/sec ,  $V_0=0$  , 則  $a=0.5 \text{ m/sec}_2$  M= 5000 kg , 則慣性推力  $F_2=M_Xa=5000_X0.5=2500 \text{ kgf}$
- b. 加速時間=  $2 \, \text{sec}$  , V=  $0.5 \, \text{m/sec}$  , V0 = 0 , 則 a=  $0.25 \, \text{m/sec}_2$  M=  $5000 \, \text{kg}$  , 則慣性推力  $F_2 = M_X = 5000_X = 0.25 \, \text{kgf}$
- 3. 如果選 F1 和 F2 中比較大的一個做基準來選用齒輪,其步驟如下: 在此假如以 2500kgf 的慣性負荷推力,在 KHK 型錄裡(或在網頁型錄中 「以強度搜尋」功能)

先概略找出大概的使用模數,再根據著個模數,依照機構需要的移動速率找 出應該使用小齒輪的轉速及齒數及型號,

(必須先訂定小齒輪的大小範圍才能進行此步驟)。

接著由 KHK 網頁型錄中的「強度計算功能」算出小齒輪的容許負荷強度 (容許切線力)。

最後再來判斷小齒輪的容許切線力是否>實際負荷推力

4. 一般而言慣性負荷推力 F<sub>2</sub> 會比額定實際 負荷推力 F<sub>1</sub> 來得大 很多,會出現這個現象其問題在於加速或制動時間 t 的長短以及要求移動的最高速率 V 之大小。

如果不理會這著個問題,而希望在最短時間內以馬達直接啟動,那麼我們將會發現再大再強的齒輪模數都很難滿足這個需求,機構將越變越大。

5. 所以齒輪在設計時,只需以額定實際負荷 F1 為基準來計算其強 度,至於 啟動與制動所發生的超大慣性負荷 F2 ,就交給控制設計人員,請他們在啟 動時採用:

STAR-DELTA 緩起 動接線 或 變頻啟動 或 以程式控制,來拉長加速時

Lead Taiwan International Corporation 台中市台灣大道二段 285 號 20F

TEL: 886-423232026, Website: www.ltic.com.tw,

Email: salestw@ltic.com.tw



# 間 t,則能有效降低慣性負荷推力 $F_2$ 過大的問題 $\circ$

當然,您也可以不顧一切地在計算齒輪的強度時,以啟動慣性負荷來做強度可否的比對,只是這麼一來,機構的成本將會是您另外一個大問題。

6. 另外,請儘量以滾動(滾輪或滾珠滑軌)做為機台移動的支撐,以減少摩擦 力的發生。