

車床切削螺絲
配換齒輪計算法
及
配換齒輪表

溫學超 陳毓桂編著

人民出版社出版

序

現今我國機械工場中欲全部獲得新式工具機，短期內尚不可能，在此棄舊更新之過渡時期中，如依然在現有普通之車床上切削各式螺絲，則配換齒輪仍屬不可缺少之工作，惟一般工作者對於此項齒輪之配換均憑記憶及心算等方法，數十年來傳統如是，不特學習困難，且應用之時尤為耗時費事，易生錯誤，作者服務工廠多年，除隨時利用工作機會，作改進之研討外，深感長此以往徒使技術水準日見落後，遂乃參閱有關此項書籍，按照理論與實際需要編著本書。

在本書內前半部詳述配換齒輪計算法，以供技術工友自修或利用職工夜校講解學習，養成破除守舊接受科學思想之習慣，關於解決疑難螺距之切削問題，可供工廠管理員及技師之參考。並可選充藝徒訓練之教材，使其能在較短時日中獲得切削螺絲之整個計算學識系統，與實習工作相配合，反覆運用，收效至著，庶可達縮短訓練時間，造就多量技術成員之目的。後半部為配換齒輪表，經作者長時間精密編算，以車床常用之絲桿為根據，使擬欲車製之各式大小不同之螺距所需之配換齒輪，按照合理程序排列，從業人員于配換齒輪之時，一經查表即可選用，毋須另行計算；豈僅節省時間，更得增加工作效率，

倘能普遍應用，未始非發展生產增加國家財富之助也。

溫學超 陳毓桂謹識

一九四九年九月

編 例

- (一)本書第一二兩章除闡明切削螺絲及配換齒輪計算原理外，並於各種螺距計算之中均取普通工場常用之車床絲桿爲標準，精選例題凡八十則，詳述解法，可引導初學者在實際工作時，自行解答各項問題，得收理論與實際連繫之效果。
- (一)本書第三章疑難螺距之配換齒輪計算法，係一較新之技術貢獻，應用小數與近似分數換算表(附表 2)及因數表(附表 3)，按照一定法則，逐步演算，解決各種疑難螺距在切削時決定配換齒輪之困難，特爲介紹。
- (一)第四章所述之特種配換齒輪，雖應用範圍不廣，亦予列入討論，以免偶逢應用之時頓感計算上之困難。
- (一)最後一章敍述切削螺絲時機械運用上之一般技術問題，尤以初學者宜輔以實地車床工作，反覆運用，冀獲熟能生巧。
- (一)欲迅速解答配換齒輪計算問題，應用由正確理論推演所得之公式，較爲簡便，所以在附表 1 中綜合各種算式，分類列入，使選擇之時一目了然。
- (一)本書所附之配換齒輪表，係以普通車床常用之絲桿爲根據，並以

各式不同大小之欲車螺距，按照合理程序，分應用常備齒輪，近似值關係，或某種額外齒輪詳細排列，一經查表，即可選用。

(一) 本書以德文版 工廠叢書 第四冊 “Wechselräderberechnung für Drehbänke” 及日文版 “萬能旋盤ねじ切り換齒車表” 為參考，編纂後，雖經多次校覆，然恐難免遺漏錯誤之處，尚祈讀者及工業先進人士不吝指正是幸。

目 錄

第一章 緒論	1—7
一 螺絲之形成及其種類	1
二 螺距之產生及其種類	2
(A) 英吋螺距	2
(B) 公厘螺距	3
(C) 模數螺距	3
(D) 徑節 (D.P.) 螺距	3
三 車削螺絲機構概述	4
(A) 傳動系統	4
(B) 配換齒輪	5
(C) 絲桿螺距與機動螺距	6
第二章 配換齒輪計算法	8—48
一 計算原理	8
二 英吋制絲桿計算及實例	11
(A) 欲車英吋螺距	11
(B) 欲車米厘螺距	17
(C) 欲車模數螺距	25
(D) 欲車 D.P. 螺距	30
三 米厘制絲桿計算及實例	37

(A) 欲車英吋螺距.....	37
(B) 欲車米厘螺距.....	40
(C) 欲車模數螺距.....	42
(D) 欲車 D.P. 螺距	45
第三章 疑難螺距之配換齒輪計算法.....	49—60
計算法則及實例.....	49
第四章 特種配換齒輪計算法.....	61—72
一 特種配換齒輪應用之範圍.....	61
二 絲桿每吋 6 牙應用特種配換齒輪之計算及實例.....	62
(A) 欲車英吋螺距.....	62
(B) 欲車米厘螺距.....	64
(C) 欲車模數螺距.....	66
(D) 欲車 D.P. 螺距	67
三 絲桿螺距 1.25 米厘應用特種配換齒輪之計算及實例	68
(A) 欲車英吋螺距.....	68
(B) 欲車米厘螺距.....	70
(C) 關於車削模數及 D.P. 螺距.....	71
第五章 機械運用上各項技術問題.....	73—81
一 六盤齒之應用.....	73
二 變更配換齒輪之技巧.....	74
三 平面螺絲配換齒輪計算概述.....	75
四 應用後列齒輪車製大螺距之方法.....	75
五 多頭螺絲(複螺紋)之分頭法.....	77
六 兩開螺帽把手之擲落法.....	79
(A) 標記法.....	79
(B) 看錶法.....	79
(C) 英吋絲桿車製米厘螺距之把手擲落法.....	81
附表 1. 配換齒輪綜合算式表.....	83—84
附表 2. 小數與近似分數換算表.....	85—86
附表 3. 1 至 10000 因數表	87—115
附表 4. 絲桿每吋 2 牙切削各式螺距配換齒輪表.....	116—138

切削英吋螺距	117
應用 127 牙齒輪關係切削米糧螺距	123
應用常備齒輪近似值關係切削米糧螺距	126
應用常備齒輪近似值關係切削模數螺距	129
應用 127 牙齒輪關係切削模數螺距	130
應用 97 牙齒輪關係切削模數螺距	131
應用 47 牙齒輪關係切削模數螺距	133
應用常備齒輪近似值關係切削 D.P. 螺距	134
應用 127 牙齒輪關係切削 D.P. 螺距	136
應用 125 牙齒輪關係切削 D.P. 螺距	137
應用 97 牙齒輪關係切削 D.P. 螺距	137
應用 47 牙齒輪關係切削 D.P. 螺距	137
應用 71 牙及 113 牙齒輪關係切削 D.P. 螺距	138
附表 5. 絲桿每吋 4 牙切削各式螺距配換齒輪表	139—158
切削英吋螺距	140
應用 127 牙齒輪關係切削米糧螺距	146
應用常備齒輪近似值關係切削米糧螺距	148
應用常備齒輪近似值關係切削模數螺距	150
應用 127 牙齒輪關係切削模數螺距	151
應用 97 牙齒輪關係切削模數螺距	152
應用 47 牙齒輪關係切削模數螺距	153
應用常備齒輪近似值關係切削 D.P. 螺距	154
應用 127 牙齒輪關係切削 D.P. 螺距	156
應用 125 牙齒輪關係切削 D.P. 螺距	157
應用 47 牙齒輪關係切削 D.P. 螺距	157
應用 97 牙齒輪關係切削 D.P. 螺距	157
應用 71 牙及 113 牙齒輪關係切削 D.P. 螺距	158
附表 6. 絲桿每吋 6 牙切削各式螺距配換齒輪表	159—177
切削英吋螺距	160
應用 127 牙齒輪關係切削米糧螺距	166
應用常備齒輪近似值關係切削米糧螺距	168

應用常備齒輪近似值關係切削模數螺距	170
應用 127 牙齒輪關係切削模數螺距	170
應用 97 牙齒輪關係切削模數螺距	171
應用 47 牙齒輪關係切削模數螺距	172
應用常備齒輪近似值關係切削 D.P. 螺距	173
應用 127 牙齒輪關係切削 D.P. 螺距	175
應用 125 牙齒輪關係切削 D.P. 螺距	176
應用 97 牙齒輪關係切削 D.P. 螺距	176
應用 47 牙齒輪關係切削 D.P. 螺距	176
應用 71 牙及 113 牙齒輪關係切削 D.P. 螺距	177
附表 7. 絲桿每吋 8 牙切削各式螺距配換齒輪表	178—197
切削英吋螺距	179
應用 127 牙齒輪關係切削米糧螺距	185
應用常備齒輪近似值關係切削米糧螺距	187
應用常備齒輪近似值關係切削模數螺距	189
應用 127 牙齒輪關係切削模數螺距	190
應用 97 牙齒輪關係切削模數螺距	191
應用 47 牙齒輪關係切削模數螺距	192
應用常備齒輪近似值關係切削 D.P. 螺距	193
應用 127 牙齒輪關係切削 D.P. 螺距	195
應用 125 牙齒輪關係切削 D.P. 螺距	196
應用 97 牙齒輪關係切削 D.P. 螺距	196
應用 47 牙齒輪關係切削 D.P. 螺距	196
應用 71 牙及 113 牙齒輪關係切削 D.P. 螺距	197
附表 8. 各式螺距尺度換算表	198—203
每吋牙數與螺距及米糧長度對照表	198
分數螺距與小數及米糧長度對照表	199
英吋螺距與小數及米糧長度對照表	200
米糧螺距與英吋長度對照表	201
模數螺距與英吋長度對照表	202
D.P. 螺距與米糧長度對照表	203

第一章 緒論

一 螺絲*之形成及其種類

在等速旋轉之圓柱體上一點，沿着軸心方向作等速移動，即形成一螺絲。同樣，用刀具在等速之圓柱形工作物上，沿着軸心方向作等速移動，其車削結果即成普通所謂之螺絲，如圖 1 所示。車削螺絲通常均在車床上進行工作，因此，若將迴轉工作物之車頭與移動刀架之絲桿，兩者之速比施以適當之調整及連繫，即能得到粗細不同螺絲之產生。

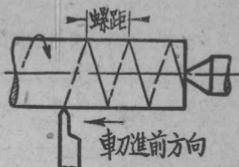


圖 1 螺絲之形成

機件之密接，傳動，固定及連繫上，由於用途及負荷各異，而需各種式樣不同之螺絲。大體可分為尖頭螺絲（或稱“V”形螺絲）（圖 2），方頭螺絲（圖 3），梯形或蝸旋螺絲（圖 4），鋸齒形螺絲（圖 5），及圓頭

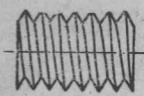


圖 2 尖頭螺絲

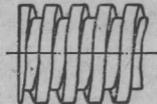


圖 3 方頭螺絲

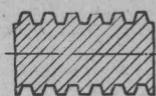


圖 4 梯形螺絲

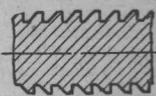


圖 5 鋸齒形螺絲

*「螺絲」亦稱「螺紋」。

螺絲(圖 6)等。此外，在上述各式螺絲中，又可分為左旋或右旋螺絲，單頭或多頭螺絲(圖 7,8)。

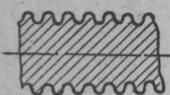


圖 6 圓頭螺絲

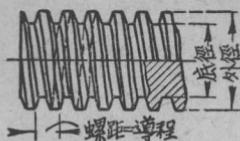


圖 7 右旋單頭螺旋螺絲

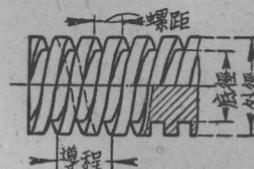


圖 8 左旋二頭方頭螺絲

二 螺距之產生及其種類

沿圓柱體之軸心平行線，量得其螺紋每環行一周後，起點與終點

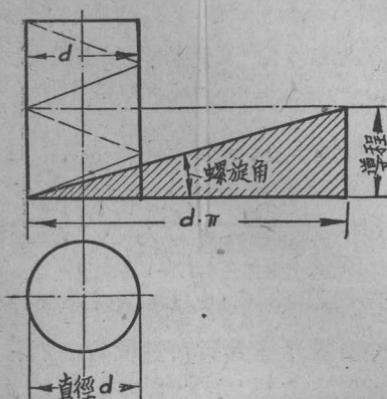


圖 9 導程之產生

之距離，謂之導程(圖 9)相鄰兩螺絲之相當點間，平行於軸線方向之距離謂之螺距。單螺紋時螺距等於導程，且普通螺絲多為單紋，故在討論車製單螺絲時多以螺距代替導程，此應予注意者。螺距在應用上之記載單位，普通均以英吋或米裡表示。茲分述如下：

(A) 英吋(inch)螺距

英吋螺距通稱英吋牙，其記載單位有二，第一種係以每吋若干牙數為標準，例如有一螺絲其螺距為 $1/8''$ ，即 1 吋之內共有 8 牙，稱為“每吋 8 牙”，如螺距為 $1/32''$ ，則稱為“每吋 32 牙”等；第二種係以每牙若干長度為標準，例如有一螺絲其螺距為 $3''/16$ 則稱為“1 分半 1 牙”，如螺距為 3”，則稱“3 吋 1 牙”等。

(B) 公厘(mm)螺距

公厘螺距通稱米裡牙，（茲為便利一般機械工作人員習慣上稱呼起見，此後在本書中如遇單位為公厘時，仍沿用“米裡”一詞稱呼之。）係以每牙為記載單位，例如有一螺絲其螺距為 1mm，則稱為“1 米裡 1 牙”，如螺距為 3.5mm，稱為“3 米裡半 1 牙”，如螺距為 0.4mm，則稱呼為“40 米裡絲 1 牙”等。

(C) 模數(Modul)螺距

模數螺距通稱模數牙或「模杜」牙，即米裡制之齒輪牙，在齒輪上之齒距圓直徑完全以米裡表示者，因此其圓周齒距及蝸形螺旋上之螺距，均由 π 之倍數所構成，謂之模數齒距或模數螺距。 π 之值為 $22/7$ 或 3.14，精確而言乃為 3.1415927，在稱呼上通常視模數（簡寫 M）前所加之數字而定，如“3M”稱為“3 模數”等。螺距長度計算為：

$$\text{即 } 1M = 3.14\text{mm}$$

$$2M = 2 \times 3.14 = 6.28\text{mm}$$

$$3M = 3 \times 3.14 = 9.42\text{mm} \text{ 等。}$$

(D) 徑節(Diametral Pitch 或簡作 D.P.)螺距

徑節螺距通稱 D.P. 牙或「匹取」(Pitch) 牙，亦係齒輪上牙齒之標誌方法應用於螺旋上者，乃以每吋節圓直徑表示在其圓周上所含之齒數，因此恰與模數牙相反，其螺距長度為 D.P. 之數除 π 所得之值，如 8D.P. 即每吋節圓直徑內含有 8 個牙齒，稱為“8 個 D.P. 牙”等。螺距長度計算為：

$$\text{即 } 1D.P. = 3.14''$$

$$2D.P. = \frac{3.14}{2} = 1.57''$$

$$3D.P. = \frac{3.14}{3} = 1.047'' \text{ 等。}$$

三 車削螺絲機構概述

車床在早期構造上極為簡單，尚無螺絲桿及其附屬機構，移動裝置刀架之拖板均賴手搖，至欲車削螺絲，則於床身之外另裝一類似之捲揚設備，利用人力帶動繩索，使拖板等速前進，然不論其耗費如何巨大之辛勞，而車削所得，較目前所用之精確螺絲，實差甚遠。以後在構造上不斷改良，於是移動拖板所用之絲桿及其附屬裝置始相繼發現，時至今日，絲桿之主要任務，幾全為車削螺絲而具備矣。

(A) 傳動系統

車床種類繁雜，有普通型、半自動型及自動型等等。而我國一般工廠中所用者尤以普通型車床居多如圖 10 所示：

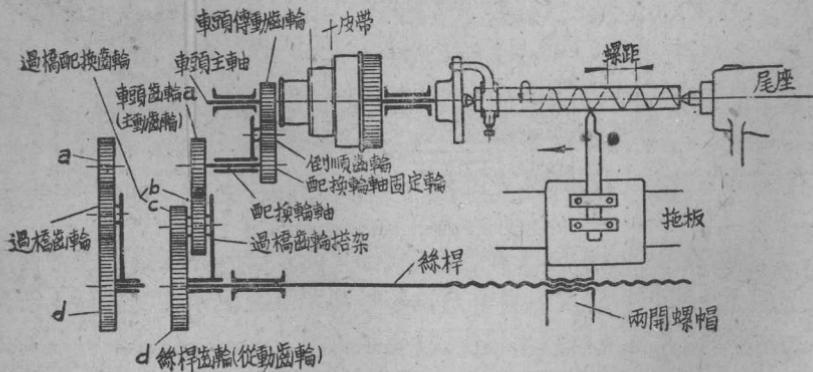


圖 10 車製螺絲傳動系統

即爲普通車床切削螺絲之傳動系統，由掛脚皮帶盤帶動寶塔皮帶盤→車頭主軸→車頭傳動齒輪→倒順齒輪→配換輪軸固定輪→車頭齒輪(即主動齒輪或簡稱主輪)→過橋齒輪(或過橋配換齒輪)→絲桿齒輪(即從動齒輪或簡稱從輪)→螺絲桿→兩開螺帽→移動拖板，使刀架前進。在此傳動系統中倒順輪一項，其作用乃係變換絲桿迴轉方

向，以便車削左旋或右旋螺絲之用，所屬「後列齒輪裝置」(back gears)只為減低整個傳動系統之迴轉速度，無關車削螺絲之一切。車頭傳動齒輪與配換輪軸固定輪之速比為 $1:1$ ，但亦有為 $1:2$ 者如圖 11 所示，此型車床傳動結構較圖 10 略繁，後列齒輪除變更整個傳動

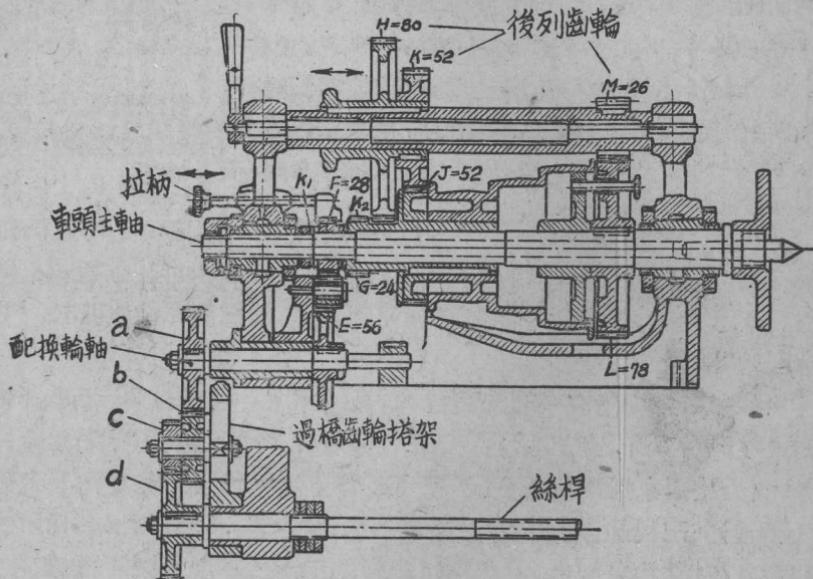


圖 11 應用後列齒輪變更固定速比之車床

系統迴轉速度外，若將拉柄向前移動，使齒輪 F 經過離合器 K_2 與寶塔帶輪空心軸上齒輪 G 相連接，則可增加其固定速比，俾便車削較大螺距之螺絲時用之。因此在固定速比不為 $1:1$ 時，即車頭主軸與配換輪軸之迴轉數不同時，在計算齒輪配換關係時必須顧及。(詳見第 75 頁應用後列齒輪車製大螺距之方法)。

(B) 配換齒輪

轉動絲桿必須利用齒輪，因之切削各式螺距，自當變換使用齒數多少不同之齒輪，此類齒輪稱為“配換齒輪”(亦稱變速或變換齒輪)。

圖 12 所示，a 輪與 c 輪為主動齒輪，b 與 d 為從動齒輪，a 輪裝在配換輪軸上，b 輪與 c 輪裝在過橋齒輪塔架上，d 輪裝在絲桿上，應用此種兩對配換齒輪所成之複式配換關係，通稱“四盤齒”。但亦有只須

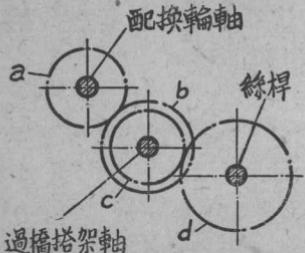


圖 12 四盤齒裝置

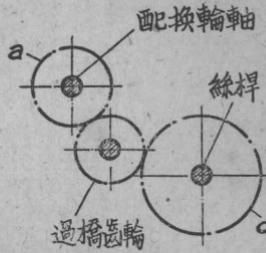


圖 13 兩盤齒裝置

應用一對配換齒輪者如圖 13，在此種情形下，其他 b, c 一對配換齒輪另以一單獨之齒輪代替之，使與 a, d 兩輪連接，通稱過橋齒

輪。因其迴轉速度與 a, d 兩輪不生影響，故齒數多少可任意選擇，只須與 a, d 兩輪，三者同時能獲順利轉動即可，此種簡單配換關係，平常稱為“兩盤齒”。

每部車床均附有一套配換齒輪，最通用之一種乃自 20 牙起，每輪齒數遞增 5 牙，直至 120 牙為止，亦有從 25 牙起到 130 牙為止，(歐洲大陸國家採用此種系統)在車製普通螺絲時(指英吋牙及米厘牙而言)其配換範圍，除欲車牙數為質數，像 29, 31, 41 等無法利用因數分解外，其他均可配搭，但在英吋絲桿之車床上車削米厘牙，模數牙，D.P. 牙或在米厘絲桿之車床上車削英吋牙，模數牙，或 D.P. 牙，除應用 127 牙, 47 牙或 97 牙之額外齒輪以外，125 牙在配換齒輪計算時，應用範圍亦廣，按作者平日工作經驗，在普通車床上最好能添用一只 125 牙之齒輪，此點，在例題中亦可見及。

在選擇配換齒輪時應注意配換輪軸與絲桿間已固定之距離，能達適宜配搭為度。

(C) 絲桿螺距與機動螺距

由車頭主軸至絲桿之傳動系統中均有各種速比不變之傳動齒輪，固定裝置於車頭內，隱藏不易察見。因此，在使用車床之先，必須

確查其速比究竟若干。其試驗方法，可於配換輪軸及絲桿上配搭一對齒數相同之配換齒輪，以手拉動皮帶，進行車削“試驗螺絲”，俟拖板前進一吋後，比較其工作物上每吋牙數與絲桿每吋牙數是否相符，如考察結果兩者相同，則知車頭傳動齒輪與配換輪軸固定輪之速比爲 $1:1$ ，而此絲桿每吋牙數即爲以後配換計算中之標準，稱爲“絲桿螺距”。

在車床上，主動齒輪與從動齒輪在齒數相等之前提下，例如：

- (一) 車頭傳動齒輪與配換輪軸固定輪之速比爲 $1:1$ ，而絲桿螺距爲 $1/4''$ ，車削所得之螺距爲 $1/4''$ 。
- (二) 亦有車床其車頭傳動齒輪與固定輪齒數之比 $Z_f:Z_e$ (或速比 $N_e:N_f$) 為 $1:2$ ，絲桿螺距爲 $1/2''$ ，則在試驗螺絲上所形成之螺距亦爲 $1/4''$ 。
- (三) 如在具有絲桿變速裝置之車床上，此時車頭傳動齒輪與固定輪之速比 $N_e:N_f$ 為 $1:2$ ，絲桿螺距爲 $3/8''$ ，並應用絲桿變速裝置改變其速比 $N_d:N_e$ 為 $4:3$ 時，則在試驗螺絲上所形成之螺距亦爲 $1/4''$ ，此種利用車床本身機械傳動關係，車削所得之螺距，統稱爲“機動螺距”。故計算時不能單以絲桿螺距爲標準。米糧絲桿之車床，同樣亦有機動螺距存在，計算之先，應注意及之。嗣後在計算例題中所云“機動螺距”一詞，即係指上述三種情形中任意一種而言。