

作者簡介: 工學博士西田新一是日本佐賀大學 名譽教授兼同步輻射光源研究中心 的特約研究員。

螺絲緊固的失效問題 以及其預防方式

~第一集:針對失效所做的統計分析~

1.1. 前言

一般來說,「螺絲」自古以來就被視為「五大最重要的簡易機械裝置:槓桿、輪、軸、滑車、楔子」當中的其一。所有的機械性零件可以分解成這五種元素。廣義的螺絲緊固作業不僅包括了結合螺栓與螺帽,還包括要被緊固的元件,而可作為代表的扣件自然也是一種螺栓與螺帽的結合。一般來說,螺絲的緊固作業在狹義上會有以下的優點:

- (1) 易於組裝和拆卸。
- (2) 可以一邊做必要的調整,一邊設置它們;或 者使用簡易的緊固工具來精準地設置它們。
- (3) 可以善用楔子效應,所以即使是非常厚的元件也可以緊緊地緊固住。

尤其因為近期對全球環境保護的要求,從「回收」和「再利用」的觀點來看,上列的第2項優勢會獲得重視。此外,與其他零件相較之下,被緊固的部位會比較容易斷裂,基於材料強度理論的理論分析,設計師一直以來都被要求要準備更安全的被緊固元件。

基於這些優勢,舉例來說,一台車會用到約一千支緊固專用的螺絲(如圖 1.1⁽¹⁾)。此外,一台大型噴射客機上裝了大概150萬支螺絲⁽²⁾。以我們的隨身物來舉例的話,一隻眼鏡就會用到6種編號的螺絲。種類眾多的機械設備所使用螺栓的數量也很驚人,這些機械設備包括電動設備、機床、建築機械、鐵道機車車輛、鋼塔、橋樑、運輸設備等等。

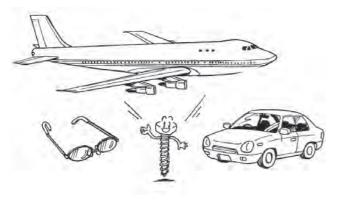


圖.1.1 螺栓應用在多種的產品上

1.2. 從發現問題到解決問題

另一方面,螺絲的緊固作業非常廣泛應用在日常生活中,以至於大眾並未完全體認到螺絲的用處之多。我們太傾向於輕忽螺絲的重要性,常會說「就只是一支螺絲、一支螺栓而已嘛」,而未注意到螺絲所具備的重要功能⁽³⁾。

因此,在開始談文章標題「螺絲緊固的失效問題以及其預防方式」之前,筆者會試著解說以下圖1.2所示的程序。換句話說,以下的程序會提供最合理的方式來達成目標。首先,在調查主要的問題來源之前,最重要的就是確認真實的狀況是什麼。因此,筆者試著分析問題的發生,以及設備的故障(6),然後就能連結到螺栓失效的分類,以及原因的調查。針對原因的調查,筆者會導入能解決螺栓失效的對策。透過實踐預防螺栓失效的新觀念與實證來解決失效的問題。

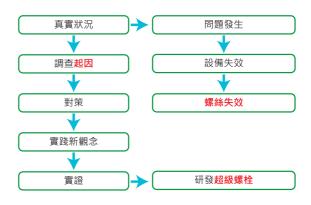


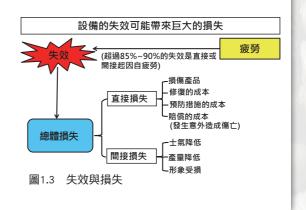
圖.1.2 從發現問題到解決問題

1.3. 失效所帶來的損失

失效所造成的損失如圖1.3⁽⁴⁾⁻⁽⁶⁾所示。如同我晚一點會詳述的,85~90%以上的失效通常是直接或間接導因於螺絲的「疲勞」。失效所帶來的損失可區分為直接與間接損失。前者包括修復作業的成本,以及失效、意外補償等等預防作業的成本。理想中的狀態就是同時執行修復工作業和預防失效的作業。但以製造廠的情況來說,它們把保修作業設為第一優先,常會等到晚一點在排定的停機時段才會執行預防失效的作業,因為一旦停止了產線,就會減少產量。當失效的發生導致工人傷亡或鄰近人員受傷,就會產生意外賠償的問題。此外,這種失效可能會招致有關單位前來現場勘查,以及工廠安全管理者的責任問題。為避免此事發生,應該要每天花點心思預防失效並做保修。間接的損失包括了產量減少以及公

司形象受損。我們常耳聞,作業員很怕遇到重大意外發生後沒多久就馬上要增加工廠的產出量。雖然業界過去已很重視直接的損失,但最近也開始審慎考量有關企業的形象受損,阻礙了一流工人招募的問題。

在極端的狀況下,一支螺栓在現代電腦化的產製體系中斷裂的話,可能會導致產線中斷(4)-(6)。因此應該盡可能詳查更細微的失效問題,而不是依據雜亂無章的政策去做維修。此外有跡象顯示,已有人不僅預防類似的失效再發生,還公開了調查的結果,對社會做出更大的貢獻。若失效的調查是由設計師和用戶來做,就能更徹底釐清失效的起因,也能容易採取理想的措施。



1.4 針對失效所做的統計分析

1.4.1 依據失效的元件所訂的失效分類

筆者和合作的研究員調查了機械和機械零件的失效,其細節如圖 1.4⁽⁴⁾⁻⁽⁶⁾所示。從上圖中可以明顯觀察到,焊接件的失效次數最多,而焊接件之外的失效次數則依以下順序遞減:軸桿、螺栓、滑輪、滾輪、齒輪、鋼索…。之所以可觀察到焊接件的失效次數最多,可能是因為幾乎所有的組裝件都是焊接件,焊接件的絕對數量很大,且焊接件的強度一般會比基礎金屬還要低。之所以軸桿的失效次數僅次於焊接件且位居第二,可能是因為軸桿是動力傳輸的重要元件,且替代件無法輕易或迅速採購到。

螺栓排名第三,即使如此還是有人可能會認為螺栓其實是所有機械 零件中失效次數最多的。但多數壞掉的螺栓會在當場被適度地汰換掉, 因為螺栓斷裂後可以馬上再採購,或是可以很輕易地再生產出來,除非 遇到特殊情況。滑輪、滾輪、齒輪和鋼索就跟軸桿一樣,都是傳輸荷載時 不可或缺的元件,而且都是典型的機械零件。

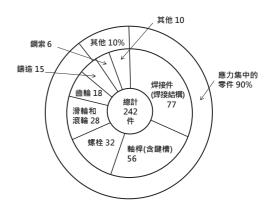


圖1.4 依失效的元件所做的失效分類

1.4.2 依**起因(cause)**或**影響因子(factor)**所做的失效分類⁽⁴⁾⁻⁽⁶⁾

依據**圖1.4**,這些失效依照其成因所做的歸類如**圖1.5**所示。**圖1.5**明顯可看到,約有80%失效是因疲勞而起(包括單純的疲勞、腐蝕造成的疲勞、熱疲勞等等)。其他的成因則包括靜態斷裂(13%)、應力腐蝕開裂(5%)、腐蝕、爆裂等等(3%)。靜態斷裂的比例將仍會有討論的空間,因為在電腦和計算力學的幫助之下,設計的工藝每年都變得更高水準且更精準。此比例幾乎全數都該歸類為「間接疲勞」。

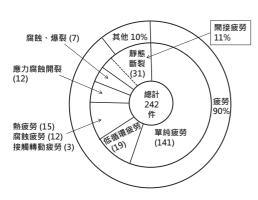


圖1.5 依起因所做的失效分類

以圖1.6所示的間接疲勞為例,法蘭是由10支承受循環荷載的螺栓緊固住。起初,有3支螺栓因疲勞而斷裂。然後在第二階段,有4支螺栓因為疲勞而斷裂。緊接著第二階段之後,剩下的3支螺栓也馬上斷裂了。前述的第一和第二階段都是因「直接疲勞」而起。另一方面,剩下的3支螺栓是因「靜態斷裂」而起,經目測得知是因為承受過量的荷載。如果前面的第一階段和第二階段的疲勞斷裂沒有實際發生,那麼靜態斷裂

就不會發生,此靜態斷裂就可稱為「間接疲勞」。直接疲勞和間接疲勞的比例在此案例中會變成100%。因此,直接和間接疲勞的比例在圖1.6中就佔了100%。把焦點放在圖1.5上,幾乎所有的靜態斷裂都應該被歸類為「間接疲勞」。換句話說,超過90%的失效案例是直接或間接起因於「疲勞」。

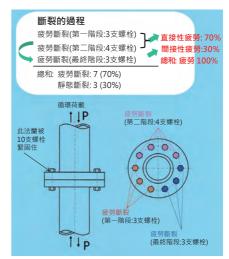
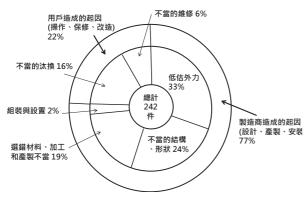


圖1.6 直接與間接疲勞的分類



依影響因子所做的失效分類

圖1.7是依據影響因子所做的失效分類⁽⁴⁾⁻⁽⁶⁾,這些因子包 括低估外力(35%)、產製不良(22%)、使用和汰換採用了不適當 的標準(16%)、選料不當(10%)等等。幾乎所有的失效都是起因 於人為因子,這些失效的問題可透過這些方式來預防:做事 先的分析、充分取得原料方面的知識、用心做產製後的檢測。 低估外力(33%)、結構不當(24%)、選錯材料、加工和產製不當 (19%)以及組裝/設置(2%),這些起因是歸屬於製造方,也就是 負責設計、製造和安裝的人。另一方面,不當的汰換(16%)以及 不當的維修(6%),這些起因則歸屬於用戶,也就是負責操作、 保修和改造的人。依據以上所述,有80%的失效案例是要由製 造方負責。

1.4. 3 螺絲失效的分類

如前所述,種類廣泛的機械設備使用螺栓的數量超乎我們的預期。螺栓失效的分類如 圖1.8所示。從圖1.7中可明顯看到,約90%的失效是起因於「疲勞」。約有5%的失效案例是 起因於「延遲斷裂」,其次是因為「應力腐蝕開裂」(3%)和伴隨腐蝕的「靜態斷裂」(2%)。因 此,在失效預防措施的觀點之下,抗疲勞的螺栓將會是筆者未來投稿一系列連載專文最重 要的目標。此外,在材料以及力學的觀點下,這一系列的連載專文也會談到延遲斷裂和應力 腐蝕開裂。

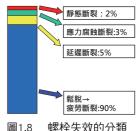


圖1.8 螺栓失效的分類

1.4. 4 失效發生的條件(4)-(6)

圖1.9是失效發生的條件和預防失效的措施。不用多說,當外力大於 材料的抗力時,就會發生失效的現象。有必要檢查失效的起因是算錯外力 值,還是選錯材料。透過檢查關乎這兩項起因的影響因子,就能採取真正 合理的做法。

換句話說,有必要採取一些措施來減少外力(包括應力),或增加抗力, 或針對這兩者採取措施。一般來說,在力學方面很強的設計師可能在材料 方面很弱,反之亦然。因此,有很多案例當中的設計是很不經濟實惠的。由 於材料的強度會和它所處的環境息息相關,所以在選定能夠預防失效的 對策時,必須考量三個要素,也就是外力、材料和環境,以在措施的影響、 成本等等的基礎上得到真正合理的結論。

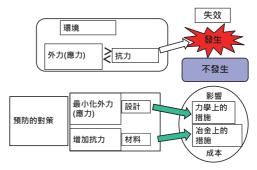


圖1.9 失效的發生以及預防的對策

1.5. 結論

本文提到的主要結論整理如下:

- (1) 雖然我們會在焊接件上觀測到最高的失效次 數,還是有人可能會認為螺栓其實是所有機械 零件中失效次數最多的。
- (2) 90%以上的失效通常是直接或間接導因於螺 絲的「疲勞」。
- (3) 有80%的失效案例是要由製造方負責。
- (4) 以螺栓的失效來說,約有90%的失效案例是起 因於疲勞,其次是起因於延遲斷裂(5%)、應力 腐蝕開裂(3%)、靜態腐斷裂(2%,包含腐蝕)。
- (5) 在選定能夠預防失效的對策時,有必要考量 三個要素,也就是外力、材料和環境。

參考文獻

- (1) S. Nishida, "7 Questions about Screw", Journal of JFRI (The Japan Research Institute for Screw Threads and Fasteners), Vol.24, No.7 (1993), p.195
- (2) S. Nishida, Journal of the Japan Crane Association, Vol.45, No.525, (2007), p.5
- S. Nishida, Direct interview with the engineer of Boeing Co. Ltd, (1990, July).
- S. Nishida, Failure Analysis of Machine Parts & Equipment, (1993), p.4, Nikkan Kogyo News Paper Co. Ltd, (in Japanese)
- (5) S. Nishida, Failure Analysis in Engineering Applications, (1993), p.3, Butterworth Heinemann Co. Ltd. UK
- (6)S. Nishida, Failure Analysis of Machine Parts & Equipment, (1995), p.4, Kinkado Co. Ltd, (in Japanese)