

# 联 軸 节

夏順明、曾宪衡、王增德編



机 械 工 业 出 版 社

## 一 联軸节的基本概念

联軸节是在長度方向联結两个柱形零件的装置，也是机械中必不可缺少的零件，它主要是用来連接两根軸的端部以傳遞旋轉运动的。有了联軸节，机械設備的不同組成部分就可以連接起来而一同工作，例如它可以連接馬达与减速器；汽輪机与發电机；柴油机与水泵；还可以連接天軸等。使用联軸节，軸的旋轉运动就可以适当地延長。然而一根軸的長度却是有限的，一般長于五公尺的軸就很难見到了。有了联軸节，机件也就可以按照不同的性能和不同的要求連接起来，可以把它們連接成像一个零件一样；也可以使它們在連接之后保持有一定的相对移动，例如尺寸較長的軸，由于本身有撓度或机械的变形及磨損，往往会在軸承的地方發生別勁現象；如果采用几根短軸，在它們之間用撓性联軸节連接起来，就可以避免这一缺点。另外如果采用万能联軸节还可以傳遞不在一条軸綫上的旋轉运动。

联軸节跟离合器是有区别的。簡單的說，离合器是有一套操縱机构，当軸旋轉时可以任意操作接合或分离，使被动部分旋轉或停止，但联軸节就沒有这一套操縱机构。在这里，我們介紹的不是离合器而是联軸节。

联軸节在机械工业中占有極其重要的地位，几乎每一台机械设备至少也有一两个联軸节。由于它是必需的机械零件，所以它發展得也很快。近几年来，它的形状已有好几百种之多，而按它們的性質，大体上可分为三类：第一类是剛性联軸节；第二类是撓性联軸节；第三类是安全联軸节。現在分述于后。

## 二 剛性联軸节

将两根軸紧紧地牢固地連接在一起，轉動时这两根軸之間沒有任何相对移动，这样的联軸节叫做剛性联軸节。

剛性联軸节的优点是它的构造簡單，制造成本低，外型尺寸小，以及联軸节的装配和拆卸都比較方便。但是这种联軸节对于軸的制造、安装、定心等誤差的敏感性很强，也就是说軸在运转时容易別勁，因此在近代机械設備中比較少用。但由于它具有上述的优点，所以在一般机械中当軸徑較小，轉速較低（小于 200~250轉/分）时，使用还是比较广泛的。

一般工厂中常用的剛性联軸节，有以下三种类型。

1 套筒式联軸节（如圖 1 所示） 两軸的端部分別装在套筒里面，用键连接起来。为了防止产生軸向滑动，套筒上有頂絲孔，用固定螺絲固定。这种联軸节通常用于 70 公厘以下的軸徑，亦有用于較大軸徑的（不超过 110 公厘）。联軸节的材料一般都是用鑄 鋼，在不重要的地方可以使用鑄 鐵。

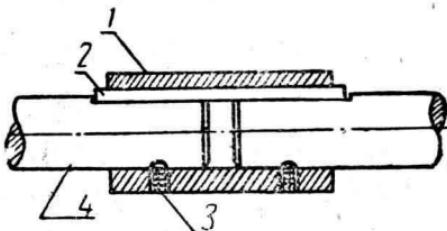


圖 1 套筒式联軸节：

1—套筒；2—键；3—固定螺絲；4—軸。

2 夹壳形联軸节 夹壳形联軸节的构造如圖 2 所示。它由 1 和 2 两半体組成。1 和 2 被六个或八个螺栓連接起来。联軸节内部开有键槽 3，外部罩有鋼套或薄鉄皮套 5。鋼套用螺絲固定在联軸节本体上，起安全保护的作用。

在鏜夹壳形联軸节的內孔时，必須在两半圓夹壳之間放置約 2 公厘厚的垫片，擰紧螺栓 4 后再鏜孔。这样作的目的是使联軸

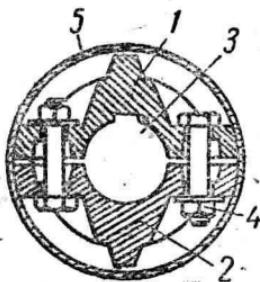
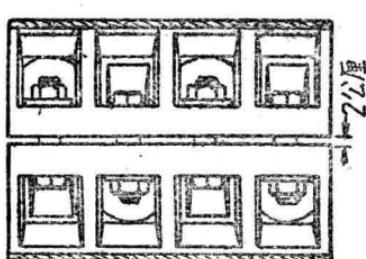


圖 2 夾壳形聯軸節：  
1 和 2—兩半聯軸節；3—鍵槽；4—螺栓；5—鋼套。

节在装配时，拧紧螺栓 4 后，能保証联轴节内孔与轴配合表面产生强大的压力和足够的摩擦力以傳遞扭矩（此时，键连接起輔助作用。这种联轴节通常用于直徑  $d$  小于 200 公厘的軸。它的优点是构造簡單，装卸方便。缺点是对准中心比較困难。在振动或反復載荷下，連接螺栓容易松动，联轴节內孔与轴接触面間的摩擦力也可能降低。因此不宜用在承受冲击載荷或反復旋轉的軸上。这种联轴节大多数都是用鑄鐵制成。

**3 法兰盘联轴节** 法兰盘联轴节又叫做圓盤或凸緣联轴节，这种联轴节又分为有中間环的和沒有中間环的两种（如圖 3）。

圖 3 甲表示沒有中間环的一种，其中一半圓盤 1 端面車有一圆形的凹面，而另一半圓盤 2 端面則車有一圆形凸面。凸面和凹面的直徑相等，恰好能相互对准配合。在安装时，利用凸面和凹面配合使被連接的两軸对中，再用螺栓把两个圓盤連接起来。

这种构造的联轴节在安装或拆卸时，必須將軸作軸向移动，使凸

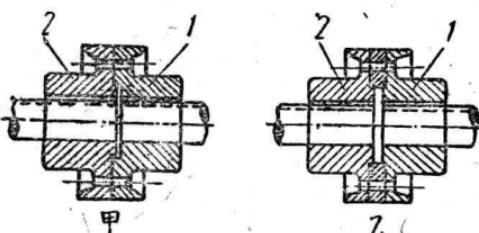


圖 3 法蘭盤聯軸節：  
甲—沒有中間环的；乙—有中間环的。

面和凹面配合或分开才行，这是它的缺点。

圖3乙表示有中間环的一种，在两半圓盤端面都車有一圓形的凸面，圓盤間垫有剖分的圓环，在安装时，先利用圓环和圓盤的凸面对中，再用螺栓把圓盤連接起来。因此这种构造的联軸节在装拆时无須使軸作軸向移动。这种联軸节，通常用鍵或緊配合装配在軸上。圓盤的螺栓連接形式有两种：

一、粗制螺栓，这时栓杆与栓孔間具有間隙，扭矩的傳遞靠由擰紧螺栓后在圓盤接合面产生的摩擦力，而螺栓則受有很大的拉力，因此螺栓要擰得很紧才行。

二、精制螺栓，这时栓杆与栓孔間采用輕迫合座“H”或迫合座“T”的配合，扭矩的傳遞則靠栓杆的剪切和栓杆与栓孔的挤压。

这种联軸节的材料，一般用鑄鐵制成，当重載負荷及联軸节圓盤外表面的圓周速度  $v$  大于 30 公尺/秒时，则用鑄鋼或鍛鋼制成。这种联軸节应用比較广泛，适用的軸徑  $d = 10 \sim 400$  公厘，它的优点是装配容易，圓盤还可以当作皮帶輪用，缺点是圓盤端面須与联軸节的軸線严格垂直，因此加工要求較高。

### 三 撓性联軸节

将两軸連接后，由于联軸节有特殊的性能，当軸运轉时，可以允許有一定程度的相对位移（包括徑向的、軸向的或角偏斜等），也就是不会彎勁，这样的联軸节叫做撓性联軸节。由于机械設備制造有誤差，安装也有誤差，另外还有机械的磨損、变形和基础不均匀的下沉等，它們均对机械装配的精确性有影响，因此这些誤差都需要进行补偿。使用撓性联軸节就可以弥补由于这些誤差所引起的彎勁現象，这是最大的优点。撓性联軸节的构造比較复杂，制造成本較貴，易于磨損，外形尺寸較大，維护費用

較高，不過由於具有上述的特殊性能，這種聯軸節在近代機器設備中廣泛使用。

撓性聯軸節的種類很多，現把幾種較為常見的簡述如後。

1 欧氏聯軸節 欧氏聯軸節又叫做浮動盤聯軸節。如圖4，它是由接頭1、2和中間浮動盤3組合而成的。這種聯軸節的構造十分簡單，安裝、拆卸都很方便。中間浮動盤兩面的長方形牙嵌入1、2兩接頭的槽中來傳遞扭矩，因此在安裝時，必須要求牙和槽接觸良好，不許有局部的點接觸或互相別勁的現象。

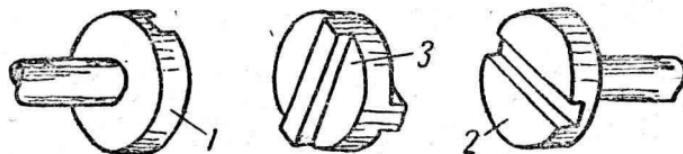


圖4 欧氏聯軸節：  
1和2—兩半聯軸節；3—中間浮動盤。

如果所連接的兩軸有徑向位移（兩軸不在同一軸線上），那麼當軸在運轉時，浮動盤的牙就在槽中滑動。為了減少滑動面的磨損，可由浮動盤的油孔中注入潤滑油；這種聯軸節對安裝誤差的補償說來可能性很少，因此在安裝時軸中心的最大徑向偏心一般要求不超過 $0.20\sim0.30$ 公厘，運轉時不超過 $0.04D$ （ $D$ 為聯軸節外圓直徑），最大偏斜角度應小於 $40'$ ；浮動盤的軸向半動間隙要求不大於 $2.5$ 公厘，如圖5。

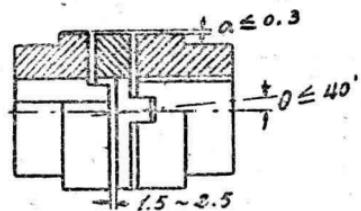


圖5 欧氏聯軸節允許偏差尺寸。



圖6 滑塊聯軸節：  
1和2—兩半聯軸節；3—滑塊。

这种联軸节一般多用于直徑較小 ( $d$  小于 110 公厘)，轉速較低和很少冲击的傳动裝置中。联軸节內孔直徑在85公厘以下者，1、2 和 3 的材料为 5 号鋼，內孔直徑在85公厘以上者 則为 15-4021号或25-4518号鑄鋼。

**2 滑塊联軸节** 这种联軸节是由两半联軸节 1、2 和中間方形滑塊 3 組合而成的，如圖 6。滑塊跟 1 和 2 的凸出部分接触用来傳遞扭矩。滑塊 3 是用胶合纖維制成的，中間有圓形孔，但有的滑塊沒有圓形孔。这种联軸节用滑塊接触面之間間隙来补偿軸中心偏差。当軸中心偏差很大时，滑塊容易磨損。因此，也需要加以潤滑，通常潤滑油装在滑塊里，运轉时由于离心力自小孔甩出。一般要求在安装时两軸的徑向偏差不大于 0.2 公厘，运轉时不大于  $0.01d + 0.25$  公厘 ( $d$  为軸的直徑)，最大偏斜角不大于  $40^\circ$  (如圖 7 所示)。

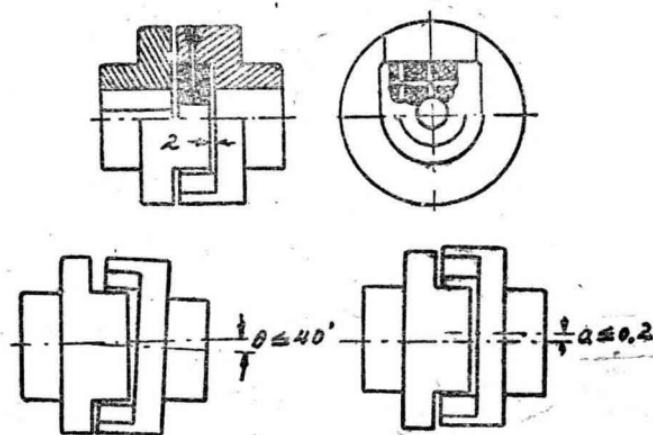


圖 7 滑塊联軸节允許偏斜尺寸。

这种联軸节主要用于直徑小和轉速高的軸上，例如用于馬达与蝸杆軸的連接。当軸徑  $d$  小于 45 公厘时，这种联軸节的接手可

用3号钢(CT.3)制造，而当 $d$ 大于45公厘时则可用铸铁(例如СЧ-12-28)制造。

**3 弹性联轴节** 弹性联轴节主要特点是在两半联轴节之间用弹性体连接起来，一方面允许连接的两轴有相对位移，一方面弹性体可以把机器所产生的震动和冲击吸收或缓冲下来，这对整个机器是特别有利的。它的主要缺点是制造复杂，弹性体容易磨损及维护费用大。

根据弹性体的材料不同可分为两类，兹分述如下。

#### 一、非金属弹性体：

**1) 插销皮环联轴节** 如图8所示，联轴节由两半接手1和2组成。插销3的圆锥形部分紧紧地固定在1上，它的圆柱形部分套着橡皮环或皮革环4，这一部分插在2的圆柱形孔眼内，就靠这些插销来传递扭矩。为了防止插销在运转时松动，在螺帽下加有锁紧垫圈5。联轴节外缘圆周加工比较精细，便于安装时检查定心偏差。联轴节必须紧紧地装在轴上，连接的方式有三种：如果轴端是圆柱形I的，则用平键或花键；如果轴端是圆锥形K的，

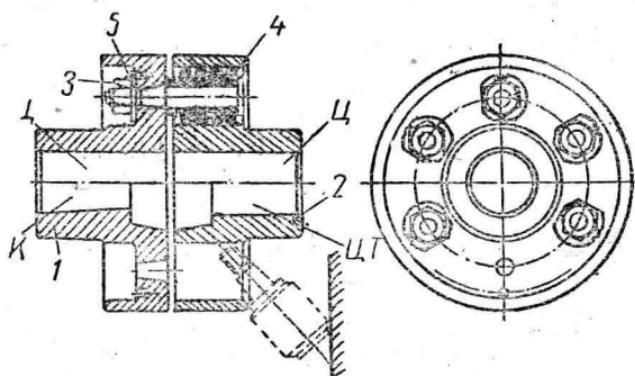


圖8 插銷皮環聯軸節：  
1和2—两半接手；3—插銷；4—皮革环；5—垫圈。

則利用擰緊軸端螺帽後圓錐面間的摩擦力；另外一種則是軸端為圓柱形但帶有螺帽的LT。與這三種連結方式相應聯軸節的內孔也有三種不同的形狀，參看圖8。

這種聯軸節的應用很廣泛，如鼓風機、水泵、吊車、空氣壓縮機等。它適用在較高的轉數之下工作，在 $n_{\text{最大}} = 750 \sim 6300$ 轉/分範圍內均可正常運轉（其中高轉速適用於尺寸較小的聯軸節）。這種聯軸節的結構有較大的彈性，但在轉速較高的情況下，聯軸節的定心偏差容易引起振動；彈性體也容易磨損，所以要求還是比較嚴格的。外形尺寸大（特別是在低轉速時）是它的一個缺點。它的適用軸徑為 $d = 12 \sim 220$ 公厘。這種聯軸節的兩半接頭常用標號不低於C421-40的鑄鐵製造，插銷則常用45號鋼製造。

一般說來安裝插銷皮環聯軸節應注意下列各項：

(1) 兩半聯軸節的孔眼必須對正，其中心偏差不應超過0.2公厘（如圖9）。

(2) 插銷的圓錐形部分應與聯軸節上的圓錐形孔眼配合得很緊，並用螺帽和鎖緊墊圈固定住，不得松動。

(3) 皮環必需緊緊地套在插銷上，可是皮環的外緣跟聯軸節的圓柱形孔眼之間應有少許間隙，約為孔徑的1.2~2%，但不得大於2公厘。

(4) 聯軸節裝配完畢之後，兩半聯軸節不能咬得太緊，相互之間應能稍為活動，也就是兩半聯軸節之間應留一定的間隙，以便允許軸偏斜。

(5) 每個插銷的重量應該相等，要避免因重量不平衡而產

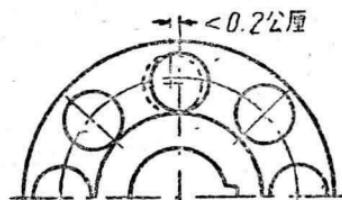


圖9 兩半聯軸節允許中心偏差。

生离心力，致使联轴节發生振动。

2) 弹性插销联轴节 这种联轴节的构造如图10所示。它是由1和2两半联轴节組成的，有一圈或两圈孔眼，把它們用插銷3连接起来。插銷有用胶合纖維或者櫟木制的，也有用金屬棒作心外套橡皮圈的。組合时銷子由一半联軸节2的孔中放入，在环形槽中嵌入彈簧环4，以防止插銷脱落。这种联軸节的工作原理与插銷皮环联軸节相似，不过构造簡單些，在轧鋼机主軸与馬达的連接上常有应用。

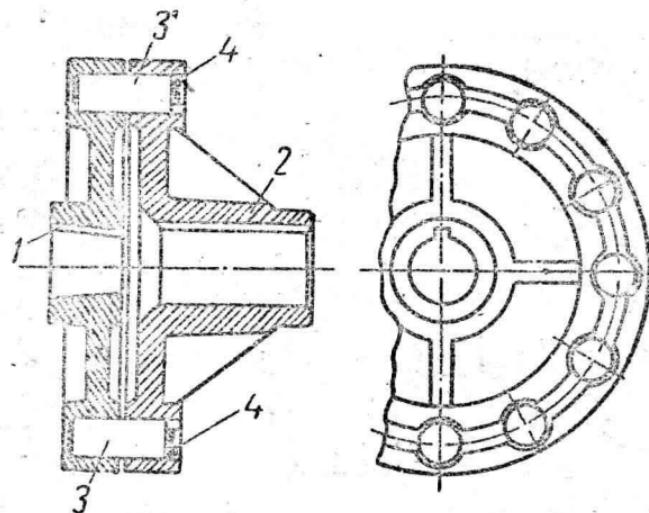


圖10 弹性插銷聯軸節：  
1和2—两半联軸节；3—插銷；4—彈簧环。

3) 皮带联軸节 如圖11所示联軸节由1及2两半联軸节所組成。特制的圓环3是用螺釘4固定在圓盤1上，圓盤2上的椭圆形凸台6及圓环3的椭圆形凸台5之間用皮帶7交互圍繞連接起来。扭矩是靠皮帶的拉力傳遞的。

这种联軸节的撓性效果很好，对定心偏差要求不太严格，但

是它的严重缺点是皮带磨损很快，因此不宜供正反运转的机械使用。这种联轴节的适用轴径一般为  $d = 50 \sim 120$  公厘。

## 二、金属弹性体：

### 1) 辐射状钢片联轴节

如图12所示，这种联轴节是由1及2组成。在1上有许多圆销3，在2上沿辐射

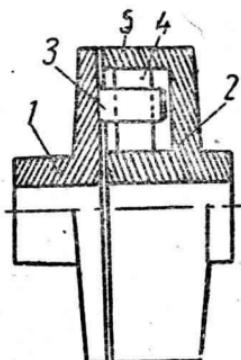
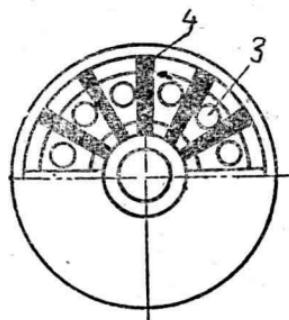


圖12 辐射状鋼片联軸節：

1和2—两半联軸节；3—圓銷；4—薄鋼片；5—外罩。

它能够允許軸的徑向与軸向移动和角偏斜等。

这种联軸节的彈性很好，对于吸收及緩和冲击負荷的能力也比较强，能够在較高的轉速下工作。通常用于  $d = 25 \sim 150$  公厘的軸上。它的主要缺点是制造复杂，鋼片容易损坏。

### 2) 蛇形彈簧联軸节

如图13所示，两半联軸节上制有特殊形状的齿（图14），在齿間的凹处嵌入蛇形彈簧6。扭矩是靠齿和

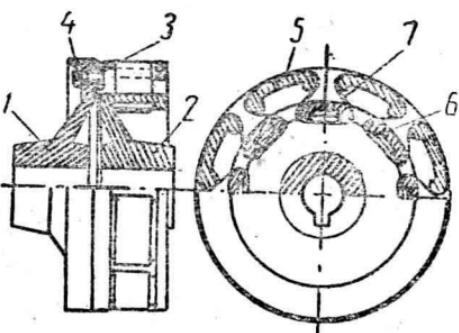


圖11 皮帶聯軸節：

1和2—两半联軸节（圓盤）；3—圓環；4—螺釘；5和6—橢圓形凸台；7—皮帶。

的方向插有用彈簧  
鋼制成的薄鋼片  
4。为了防止鋼片  
脱落，在2上裝有  
外罩5，用螺釘固  
定。当1轉動时，  
圓銷3壓向鋼片4  
而带动2旋转。由  
于圓銷和薄鋼片之  
間能有相对移动，

彈簧傳遞的。彈簧上面用罩3及4蓋着，罩子用螺栓5緊緊地連接在一起，1或2是借平鍵和壓配合裝在軸上的。

罩里面裝有潤滑脂以供彈簧沿齒的表面發生滑動時使用。

圖14所示的齒，一端窄一端寬，呈圓弧形。隨著負荷的增大，齒面與彈簧的接觸也逐漸改變，圖14 a表示無負荷時彈簧與齒表面的接觸情況，6表示正常負荷時的接觸情況，c表示滿負荷時的情況，2表示超負荷時的情況。

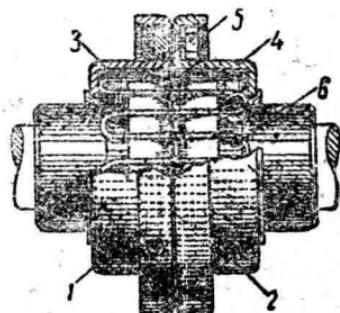


圖13 蛇形彈簧聯軸節：  
1和2—兩半聯軸節；3和4—  
罩；5—螺栓；6—彈簧。

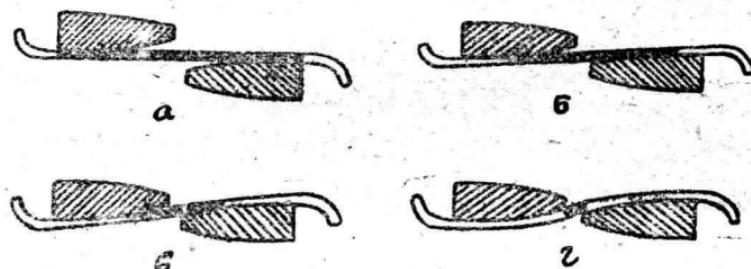


圖14 蛇形彈簧聯軸節的工作。

這種聯軸節是金屬彈性體聯軸節中最新的形式之一，它可以用於任何的速度之下，例如在  $n_{\text{最大}} = 400 \sim 2400$  轉/分的範圍內均可正常運轉，也可在正反運轉條件下使用，工作都很可靠；它的外型尺寸和重量都不太大；不過製造比較困難。它允許的軸向移動為 4 ~ 20 公厘，徑向偏差為 0.5 ~ 0.3 公厘，角偏斜可達  $1^{\circ}15'$ 。適用的軸徑一般為  $d = 15 \sim 305$  公厘，最大可達 600 公厘。

4 齒形聯軸節 齒形聯軸節又叫做齒輪軸接手，這種聯軸節通過法蘭套的內齒與軸套的外齒的咬合來傳遞扭矩；如圖15所示。

这种联軸节由于它具有特殊的性能，很适于一般机械设备的工作条件，尤其是适合于轧钢机械设备，因此在近代轧钢工厂中应用极为广泛，它能在正反运转条件或高速度下工作，承载能力也很高。

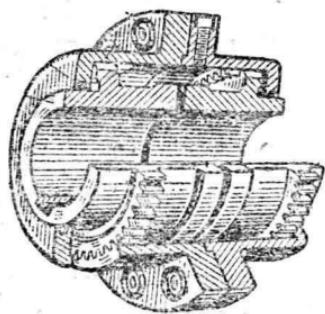


圖15 齒形聯軸節。



圖16 呈球面形的齒形。

齿形联軸节的主要特征是它的齿形呈球面形，如圖 16 所示。由于齿形呈球面，能在咬合下摆动，因而撓性也就較大，可以允許有較大的定心偏差，其大小視联軸节的类型和尺寸而定。

齿形联軸节运转时，齿面間經常在磨损；故齿要用較好的鋼制造，而且它的表面必須进行淬火处理，淬火后的硬度一般在  $H_b = 200 \sim 250$  左右。此外还必須在齿面間加以潤滑油，才能保証齿形联軸节有較長的使用寿命。一般常用的潤滑油是粘度很大的黑色糊狀的里格魯爾油。为了防止漏油，常采用毡垫或彈簧胶皮圈做密封。当齿咬合处的圓周速度不大时，也有使用油脂作潤滑的。

按苏联国家标准 ГОСТ 5006-49，齿形联軸节有下面四种主要的形式：

1 ) 标准型。这是一般連接情况下使用的。如圖17所示。

2 ) 加長型。这种型式的两軸套間的距离比H型的大些，可以允許所連接的两軸有較大的軸向移动，使用它是为了在装配时有可能作軸向移动及抵消两軸之間的溫度变形。

3) 錐孔型。这种型式的一个軸套有圓錐形孔，可用来連接馬达的圓錐形軸端。孔的錐度一般为 $1:10$ ，如圖18所示。

4) 中間軸式。这种联軸节由三部分組成，如圖19所示。中間的一部分是一根中間軸，它的两端各有一半联軸节，其余的两部分是装在軸上的法兰套，这三部連在一起就称为中間軸式齿形联軸节。它用于由于环境或由于机器构造的限制而用其它齿形联軸节不能使两軸直接連接の場合。这种联軸节在工厂中用得很普遍，如軋鋼机主傳动部分的馬达与齒輪減速器之間，桥式吊車的大車行动装置都是采用这种联軸节。

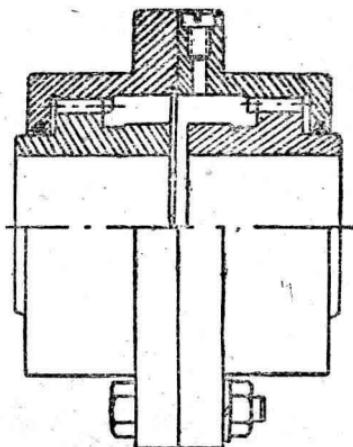


圖17 标准型 (H型) 齒形聯軸節。

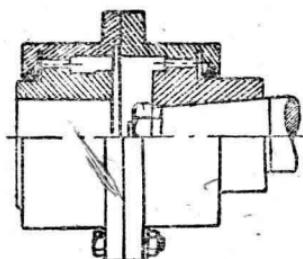


圖18 錐孔型 (Θ型) 齒形  
聯軸節。

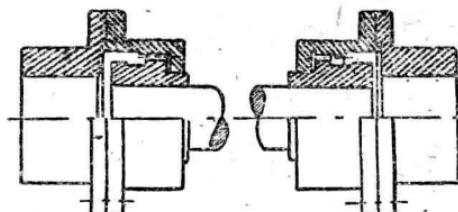


圖19 中間軸或 (Π型) 齒形聯  
軸節。

#### 装配齿形联軸节应注意事項：

(1) 齒与齒咬合面之間要有适当的頂間隙和側間隙，这种間隙对于定心偏差有好处。如果没有間隙則联軸节运转时，就要發生振动或弊勁等不良現象。

(2) 联轴节軸套端面之間要有一定的距离，按标准规定安装，不得过小也不得过大，否则就影响齿与齿咬合的位置。

(3) 連接螺栓必須擰緊。

(4) 为了防止漏油，有时在两法兰套的接触面間加一層紙墊，但紙墊不应太厚。

(5) 装配完畢之后，軸套在法兰套內要能稍微自由活動，否則就表示齒與齒咬合沒有間隙或其他處鬆動，必須再次檢查。

(6) 装配完畢之后，在法兰套內須加注一定量的潤滑剂。

5 万能联轴节 万能联轴节又叫十字形联轴节，因为它的形状像十字。万能联轴节的构造形式很簡單，但是它的傳动原理却比較复杂，主动軸与被动軸有一定的速度差，它們的轉速并不是完全相等的。万能联轴节的构造形式如圖20所示，是一“十”字形的絞鏈。这种联轴节的特点是两軸可以不在一条直线上，允許有很大的交叉角 $\theta$ 。另一特点是两軸的旋轉速度不一致，两軸的速度差与交叉角 $\theta$ 有关系，只有当交叉角 $\theta$ 等于零的时候两軸的轉速才相等。为了避免主动軸与被动軸之間的速度差，常常是两个联轴节联合使用，可以相互抵消其間的速度差。如圖21中主动軸与被动軸的速度就完全相同。

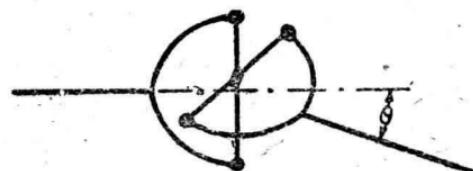


圖20 万能联轴节的构造。



圖21 两个联轴节联合使用。

万能联轴节的形式很多，最簡單的一种如圖22所示（上圖是單式的，下圖是复式的）。它用得很普遍。另一种如圖23所示，使用于軋鋼机，它可以傳遞很大的扭矩。但这种形式的联轴节，其交叉角 $\theta$ 最大不得超过 $8^\circ \sim 10^\circ$ ，如果交叉角太大，对运转有妨害而且磨损很巨裂。

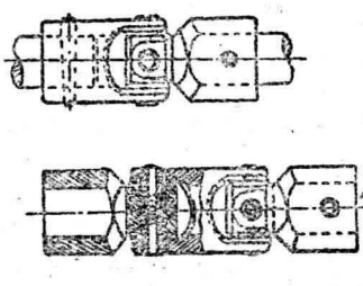
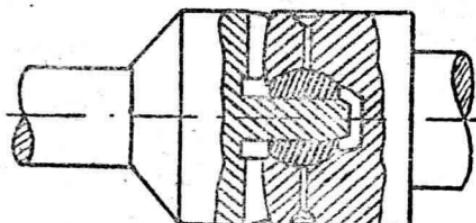


圖22 万能联軸节之一。

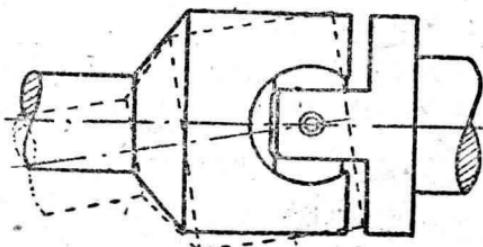


圖23 万能联軸节之二。

**6 液压联轴节** 液压联轴节是一种比較新型的联軸节，由于它具很多优越性能，所以它的使用范围也逐渐地扩大。它的外形构造如圖24。液压联軸节的傳动原理也很簡單；如圖25所示，整个联軸节分成两个部分：一部分是主动輪叶1，另一部分是被动輪叶2。两种輪叶的形状完全一样（見圖26）。在輪叶的空间貯有一定量的液体，当主动輪叶1旋转时，液体受离心力的作用，往輪叶边缘流动，流动的液体为叶輪的形状所控制，从被动輪叶2的边缘流向中心，当液体流到輪叶1的中心时，再受离心力的作用，又流向边缘。如此液体在輪叶中循环地流动。由于主动輪在不断地旋转，这循环流动的液体便形成了一个液体环（見圖27）。这循环流动的液体

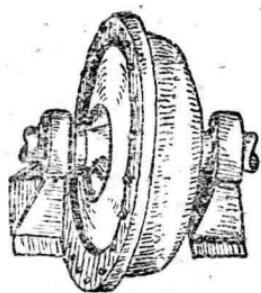


圖24 液压联軸节的构造。

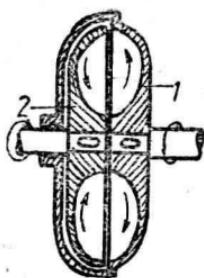


圖25 液压联軸节的傳动原理。

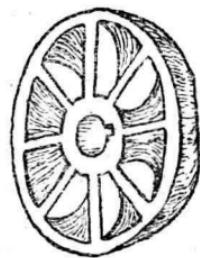


圖26 液压联軸节的輪叶。

环具有很大的能量（动能），因此被动輪叶2就被带动旋转。

液压联軸节的主动部分必須具有較高的轉速，否则就不能生成循环流动的液体环，也就是不能带动被动部分，这是液体联軸节的主要特性，它不能使用于低轉速的机构。液压联軸节必須要有一定量的液体，一般常用的是油或水。为了防止渗漏，液压联軸节須有良好的密封装置，这就增加了它的成本。

液压联軸节的优点很多，起动时循环流动的液体环尚未形成，被动部分也不旋转，所以馬达的起动电流很小。起动之后負荷才能慢慢地增加。液压联軸节的最大优点是能够变换被动部分的旋转速度。它是一种良好的变速机构，速度变化范围很广泛，有无穷多級。它的速度变化是由循环流动液体环的液体量的多少来控制。液体量多則所具有的动能就大，傳遞的能量也大，而被动軸的轉速就高。反之，如果液体量少則被动部分的轉速就低。为了要增加或减少液压联軸节內的液体量，还需要另設一套机构。

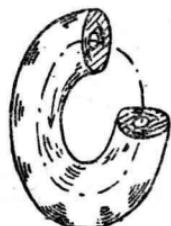


圖27 液体环。