

機 械 原 理

南京工學院 譯

長春汽車拖拉机學院 翻印

一九五七年四月

印出的幾句話

一、去年暑假我們在哈爾濱工業大學開全國機械原理經驗交流會的時候，向交通大學借了一本 Коженников 1949 版上冊（結構和運動學部份）譯稿，作為教學上參考之用。當時有些院校覺得也需要，因此我院就把它作為交流資料印出。

二、交大譯稿封面上寫有“譯者南京工學院機械原理教研室”。據云：這譯稿是幾年前有些同志作為學習俄文而譯出的，我們從經驗交流會上借來，全部照原稿印出，僅將其中筆誤和印錯的地方稍作改正。因此我們要着重聲明：這冊子僅供教研室同人手頭翻閱參考材料，不能把它當作一本書籍。至於文意的出入，譯名的對否，字句的差異，須請同志們自行評正了。

三、我們拿回來半年，到今天才能印出，這固然由於我們工作上的缺點，但紙張的缺乏，也是不易解決的問題。曾經有些兄弟院校來閱催索，我們也無以回答，耽誤了大家的需要，深致歉意！據“機械原理簡訊”說：柯氏 1954 版譯書即將出版，想起來這舊版的參考價值也就不大了。

長春汽車拖拉機學院機械另件教研室

1957年3月

第一章 機構的結構分析

§ 1. 自由度及制約条件

質点在平面內的位置被兩坐标 x 及 y (圖 1) 所決定. 若其中任一坐标不知, 則点 A 在平面內可佔据任意的位置, 沿着 x 軸的移动与沿着 y 軸的移动不相关. 即自由的点有可能在兩方向獨立其中每一獨立的运动稱作自由度.

這樣在平面运动中, 自由質点, 具有兩個自由度, 可以限制質点 A 的运动, 例如強制它循着曲線运动, 設獨立地採取兩

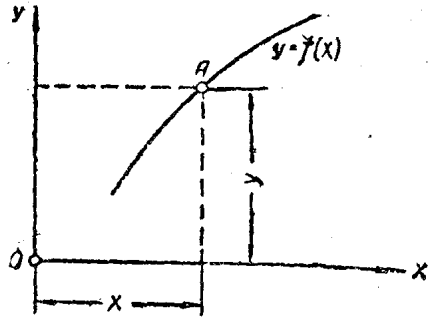


圖 1

坐标中的一个位移, 則可依照已知曲線函数式 $y=f(x)$ 完全決定出次一位移. 即点在其本身运动中已經受了限制, 約束, 它以前所有的能动性之一是損失了, 在这种情况下, 所以說, 点加上了以数学表示的函数式 $y=f(x)$ 的制約条件. 加在自由的点的运动上的限制叫做制約条件.

設已知兩独立的制約条件函数 $y=f_1(x)$ 及 $y=f_2(x)$, 則

点的移动可能性將被剝奪, 因为它同时要在兩個曲線上, 而僅有在这种情况下有可能, 即此点与曲線交点相重合.

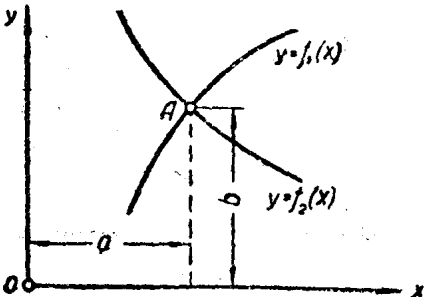


圖 2

函数式 $y=f_1(x)$ 及 $y=f_2(x)$ 的根決定 A 点的坐标 a 及 b . (圖 2) 表明加了上述数学函数式表

示的制約条件后，自由質点的一双能动性便被消滅了。

从所述得出結論，自由度與制約條件是相互排斥的概念。加上去的制約条件不可用相同的等式表示，因为在此情形下，第二个制約条件不能限制点的运动。因此就不是制約条件。

具有完全自由的兩点，它們总共得到四个自由度，此兩点指示出，可以給点以完全任意的四个移动，以循坐标軸絕對地移动的形式，或以一点为絕對移动形式，第二点相对於第一点而移动。与一点的情形相似在此兩点中的每一点上，可以加上制約条件來破坏它的絕對的或相对的运动。

在兩点 A 及 B 的相对的运动上，可以加上任意形式的制約条件，可是在下面我們僅論及一种可能的制約条件，即加上的制約条件为点 A 到点 B 間距离不变。假使点 A 的坐标为 x_1 及 y_1 ，而点 B 的坐标为 x_2 及 y_2 ，那么此种制約条件可用下列等式表示之：

$$AB = \sqrt{(x_2 - x_1)^2 + (y_2 - y_1)^2} \quad (1)$$

任意兩点間的距离保持不变的物体人們理解为絕對剛体，凡兩点間建立方程式(1)所决定的关系者，可考慮屬於剛体上的兩点。因此，對於平面运动的自由剛体，其互不連系的兩点的四个自由度僅留下了三个自由度，这样，對於自由的固体僅須給出点 A 及 B 的三个坐标而第四坐标可从等式 1 求得。

平面运动的固体有三个自由度。

不难相信，剛体上其他任一点，如点 C ，並不改变獲得的自由度数，事实上若每一新点是独立的話，它便有两个自由度，但是他在固体上，對於点 A 及点 B 的位置可由下列等式决定 (圖 3) 之：

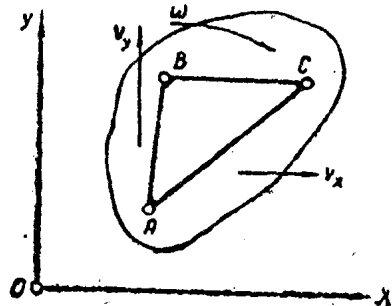


圖 3

$$AC = \sqrt{(x_3 - x_1)^2 + (y_3 - y_1)^2} \quad \text{及}$$

$$BC = \sqrt{(x_3 - x_2)^2 + (y_3 - y_2)^2} \quad (2)$$

所以，如上所述每一新的点除了具有两个自由度，同时也导入两个制约条件。

自由固体独立的位移可以是固体上一点，例如A点沿坐标轴的位移，及物体绕A点的旋转，也就是说自由固体在平面中运动时有两个独立的直线运动及一个绕垂直于坐标轴平面 xy 的轴而旋转的运动。（图3）

点在空间的位置由三个坐标决定，因此，若既不知点的坐标，又不知坐标间的函数关系，则点具有三个自由度。点可以循三个坐标轴独立地移动。若已知其中一坐标，例如 $z=a$ ，或坐标间的关系式 $z=f(x, y)$ ，则正被研究的点在第一种情况下仅可在平面内移动，——在第二种情况下点仅能沿着面移动。点仅有两个自由度，一个自由度为加上的条件所消灭。若加二个制约条件 $z=f_1(x, y)$ 及 $z=f_2(x, y)$ 到点上，则点一定沿着面的交线移动，而仅有一个自由度，在这种情况下，仅给予任一坐标的数值，例如 x ，而其他两个坐标可以从所加制约条件的等式确定。

研究自由固体在空间的运动，可以断定，一个固体有六个自由度，就是沿着三个坐标轴移动及绕三个坐标轴旋转的运动。

机构是相对运动刚体的总合，组成机构的每一刚体称为连件。

把机构看作是具有一定能动性的刚体系统，必须注意到连件运动的限制（制约条件），此条件保证了机构的同样的相对位移，因为仅在此种情况下，机构可以完成规定的运动。

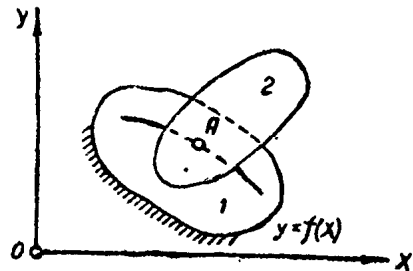


图4

我们且来看看在两个连件相对移动时加制约条件的可能情况。设已知在坐标系 x, y 中的两自由固体。若我们仅研究两已

知物体間的相对移动，則其中一物体可認為靜止的，在這種情況下，第二連件相對於第一連件运动時，有三個自由度。

對於連件的相对运动加上一個制約條件，即連件 2 的 A 點應沿着已知曲線移动。（圖 4）連件 2 便剩下兩個独立的相对运动：一個移动一個轉動，對於連件的相对运动加上一個制約條件，可能產生兩種變相，即或者可以強制連件 2

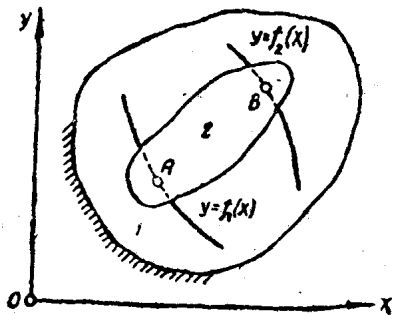


圖 5

上的 A 及 B 兩點，在連件 1 上沿兩曲線 $y=f_1(x)$ 及 $y=f_2(x)$ 移动。（圖 5），或給予連件 2 的 A 點相對於連件 1 的位置的坐標 $x=a$ ，及 $y=b$ ，在此， a

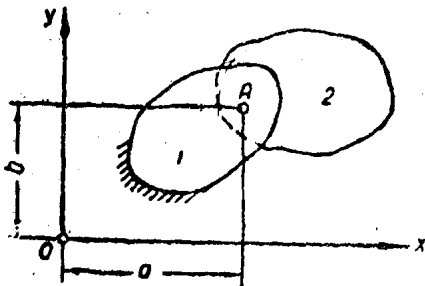


圖 6

及 b 是常數。（圖 6）在第一種情形僅能產生一移动，此移动決定第二個移动的大小及物体旋轉角的大小，而在第二種情形，僅可以給予一旋轉角。

在個別場合下，當 $y=f_1(x)$ 及 $y=f_2(x)$

的幾何曲線為平行直線，連件 2 相對於連件 1 而移动。

設觀察兩連件間的絕對运动的关系，則對於圖 4 的系統我們得五個自由度，（連件 1 的三個自由度及連件 2 相对运动時的 2 個自由度）。而在圖 5 及 6 的系統——四個自由度。

相似地，在圖 7 所示的 n 個自由物体的系統上，可用不同方式對

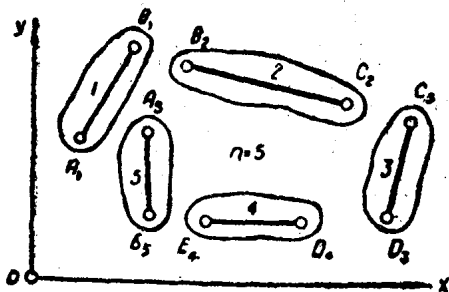


圖 7

相对运动加上制约条件, (自由度数值的不同互相区别的系统的性质得到新的变相, 正如按照导入系统中的不同连件的相对运动的特性). 依照此种方式的差别, 得到性质上新的系统. 这些系统按照自由度的数量以及参与系统中个别连件的相对运动的性质, 而各各不同.

例如, 设连接连件 B_1 及 B_2 点, C_2 及 C_3 点, D_3 及 D_4 点……等 (图 8) 则

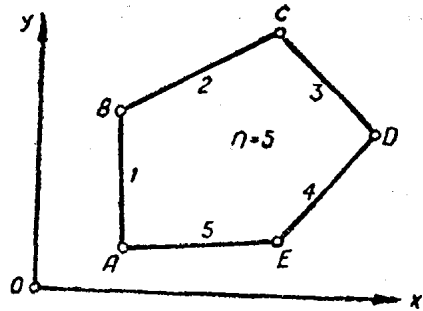


图 8

加到系统上十个制约条件 (当 $n=5$ 时) 以数学等式表示如下:

$$x_{A5} = x_{A1}, \quad x_{B1} = x_{B2}, \quad x_{C2} = x_{C3} \dots \dots \text{等}$$

$$y_{A5} = y_{A1}, \quad y_{B1} = y_{B2}, \quad y_{C2} = y_{C3} \dots \dots \text{等}$$

在加制约条件前, 系统有十五个自由度. 将连件连接后剩下五个自由度. 它们确定整个连件系统的三个绝对移动, 和连件系统内部的两个相对移动. 在这种系统上还可以加上补充的制约条件, 俾使全部的或部份地消减留下的能动性.

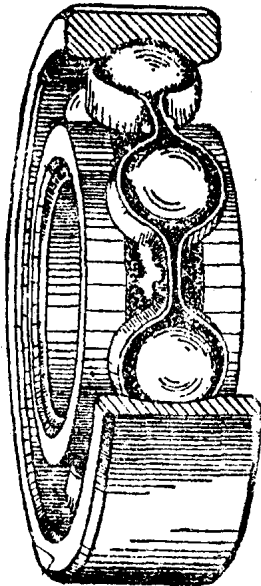


图 9

§ 2. 运动副及其分类

互相连接的两运动连件, 其表面常互相作点, 线或面的接触, 图 9 示径向的滚珠轴承, 其中滚珠与内环及外环都是点接触, 图 10 示凸轮 1 与滚子 2 沿直线接触. 最后, 图 11 介绍圆柱体连接, 在其中实心圆柱体 1 与空心圆柱体 2 的全部的点相接触.

两个物体作点或线的接触时, 应当区别两种情形, 一种是一个物体上

确定的点或线在另一物体表面上滑动，一种是两个相连接物体的运动的表面互相接触在点或线。(圖9及10)，这两种情形在制约条件的几何观点上是完全一样的。可是从它的工作观点。假使注意到接触元件材料的磨损，第二种连接的情形优于第一种。

一連件進入与另一連件接触的点，线，或面称为运动副的元件。

限制兩連件相对运动的元件的組合称为运动副。

由此可見运动副决定了不同制约条件的組合，这些不同制约条件表明兩連件活动连接的特性。(运动副决定表明兩連件能动性的制约条件的总数。)

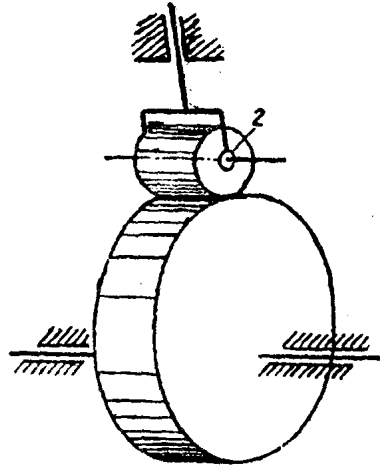


圖 10

为了便于分析机构的構造，平面机构的运动副按照不同的特征來区分，即按照对于連件相对运动所加的制约条件数区分，按照相对运动的特征区分，而最后，按照接触元件的特征区分。此外区分运动副为一方面制约或兩方面制约。

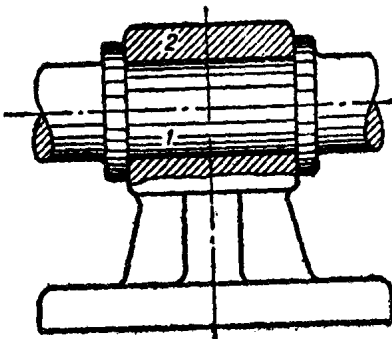


圖 11

按照加上的制约条件数，平面机构的运动副可以是兩类，受一个制约条件的运动副

屬於第一类，受两个制约条件的屬於第二类。圖 12 介紹第一类的兩种不同运动副。在圖 12 a 中，当滚子在平行平面間运动时，A 点循直線移动而与此無关，滚子僅傳遞移动，或移动並轉动，在圖 12 b 的运动連接中滚子中心 A 沿着曲線（等距离曲線）移动，此曲線与靜止連件的表面間的垂直距离等於滚子的半徑而与滚子的

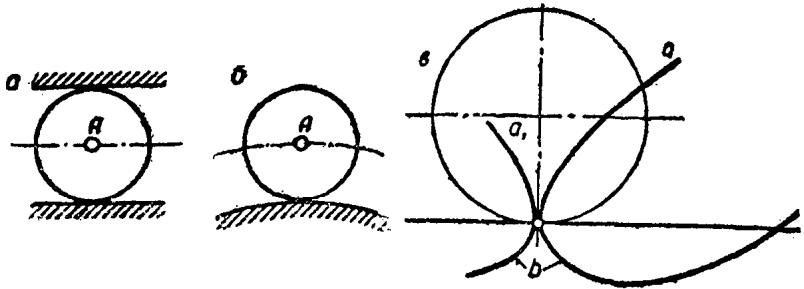


圖 12

运动無关，圖 13 介紹第二类运动副的例子，在平行平面間完成直線移动的矩形物体 d ，其上的点 A 及 B 沿着直線运动。正如 § 1 所指出，这种运动連接加上了两个制約条件，圖 13 6 圓柱体 d 的軸心 A 点相对於圓柱体 e 是靜止的，所以，在这种情况下运动副加上了两个制約条件。

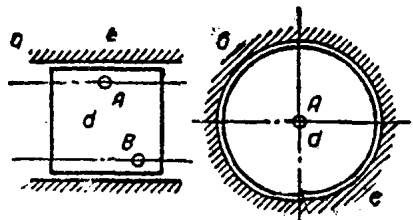


圖 13

在确定运动副的种类时，常常不易於提供制約条件数，这些条件是由适当的等式所确定，最簡易的由連件相对运动中所剩余的自由度数値来决定运动副种类，加上的制約条件数及剩余的自由度的总和等於三，因此，假使在相对运动中連件自由度的数值确定了，則 3 与此数值的差便决定运动副的种类，这样，依照圖 13 a 矩形物体僅可完成一相对移动，因此运动副加上了两个制約条件，依照 12 a 連接的滚子可以完成独立的移动及轉动。因此，运动副僅加上了一制約条件。

第二种分类的运动副依照相对运动的特性区分为移动副及迴轉副。圖 13 a 介紹各种移动副中之一。而圖 13 6 介紹迴轉副或換种說法簡單的鉸鏈。

依照元件接触的特征，运动副区分为低副及高副。

凡元件係互相包圍的表面或它們的分开部分的运动副屬於低

副。 这样，移动副及迴轉副一定是低副，因为第一种情形連件在矩形 a 的表面的所有点接触，而第二种情形，在整个圆柱体表面的点接触。

运动的交替是低副的特点。 运动的交替可如下解释，在圖 13a 中連件 d 点上的任一点相对於連件 e 的运动，完全和連件 e 上任一点相对於連件 d 的运动一样，均是沿着直線移动。在迴轉副中連件 d 及 e 上的任意点在相对运动时沿着圓周移动。这样，相对軌跡的性質与从那一連件上选择点无关，同样，假使不同連件上的兩点至中心的距离取得相等，則它們的軌跡重合。

若运动副的元素是点接触，或線接触，則這樣的运动副稱為高副。 可以用圖 9, 10 及 12 的运动連接作为高副的例子。以高副連接的連件，在相对运动时，可以是純滚动，滚动及滑动以及純滑动。

高副不能有运动的交替。 直線及圓周接触於一点（圖 12b），若圓周沿着直線滚动，則圓上任意点描繪出擺線（ $a a_1$ 曲線），可是，直線沿著圓周滚动时，直線上任意点沿着圓的漸伸線 b 移动。在直線接触或点接触的場台下，相对运动的軌跡是不相同的，因此，运动是不可以交替的。

运动副可以是單方面制約或双方面制約。例如，在圖 12c 的运动連接僅在一方面閉合，因此之故滚子可以离开靜止的連件而副不存在。为此，为了避免副的破坏，滚子应借力以經常緊压於靜止的連件上。例如彈簧之力，兩方面閉合的运动副（圖 12a）保證了滚子与導路間的永久的接触。

作空間运动的連件，运动連接的結果形成空間运动副。把此种副的形成看作是加上制約条件的結果，每一制約条件消除一独立的运动或建立兩可能相对运动間的函数关系，我們可以得到五类空間运动副。第一类空間运动副消除一个可能的相对运动，第二类——兩個运动……等。

圖 14 介紹不同类的空間运动副。

第一类空間运动副僅可以是如此，在其中僅限制了一个移动。此种运动副的元素是一連件的面切另一連件的面於一点。在

一部份情况下球及平面能是第一类运动副的元件。(圖14a)圖14b及B表示第二类的空間运动副，圖14b的运动副取消了两个可能存在的移动运动而在圖14B———移动及一轉。

圖14г, д, e所示为第三类运动副，其中第一个为球形接

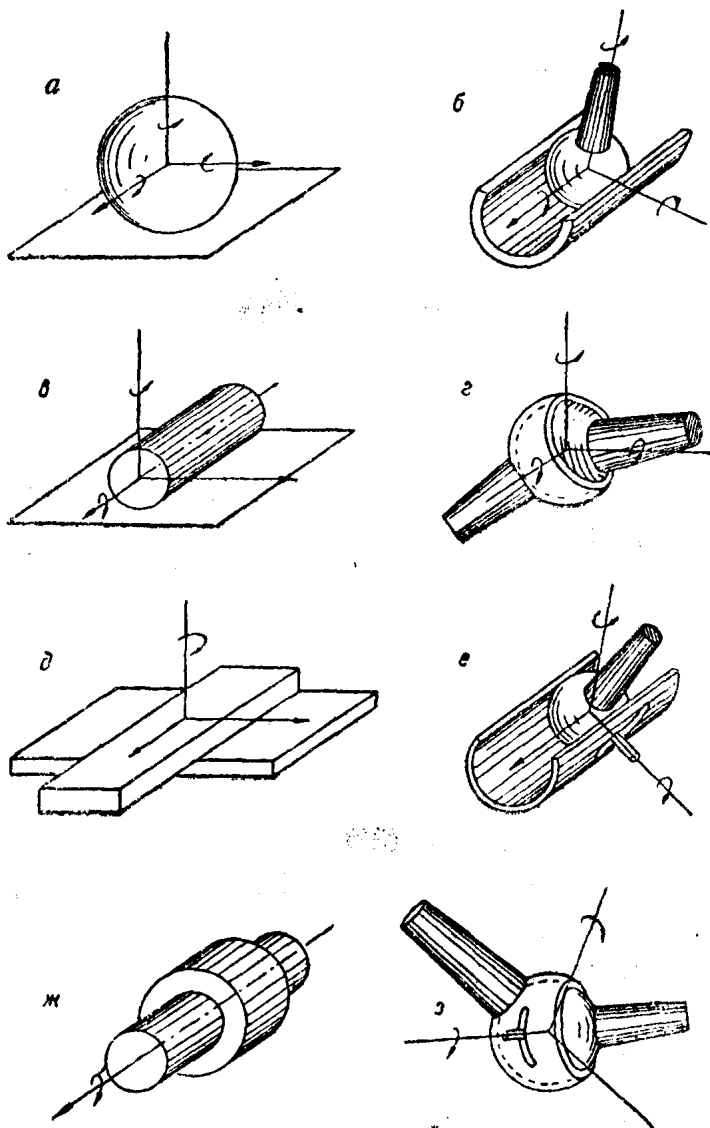


圖 14

头，它的三个移动取消了，在第二个——一个移动及两个转动运动。最后在第三个——一转动及二个移动。

圖 14, ж, 3, 介紹第四类的运动副——在圆柱形副中兩转动及兩移动取消了，而具有兩自由度的球形接头，在其中取消了三个移动及一转动。

圖 326 介紹螺旋运动副，假使螺距等於無窮大其特殊情况为移动副，假使螺距等於零而其特殊情形为圆柱形接头。圖 14 所介紹的是普通的运动副。就是，在其中一定运动形式存在的可能性被取消了，可是空間运动副的組成还不僅限於这些。选择适当的形式的运动副元件，可以建立連件相对的移动及转动間的一定型式的函数关系。

在建立运动副的种类时，首先适当建立独立相对运动的数值，六与此数值的差即等於确定运动副的种类的制約条件数。

§ 3. 运动鏈

借运动副之助的一連串連件的連接称为运动鏈，运动鏈可以是簡單的，假使每一連件与其他二連件形成运动的連接，或复雜的，假使在鏈中包含了不止連接兩個連件的复雜的連件，这样的鏈，簡單的及复雜的，如圖 15 所示。

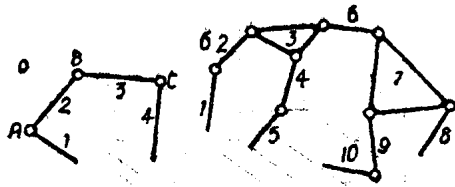


圖 15

联接迴轉中心的線段（圖 15a 及 15b 的連件 1, 2

等……）表示簡單連件，而复雜的——多角形，以連接相鄰迴轉中心的線段为多角形的边。（圖 15b 的連件 3 及 7）圖 15a 及 15b 所示运动鏈称为不封閉鏈或开放鏈。

簡單的开放鏈可以是封閉的，假使最后連件与第一个連件連接。复雜的开放鏈也是如此，假使最后的連件互相連接或借助於运动副与开放鏈的中間連件連接。

簡單运动鏈封閉后給予一封閉的輪廓（圖 16a）；复雜的运动鏈——几个輪廓，它的数值根据自由的末端連件的数目以及它

們的連接方式。最大的輪廓數是與自由的末端數相附合，並且若輪廓係由三個連件所組成，則所得的輪廓從運動的觀點看來已把一定的連件組變為一個連件了，（為一連件的輪廓）（若輪廓由三連件組成從運動的觀點能得到轉變確定的連件組。）

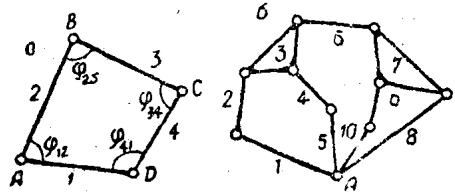


圖 16a 示封閉鏈，系

圖 16

從圖 15a 的鏈賴迴轉鉸鏈副連接連件 1 及 4 而成。圖 16b 示複雜的閉合鏈，系從 15b 的鏈以接頭 4 連接連件 1, 5, 10 及 8 而成。

在實用上可以遇到開放的邊可以遇到封閉的運動鏈，我們可以指出普通秤作為開放的運動鏈，在機械製造上多半是採用封閉的運動鏈。

若所有連件的點在平行平面內運動，則運動鏈是平面的。

空間鏈上的點描繪空間曲線或不平行平面內的平面曲線。

在實用上，平面運動鏈被廣泛應用。其連件係以迴轉副或移動副相連接。

根據連件及運動副的數值，封閉運動鏈具有一定的自由度數值及變化度，至於運動鏈的變化度，我們系指連件相對運動的自由度數值，它決定獨立參變數的數目，這些參變數可以是已知的，另一方面一連件被固定不動，運動鏈的自由度數值正是變化度的數值。若已知任意一個獨立變數，則變化度等於 1，變化度 2 —— 為已知二獨立變數等等。若運動鏈中含有 n 個連件，則整個系統的總的自由度等於 $3n$ 。其中某些自由度被加到運動副上的獨立制約條件所取消。

若在鏈中第二類運動副為 p_2 ，第一類運動副為 p_1 ，則運動鏈總的自由度 w_k 是

$$w_k = 3n - 2p_2 - p_1$$

而變化度

$$w = 3(n-1) - 2p_2 - p_1$$

對於圖 15a 的開放運動鏈，當 $n=4$ ，第二類運動副 $p_2=3$ ，

第一类运动副 $p_1=0$ ，其自由度数为

$$w_K=3 \cdot 4 - 2 \cdot 3 = 6$$

而变化度为 $w=3 \cdot 3 - 2 \cdot 3 = 3$

这样，圖 15 a 的运动鏈可給予三个任意的相对位移。即第二連件相对於第一連件的轉动，第三連件相对第二連件的轉动，最后，第四連件相对於第三連件的轉动。若其中每一旋轉均为已知，則可求得在任何時間中連件的相对位置。

从圖 15 a 導入一接头而獲得的如圖 16 a 的封闭运动鏈，其連件数 $n=4$ ， $p_2=4$ 則

$$w_K=3 \cdot 4 - 2 \cdot 4 = 4$$

$$w=3 \cdot 3 - 2 \cdot 4 = 1$$

對於这个封闭的运动鏈僅可給予一独立变数，它也决定連件的相对位置，即系僅可給予角 ϕ_{12} ， ϕ_{23} ， ϕ_{34} 及 ϕ_{41} 中的一个。

例如，設已知角 ϕ_{12} 。則当連件長不变时，我們得到一定数值的对角線 BD 。假使把 C 点看作三角形 BDC 的頂点，那么它相对於 BD 的位置便易於决定。只要找到点 C 的位置，則連件 3 及 4 相对於連件 2 及 1 的位置便固定了。

这样，假使运动鏈具有的变化度等於 1，則为了确定連件的相对位置，僅須給予一个变数（一般的坐标）。假使变化度等於 2，則相似地極易証明，为了决定运动鏈所有連件的相对位置，必須給予两个独立的变数（一般的坐标）。

§ 4. 机构

在封闭运动鏈中若使一連件固定不動（支架）則得到機構，它的自由度数值與运动鏈的變化度附合。因为一個連件固定後取消了运动鏈三个自由度。

运动鏈中一个連件的固定，或照通常的說，轉变运动鏈的一个連件为支架，應該体会到是相对的，若机构包含在固定的机械中，則所謂固定系理解为把它連在机架上，而机架支持在地上。每一連件相对於地的位移或相对於与机架連接的支架的位移，即系絕對位移，但是在許多場合下不可能指示机械中靜止的連件，

因为机架本身相对于地面而运动。这些属于航空机械，水上运输机械，車輛机械……等等。

对于飞机马达，马达支架是机架，它随着飞机而运动。对于輪船发动机船殼是机架，对于機車——座架等等，所以在列举的情况中没有一个連件是靜止的。可是在研究組成被包含在运动机械的机构的运动时，我們說的靜止的連件是指那随着機車，飞机等运动的机架，而绝对的位移是指相对于机架的位移（支架），从运动的几何观点来看，我們並沒有導入誤差。当研究力学的問題，确定作用在机构个别連件上的力时，假使我們不研究机架的运动在某种情形下我們可能導入誤差，这大多是属于那些情况，即当运动的机械不以直線及等速运动时，在等速直線运动的条件下，假使我們把相对于机架的位移当作绝对的位移，那末在动力学的計算上，我們得到完全准确的结果，注意到上述的情形，确定机构自由度的公式可以寫成下式

$$w = 3(n-1) - 2p_2 - p_1 \quad (5)$$

在此 n ， p_2 ，及 p_1 的意义同前。

当 $p_1 = 0$ ，及 $w = 1$ 等式(5)採用下式

$$3n - 2p_2 = 4 \quad (5^1)$$

公式(5¹)是雪貝涉夫 П. П. Чебышеву 公式

运动規律已知的連件称为原动連件或运动的曲柄、原动連件始終用运动副与靜止的連件相連而在运动草圖上註上箭头，指示其运动的方向（圖17原动連件4註上了弧形箭头）。

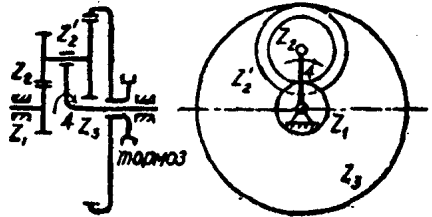


圖 17

原动連件可以繞靜止点完成整个的轉动或者作某种角度的搖擺，原动連件也可以是作移动的連件如活塞是。

根据机构自由度数值可以給予組成机构的連件的一个，二个或几个独立的运动。也就是原动連件数值与机构的自由度数值应当相符，僅有在这种情况下我們可以得到連件一定的同一数值，

运动將随計算自由度时所沒有考慮到的偶然原因而定。假使自由度数值小於原动連件数，在較好的情况下，一个原动連件事实上轉变为机构的从动連件，也就是原动連件不再存在，最坏的情况下，可以使机构最弱的連件發生破坏，在轉变为机构的运动鏈中不应有第一种及第二种的情况。

为了指出为什么在 w 的数值大於原动連件的数目时，运动將随偶然的原因而定。我們來更詳細的研究一下这个問題。

在机构的連件上，通常作用了一定的力和阻力矩，其中也包括摩擦力在內，假使原动連件数小於自由度数，某些連件受阻力作用后，应当停止不动，即某些連件已从全系的运动中分离出來，或賴摩擦力的作用帶动它以一定的速度而运动，可是預先已經指出，不論任一連件停止不动或連件間無一定的速度关系，这是不可能的，因为在組成机构的連件系的簡單几何研究中，除了运动副所加的条件，决不能考慮其他制約条件。

首先必須把机械的制約条件列於这种条件之內，这些机械的制約条件以阻力的形式加在机构上，表现为摩擦力，慣性力，迫使点依照一定的曲線移动。

因此，連件运动的規律不僅須随原动連件的已知运动規律而定，並且也随机械上的补充的制約条件而定。

假使机械的制約条件是偶然的，則在被研究的情形下，机构連件的位移当然是不确定的，因此，在实用上，不能利用这样的机构。为了建立連件运动的确定性，必須或者增加原动連件的数目使与由公式(5)算出的自由度数目符合，或者加上补充的几何制約条件，俾使原动連件数与自由度的数值相符合。研究某些实例。

圖 17 所示为差动齒輪傳动裝置，其中齒輪 z_2 及 z'_2 繞連接在連件 4 上的軸旋轉，同时又繞靜止軸旋轉，在这机构中，运动連件数 $n = 1 = 4$ ，第二类运动副——迴轉副—— $p_2 = 4$ 。第一类运动副的数目——齒輪的連接—— $p_1 = 2$ 。依照公式(5)自由度数值等於

$$w = 3 \cdot 4 - 2 \cdot 4 - 1 \cdot 2 = 2$$

現在假定在機構中僅有一原動連件，例如連件4（臂）且加阻力矩於從動連件 z_1 上，若無任何阻力加到 z_3 輪上，則齒輪 z_1 受阻力作用後靜止不動，輪 z_2 將循着靜止輪 z_1 旋轉並通過 z_2 傳遞完全一定的運動給 z_3 輪。可是開始預先假定從動連件不應是 z_3 ，而是 z_1 輪。為了迫使 z_1 輪運動，克服加在它上面的阻力，必須或者加一制動的力矩軋住 z_3 輪或者傳給它以完全確定的運動，把它作成第二個原動連件。

假使預先不靠特殊機構將任何連件軋住，則在臂4旋轉時上面受有較大阻力的連件便停止不動，因為接頭中總有摩擦。由此可見，在正被研究的機構中實際上系以一個自由度進行運動的。因為按照公式(5)計算自由度数時並未顧及機械方面的制約條件，在這種情況下運動可以不同於所求的。

可是為了實用的目的，可以利用此種機構，其從動連件的運動是完全確定的。並且是強制的。因此，必須用完全確定的制約來消滅其第二個自由度，這種完全確定的制約系加在一定的位置且不是偶然的。所以在差動機構中（圖17）為了求連件 z_1 的運動確定不變，若 z_3 是運動的必須給予連件4角速度 w_4 外，還須給予一定的阻力矩 M_3 或是 w_3 。在火車輪的輪緣與軌道之間存在摩擦力形式的機械的制約條件，因此火車以一定速度進行。

在這個制約除去時（滑動）火車運動的確定性破壞了。

圖18所示為比例畫器簡圖，用以放大或縮小圖形。假使迫使A點沿着曲線 y 移動，則B點描繪出縮小幾倍的曲線 x 。

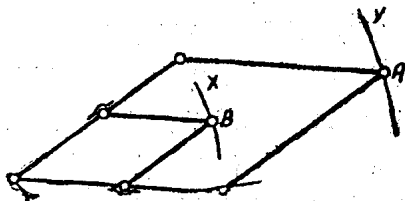


圖18

僅考慮迴轉副加上的制約條件，按公式(5)計算比例畫器的自由度数，得到 $w=2$ 。可是由於A點全部時間停留在曲線 y 上，故在工作過程中便加上了運動方面的補充制約條件，因此所有連件得到一定的運動，而連件上的點描繪完全確定的曲線，