

高等学校教学用书

理論力学

下册 第二分册

E. J. 尼古拉依著

高等教育出版社

高等学校教学用书



学 力 论 理

下册 第二分册

Е. Л. 尼古拉依著
徐芝綸 季文美譯

高等教育出版社

本書係根據蘇聯技術理論書籍出版社（Государственное издательство технико-теоретической литературы）出版的尼古拉依（Е. Л. Николаи）著“理論力學”（Теоретическая механика）1952年第十六版譯出。原書經蘇聯高等教育部審定為高等工業學校教科書。

本書中譯本原擬分上下兩冊出版，現因急於供應需要，下冊又分兩分冊出版。下冊第二分冊的內容包括“拉格郎日方程式”“微幅振動”兩篇及“理論力學發展簡史”。

本書上冊由商務印書館出版，下冊第一分冊起改由本社出版。

理 論 力 學

下冊 第二分冊

Е. Л. 尼古拉依著

徐芝綸 季文美譯

高等教育出版社出版

北京琉璃廠一七〇號

（北京市書刊出版業營業許可證出字第〇五四號）

商務印書館上海廠印刷 新華書店總經售

書號 13010·170 開本 850×1168 1/32 印張 61/16 字數 133,000

一九五四年六月上海第一版

一九五七年一月上海第六次印刷

印數 14,001—17,000

定價（8） 0.74

下冊第二分冊目錄

第三篇 拉格郎日方程式

第二十章 廣義坐標與廣義力..... 333

§ 120 自由度數, 廣義坐標 § 121 廣義力 § 122 廣義力計算例題 § 123
廣義力表以力在笛卡兒坐標軸上的投影, 有勢的力的情形

第二十一章 拉格郎日的平衡方程式與運動方程式..... 345

§ 124 廣義坐標平衡方程式 § 125 系在有勢的力的作用下的平衡 § 126
動力學普遍方程式 § 127 廣義坐標動力學普遍方程式 § 128 拉格郎日
廣義坐標運動微分方程式 § 129 用重物降落法決定轉動慣量 § 130 希
立克自記振動儀 § 131 具有多餘坐標的系的拉格郎日運動方程式, 拉格
郎日乘子 § 132 自記振動儀作為具有多餘坐標的系 § 133 非完整約束,
非完整系的拉格郎日運動方程式

第四篇 微幅振動

第二十二章 平衡的穩定性..... 379

§ 134 系在平衡位置附近的微幅振動, 穩定與不穩定的平衡狀態 § 135 拉
格郎日-狄雷希萊定理, 李亞普諾夫定理

第二十三章 具有一個自由度的系的微幅振動..... 386

§ 136 自由振動 § 137 複雜擺的振動 § 138 掛在彈性繩索上的重物的振
動 § 139 自由振動在與速度成比例的阻力的作用下的衰減, 散逸率函數
§ 140 自由振動在常摩擦力作用下的衰減 § 141 強迫振動 § 142 週期擾
力的情形, 共振 § 143 指示器 § 144 海格爾示振器

第二十四章 具有兩個自由度的系的微幅振動..... 432

§ 145 受彈性約束的兩個物塊的自由振動 § 146 具有兩個自由度的系的
自由振動微分方程式 § 147 主振動與固有頻率 § 148 負荷着兩個重物

的梁的橫振動 § 149 兩固有頻率相等的情形 § 150 受彈性約束的兩個
物塊的強迫振動 § 151 減振器概略

第二十五章 具有有限多自由度的系的微幅振動..... 465

§ 152 系的自由振動微分方程式 § 153 主振動與固有頻率 § 154 正則坐
標 § 155 自由振動的笛卡兒坐標方程式, 主振動的性質 § 156 強迫振動
§ 157 各階的共振, 共振振動 § 158 機軸的扭轉振動 § 159 機軸的強迫
振動的計算

理論力學發展簡史..... 499

第三篇 拉格郎日方程式

第二十章 廣義坐標與廣義力

§ 120 自由度數。廣義坐標

在 § 55 裏，我們曾有機會講到自由度數與廣義坐標的概念。但在那一節裏，只是順便提到這兩個概念。現在，它們將成為我們注意的中心，並將作為以後所有一切論證的基礎。

提醒一下：設一個機械系統中所有各點的位置可用某幾個量完全決定（正如同空間一點的位置可用它的三個笛卡兒坐標決定一樣），則這幾個量稱為該系的廣義坐標。決定該系位置的獨立廣義坐標的數目稱為自由度數。

現在舉例說明以上所述。

在 § 55 裏曾以曲柄機構（圖 196）為例。這個系的所有各點的位置可完全決定於一個量——曲柄的轉角 φ （當然，假定這機構的所有各構件都是絕對剛固的）。因此，角 φ 就是這個系的廣義坐標。又因為這個系的所有各點的位置可用一個廣義坐標決定，故曲柄機構是具有一個自由度的系的實例。

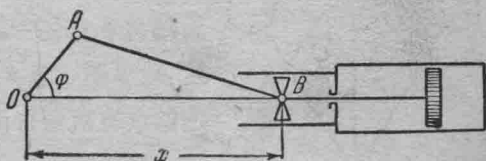


圖 196

我們也可以不選用角 φ 作為曲柄機構的廣義坐標，而選用任一個其他的量（只要它能決定這機構所有各點的位置），例如十字頭 B 距機軸軸線 O 的距離 x （圖 196）。一般必須指出，選擇一個系的廣義坐標，總是具有極大的任意性的。

當然，“兩個”廣義坐標 φ 與 x 的存在毫不影響這一結論：曲柄機構

是具有“一個”自由度的系。再一次強調指出：一個系的“獨立”廣義坐標的數目稱為自由度數。可是坐標 φ 與 x 顯然不是獨立的；相反地， x 的值可決定於 φ ，即， x 是 φ 的函數：

$$x = x(\varphi)。$$

考察三角形 AOB ，極易得出以角 φ 表達 x 值的表達式^①

$$x = r \cos \varphi + l \sqrt{1 - \lambda^2 \sin^2 \varphi}，$$

式中 r 是曲柄 OA 的長度， l 是連桿 AB 的長度，而

$$\lambda = \frac{r}{l}。$$

這樣，曲柄機構只有一個獨立坐標，因此也只有一個自由度。用角 φ 可決定機構的位置，故不再需要第二個坐標 x ；在這一觀點， x 這個量是多餘的坐標。但以後可見，在某些情形下，引用這種多餘坐標有怎樣的益處。

現在，設有繞鉛直軸轉動的離心調速器（圖 197）。爲了決定這個系

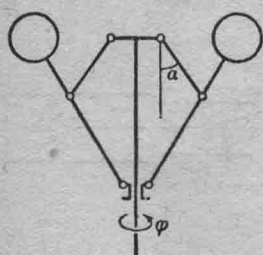


圖 197

所有各點的位置，必須指定兩個量：例如調速器的轉角 φ 和任一斜桿與鉛直線所成的角 α 。在這裏，坐標 φ 與 α 是彼此獨立的。因此，離心調速器具有兩個自由度。

假想有由 n 個質點 $M_1, M_2, \dots, M_n$ 所組成的一個機械系統。設這個系具有 k 個自由度，並用 $q_1, q_2, \dots, q_k$ 代表它的獨立廣義坐標。取直角坐標軸 x, y, z ，並用 x_i, y_i, z_i 代表點 M_i 的笛卡兒坐標。我們已經知道，這個系的所有各點的位置，因而這些點的笛卡兒坐標的值，可由 $q_1, q_2, \dots, q_k$ 完全決定。換句話說，笛卡兒坐標 x_i, y_i, z_i 是廣義坐標 $q_1, q_2, \dots, q_k$ 的函數。

① 見本書第一冊（運動學），§ 78，例 26。

$$\left. \begin{aligned} x_i &= x_i(q_1, q_2, \dots, q_k), \\ y_i &= y_i(q_1, q_2, \dots, q_k), \\ z_i &= z_i(q_1, q_2, \dots, q_k). \end{aligned} \right\} \quad (1)$$

可是注意，只有在這個系所受的約束不隨時間而變的情形下，關係(1)才成立。在§55裏已經指出，隨着時間變化的約束是可能存在的。現在舉出這種約束的一個例子。設有小物塊 M 掛在細繩 MOA 的一端，細繩穿過靜止的圓環 O (圖 198)。物塊 M 將視為質點，而細繩 MOA 將作為不會伸長並且沒有重量。其次，假定以常速度 c 抽動細繩的 A 端。於是得一個變長度的數學擺；用 l 代表長度 OM ，得

$$l = l_0 - ct, \quad (2)$$

式中 l_0 代表這擺在瞬時 $t=0$ 的長度，

這例題中的約束(即限制物塊 M 自由運動的條件)是：物塊至固定點 O 的距離應當是 l ，而這距離按規律(2)隨着時間變化。這是約束隨着時間變化的一個例子。

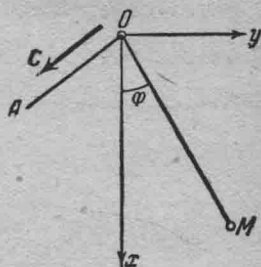


圖 198

在每一瞬時 t ，點 M 的位置完全決定於細繩 OM 與鉛直線所成的角 φ 。這個變長度的擺具有一個自由度，而角 φ 可取為廣義坐標。

現在取直角坐標軸 x 與 y ，如圖 198 所示，並用 x 與 y 代表點 M 對於這兩個軸的坐標。得

$$x = l \cos \varphi,$$

$$y = l \sin \varphi,$$

或

$$x = (l_0 - ct) \cos \varphi,$$

$$y = (l_0 - ct) \sin \varphi.$$

顯然，在這情形下，笛卡兒坐標不僅是廣義坐標 φ 的函數，而且也是時間 t 的函數。

一般地說，設物系所受的約束有些是隨時間而變的，則這系的所有各點的笛卡兒坐標將不僅是廣義坐標的函數，而且是時間的函數；在這種情形下，代替方程式(1)的是

$$\left. \begin{aligned} x_i &= x_i(q_1, q_2, \dots, q_k, t), \\ y_i &= y_i(q_1, q_2, \dots, q_k, t), \\ z_i &= z_i(q_1, q_2, \dots, q_k, t). \end{aligned} \right\} \quad (3)$$

仿照波爾茨曼，我們將不隨時間而變的約束稱為不變約束，以區別於變約束，即隨時間而變的約束。

所以，設某一個系的約束都是不變約束，則這個系的所有各點的笛卡兒坐標以式(1)與廣義坐標相關連；設某一個系的約束有些是變約束，則須以方程式(3)代替方程式(1)。

§ 121 廣義力

拉格郎日引用了系的廣義坐標這概念作為他的解析力學^①的基礎。隨着這一概念，廣義力的概念也在拉格郎日力學裏起着重要的作用。每一個廣義坐標都有一個與之對應的廣義力。

設有機械系統，由 n 個質點 $M_1, M_2, \dots, M_n$ (圖 199) 所組成。假

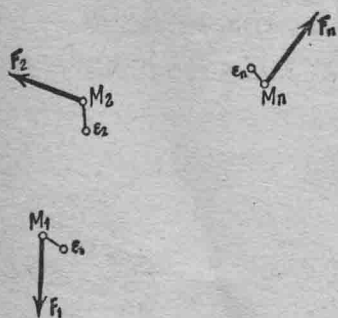


圖 199

定這系統具有 k 個自由度，並用 $q_1, q_2, \dots, q_k$ 代表彼此獨立的廣義坐標。作用於系統內各點的力令各為 $F_1, F_2, \dots, F_n$ 。現在來說明，如何可以算出對應於坐標 q_1 的廣義力。

為計算這廣義力，進行如下。給坐標 q_1 一個微小的增量 δq_1 ，但保持其餘的坐標不變。坐標 q_1 的這個微小改變將

引起系的所有各點的微小位移 $\epsilon_1, \epsilon_2, \dots, \epsilon_n$ 。注意，因為位移 $\epsilon_1, \epsilon_2, \dots, \epsilon_n$

① 拉格郎日著：解析力學(由法文譯為俄文，共兩卷)，1950年版。

是系的約束所容許的(這些約束容許與坐標 $q_1, q_2, \dots, q_k$ 的改變相對應的任何位移), 所以位移 $\varepsilon_1, \varepsilon_2, \dots, \varepsilon_n$ 的總體是系的虛位移之一。

現在來計算力 $F_1, F_2, \dots, F_n$ 因位移 $\varepsilon_1, \varepsilon_2, \dots, \varepsilon_n$ 而作的功的和

$$\sum F_i \varepsilon_i \cos (F_i, \varepsilon_i),$$

並使這功的和等於某一個因子 Q_1 與廣義坐標的增量 δq_1 的乘積, 亦即令

$$\sum F_i \varepsilon_i \cos (F_i, \varepsilon_i) = Q_1 \delta q_1。$$

這個等式所決定的量 Q_1 即稱為對應於坐標 q_1 的廣義力。

同樣地進行, 可求出對應於其他坐標 $q_2, \dots, q_k$ 的廣義力 $Q_2, \dots, Q_k$ 。

重複一遍: 爲求出對應於任一個坐標 q_i 的廣義力 Q_i , 必須給這坐標一個微小增量 δq_i (其餘的坐標保持不變), 並計算所有各力 $F_1, F_2, \dots, F_n$ 因作用點有位移而作的功的和; 將這些功的和除以 δq_i , 即得所求的廣義力。

根據以上所述, 可以說: 所謂對應於坐標 q_i 的廣義力, 就是這樣的一個量, 它和增量 δq_i 的乘積就等於作用於系的各力因位移 (對應於增量 δq_i) 而作的功。

不要以為這樣求得的廣義力一定具有“力”的因次, 即一定是按字面上的意義來講的“力”。由於乘積 $Q_i \delta q_i$ 應該具有功的因次, 很容易斷定: 設 q_i 是某一個長度, 則 Q_i 具有力的因次。但是, 設 q_i 是某一個角, 則 Q_i 應該具有“力乘以長度”的因次, 即力矩的因次; 設 q_i 是一個體積, 則 Q_i 應該具有“力除以面積”的因次, 即應力的因次, 餘類推。

這樣, 在拉格郎日的“解析力學”裏, 每一個廣義坐標都有一個與之對應的廣義力。廣義力的數目等於系的廣義坐標的數目。

在 § 51 和 § 52 裏已經說過, 作用於一個機械系統的所有各力總可以按兩種方式分爲兩組。或分爲外力與內力, 或分爲主動力與約束反力。不言而喻, 廣義力亦可按此分組: 一方面可分爲廣義外力與廣義內力, 另一方面可分爲廣義主動力與廣義約束反力。

現在要着重地指出：設一個系的約束是理想約束，則廣義約束反力都等於零。

事實上，為求出對應於坐標 q_i 的廣義反力，必須計算當這個系有了對應於坐標增量 δq_i 的位移時約束反力所作的功的和。前面已經指出，這位移一定是該系的虛位移之一。而我們又知道，理想約束的反力因任何虛位移而作的功的和等於零。由此可見，我們所留意的廣義反力一定等於零。這簡單的註解說明：用廣義坐標法解答某一問題，應當將作用於系的力分為主動力與約束反力而不應分為外力與內力。設所處理的是理想約束，——而我們知道，將摩擦力計入主動力之內，就總可以把約束看作是理想的，——則當求廣義力時，約束反力自然不在計算之列。拉格郎日法的極大優點即在於此。

§ 122 廣義力計算例題

現在舉例說明廣義力的求法。

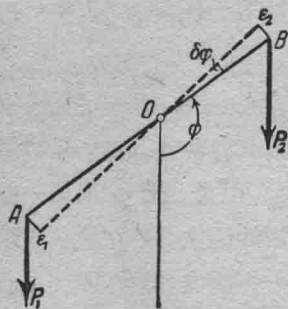


圖 200

例 15. 槓桿 AB ，可繞軸 O 轉動，兩端各受有鉛直力 P_1 與 P_2 ； $OA=a$ ， $OB=b$ 。取槓桿與鉛直線所成的角 φ 為廣義坐標（圖 200），求對應於這角的廣義力。

解 該系具有“一個”自由度；角 φ 可取為該系的廣義坐標。

為求出對應於角 φ 的廣義力（稱它為 Q ），給角 φ 一個增量 $\delta\varphi$ 。槓桿轉過一個角 $\delta\varphi$ ；力 P_1 與 P_2 的作用點各得到對應的微小位移

$\epsilon_1 = a \delta\varphi$ 與 $\epsilon_2 = b \delta\varphi$ ，方向垂直於直線 AB 。求出力 P_1 與 P_2 因位移 ϵ_1 與 ϵ_2 而作的功的和，並令這功的和等於 $Q \delta\varphi$ ，得

$$P_1 \epsilon_1 \sin \varphi - P_2 \epsilon_2 \sin \varphi = Q \delta\varphi,$$

或將 ϵ_1 與 ϵ_2 的值代入而得

$$(P_1 a - P_2 b) \sin \varphi \delta\varphi = Q \delta\varphi,$$

由此即得所求的廣義力

$$Q = (P_1 a - P_2 b) \sin \varphi.$$

可見 Q 就是力 P_1 與 P_2 對於點 O 的矩的和。

例 16. 在離心調速器的圓球的中心 B_1 與 B_2 (圖 201) 各有鉛直力 P (球重); $A_1 B_1 = A_2 B_2 = l$ 。取角 α (桿 $A_1 B_1$ 或 $A_2 B_2$ 與鉛直線所成的角) 與角 φ (調速器的轉角) 爲廣義坐標, 求對應的廣義力。

解 所求的對應於角 α 與 φ 的廣義力各用 Q_α 與 Q_φ 代表。先求 Q_α 。

給角 α 一個增量 $\delta\alpha$ (角 φ 則保持不變); 點 B_1 與 B_2 將各有位移 ϵ_1 與 ϵ_2 , 分別垂直於直線 $A_1 B_1$ 與 $A_2 B_2$, 並且 $\epsilon_1 = \epsilon_2 = l \delta\alpha$ 。求出力 P 因位移 ϵ_1 與 ϵ_2 而作的功的和, 並令這個和等於乘積 $Q_\alpha \delta\alpha$, 得

$$-P\epsilon_1 \sin \alpha - P\epsilon_2 \sin \alpha = Q_\alpha \delta\alpha$$

或

$$-2Pl \sin \alpha \delta\alpha = Q_\alpha \delta\alpha,$$

由此得

$$Q_\alpha = -2Pl \sin \alpha.$$

其次求廣義力 Q_φ 。給角 φ 一個增量 $\delta\varphi$, 角 α 保持不變。這就是說, 組成機構的各桿的相對位置保持不變, 而調速器繞鉛直軸轉過了微小角 $\delta\varphi$ 。這樣, 力 P 並不作任何的功 (力的作用點的位移垂直於力的方向)。因此,

$$Q_\varphi \delta\varphi = 0,$$

由此得

$$Q_\varphi = 0.$$

例 17. 長 l_1 的直桿 OA 用鉸鏈掛在固定點 O (圖 202); 另一長 l_2 的直桿 AB 用鉸鏈掛在點 A 。在點 A 與 B 各作用有鉛直力 P_1 與 P_2 。取桿 OA 及 AB 與鉛直線所成的角 φ_1 及 φ_2 爲這個系的廣義坐標, 求對應的廣義力。

解 用 Q_1 與 Q_2 代表對應於角 φ_1 與 φ_2 的廣義力。先求力 Q_1 。

給角 φ_1 一個增量 $\delta\varphi_1$ (角 φ_2 則保持不變)。桿 OA 繞點 O 轉過了角 $\delta\varphi_1$; 點 A 得一個位移, 大小等於 $\epsilon_1 = l_1 \delta\varphi_1$ 而方向垂直於直線 OA 。因角 φ_2 保持不變, 故桿 AB 保持平行, 即只有平行移動; 所以點 B 得一個位移 ϵ_2 , 等於並平行於點 A 的位移 ϵ_1 。求出力 P_1 與 P_2 因位移 ϵ_1 與 ϵ_2 而作的功的和, 得

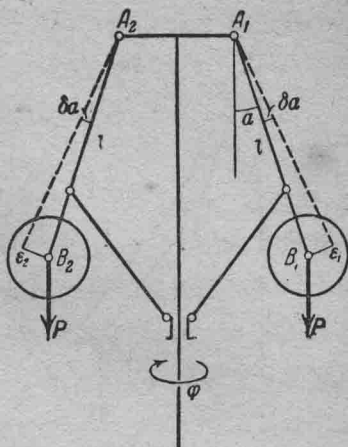


圖 201

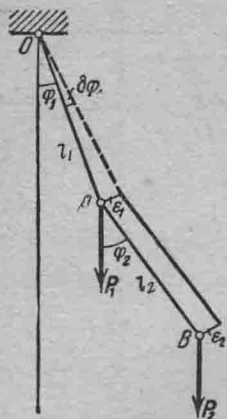


圖 202

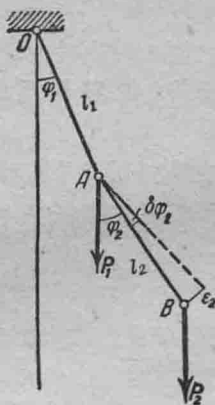


圖 203

$$-P_1 \epsilon_1 \sin \varphi_1 - P_2 \epsilon_2 \sin \varphi_1 = Q_1 \delta \varphi_1,$$

或令 $\epsilon_1 = \epsilon_2 = l_1 \delta \varphi_1$ 而得

$$-(P_1 + P_2) l_1 \sin \varphi_1 \delta \varphi_1 = Q_1 \delta \varphi_1,$$

由此得

$$Q_1 = -(P_1 + P_2) l_1 \sin \varphi_1.$$

再來計算對應於角 φ_2 的廣義力 Q_2 。現在，令角 φ_1 保持不變而給角 φ_2 一個增量 $\delta \varphi_2$ (圖 203)。桿 OA 將保持不動，桿 AB 則繞點 A 轉過角 $\delta \varphi_2$ 。點 A 的位移等於零；點 B 則得一個位移，大小等於 $\epsilon_2 = l_2 \delta \varphi_2$ 而方向垂直於直線 AB 。因此，力 P_1 的功等於零；計算力 P_2 的功，得

$$-P_2 \epsilon_2 \sin \varphi_2 = Q_2 \delta \varphi_2,$$

或

$$-P_2 l_2 \sin \varphi_2 \delta \varphi_2 = Q_2 \delta \varphi_2,$$

由此得

$$Q_2 = -P_2 l_2 \sin \varphi_2.$$

§ 123 廣義力表以力在笛卡兒坐標軸上的投影。有勢的力的情形

以後將須要用到廣義力的表達式，表以各力在笛卡兒坐標軸上的投影。現在來導出這些公式。

設有由 n 個質點 $M_1, M_2, \dots, M_n$ 所組成的機械系統。假定這系具有 k 個自由度，並用 $q_1, q_2, \dots, q_k$ 代表它的獨立廣義坐標。取直角坐

標軸 x, y, z 並用 x_i, y_i, z_i 代表點 M_i 的笛卡兒坐標。在 § 120 裏已經看到，笛卡兒坐標 x_i, y_i, z_i 以下列等式與廣義坐標相關聯：

$$\left. \begin{aligned} x_i &= x_i(q_1, q_2, \dots, q_k, t), \\ y_i &= y_i(q_1, q_2, \dots, q_k, t), \\ z_i &= z_i(q_1, q_2, \dots, q_k, t). \end{aligned} \right\} \quad (1)$$

爲了更大的一般性，這裏假定系的約束有些是變約束；我們已經知道，設系的所有一切約束都是不變的（即不隨時間而變），則公式（1）的右邊將不是時間 t 的顯函數。

現在假設系的各點受有力 $F_1, F_2, \dots, F_n$ ，而來計算對應於廣義坐標 $q_1, q_2, \dots, q_k$ 的廣義力 $Q_1, Q_2, \dots, Q_k$ 。

給坐標 q_1 一個增量 δq_1 ，其餘的坐標保持不變（注意，在變約束的情形下計算廣義坐標時，時間 t 也必須保持不變），求點 M_i 的對應位移 ε_i 。

廣義力 Q_1 可由下列等式求得：

$$Q_1 \delta q_1 = \sum F_i \varepsilon_i \cos(F_i, \varepsilon_i). \quad (2)$$

但力 F_i 的功亦可表以已知的公式

$$F_i \varepsilon_i \cos(F_i, \varepsilon_i) = X_i \delta x_i + Y_i \delta y_i + Z_i \delta z_i, \quad (3)$$

式中 X_i, Y_i, Z_i 是力 F_i 在軸 x, y, z 上的投影，而 $\delta x_i, \delta y_i, \delta z_i$ 是當點 M_i 發生位移 ε_i 時坐標 x_i, y_i, z_i 所得的增量。

坐標 x_i, y_i, z_i 的這些增量極易由公式（1）求得。事實上，據公式（1），坐標 x_i, y_i, z_i 是自變量 $q_1, q_2, \dots, q_k, t$ 的函數；當自變量 q_1 得到增量 δq_1 而其餘的自變量保持不變時，這些函數將各得到一定的增量 $\delta x_i, \delta y_i, \delta z_i$ 。應用微分學上的已知公式，得

$$\delta x_i = \frac{\partial x_i}{\partial q_1} \delta q_1, \quad \delta y_i = \frac{\partial y_i}{\partial q_1} \delta q_1, \quad \delta z_i = \frac{\partial z_i}{\partial q_1} \delta q_1.$$

將增量 $\delta x_i, \delta y_i, \delta z_i$ 的這些值代入等式（3），再將這樣得到的力 F_i 的功的表達式代入公式（2），得

$$Q_1 \delta q_1 = \sum \left(X_i \frac{\partial x_i}{\partial q_1} + Y_i \frac{\partial y_i}{\partial q_1} + Z_i \frac{\partial z_i}{\partial q_1} \right) \delta q_1。$$

在這等式的右邊， δq_1 是所有各加項的公共因子；將這因子移到連加號之前，得

$$Q_1 \delta q_1 = \delta q_1 \sum \left(X_i \frac{\partial x_i}{\partial q_1} + Y_i \frac{\partial y_i}{\partial q_1} + Z_i \frac{\partial z_i}{\partial q_1} \right)；$$

消去兩邊的 δq_1 以後，即得下列公式中的第一式：

$$\left. \begin{aligned} Q_1 &= \sum \left(X_i \frac{\partial x_i}{\partial q_1} + Y_i \frac{\partial y_i}{\partial q_1} + Z_i \frac{\partial z_i}{\partial q_1} \right), \\ Q_2 &= \sum \left(X_i \frac{\partial x_i}{\partial q_2} + Y_i \frac{\partial y_i}{\partial q_2} + Z_i \frac{\partial z_i}{\partial q_2} \right), \\ &\dots\dots\dots \\ Q_k &= \sum \left(X_i \frac{\partial x_i}{\partial q_k} + Y_i \frac{\partial y_i}{\partial q_k} + Z_i \frac{\partial z_i}{\partial q_k} \right)。 \end{aligned} \right\} \quad (4)$$

上列公式中的其餘各式可與第一式同樣導出。這就是廣義力的表達式，用力 $F_1, F_2, \dots, F_n$ 在笛卡兒坐標軸上的投影來表示。

在一個重要的特殊情形下，即當作用力 $F_1, F_2, \dots, F_n$ 有勢的時候，以上所導出一般公式(4)可大為簡化。我們知道(見 § 79)，在這情形下，有公式

$$X_i = -\frac{\partial V}{\partial x_i}, \quad Y_i = -\frac{\partial V}{\partial y_i}, \quad Z_i = -\frac{\partial V}{\partial z_i},$$

其中的

$$V = V(x_1, y_1, z_1, x_2, \dots, z_n) \quad (5)$$

是系的對應於力 $F_1, F_2, \dots, F_n$ 的勢能。

將上面 X_i, Y_i, Z_i 的表達式代入公式(4)的第一式，得

$$Q_1 = - \sum \left(\frac{\partial V}{\partial x_i} \cdot \frac{\partial x_i}{\partial q_1} + \frac{\partial V}{\partial y_i} \cdot \frac{\partial y_i}{\partial q_1} + \frac{\partial V}{\partial z_i} \cdot \frac{\partial z_i}{\partial q_1} \right)。 \quad (6)$$

另一方面，將笛卡兒坐標的值(1)代入勢能的表達式(5)，得

$$V = V(q_1, q_2, \dots, q_k, t)。$$

必須指出，設系的所有一切約束都是不變約束，則式(1)不包含時間 t ，因而勢能的上一表達式也不包含 t ；在這情形下，系的勢能將僅是廣義坐標的函數：

$$V = V(q_1, q_2, \dots, q_k)。$$

現在來求勢能 V 對於廣義坐標 q_1 的偏導數。留意 q_1 是經由笛卡兒坐標 x_i, y_i, z_i 進入 V 的表達式的，並應用複合函數微分的公式，得

$$\frac{\partial V}{\partial q_1} = \sum \left(\frac{\partial V}{\partial x_i} \cdot \frac{\partial x_i}{\partial q_1} + \frac{\partial V}{\partial y_i} \cdot \frac{\partial y_i}{\partial q_1} + \frac{\partial V}{\partial z_i} \cdot \frac{\partial z_i}{\partial q_1} \right)。$$

將這結果與等式(6)比較，即得下列公式中的第一式：

$$Q_1 = -\frac{\partial V}{\partial q_1}, \quad Q_2 = -\frac{\partial V}{\partial q_2}, \quad \dots, \quad Q_k = -\frac{\partial V}{\partial q_k}。 \quad (7)$$

其餘各式可同樣導出。

這些公式的理論價值將在以後說明。現在只提出它們的實用價值：在系的勢能可以很容易求出的情形下，公式(7)提供一個計算廣義力的最便利的方法。

現在用一個簡單的例題說明這些公式的應用：

例 18. 假定例 17 中的力 P_1 與 P_2 是常量，試用公式(7)解答這問題。

解 力 P_1 與 P_2 的大小和方向不變。這樣的力（例如重力）已知是有勢的。取通過點 O 的鉛直線為軸 z （圖 204）；取點 O 以下 $l_1 + l_2$ 的一點為 z 的起算點，並取軸 z 朝上。

系的勢能可表以公式

$$V = P_1 z_1 + P_2 z_2。$$

另一方面，

$$z_1 = l_1 + l_2 - l_1 \cos \varphi_1,$$

$$z_2 = l_1 + l_2 - l_1 \cos \varphi_1 - l_2 \cos \varphi_2。$$

將 z_1 與 z_2 的這些值代入上面 V 的公式，得系的勢能的表達式，表以廣義坐標：

$$V = (P_1 + P_2)(l_1 + l_2 - l_1 \cos \varphi_1) - P_2 l_2 \cos \varphi_2。$$

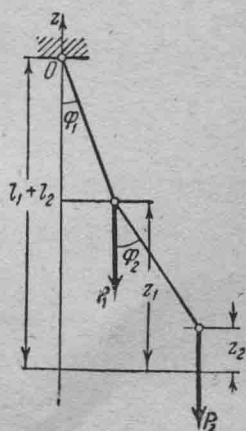


圖 204

現在應用公式(7),得

$$Q_1 = -\frac{\partial V}{\partial \varphi_1}, \quad Q_2 = -\frac{\partial V}{\partial \varphi_2};$$

由此得 $Q_1 = -(P_1 + P_2) l_1 \sin \varphi_1$, $Q_2 = -P_2 l_2 \sin \varphi_2$,
與 § 122 中所得的結果相符。