

高等学校教学用書



傳 热 学 基 础

M. A. 米海耶夫著

人民教育出版社

高等學術新叢書用書



傳 热 學 基 础

M. A. 米海耶夫著
王 补 宣譯



人民教育出版社

本書原系根据苏联国立动力出版社(Государственное энергетическое издательство)出版、米海耶夫(M. A. Михеев)院士所著“傳热学基础”(Основы теплопередачи)1949年第二版譯出，現根据1956年修訂第三版修訂。原書經苏联高等教育部多科性工学院及机器制造高等学校主管司审定为高等学校动力与电工院系教科書。

本書叙述了換熱的物理基础及其在热裝置工作的分析中的应用，并依次研究各基本現象(导热、对流換熱和热輻射)，复杂的傳熱过程，以及換熱器的热計算和流体力學計算。

在修訂过程中，譯者接受了原著者的建議，对于原書的若干个别地方在譯文中作了修正。

本書可供高等工业学校动力机械系及电工系作为教材。

本书原由高等教育出版社出版。自1960年4月1日起，高等教育出版社奉命与人民教育出版社合并，統称“人民教育出版社”。因此本书今后用人民教育出版社名义繼續印行。

傳 热 学 基 础

M. A. 米海耶夫著

王补宣譯

人民教育出版社出版 高等学校教材編輯部
北京宣武門內承恩寺7號
(北京市书刊出版业营业許可證出字第2号)

上海洪興印刷厂印刷
新华书店上海发行所发行
各地新华书店經售

统一书号 15010·287 开本 850×1169 1/32 印张 14 8/16

字数 352,000 印数 21,601—25,100 定价 (4) 元 1.60

1954年9月第1版 1953年9月第2版(修訂本)

1960年6月上海第13次印刷

譯者序

本書原系根据苏联国立动力出版社出版苏联科学院院士米海耶夫(M. A. Михеев)所著“傳热学基础 (Основы теплопередачи)”一書 1949 年第二版譯出，現按 1956 年第三版修訂。

原書的前一版，由于取材恰当，能够循循善誘，深入淺出，以精簡的篇幅，淺显而又詳尽地講解了傳热学的基础知識及其在工程实践中的应用，貫徹了理論和实际相結合的原則，在苏联被誉为編写教本的范例，并且获得了斯大林獎金。在这一次新版中，原著者以其独特的見解和巧妙的編排，对全書作了适宜的增刪，使全書內容更为充实，而总的篇幅却并未扩充。和前一版相比，这一版对于某些章节的順序作了一些調整，例如第一章变导热系数的处理，第三章流体自由运动現象的論述，以及“通过流体夾層的傳热”和“元体平衡法”兩节的提前介紹，显然更能符合教学法的要求。特別在对流換热方面，新版所援引的資料有了明显的改进。在第十一章中还新添了“气体高速流动时的放热”和“熔化金屬的放热”兩节，适当地反映了現代傳热学領域的一些新的發展。書后附录中所列各种有关傳热計算的主要数据和圖表，也已經重新作了修訂。

修訂本書的主要目的，是要解决适时的教本，所以从实际出发，根据譯者和清华大学热工学教研組同仁多年来講授前一版的經驗，为了帮助讀者正确理解原書的意圖，在推导公式比較難懂和叙述比較容易誤解的地方，整理和酌加了一部分注釋；这些附注，当然都由譯者負責。

在修訂过程中，原著者曾給予很大的关怀和協助，提供了新的

圖 4-9 和圖 4-11、以及另一些修正的建議。交通大学熱工教研組等先后对前版原著和譯文提出若干寶貴意見，在这次修訂時譯者再一次予以全面的慎重考慮。譯者願意在這裡對他們表示謝意。

王補宣于清华大学

一九五八年三月

原序

本書供高等工業学校学生作为教科書之用。全書的篇幅，材料的选择、編排和講述方式，都根据这一宗旨来确定。为了能同时满足一般課程和專門課程的要求，本版將全書划分为兩篇。

第一篇只講解在稳定热状态时的傳热学基础知識。这样一些根本的知識，不管哪一种專業的工程师都是必需的。根据教育学上的觀点，一切材料都按“由淺入深，循序漸进”的原則而編列。因此，本書把复杂的傳热过程安排在基本現象——导热、对流換热和热輻射的講述之后来研究。至于流体力學問題，則視需要和換熱問題一起討論。

第二篇講解傳热学上更复杂和更新穎的問題——不稳定导热、具有內热源时的导热、換热的流体动力學理論、傳热實驗研究法、以及其他一些問題。这一篇算作是全書的第二阶段。作为入門性質的教科書來說，这样的編排順序，著者認為是最适当的。

本書的講解力求簡單易懂，同时又保存其科学严正性。对于所研究的各种現象的物理意义及其在技术上的应用，都給予了很大的注意。書中并已广泛地采用了傳热方面的最新資料。

著者

基本符号表

- r —半徑, [公尺]。
 d —直徑, [公尺]。
 l —長度, 特徵尺度, [公尺]。
 δ, Δ —厚度, [公尺], [公厘]。
 f —橫截面積, [(公尺)²]。
 F —換熱面積, [(公尺)²]。
 τ —時間, [小時], [秒]。
 V —容積, [(公尺)³]; 或流體的容積流量, [(公尺)³/小時]。
 G —重量, [公斤]; 或流體的重量流量, [公斤/小時]。
 w —速度, [公尺/秒], [公尺/小時]。
 t —用冰點作為零度所量出的溫度讀數, [°C]。
 T —絕對溫度, [°K]。
 t_w —壁的溫度, [°C]。
 t_f —流體溫度, [°C]。
 Δt —溫差, [°C]。
 δt —沿流動方向流體溫度的改變值, [°C]。
 θ —過余溫度, [°C]。
 Q —熱量, 热流量, [大卡], [大卡/小時]。
 q —比熱流量, [大卡/(公尺)²(小時)]。
 p —壓力, [公斤/(公尺)²], [公斤/(公分)²]。
 Δp —壓力落差, [公斤/(公尺)²]。
 g —重力加速度, [公尺/(秒)²]。
 β —容積膨脹系數, [1/°C]。
 λ —導熱系數, [大卡/(公尺)(小時) °C]①。
 c —熱容量(比熱容量), [大卡/(公斤) °C]。
 γ —重度(比重), [公斤/(公尺)³]。
 v —比容積, $\frac{1}{\gamma}$, [(公尺)³/公斤]。
 a —導溫系數, $\frac{\lambda}{c_p \gamma}$, [(公尺)²/小時]。

① 在第六章討論熱輻射時, λ 則代表波長——譯者注。

ρ —密度, $\frac{\gamma}{g}$, [(公斤)(秒) 2 /(公尺) 4]。

μ —粘度(粘性系数), [(公斤)秒/(公尺) 2]。

ν —动粘度(动粘度系数), $\frac{\mu}{\rho}$ [(公尺) 2 /秒], [(公尺) 2 /小时]。

S —力, [公斤]。

s —每單位面积的摩擦阻力, [公斤/(公尺) 2]。

a —放热系数, [大卡/(公尺) 2 (小时) $^{\circ}\text{C}$]。

k —传热系数, [大卡/(公尺) 2 (小时) $^{\circ}\text{C}$]。

r —汽化潜热, [大卡/公斤]。

C —辐射系数, [大卡/(公尺) 2 (小时) $^{\circ}\text{K}^4$]。

ξ —摩擦阻力系数。

ζ —局部阻力系数。

無因次總合量——相似准則

$$Re = \frac{wd}{\gamma} \quad \text{雷諾准則};$$

$$Pr = \frac{\nu}{a} \quad \text{柏朗特尔准則};$$

$$Pe = Re \cdot Pr = \frac{wl}{a} \quad \text{貝克列准則};$$

$$Nu = \frac{al}{\lambda} \quad \text{努謝爾特准則};$$

$$Gr = \frac{gl^3}{\nu^2} \beta At \quad \text{葛拉曉夫准則};$$

$$Ho = \frac{w\tau}{l} \quad \text{均时性准則};$$

$$Eu = \frac{\Delta p}{\rho w^2} \quad \text{欧拉准則};$$

$$Fr = \frac{gl}{w^2} \quad \text{傅魯德准則};$$

$$Ga = Fr \cdot Re^2 = \frac{gl^3}{\nu^2} \quad \text{伽利略准則};$$

$$Ar = Ga \cdot \frac{\rho - \rho_0}{\rho} = \frac{gl^3}{\nu^2} \frac{\rho - \rho_0}{\rho} \quad \text{阿基米德准則};$$

$$Fo = \frac{a\tau}{l^2} \quad \text{傅立叶准則};$$

$$Bi = \frac{al}{lw} \quad \text{畢渥准則}.$$

目 录

譯者序	
原序	
基本符号表	
緒論	1
第一 篇	
第一章 导热	5
§ 1-1. 导热的基本定律	5
§ 1-2. 平壁的导热	11
§ 1-3. 圆筒壁的导热	20
§ 1-4. 球壁的导热	27
§ 1-5. 不规则形状物体的导热	29
第二章 对流换热	32
§ 2-1. 换热过程的进行	32
§ 2-2. 换热的微分方程式	37
§ 2-3. 换热过程的相似	47
§ 2-4. 实验结果的处理和综合	63
第三章 流体自由运动时的放热	76
§ 3-1. 无限空间中的放热	76
§ 3-2. 有限空间中的放热	85
第四章 流体受迫运动时的放热	90
§ 4-1. 流体在管内流动时的放热	90
§ 4-2. 流体横向流过管面时的放热	106
§ 4-3. 流体沿平壁流动时的放热	120
第五章 流体集态改变时的放热	124
§ 5-1. 液体沸腾时的放热	124
§ 5-2. 蒸汽凝结时的放热	143

第六章 热辐射	161
§ 6-1. 一般概念和定义	161
§ 6-2. 热辐射的基本定律	166
§ 6-3. 物体之間的辐射换热	177
§ 6-4. 气体辐射	191
§ 6-5. 火炬辐射	201
第七章 傳熱	209
§ 7-1. 复杂换热和傳熱	209
§ 7-2. 通过平壁的傳熱	213
§ 7-3. 通过圓筒壁的傳熱	217
§ 7-4. 通过球壁的傳熱	221
§ 7-5. 通过肋壁的傳熱	222
§ 7-6. 通过流体夾層的傳熱	226
§ 7-7. 傳熱的增强	230
§ 7-8. 热絕緣	235
第八章 換熱器的計算	247
§ 8-1. 热計算的基本原理	247
§ 8-2. 平均溫差	251
§ 8-3. 傳熱系数	256
§ 8-4. 工作流体終溫度的計算	257
§ 8-5. 換熱器內流体力學的計算	266
§ 8-6. 最有利的組合和換熱器效率	279
第九章 热設備的模化	287
§ 9-1. 問題的提法	287
§ 9-2. 模化的条件	289
§ 9-3. 模化的实例	292
第 二 篇	
第十章 不稳定导热	299
§ 10-1. 过程总說	299
§ 10-2. 分析解法	303
§ 10-3. 有限差值法	315
§ 10-4. 元体平衡法	319
§ 10-5. 正常情况法	380

第十一章 傳熱的個別問題	338
§ 11-1. 通過樞軸的熱量傳遞	338
§ 11-2. 通過肋的熱量傳遞	345
§ 11-3. 具有內熱源的物体的導熱	354
§ 11-4. 電熱器計算	362
§ 11-5. 換熱的流體動力學理論	365
§ 11-6. 氣體高速流動時的放熱	370
§ 11-7. 熔化金屬的放熱	377
§ 11-8. 回熱式和混合式換熱器	378
第十二章 傳熱的實驗研究法	390
§ 12-1. 觀察與計量的方法	390
§ 12-2. 导熱系數和導溫系數的測定	393
§ 12-3. 放熱系數的測定	398
§ 12-4. 輻射系數的測定	402
§ 12-5. 流動阻力系數的測定	402
§ 12-6. 換熱器的試驗	403
附录 热参数表、計算換熱所必需的某些核算量和函数值	405
参考書刊	438
人名索引	446
名詞索引	449

緒論

傳熱學——關於熱的傳播過程的學問——是整個熱學的一部分。熱學的基礎早就由 M. B. 羅蒙諾索夫院士(1711—1765)所奠定；他創立了熱的機械論，並最先確定了物質和能量不滅定律。

這以後，熱學作為物理學的一個分支而日益發展起來，它研究了一些普遍的原理。由於蒸汽機、汽輪機和內燃機的相繼出現，當時的注意力主要被吸引在由熱變功的一類問題上。後來，隨著技術的發展和單個聯動機的功率被大量提高，傳熱過程在熱機工作中所起的作用越來越大，而在建築、冶金、制冷、機器製造和電工等其他技術部門里，也開始對傳熱過程給予很大的注意。

儘管如此，甚至在本世紀初葉，換熱的學說還处在萌芽狀態，只不過彙集了某些個別的經驗數據罢了。但是，近數十年來物理學上的成就，尤其是關於流體“層流”和“湍流”（亦譯“紊流”）情況的研究及對於靠近壁面處層流邊界層的發現等等，使得有可能更深刻地揭示出換熱過程的物理本質。同時，也創立了一整套關於研究、修訂和綜合實驗數據的一般方法論，“相似”理論就是這種方法論的基礎。其次，在換熱方面一切已有的數據都已重新經過審定和修正，並把它們整理成明確的系統。現在，換熱學說已經成為一門獨立的科學，與“熱力學”共同組成“熱工學”的理論基礎。

在推動換熱學說的發展方面，和其他國家的研究家們一樣，俄羅斯的學者們曾有過卓越的貢獻。例如，遠在 1904 年所發表的 A. A. 拉次克的論文里，就分析了汽缸壁的傳熱情況對蒸汽機工作

的影响。在蒸汽鍋爐方面，俄罗斯的許多热工学家——B. Г. 舒霍夫，K. B. 基尔师等——也都提供了类似的著作。

在苏联，从本世紀二十年代起，苏維埃物理热工學派創始人M. B. 基尔比巧夫院士一直領導着換热問題的研究。这一学派对于換热过程物理本質的研究，或整个热設備工作的考察，都拟出了一套独特的方法。这一学派的很多工作推动了換热學說进一步的發展。

苏維埃的学者們拟訂了各种独特而有效的實驗測定法和后列各种計算法：計算导热的“正常情況法”和“元体平衡法”；由热边界層計算对流換热的方法；液体沸騰和蒸汽凝結时的放热計算法；在各种不同的放热情况下、特别是在高压下过热蒸汽的放热計算法；物体間相互輻射和爐內輻射換热的計算法。其次，苏維埃学者們还制訂了一些关于放热和导热的實驗研究的独特方法；进行了各种液体、气体和高压高温蒸汽的导热系数的測定，編訂了蒸汽表和其他工質的圖表。在苏联，“相似理論”已經被公認為實驗的理論，并且得到了很大的發展；根据相似理論又創立了工艺設備的“热模化理論”。

所有这些成就，都是苏維埃学者們集体工作的結果。在苏联，主要由于苏維埃政府为科学的發展創造了許多有利的条件，科学与实践密切相联系，并且在社会主义制度下对工業企業、發电厂等进行科学的研究的广泛可能性，使換热學說能够得到迅速而且全面的發展。

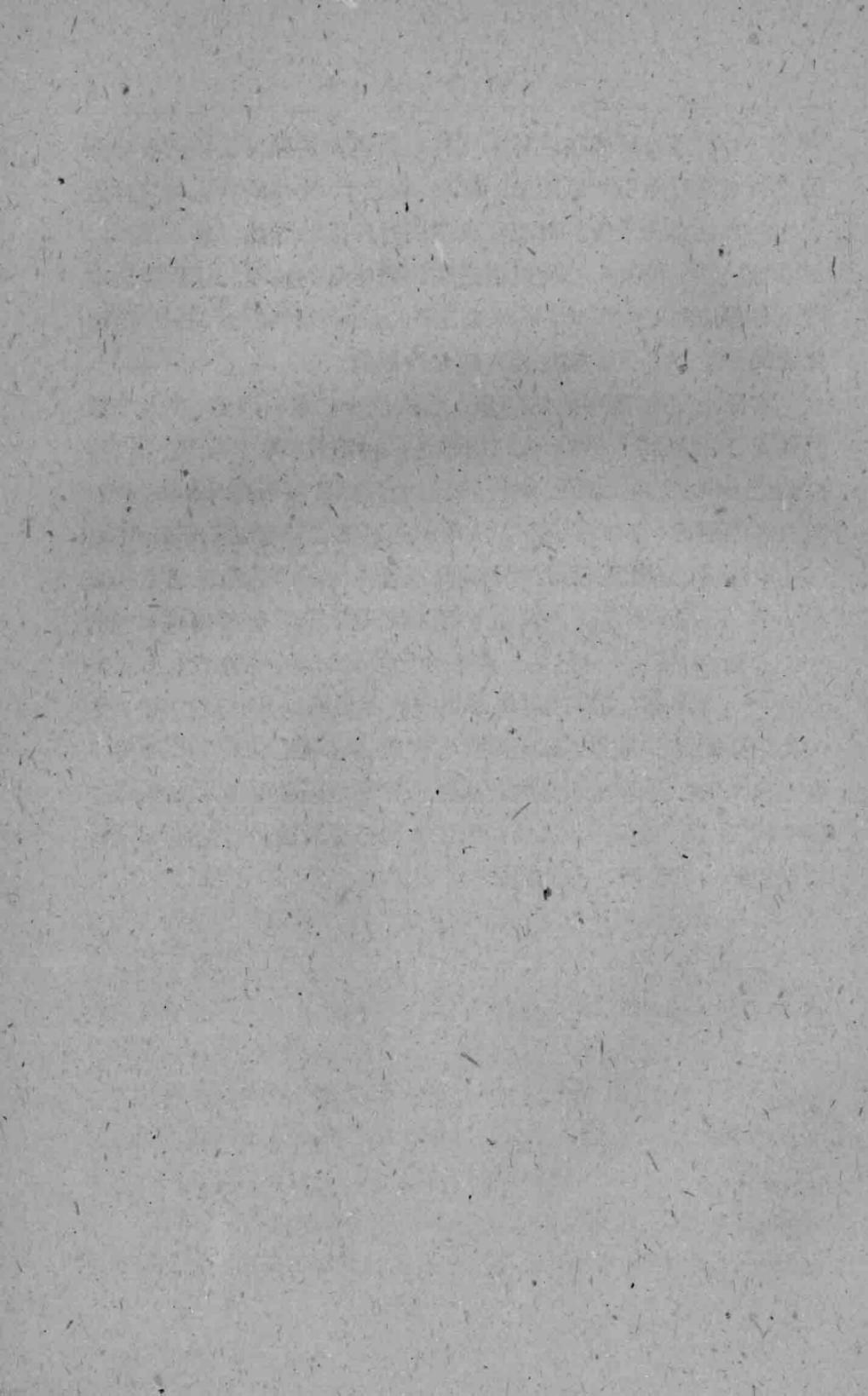
許多研究表明：換热是一种复杂的过程。所以，在研究換热时，人們常常把它分成几种簡單的現象來考慮。一般把換热划分为三种基本的形式——导热、对流和热輻射。

“导热”現象是指由于物体各部分的直接接触、彈性波的作用、原子或分子的扩散、以及自由电子的扩散等所引起的能量的交換。

“对流”現象只能在液体和气体中出現。这种現象是指各部分發生相对位移而引起的能量的轉移。此时，流体的状态和流体运动的性質就非常重要。对流現象常同时伴随着导热現象。

“热辐射”現象是一种以电磁波傳播能量的过程。这种現象本質上与导热和对流不同，并且伴随着能量的兩种轉化——热能轉化为辐射能，相反地，辐射能又轉化为热能。

实际上，上述各种换热的基本形式很少能單独遇到。在大多数的情况下，常常是一种形式伴随着另一种形式而同时出現。以蒸氣鍋爐为例：从爐烟到沸水管外表面的傳热过程常同时兼备导热、对流和辐射三种换热的形式；从沸水管外表面通过粘附于管壁周圍的烟渣層、金屬管壁、水垢層到沸水管內表面的热量傳遞完全依靠导热；最后从沸水管內表面到水流就只依靠对流来傳遞热量。由此可見，在热量所通过的沿路各个区段，换热的各种基本形式常是極不相同地組合在一起，很难把它們明显地划分开来。对于这一类复杂的过程，在实际計算里，有时就适宜地把它当作一种整体的过程来看待。例如，把热量从热流体穿过隔壁傳至冷流体的过程就叫做“傳热过程”。本教程的任务就是要討論所有这些單元的和更复杂的过程所进行的規律性。



第一篇

第一章 导热

§ 1-1. 导热的基本定律

“导热”是指依靠物体各部分直接接触的能量傳播過程。此時，能量的轉移在气体中依靠分子和原子的扩散，在液体和介電質固体中依靠彈性波的作用。在金屬內部，能量的轉移主要依靠自由电子的扩散，至于晶格的彈性振动，对导热則只起次要的作用。

熱的傳播過程，包括导热過程在內，特別和溫度的分布有着密切的關係。因此，首先必須建立起與溫度分布有關的溫度場和溫度梯度的概念。

1. 溫度場 大家都知道溫度是物体狀態的參數，用來說明物体溫暖的程度。在一般情況下，溫度 t 是坐標 x, y, z 和時間 τ 的函數，即：

$$t = f(x, y, z, \tau). \quad (a)$$

在某一瞬間，所有空間各點溫度的總計，叫做溫度場。上列 (a) 式就代表這樣一種場的數學公式。如果溫度跟時間而改變，就說場不靜止或不穩定。如果溫度並不因為時間變遷而起改變，就說場靜止或穩定。

溫度場可以是三個坐標、兩個坐標或一個坐標的函數。所以，溫度場也有三度、二度與一度的分別。一度穩定溫度場的方程式具有最簡單的形式：

$$t=f(x) \quad (b)$$

2. 溫度梯度 具有同一溫度的點的軌迹構成一個等溫面。因為空間的同一个點不能同時有兩個不同的溫度，所以溫度不同的等溫面絕不會彼此相交。一切等溫面或者是完全封閉的曲面，或者就終止在物体的邊緣。

只有在穿過等溫面的方向（例如圖 1-1 中的 x 方向），才能觀察到物体內部溫度的改變。同時，最顯著的溫度變化是在等溫面的法線 n 方向。溫度差 Δt 對於沿法線方向兩等溫面之間距離 Δn 的比值的極限，就叫做溫度梯度，常用下列標誌中的任何一種來表示：

$$\lim\left(\frac{\Delta t}{\Delta n}\right)_{\Delta n \rightarrow 0} = \frac{\partial t}{\partial n} = \text{grad } t [\text{°C/公尺}] \quad (c)$$

溫度梯度是一種沿等溫面法線方向的向量，它的正方向朝着溫度增加的一面。負的溫度梯度叫做溫度降度。

3. 热流量 热能常只朝溫度降低的方向傳播。所傳遞的熱量叫做热流量 (Q)；這個量通常以單位時間即每小時計量。每單位表面积的热流量叫做比热流量或加热面的热載荷 (q)。採用工程單位制時，热流量的測量單位是[大卡/小時]，而比热流量的測量單位則是[大卡/(公尺)²(小時)]。



圖 1-2. 傅立叶定律。

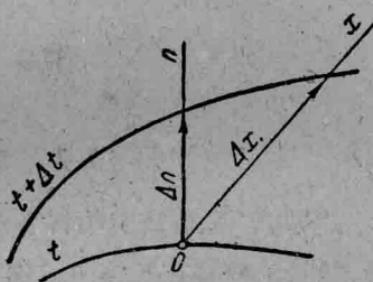


圖 1-1. 關於溫度梯度的定義。

Q (以及 q) 是和熱量傳播方向相同而和溫度梯度方向相反的向量 (參看圖 1-2)。

4. 傅立叶定律 傅立叶氏在研