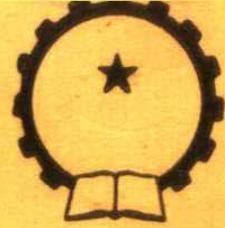


蒸發工程及設備

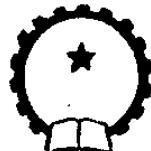
宮崎好文著 裴敬譯



機械工業出版社

蒸發工程及裝備

好文
敬
嶠
著
譯
宮裴



機械工業出版社

1953

出 版 者 的 話

蒸發操作是化學製造工程最廣泛採用的一項作業，因此蒸發裝置在化學工業中佔很重要的位置，它的性能直接影響化學工廠的生產能力和製品的品質。

本書譯自日文‘化學工學講座’第7卷的‘蒸發’部分。原書著者宮崎好文對於蒸發裝置的製作有多年的經驗，在本書中除闡述蒸發作業的一般理論和裝置之外，更特別着重敘述真空蒸發罐的設計；其中設計部分並經譯者加以補充（第7章第10、11節及第8章第3節）。

本書是化學工程技術人員的參考讀物。

本書根據日本化學工學講座第七冊‘濾過·蒸發’（宮崎好文著，共立社1959年第一版）一書‘蒸發’部分譯出

* * *

著者：宮崎好文 譯者：樊 敏 文字編輯：高曉楓 責任校對：應鴻祥

1963年1月發排 1965年9月初版 1—5,500冊
書號 0164-0-59 31×45¹/₂₅ 108千字 63印刷頁 定價10.000元（甲）

機械工業出版社（北京盔甲廠17號）出版

機械工業出版社印刷廠（北京泡子河甲1號）印刷

中國圖書發行公司發行

目 次

第一 章 蒸發	1
1 蒸發——2 蒸發裝置——3 比重計——4 需要的蒸發量——5 溶液的飽和點——6 热源——7 傳熱	
第二 章 热的傳導	5
1 热的傳達——2 热的傳導係數——3 導體串連時的熱傳導係數——4 平均溫度差	
第三 章 用高溫液體加熱的蒸發	14
1 用高溫液體加熱蒸發——2 傳熱係數——3 傳熱面積——4 热液需要量——5 加熱蛇管的直徑及長度	
第四 章 使用蒸汽加熱蛇管的蒸發	16
1 傳熱係數——2 傳熱面積——3 管徑與長度的比率——4 蒸汽的速度	
第五 章 夾層鍋	20
1 用夾層鍋蒸發——2 夾層鍋的傳熱量	
第六 章 真空中的蒸發	22
1 真空蒸發裝置——2 真空蒸發的優點——3 真空罐內的熱傳導	
第七 章 多效蒸發罐	25
1 多效蒸發的原理——2 热的交換——3 瑞勞第一原則——4 郝斯布蘭得圖解——5 例題(1)——6 逆流四效蒸發罐——7 例題(2)——8 順流供液與逆流供液——9 剩餘蒸汽的利用——10 斯託讓多效蒸發罐設計法——11 多效罐加熱面積和蒸汽消耗量的迅速估算法	
第八 章 加壓式蒸發罐	65
1 加壓式蒸發罐——2 壓縮蒸汽所需的功——3 噴射式壓縮機	

第九章 標準型真空蒸發罐	71
1 標準型真空蒸發罐——2 加熱室——3 加熱室中不凝縮氣體的聚積——	
4 加熱室中的蒸汽流動——5 帶沫作用——6 捕汁器——7 蒸發汽管	
第十章 溶液的循環	86
1 溶液的自然循環——2 溶液的強制循環	
第十一章 供液方式	89
1 供液方式	
第十二章 蒸發罐的類型	94
1 夾層底鍋——2 夾層底真空蒸發罐——3 標準型真空蒸發罐——4 簾筐型蒸發罐——5 開司特納型蒸發罐——6 勃夫勞瓦克式蒸發罐——7 水平式蒸發罐——8 黎理式蒸發罐——9 威爾式蒸發罐	
第十三章 冷凝器	110
1 冷凝器的機能及種類——2 冷却水的需要量——3 噴射式冷凝器——	
4 高水位噴射式冷凝器——5 由冷凝器排除空氣的量	
中外名詞對照表	120

第一章 蒸發

1 蒸發 用加熱的方法使液體所含的水分一部分氣化，因而把它濃縮，這種物理操作稱爲蒸發。

用加熱、吸收或機械的操作，除去固體所含的水分，通稱乾燥。所以從除去水分的觀點上看，蒸發可以成爲乾燥的一部門。本書專門研究水溶液的蒸發問題，他種溶液的蒸發則不論及。

2 蒸發裝置 蒸發操作使用的機器稱爲蒸發裝置。蒸發裝置在化學工業中佔很重要的位置，它的性能好壞，對於化學工場的生產能力、製品品質甚至經營成績都有影響，所以很早就有許多技術家和學者在進行蒸發裝置的研究工作。

蒸發裝置爲了適應它所處理液體的性狀，設計時需考慮到原液的性狀，如流動性、粘度、濃度、沸點、沸騰時起泡與否、溶液蒸濃後析出結晶快慢、加熱後是否易被污損或堆積鍋垢等問題；以及溶液的化學性質是酸性、中性或鹼性。根據上面各點設計它的構造，並選擇它的構成材料。因此，蒸發罐的型式也就各不相同了。

3 比重計 蒸發裝置是用來蒸濃稀薄溶液的，所以需要測定濃度的器具。測定濃度使用浮秤比重計。

浮秤比重計是密閉的玻璃管，在管上刻着刻度，它的下端成直徑稍大的球，內盛鐵砂。把它放在預備測比重的液體裏，重球部分向下，玻璃管則垂直地浮游在液體中，液體的比重即由浮現在液面的刻度數字表出。

比重計有種種不同的刻度，普通常用的二、三種列舉如下：

(a) 波美 (Baumé) 比重計——這種比重計本是用於測食鹽水的，它的刻度和鹽水中含鹽百分率的數值相同。它和比重的關係如下式：

$$\text{波美度數} = 145 - \frac{145}{\text{比重}}$$

上面的波美度數用來表示比水重的液體。測定比水輕的液體也製成一種波美比重表，它的度數和比重的關係用下式表示：

$$\text{波美度數} = \frac{140}{\text{比重}} - 130$$

(b) 白利 (Brix) 比重計——白利比重計的刻度是蔗糖溶液含糖百分率的數值。譬如，含蔗糖 16% 的糖液，它的濃度用白利比重計表示時，爲 16 度。

(c) 特瓦得爾 (Twaddel) 比重計——這是各種工業上常用的比重計，適用於比水重的液體。它的刻度是以液體比重數值為基礎而做成的，是取液體的比重數值小數點以下的兩位數二倍後得到的數值，這數值就是特瓦得爾的度數。例如，液體比重為 1.23 時，特瓦得爾的度數即為 46。

正確地用浮秤比重計測定比重時，必須在一定溫度之下。通常標準溫度用 17.5°C , 即 63.5°F 。

4 需要的蒸發量 加熱蒸發某種稀薄溶液，使它濃縮到一定的濃度，這時常常發生究需由原液蒸去百分之多少的水分的問題。解決這個問題，我們用溶液中含有固體成分的重量百分率來代替溶液的比重，這樣較為便利。溶液的比重和所含固體的重量百分率在許多化學參考書上都有記載，可以查出。

例如，溶液的濃度用固體含量表示為 $a\%$ ，若要濃縮到固體含量為 $b\%$ 時，需蒸去水量多少？

取溶液 100 份，其中含有的固體爲 a 份，蒸去的水分爲 $x\%$ ，結果濃液的成分爲 $b\%$ ，可得下式：

$$\frac{a}{100 - x} = \frac{b}{100}$$

例 1 某一溶液含有 15% 的固體，若濃縮成含固體 60% 的溶液時，應蒸去水分若干？

$$\frac{60 - 15}{60} = 0.75$$

應蒸去 75% 的水分。

例 2 溶液爲糖汁時也同樣可以計算。

W = 由原溶液蒸去水分的重量(公斤);

G = 原液(稀薄糖汁)的重量(公斤);

B_1 = 原液(稀薄糖汁)的浓度(白利);

B_2 = 濃縮糖液的濃度(白利)。

5 溶液的飽和點 溶液在蒸發時，水分漸次消失，等濃縮到一定的程度，結晶就要分離出來，這個濃度就是飽和點。超過飽和點再繼續蒸發時，結晶即漸次析出，液體的濃度則停止在一定的程度上，再不增加，所以就不能適用上面部分蒸發的濃度公式(1)及(2)。

物質的溶解度通常隨溫度而變化，即溫度增高時，溶解度增大，溶解度又因物質的種類不同相差很大。

前面雖然說過溶解度常因溫度的增高而增大，但有的物質並不按溫度上升的比例增加，在一定限度內，溶解度雖然隨之增高，但超過這一限度，溶解度有的反而減少了。

假若水中以不同比例溶解着幾種不同的物質，則溶解度、飽和點、溫度等的關係，就更爲複雜了。

6 热源 蒸發是需要熱能的，熱能的來源可利用太陽熱、電熱、燃燒熱、化學反應熱及蒸汽等的熱能，有時也利用由機械能變成的熱能。

本書主要敘述用蒸汽爲熱源的蒸發。

7 傳熱 由熱源把熱傳給溶液，使溶液含有的水分蒸發，其傳達的方法有兩種：

- (a) 液體直接曝露給熱源;
 - (b) 通過固體壁, 把熱由熱源間接地傳送給液體。

用(b)方法的蒸發裝置又可分類如下：

- (1) 用直接火加熱的蒸發裝置;
- (2) 用夾層底即蒸汽夾層加熱的蒸發裝置;
- (3) 配備着蒸汽加熱管的蒸發罐:

(甲) 水平加熱管式

- (i) 蒸汽通過管的內側的
- (ii) 蒸汽接觸管的外側的

(乙) 直立加熱管式

- (i) 標準型
- (ii) 籠筐型
- (iii) 長管傳熱型
- (iv) 強制循環型

(丙) 斜管式

(丁) 曲管式

第二章 热的傳導

1 热的傳達 热是由温度高的物體流向温度低的物體的。热的傳達方法有三種，即：(1) 热的傳導，(2) 热的對流，(3) 热的輻射。蒸發裝置主要利用(1)和(2)的方法，至於热的移動則三個方法必然同時進行。

(1) 热的傳導——热由物體的高溫部向低溫部流過時，物體本身的物質分子並不移動，只把热傳過去，這就叫做热的傳導。

(2) 熱的對流——對流是液體或氣體加熱時所起的現象。液體或氣體的部分分子受熱後，溫度增高，即向低溫部分流去，低溫部分的分子則向可以受熱的部分流去，這種由於物質內部分子移動，把熱傳播到液體或氣體的全部的現象，稱爲熱的對流。

(3) 热的辐射——热随着以太的波动由高温物体传向低温物体的现象称为辐射。太阳的热传向地球，即是利用这种作用。

2 热的傳導係數 热在質地均匀的導體上流動時，依據下列的公理：

- (a) 流過的熱量與導體的斷面積成正比例。
 - (b) 流過的熱量與導體的長度成反比例。
 - (c) 流過的熱量與導體兩端的溫度差成正比例。

以公式表示如下：

Q = 流過的熱量；

a = 道體的斷面積；

t_2 = 導體一端(高溫部)的溫度;

t_1 = 導體一端(低温部)的溫度:

L = 導體的長度；

λ = 導體的熱傳導係數。

設本公式中 $a, t_2 - t_1$ 及 L 的數值皆為 1，流過的熱量 Q 則與 λ 的數值相等，這時的 λ 稱為導體的熱傳導係數。工程上的熱傳導係數是以 1°C 的溫度差，每小時通過長 1 公尺、斷面 1 平方公尺的導體的熱量仟卡數值來表示。

理化學上使用的熱傳導係數，則以導體斷面 1 平方公分、長 1 公分的導體在溫度差為 1°C 時，每秒流過的熱量仟卡數字來表示。

(工程上的熱傳導係數欲換算成理化學上的熱傳導係數時，將前者用 360 除之即得)

表 1 A 固體的熱傳導係數(仟卡/公尺 \times 小時 \times $^{\circ}\text{C}$)

	溫度 0°C	21°C	100°C
銅	175	175	108
黃銅 (70~30)	90	94	180
黃銅 (普通)		71~94	
砲金 (Cu 85.7%, Zn 7.15%, Sn6.4%)	47	50.6	61
銅	342	338	597
含 砂 耐 酸 鐵		44.7	
熟 鐵	52.1	52.1	52.1
生 鐵		32.7~53.6	
蒙 耐 合 金		22.5	
鎳	50.6	50.6	50.6
銀	353	355	557
鋼 (C 0.1%)	39	38.8	58.4
錫	57.3	57.3	50.6
鉛	97.5	97.5	93.8
玻 璃		0.387~0.818	
硬 橡 皮		0.031	
陶 器		0.89	

表 1 B 水的熱傳導係數(仟卡/公尺×小時×°C)

溫 °C	λ	溫 °C	λ
0	0.478	54	0.555
2	0.479	57	0.560
4	0.484	60	0.563
7	0.488	63	0.567
10	0.491	66	0.570
13	0.496	68	0.575
16	0.500	71	0.579
19	0.503	74	0.582
21	0.508	77	0.586
24	0.511	80	0.591
27	0.515	82	0.594
30	0.519	85	0.598
33	0.523	88	0.603
35	0.527	91	0.606
38	0.531	93	0.610
41	0.534	96	0.615
43	0.539	99	0.619
46	0.543	100	0.621
49	0.548	102	0.624
52	0.552		

表 1 C 氣體的熱傳導係數(仟卡/公尺×小時×°C)

	°C	100 °C
空 氣	0.0205	0.0259
氮 气	0.0165	0.0266
二 氧 化 碳	0.0122	0.0177
氢 气	0.144	0.1831
甲 烷	0.0262	—
氯 气	0.0204	0.0258
氟 气	0.0205	0.0259

上面 C 表中氣體熱傳導係數的數值並無用處，因為氣體的熱傳導主要是依靠對流和輻射的作用。

3 導體串連時的熱傳導係數 許多導體重疊起來成層狀時，若求得它的熱傳導係數，就可以用前式計算出單位時間內流過的熱量。

熱傳導係數 λ 可以適用電學上導電率與比電阻的關係，即導電體串連時，其總電阻與各部電阻之和相等，即：

$$R = r_1 + r_2 + r_3$$

導電體並列時，導電體的總傳導率等於各部傳導率之和：

$$\frac{\lambda}{L} = \frac{\lambda_1}{L_1} + \frac{\lambda_2}{L_2} + \frac{\lambda_3}{L_3}$$

這樣關係可以應用在熱傳導係數方面。

$$r_1 = \frac{L_1}{\lambda_1} \quad r_2 = \frac{L_2}{\lambda_2} \quad r_3 = \frac{L_3}{\lambda_3}$$

r_1, r_2, r_3 為各層對熱的抵抗；

L_1, L_2, L_3 為各層的厚度；

$\lambda_1, \lambda_2, \lambda_3$ 為各層的熱傳導係數。

$$\text{綜合傳導度 } U = \frac{1}{R} = \frac{1}{r_1 + r_2 + r_3} = \frac{1}{\frac{L_1}{\lambda_1} + \frac{L_2}{\lambda_2} + \frac{L_3}{\lambda_3}} \dots (4)$$

又導體成並列狀態時，綜合傳導度為：

$$U = K_1 + K_2 + K_3$$

$$\text{但 } K_1 = \frac{\lambda_1}{L_1} \quad K_2 = \frac{\lambda_2}{L_2} \quad K_3 = \frac{\lambda_3}{L_3}$$

$$\text{所以 } U = \frac{\lambda}{L} = \frac{\lambda_1}{L_1} + \frac{\lambda_2}{L_2} + \frac{\lambda_3}{L_3} \dots \dots \dots (5)$$

例 幾個導體串連成層狀時的情形。

有厚 3 公厘的銅板，一側有厚 0.3 公厘的水層，另一側有厚 0.4 公厘的空氣層（見圖 1）。假定水層及空氣層的傳熱，只是依靠傳導的作用。試計算總傳熱量是多少，但溫度約為 100°C ，三層的兩端溫度差為 1°C 。

就 1 平方公尺的面積考慮時，

水 層 $\lambda_1 = 0.622$

$L_1 = 0.3 \text{ 公厘} = 0.0003 \text{ 公尺}$

銅 板 $\lambda_2 = 328$

$L_2 = 3 \text{ 公厘} = 0.003 \text{ 公尺}$

空氣層 $\lambda_3 = 0.0259$

$L_3 = 0.4 \text{ 公厘} = 0.0004 \text{ 公尺}$

$$U = \frac{1}{R} = \frac{1}{\frac{L_1}{\lambda_1} + \frac{L_2}{\lambda_2} + \frac{L_3}{\lambda_3}}$$

$$= \frac{1}{\frac{0.0003}{0.622} + \frac{0.003}{328} + \frac{0.0004}{0.0259}}$$

$$= 62.8 \text{ 焦卡/平方公尺} \times \text{小時} \times {}^\circ\text{C}$$

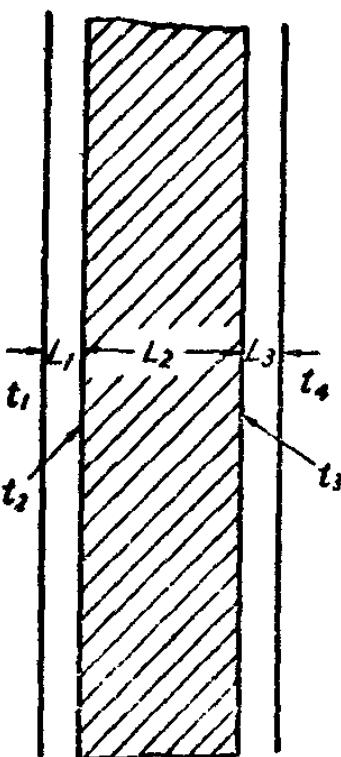


圖 1

例 經過複合抵抗以後，溫度的下降問題。

前例題中當熱流通過銅板所接的水與空氣的薄膜時，薄膜兩側發生了溫度差。這溫度差可以算出。設 t_1, t_2, t_3, t_4 各為水層外面、水與銅板接觸面、銅板與空氣層的接觸面、及空氣層外面的溫度。若以熱通過的面積為 1 平方公尺計算時：

$$Q = \frac{\lambda_1(t_1 - t_2)}{L_1} = \frac{\lambda_2(t_2 - t_3)}{L_2} = \frac{\lambda_3(t_3 - t_4)}{L_3}$$

$$\theta_1 = t_1 - t_2, \quad \theta_2 = t_2 - t_3, \quad \theta_3 = t_3 - t_4$$

$$\theta_1 = \frac{Q L_1}{\lambda_1}, \quad \theta_2 = \frac{Q L_2}{\lambda_2}, \quad \theta_3 = \frac{Q L_3}{\lambda_3}$$

假設 $Q = 1$

$$\theta_1 = \frac{L_1}{\lambda_1}, \quad \theta_2 = \frac{L_2}{\lambda_2} \quad \theta_3 = \frac{L_3}{\lambda_3}$$

$$\text{故 } \theta_1 = \frac{L_1}{\lambda_1} = \frac{0.0003}{0.622} = 0.000482$$

$$\theta_2 = \frac{L_2}{\lambda_2} = \frac{0.003}{328} = 0.00000915$$

$$\theta_3 = \frac{L_3}{\lambda_3} = \frac{0.0004}{0.0259} = 0.015444$$

$$\theta_1 + \theta_2 + \theta_3 = 0.015935$$

但因全溫度差 $t_1 - t_4 = 1^{\circ}\text{C}$

$$\theta_1 = \frac{482}{15935} = 0.03025^{\circ}\text{C} = t_1 - t_2$$

$$\theta_2 = \frac{9}{15935} = 0.00057^{\circ}\text{C} = t_2 - t_3$$

$$\theta_3 = \frac{15444}{15935} = 0.96918^{\circ}\text{C} = t_3 - t_4$$

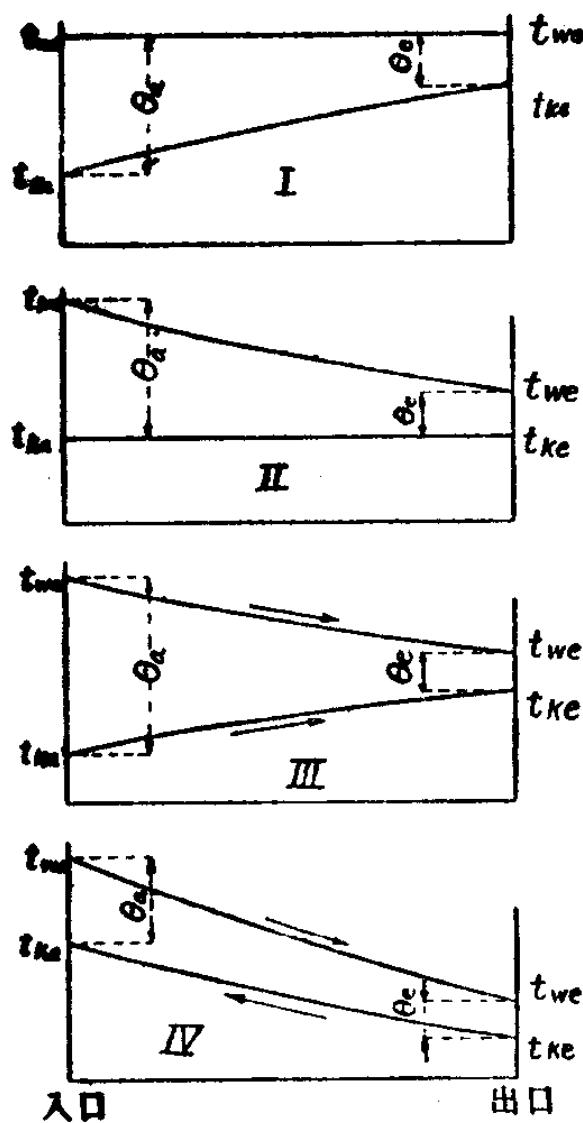
4 平均溫度差 在熱傳導的公式(3)中，有熱傳導係數(λ)與溫度差($t_2 - t_1$)兩項。關於 λ 前面已經說明了。溫度差需再加以研究。前面各節假定了熱在通過固體壁時，由高溫部向低溫部流動，高溫度的面和低溫度的面各面上溫度平均，常保持一定的溫度。但實際上在很多情況下，溫度保持全面均勻的時候很少，即壁面溫度多有隨着它的部位溫度發生差異，現在分成四種情形說明如下。

(1) 高溫部的溫度不變，低溫部的溫度變化，如管內有水流動，管外有一定壓力的蒸汽包圍，用這蒸汽以加熱管內的水。

(2) 低溫部溫度保持一定，高溫部的溫度變化，如煙管鍋爐，管的外側與溫度相同的水接觸，管的內側有燃燒氣體通過，在入口處的燃燒氣體溫度高，通過管中的時候失掉了熱，所以到出口處溫度就漸低。

(3) 高溫部與低溫部的溫度都有變化的形勢，譬如由裝置入口走向出口時，高溫部漸次失掉熱而溫度降下，低溫部則接受了熱，溫度上升。

(4) 與上述(3)同屬高溫部與低溫部都有變化的，但在入口處高溫部的溫度都是高的，而走向出口處時，二者溫度又都降低。



■ 2 热交换器傳熱曲線圖

如圖中表示的，高溫部和低溫部溫度都發生變化時，則傳熱的關係成曲線而不成直線，所以溫度差的平均值並非單單的算術平均值，即並不是 $\frac{\theta_a + \theta_c}{2}$ ，而成如下式的對數平均值：

$$\theta_m = \frac{\theta_a - \theta_e}{\log e - \frac{\theta_a}{\theta_e}} \dots \dots \dots \quad (6)$$

例 冷液體進入逆流熱交換器時，初溫為 10°C ，流出時為 80°C 。熱液最初進來的溫度為 100°C ，降低到 60°C 後流出器外。問逆流熱交

換器的平均溫度差如何？

$$60^{\circ}\text{C} - 10^{\circ}\text{C} = 50^{\circ}\text{C} \quad \text{初溫度差 } \theta_a$$

$$100^{\circ}\text{C} - 80^{\circ}\text{C} = 20^{\circ}\text{C} \quad \text{終溫度差 } \theta_e$$

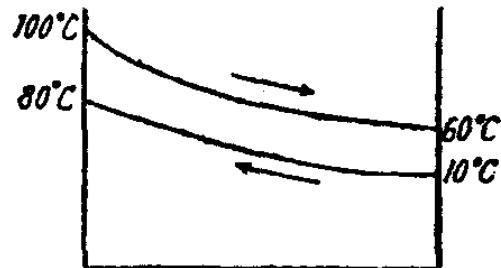


圖 5

$$\begin{aligned} \theta_m &= \frac{\theta_a - \theta_e}{2.3 \log \frac{\theta_a}{\theta_e}} = \frac{50 - 20}{2.3 \log \frac{50}{20}} \\ &= \frac{30}{2.3 \log 2.5} = 32.8^{\circ}\text{C} \end{aligned}$$

算術平均值為 $\frac{50 + 20}{2} = \frac{70}{2} = 35^{\circ}\text{C}$

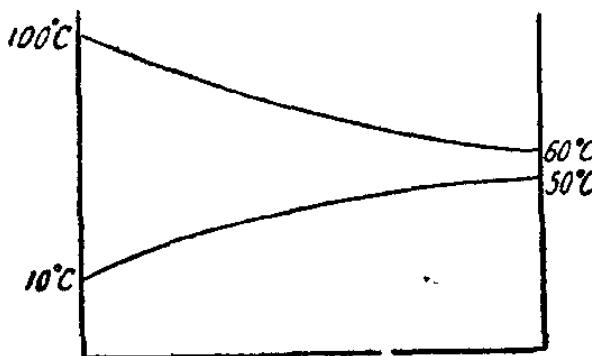


圖 4

例 冷熱液體同方向流動的熱交換器，其冷液體的最初溫度為 10°C ，最終溫度為 50°C ，熱液體的最初溫度為 100°C ，最終溫度為 60°C ，求它的平均溫度差（圖 4）。

$$\begin{aligned} \text{最初溫度差 } &100^{\circ}\text{C} - 10^{\circ}\text{C} \\ &= 90^{\circ}\text{C} \dots\dots \theta_a \end{aligned}$$

最終溫度差 $60^{\circ}\text{C} - 50^{\circ}\text{C} = 10^{\circ}\text{C} \dots\dots \theta_e$

$$\begin{aligned} \theta_m &= \frac{\theta_a - \theta_e}{2.3 \log \frac{\theta_a}{\theta_e}} = \frac{90 - 10}{2.3 \log \frac{90}{10}} \\ &= \frac{80}{2.3 \log 9} = 36.45^{\circ}\text{C} \end{aligned}$$

算術平均值 $= \frac{90 + 10}{2} = \frac{100}{2} = 50^{\circ}\text{C}$

圖 5 為平均溫度差圖，用這種圖就不必用下式計算，也能很容易求

$$\theta_m = \frac{\theta_a - \theta_e}{2.3 \log \frac{\theta_a}{\theta_e}}$$