

全国の任意の地点及び日時における最大熱負荷計算に関する研究

Research on the air conditioning peak load at the optional place and date

9630112 小倉朋子
指導教官 田中辰明

1. はじめに

空気調和を行うスペースから冷房時に除去すべき熱量、暖房時に加えるべき熱量を計算することを熱負荷計算という。

熱負荷計算法はよく書物に記述されているが、東京や福岡など主な地点における、夏期(7月23日)、秋期(10月23日)、冬期(1月23日)の決まった日付の計算結果のみである。そこで本研究では、日本の任意の地点(52地区をリストから選択)における任意の日付において計算を可能にすることを目的とした。また、掲載資料は晴天時ののみについてであるので、曇天時についても計算を可能にした。計算は、使用者が簡単に扱えるように、Excelを使用した。

2. 方法

本研究は空気調和・衛生工学会方式「手計算による最大負荷計算法」に基づき、熱負荷計算を行った。壁等の構造体の熱特性については、材料と寸法(厚さ)を入力することにより、任意の構造の壁体について、熱特性(熱貫流率、熱容量、貫流応答係数など)を算出し、これにより負荷計算を行った。

3. 室内温湿度条件の基準値

	夏期	冬期
一般建物(事務所・住宅 etc)	26°C, 50%	22°C, 50%
営業用建物(銀行・デパート etc)	27°C, 50%	21°C, 50%
工業用建物(工場)	28°C, 50%	20°C, 50%

※中間期は夏期と冬期の中間の値を用いる

4. 入力項目

- 日射および、壁体・窓からの熱負荷に関して
- 月日 場所・雲量
- 最高気温・最低気温・室内温度・相対湿度
- 壁体・ガラスの材料選定
- 壁体とガラス面のそれぞれの方位角・傾斜角・面積
- 隙間風に関して
- 建築構造・室容量
- (室内外の温度)(室内外の絶対湿度)
- 人体発熱に関して
- 占有面積・床面積・作業内容
- 照明発熱に関して
- 照明器具名・部屋名

機器発熱に関して

機器名・台数・使用率

※ 部分はリストより選択

5. 日射量

大気を直進し平行光線として地表に到達した成分を直達日射量、日射が大気中で散乱された後、全天から地表に到達する成分を天空日射量といふ。一般に全天日射量とは、直達日射量と天空日射量の和である。

①晴天時

法線面直達日射量 $I_{ND}=Io \times P^{\frac{1}{\sin h}}$ Bouguer の式

水平面直達日射量 $I_{HD}=I_{ND} \times \sin h$

鉛直面直達日射量 $I_{VD}=I_{ND} \times \cos h \times \cos(A-A')$

水平面天空日射量 $I_{HS}=$

$0.5Io \cdot \sin h(1-P^{\frac{1}{\sin h}})/(1-1.4\ln P)$

$1.2Io \cdot \sin h(1-P^{\frac{1}{\sin h}})(1-P)/(1-1.4\ln P)$ Matsuo の式

$Io(0.66-0.32\sin h)(0.5+(0.4-0.3P)\sin h)\sin h(1-P^{\frac{1}{\sin h}})$ Nagata の式

鉛直面天空日射量 $I_{VS}=0.5 I_{HS}$

ここに $I_{ND}, I_{HD}, I_{VD}, I_{HS}, I_{VS}$: [kcal/m²h]

P: 大気透過率

Io: 太陽定数 ≈ 1189 [kcal/m²h]

h: 太陽高度[度]

A: 太陽方位角[度]

A': 壁、ガラスの方位角[度]

②曇天時

全天日射量 $I_{HOLC}=(I_{ND} \times \sin h + I_{HS}) \times C$

直達日射量 $I_{HDC}=(I_{ND} \times \sin h) \cdot (1-0.1 \times CCF)$

天空日射量 $I_{HSC}=(I_{HOLC}-I_{HDC})$

東京、7月23日 最高気温33.4°C 最低気温26.8°C

相対湿度50% 室内温度26°C

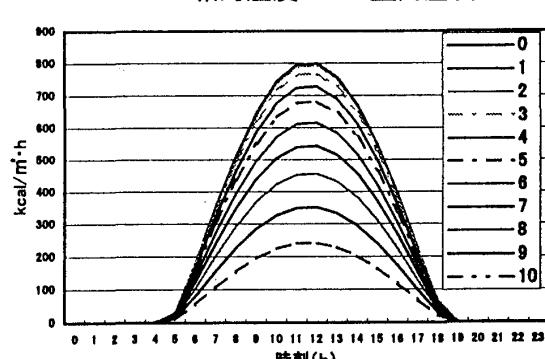


図1 雲量による全天日射量の変化

ここで $CCF = 1 + 0.01C - 0.08C$ とした。

C: 雲量0~10(晴天時は0)

6. 基礎データの計算

相当外気温度 $SAT = a / \alpha_0 \times Io + to$

(日射の影響を温度に換算、外気温度に加えたもの)

実行温度差 $ETD_n = \sum_{k=0}^{n-1} (\Phi k^* \times SAT_{n-k} - tr) / K$

(SATから時間遅れを伴う仮想の温度に換算したもの)

ここに

$a = 0.7$: 壁体表面の日射吸収率

$\alpha_0 = 20[\text{kcal}/\text{m}^2\text{h}]$: 外気側表面熱伝達率

Io : 壁面日射量 [$\text{kcal}/\text{m}^2\text{h}$]

to : 外気温度 [°C]

tr : 室内温度 [°C]

Φk^* : 貫流応答係数

K: 壁体の熱貫流率 [$\text{kcal}/\text{m}^2\text{h}^\circ\text{C}$]

$SSG = I_{ND} \times \cos i \times g_i + I_{HS} (1 + \cos \gamma W) / 2 \times gd$

(3mm 透明ガラスの標準日射熱取得 [kcal/h])

ここに

i : 入射角

g_i : 入射角別日射取得率

γW : ガラス面の傾斜角

$gd = 0.808$: 天空日射取得率

7. 出力項目

・全日射量

・SAT、ETD、SSG、

・1日の外気温度変化・相対湿度変化

・各熱負荷・全熱負荷

(外壁、窓、内壁、屋根、床、天井、扉、隙間風、人体発熱、照明、機器)

8. 考察

①利点

雲量と壁面の角度などを入力できることから、年間エネルギー計算にも利用でき、太陽集熱量にも応用できる。

②近似式

大気透過率Pは場所および季節により変化するが、現在のところ計算式は7月と10月のみ^{*1}しかない。そこで、P(12時)の月別平均値^{*5}より次式を得た。

一般都市: $P = 0.004 \cdot M^2 - 0.053 \cdot M + 0.84$

太平洋側大都市: $P = 0.0034 \cdot M^2 - 0.042 \cdot M + 0.74$

北海道(地方): $P = 0.005 \cdot M^2 - 0.058 \cdot M + 0.81$

沖縄諸島: $P = 0.003 \cdot M^2 - 0.03 \cdot M + 0.71$

ここに M : 月

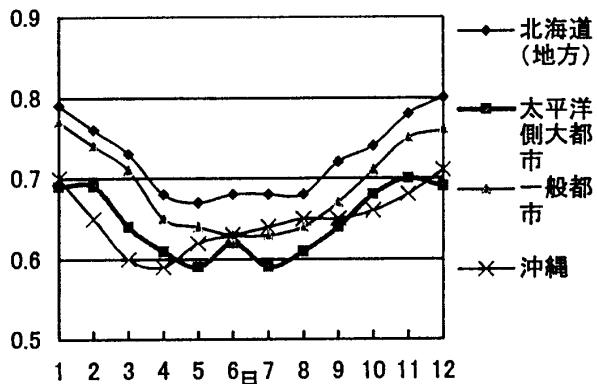


図2 大気透過率の月平均値の変化

③熱負荷計算における重要なファクター

負荷に影響を及ぼすファクターとして大気透過率がある。Pの値が5%違うと、負荷は最大で約5000kcal/hの差が出てくる。

東京、7月23日 最高気温33.4°C 最低気温26.8°C

壁体の熱負荷 相対湿度 50% 室内温度 26°C

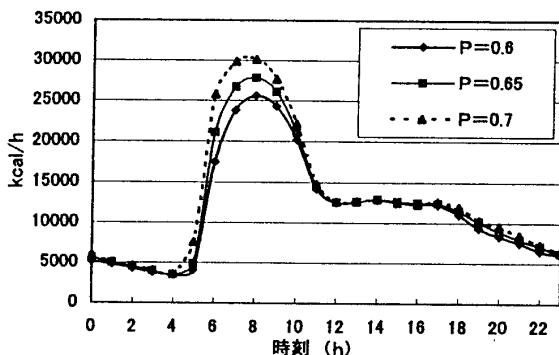


図3 Pの負荷への影響

その他、壁体表面の日射吸収率、太陽定数なども、負荷計算の大きなファクターになる。

【参考文献】

- 1) 空気調和ハンドブック 井上宇市 丸善(1996)
- 2) 建築環境工学 田中俊六・武田 仁・足立哲夫・土屋喬夫 井上書店(1990)
- 3) 空気調和・衛生工学 3 VOL.46 手計算による最大負荷計算法 空調設備基準委員会 第2小委員会負荷計算分科会 空気調和衛生工学会
- 4) パソコンによる空気調和計算法 宇田川光弘 オーム社
- 5) 理科年表平成10年(机上版)国立天文台 丸善
- 6) 空気調和・衛生設備の知識 社会法人空気調和衛生工学会 オーム社(1991)
- 7) 数値計算で学ぶ光と熱の建築環境学 宿谷昌則 丸善(1993)