床面衝突噴流を用いた準置換換気空調方式に関する研究 (その8) CFD 数値実験に基づいたブロックモデルによる室内鉛直温度分布の予測

衝突噴流 置換換気 温度成層 数値実験 ブロックモデル

1. はじめに

本研究では置換換気方式に比べて室下部の居住域空気 が適度に混合する方式で、床面付近から鉛直下向きに給気 する Impinging Jet Ventilation 方式 (IJV 方式)を対象とし、 鉛直温度分布の性状解明とその簡易予測を目的とする。 上下に温度成層が形成される大空間の鉛直温度分布の予 測モデルとして戸河里らのブロックモデル¹⁾があり、置 換換気室を対象に熱プルームの影響を組み込んだブロッ クモデルに関する研究²³⁾も見られる。しかし、これらの 予測モデルで温度成層の形成に大きな影響を及ぼす重要 なパラメータである上下ブロック間の乱流熱拡散係数に ついて検討した研究は少ない。そこで本報では、前報で 行った CFD 解析による数値実験の結果を真値として、ブ ロックモデルによる室内鉛直温度分布の予測を行うとと もに、適切な温度分布を再現し得る乱流熱拡散係数の同定 を行った結果を報告する。

2. ブロックモデルによる室内鉛直温度分布の予測 2.1. モデル概要

本研究では室内空間を鉛直方向に等間隔に10分割し、 室・壁面近傍・熱プルームの3領域間あるいは隣接する上 下ブロック間の移流・拡散ならびに床面及び天井面での対 流熱伝達による熱移動を評価し、鉛直温度分布の簡易予測 を行う(図1)。前報の数値実験と同様の室を想定して室 寸法を9.0×5.0×2.7mとし、室上部から順にブロック番号 *I*を1~10とし、IJV 方式における給気は最下部のBlock 10 から行い、排気はBlock 1 から行う。また、強い熱プルー ムを生じる発熱体を想定した発熱量は前報と同様に2.0kW とした。

図2に計算過程を示す。本モデルは給排気風量等の初 期条件ならびに仮定した室ブロックの初期温度を与え、戸 正会員 〇杉田雄希*1 同 小林知広*2 同 梅宮典子*3

河里らの手法¹⁾により各壁面ブロック(K)で生じる下降 流(または上昇流)の風量を算出する。次にプルーム流 量の予測式⁴⁾を用いて発熱体(L)からのプルーム流量を 算出し、流入風量をもとに熱量収支を計算する。その後、 壁面流ならびにプルームへの誘引風量をもとに室ブロッ クの風量収支及び熱量収支を計算する。熱量収支において は上下ブロック間の乱流熱拡散を考慮するため、熱拡散係 数*a*, [m²/s]を用いて熱移動係数*C*, [W/(m²·K)]を算出して 計算を行う^{±1,2)}。最後に収束状況を確認し、条件を満たし ていれば計算を終了する。収支計算の詳細を図3ならび に表1に示す。

2.2. 乱流熱拡散係数の同定

本節では、前報の CFD 解析結果を真値としてブロック モデルによる予測結果を比較し、上下ブロック間の乱流熱 拡散係数 a_t を最小二乗法により有効数字 2 桁で同定する。 本研究では a_t を室の上部と下部で a_{t_upper} と a_{t_lower} の 2 つに 区分し、それぞれ $10^5 \sim 10^1$ の範囲で同定する。前報の数 値実験と同様の 4 条件において同定された a_t を表 2 に示 すとともに、室内鉛直温度分布を図 4 に示す。全条件に おいてブロックモデルと CFD 解析の結果が良く一致した と言える。温度予測モデルの確立には 2 種の a_t を設計条 件等から予測可能とする必要があり、 a_{t_lower} は給気と室下 部の温度差、 a_{t_upper} は室の上下温度差が支配的と仮定して 以下の 2 種の Ar 数を定義し、Ar 数の関数として整備する。

$$Ar_{SA} = \frac{g \times \beta \times \sqrt{A_{in}} \times (T_{10} - T_{SA})}{v_{sA}^{2}} \qquad Ar_{room} = \frac{g \times \beta \times H_{r} \times (T_{EA} - T_{SA})}{v_{sA}^{2}}$$

 $g: 重力加速度 [m/s2] v_{st}: 咬出風速 [m/s] <math>A_m: 咬出風速 [m/s] H_r: 天井高 [m] H_r: 天井高 [m] \beta: 体積膨張率 [1/K] <math>T_{st}: 給気温度 [C] T_{io}: 最下部プロック温度 [C] <math>T_{es}: 排気温度 [C]$ 図 5 に Ar 数と a_t の関係を示す。Ar 数が大きくなるとともに a_t が低下する傾向が示されたが、 a_{t_lower} の値は大きく、衝突噴流により空気の混合が促進されるため、給気風速を



A Study on Semi-Displacement Ventilation System using Impinging Jet Flow

Part 8. Prediction of Vertical Temperature Distribution using Block Model based on Numerical Experiment by CFD

SUGITA Kazuki, KOBAYASHI Tomohiro, UMEMIYA Noriko

抑えても一定の値を下回らない可能性がある。

3. まとめ

本研究では、前報の数値実験の結果を真値としてブロッ クモデルによる室内鉛直温度分布の簡易予測に必要な乱 流熱拡散係数を2領域に分けて同定し、その妥当性を示し た。今後は設計条件等を変更した数値実験の結果を蓄積 し、乱流熱拡散係数の適切な関数化を図る。

[注釈]

- 注1) 熱移動係数は乱流拡散によるブロック間熱移動の影響を考慮す る係数であり、 $C_b = a_t \times C_p \rho / H_b$ で与える。
- 注2) 室ブロックとプルームブロックの境界における乱流熱拡散も考 慮し、熱移動係数を C_{bp}=1.0 [W/(m²·K)] として、プルーム周長 にブロック高さを乗じた境界面積を適用した。なお、プルーム

が鉛直方向から軸対称に12.5度の拡がり角度を有する4)と仮定 してプルーム周長を算出した。

[参考文献]-

- 1) 戸河里敏, 荒井良延ら: 大空間における上下温度分布の予測モデ ルその1, 日本建築学会計画系論文報告集, 第427号, pp.9-19, 1991 9
- 2) 東本丈明,山中俊夫ら:冷却面を有する置換換気室内の温度・汚 染物濃度分布-熱プルームを組み込んだブロックモデルの適用, 日本建築学会環境系論文集, 第 571 号, pp.47-53, 2003.9
- 3) 石黒亮,近本智行ら:緩衝ブロックを用いた置換空調の室内上下 温度分布予測モデルに関する研究, 空気調和衛生工学会近畿支部 学術研究発表会論文集, pp.151-154, 2012.3
- 4) H.Skistad : DISPLACEMENT VENTILATION, Research Studies Press LTD., 1994



| $V_p = 0.005 \times W^{-3} \times (n - n_0)^{-3}$ | K_{-1} $(m(\gamma))$ |
|--------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------|--------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------|
| Air flow rate balance of wall down flow $V_{out}(I,K) - V_{in}(I,K) + V_{md}(I-1,K) - V_{md}(I,K) = 0$ | $\begin{bmatrix} \text{Top block} \end{bmatrix} \\ \sum_{\mu}^{n} C_{\mu} \rho V_{\mu}(I, K) [T_{\mu}(I, K) - T(I)] + \sum_{\mu}^{n} C_{\mu} \rho V_{\mu}(I, L) [T_{\mu}(I, L) - T(I)] + C_{\mu} \rho V_{c}(I+1) [T(I+1) - T(I)] \end{bmatrix}$ |
| Air flow rate and heat balance of plume block $V_{p}(I+1,L) - V_{p}(I,L) + V_{pin}(I,L) = 0$ [Top block] $\sum_{l=1}^{n} C_{p} \rho V_{p}(I+1,L) [T_{p}(I+1,L) - T_{p}(I,L)] + \sum_{L=1}^{n} C_{bp} H_{b} B_{p}(I,L) [T(I) - T_{p}(I,L)] = 0$ [Medium block] $\sum_{L=1}^{n} C_{p} \rho V_{p}(I+1,L) [T_{p}(I+1,L) - T_{p}(I,L)] + \sum_{L=1}^{n} C_{p} \rho V_{pin}(I,L) [T(I) - T_{p}(I,L)] + \sum_{L=1}^{n} C_{bp} H_{b} B_{p}(I,L) [T(I) - T_{p}(I,L)] = 0$ [Bottom block] $\sum_{L=1}^{n} C_{p} \rho V_{pin}(I,L) [T(I) - T_{p}(I,L)] + W + \sum_{L=1}^{n} C_{bp} H_{b} B_{p}(I,L) [T(I) - T_{p}(I,L)] = 0$ | $\sum_{k=1}^{K-1} \sum_{l=1}^{L-1} \sum_{k=1}^{L-1} $ |
| L=1 L=1 | The chin will diderout is on <i>r</i> _c indicates the outflow from the block. |
| V_p : Air flow rate of plume [m ³ /s] V_{sar} : Supply air flow rate [m ³ /s] T_s V_p : Air flow rate of plume [m ³ /s] V_{sar} : Supply air flow rate [m ³ /s] T_s V_{pin} : Entrainment air flow from block [m ³ /s] V_{car} : Exhaust air flow rate [m ³ /s] W V_{im} : Inlet air flow from wall down flow [m ³ /s] V_c : Vertical flow rate between room blocks [m ³ /s] h V_{mir} : Outlet air flow to wall down flow [m ³ /s] T : Room block temperature [°C] h_0 V_m : Mixed wall down flow [m ³ /s] T_p : Plume temperature [°C] B V_{mir} : Vertical flow rate of mixed flow [m ³ /s] T_m : Temperature of wall down flow [°C] C | $ \begin{array}{ll} a & : \text{Supply air temperature [^{\colsmath{\mathbb{C}}} C] & A_b & : \text{Area of boundary surface of block [m^2]} \\ & : \text{Heat generation rate of heating element [W]} & H_b & : \text{Height of one block [m]} \\ & : \text{Height above the floor [m]} & B_p & : \text{Circumferential length of plume [m]} \\ & , & : \text{Distance to virtual point heat source from floor [m]} & C_b & : \text{Heat transfer coefficient between blocks [W/(m^2 \cdot K)]} \\ & : \text{Circumferential length of heating element [m]} & C_{bp} & : \text{Heat transfer coefficient around plume [W/(m^2 \cdot K)]} \\ & & \\ & p \rho & : \text{Volumetric specific heat of air [J/(m^3 \cdot K)]} \end{array} $ |
| *1大阪市立大学大学院工学研究科都市系専攻 前期博士課程 Gra | duate Student, Department of Urban Eng., Graduate School of Eng., Osaka City University |

*3大阪市立大学大学院工学研究科都市系専攻 教授 博士(工学)

Professor, Department of Urban Eng., Graduate School of Eng., Osaka City University, Dr.Eng.