科学研究費助成事業

研究成果報告書



平成 26年 6月 17日現在

機関番号: 1 3 5 0 1
研究種目:基盤研究(C)
研究期間: 2011 ~ 2013
課題番号: 2 3 5 6 0 1 9 1
研究課題名(和文)対向噴流のよどみ点領域に対する高シュミット数スカラ場の構造解析とモデル化
研究課題名(英文)Investigation and modelling on the structure of high-schmidt-number passive scalar f ield at a stagnation region in counter jet
研究代表者
角田 博之(TSUNODA, Hiroyuki)
山梨大学・医学工学総合研究部・准教授
研究者番号:1 0 2 0 7 4 3 3
交付決定額(研究期間全体):(直接経費) 4,200,000 円 、(間接経費) 1,260,000 円

研究成果の概要(和文):対向噴流の特徴はその混合能の高さである.高混合効率をもたらす要因の一つに対向噴流の 構造的特徴があると考え,二次元対向噴流に関して瞬時よどみ点を含む流れ場の特性を実験的に調べた.まず,瞬時よ どみ点を定量評価する手法を考案した.PIV実験で得られた速度場データに本手法を適用した結果,瞬時よどみ点位置 の変動場に関する統計的特性を得ることができた.数値解析については,対向噴流で特徴的な噴流揺動がスカラ場に及 ぼす影響を調べることを目的として,同様の噴流揺動が現れるフリップフロップ噴流場を解析した.本研究により,ノ ズル形状を変えることなく噴流の発信周波数の制御が可能であることが明らかとなった.

研究成果の概要(英文): Counter jet has a higher mixing ability compared with conventional jets. Considering that this superior mixing efficiency is produced mainly by the peculiar spatial structure of the counter jet, the characteristics of the flow field, including those of an instantaneous stagnating region, were studied experimentally for a plane counter jet. First of all, a technique for evaluating the instantaneous stagnation point quantitatively was devised. Then statistical features were found on the fluctuation field of the instantaneous stagnation point after applying this method to experimental data obtained by PIV. Furthermore, the flip-flop jet which has a similar jet meandering as the counter jet was investigated nume rically in order to study the effect of the jet wandering on the development of the passive scalar issued from the nozzle. It was found that the jet oscillation frequency could be controlled externally without ch anging the nozzle geometry.

研究分野:工学

科研費の分科・細目:機械工学・流体工学

キーワード: 乱流 対向噴流 パッシブスカラ

1. 研究開始当初の背景

乱流中を移流拡散するパッシブスカラ場 は、速度非均一性や乱流特有の広波数域多重 スケール構造により複雑なカオス的挙動を 有する.物質拡散現象は燃焼や環境問題とも 関係してそれ自身工学的に重要な問題であ るが、乱流を解明する手段の一つとして近年 注目を集めつつある.即ち、乱流速度場の 統計的特性との関連性に着目し、『スカラ乱 流(Scalar turbulence)』の場を調べることで、 非線形でより複雑な『ベクトル乱流速度場』 の理解に役立てることができる.

スカラ乱流の研究は現在のところ理論解 析や数値乱流を利用した解析がほとんどで あり,計測上の要求レベルの高さから実験的 研究例は少ない.唯一,等方乱流中の温度場 拡散を扱ったWarhaftらによる研究例ならび にSreenivasanらによる乱流噴流中でのスカラ 場の微細構造を調べた研究例があるのみで ある.本課題では,より複雑な二次元対向噴 流場においてスカラ乱流の実験的検証を試 みようとするものであり,研究の発展に多大 な貢献をもたらすと期待できる.

2.研究の目的

二次元対向噴流における速度と濃度の瞬 時二次元場の時系列を同時測定し、速度場の 時空間構造と濃度場の統計的特性との関係 を調べることを第一の研究目的とする.また、 固有直交分解(POD)解析を速度勾配テンソル の時系列に適用し、特に低次のエネルギモー ドに対する乱流場の時空間構造を調べる.そ して、実験から得られたスカラ乱流に関する 知見を基に、ラグランジュ手法に基づく確率 論的モデル化を行うことが第二の研究目的 である.2点濃度相関のスケーリング則の結 果を2粒子相対拡散の問題に適用し、ラグラ ンジュ的な相対拡散モデルを構築する.

3.研究の方法

(1) 二次元対向噴流における乱流場の構造と 濃度場の統計的特性との関係

図1に実験装置模式図と計測システムを示 す.一様流には幅200mm×長さ2000mm×水 深200mmの開水路を利用し、二次元噴流には、 出口幅d=4mm、スパン幅140mm、アスペクト 比35の二次元スリットノズルを製作した.速 度場と濃度場の同時計測のために、YAGレー ザシート発光と2台のCCDカメラによる撮 像をパルス信号発生で制御し完全同期測定 を行う.カメラには最大フレームレートが 1000fps程度の高速度カメラを2台使用し、そ れぞれを速度測定(PIV)と濃度測定(PLIF)に 用いる.実験では、噴流と一様流の速度比を W=1.6~2.2の範囲内で変化させ、よどみ点近 傍での速度場と濃度場の同時測定データを 蓄積する.

(2) ラグランジュ手法によるスカラ乱流の確率論的モデル構築

実験で得られたスカラ乱流の知見を基に,

スカラ乱流のラグランジュ型モデルの構築 を行う.確率密度関数法による拡散場数値解 析への適用を考え,伊藤型確率微分方程式に 基づく確率過程としてモデル化を行う.

対向噴流による流れの計算には,ナビアスト ークス方程式の直接計算(DNS)手法を採用し, 離散化には差分法を用いる. 対向噴流場の計 算に先立ち,対向噴流と同様の噴流搖動が顕 著な流れ場として、フリップフロップ噴流(以後, FF噴流と呼ぶ)を対象とした数値解析を行い、ラ グランジュ的なスカラ場解析とラグランジュ型 モデルの展開に利用することにした. モデル化 を行う際, 噴流搖動の周波数変化がスカラ場発 展に及ぼす影響を調べておく必要がある.しか し、一般に、FF噴流の搖動周波数はノズル形状 に固有の値であり可変制御が困難である. そこ で,FF噴流場の数値解析では,ピエゾ素子によ る外部かく乱を数値モデル化し,素子の振動周 波数を変えることで噴流搖動の周波数を制 御することを試みた.

4. 研究成果

(1) 二次元対向噴流における乱流場の構造と濃 度場の統計的特性との関係

二次元対向噴流の平均的特性

ノズルを製作して初めて行う実験である ことから、まず、対向噴流の平均的特性を調 べた.図2はy=z=0の噴流中心軸上において (座標系は図1を参照)、x方向平均速度U_aの 下流方向減衰を5種類の速度比の場合につ いて調べた結果である.ノズル出口x=0にお いての速度比U_a/U₀の値からU_aは下流方向に 急激に減衰し、速度ゼロを経て、一様流に相





図2 噴流軸上における x 方向平均速度 U_aの下 流方向変化



図3噴流到達距離の速度比による変化



図4 平均流線(左:Vr=1.6,右:Vr=2.2)



図5 速度乱れ u,vの等高線 (Vr=1.6)

当する $U_a/U_0=-1$ へと漸近する.

U_a=0となるx位置を噴流到達距離I_pと定義 し、I_pとのVrによる変化を調べた結果を図3 に示す.比較のために、図には絞りノズルと 管ノズルの2種類に対する円形対向噴流に よる結果も示してある.二次元対向噴流に対 する本結果は、管ノズルによる円形対向噴流の 結果とよく一致している.これは本実験で使用し たノズルが間隔dで並べた2枚の平行平板で形 成される形状であり、出口速度場が完全発達状 態にあることと関係していると予想される.

速度ベクトルと平均流線をVr=1.6と2.2の2種 類の場合について図4に示す.ノズル下流の x位置(噴流到達距離x=l_p)に平均よどみ点が 存在し,流線はそこで±y方向に分岐して分離 流線が形成されるという対向噴流特有の流 れ場の特徴を観察できる.Vr=2.2のとき,噴 流がy<0の下壁に向かって偏向する傾向が観 測され,y方向対称性が失われるという結果に なった.開水路を用いたこと,そして,水深 がノズル幅dに比べ十分でなかったことが原因 と考えられ,この理由のために本研究におけ る最大速度比はVr=2.2に制限された.

x, y方向速度変動rms値u, vの等高線を調べた結果を図5に示す.速度比はVr=1.6で,横軸 o_x と縦軸 o_y はともに l_p で無次元化してある.u, vはx-y面内でピーク値を取る領域が大



図6 瞬時よどみ領域の検出 (Vr=1.6)



図7 平均よどみ領域 (Vr=1.6)

きく異なる.即ち,uは噴流中心軸に沿って よどみ点よりやや上流域において,vは中心 軸を挟んで分離流線内部のy>0とy<0の領域 で線対称に,それぞれピーク領域を取るとい う結果になった.このような顕著な差は円形 対向噴流においては見られなかった現象で あり,二次元対向噴流に特有の結果である. uのピークは瞬時よどみ点のx位置がx=l_pを境 に中心軸に沿ってx方向に大きく揺らぐこと, vのピークは噴流が±y方向にフラッピング 振動することとそれぞれ関係する.

②瞬時よどみ点の検出

図4の平均流線から予想されるように、よどみ 点付近では速度の絶対値が小さくなるだけでな く、速度ひずみが相対的に大きくなることが考え られる.このような観測から、次の方法で対向噴 流における瞬時よどみ領域の検出を試みた.

PIV で得られる二次元速度場(*u*,*v*)から変形テ ンソル*S_{ij}* = $(\partial u_j / \partial x_i + \partial u_i / \partial x_j)/2$ 及び回転テン ソル*W_{ij}* = $(\partial u_j / \partial x_i - \partial u_i / \partial x_j)/2$ を算出し,高ひ ずみ領域識別のために,これらのノルムの差 ||*S*|| - ||*W*||を用いる.そして,高ひずみ領域の中 から,速度絶対値がゼロに近づくよどみ領域を 見分けるために,この差を速度ベクトルのノルム ||*u*||で除し,*P* = (||*S*|| - ||*W*||)/||*u*||を用いて瞬時 よどみ領域を検出することを試みた.

Vr=1.6の場合について、Pの等高線を速度べ クトルと重ねて、4種類の例を図6に示す。 赤系統の等高線が本手法で識別されるよど み領域を表している. 重ねて示した速度ベク トルとの目視による対応から,本提案手法は よどみ領域を適切に検出していることが分 かる.しかし、噴流が大きく偏向するとき、 噴流外縁付近を誤ってよどみ領域と検出し ており、今後の改良の余地がある.

瞬時のP分布を長時間平均した等高線を図 7に示す. 5Hzでサンプリングし、1000枚の 画像から得られた平均である(平均時間は 200秒).よどみ領域が平均よどみ点を中心に 主としてx方向にのびていることが分かる.こ の結果は、噴流到達距離が時間的に大きく変 動し,瞬時よどみ点のx位置がノズル出口に近 い位置からdの数倍程度下流の位置まで時間 変化することを表す.

③現在進行中の実験と今後の予定

現在,図1に示した計測システムを用いて、二 次元対向噴流の速度場と濃度場の同時測定実 験を行っている.実験が終了次第,前節②で述 べたよどみ点検出法をさらに洗練した手法を考 案し、それを実験データに適用して本研究目的 である速度場の時空間構造と濃度場の統計的 特性との関係を調べる.

- (2) ラグランジュ手法によるスカラ乱流の確率論 的モデル構築
- 計算準備と計算条件

FF噴流用ノズルを図8(a)に示す.二次元ノズ ル出口下流に対向する一対の付着壁を設け, 出口と付着壁の間の空間を壁で覆い二次元ダ クトにする.そして,ダクトの上下端面(図の制御 ポート1と2)をチューブなどで連結する. 噴流が どちらかの付着壁に偏向付着すると, 噴流を挟 んでポート間に圧力差が現れ,この圧力差でダ クト内に流れが誘起され,これが噴流を付着壁 から剥がす復元力となり噴流が発振する. FF噴 流は機械的可動部無しで噴流の発振を作りだ すことができ,流量計や流動制御など,工業的 利用価値が高い. 本研究ではこのFF噴流の特 性を数値解析で調べる.数値計算では,2つの 制御ポートをチューブで連結する代わりに,両ポ ートが数値的に同一面となるように境界条件を 設定する(上ポートを流出する流れAは下ポート からの流入A'となり, 逆も可).





クト端面を連結した場合のFF噴流の搖動ストロ ハル数であり(図9参照),ダイヤフラムを用いた 計算では、Stoの0.5倍~4.0倍の周波数でダイヤ フラムを振動させ、それと同期して噴流を搖動さ せることを目指した. 表中のF_{BC}はダイヤフラムが 流体に及ぼす力である. なお, レイノルズ数は Re=100に固定して計算を行った.

FF噴流の搖動制御に関する計算結果

ダイヤフラム振動の1周期間の噴流挙動を表 1のCase 2とCase 3の場合について調べた結果 を図10と図11に示す. 図11から分かるように, Case 3の条件の場合については、ダイヤフラム が上死点から下死点を経て上死点に戻る1周期 の間に, 噴流は上壁付着から下壁付着を経て 初期時間t=0の状態に戻っており、ダイヤフラム

計算条件 表1



図 9 噴流搖動周波数の Re 数による変化

Re

図9は噴流発信周波数のRe数による変化を 高曽らによる実験結果と比較したもので,縦軸 はノズル出口速度Uiと出口幅biで無次元化した ストロハル数Stiである. Re<100の低レイノルズ数 で実験結果との若干のずれがみられるものの, 本結果はRe>100の領域でよく一致している。

以上の結果を踏まえ, FF噴流の搖動周波数 の外部制御に関する数値解析を行った.図8(b) に示すように、制御ポート間を連結する代わりに、 ダイヤフラムを模擬した境界条件を2つのポート に与え、境界における速度を次式で定義した.

$$v_{BC}(x,t) = \pi \Delta \operatorname{St}_{d} \sin\left(\frac{\pi v}{L_{1}}\right) \cos(2\pi \operatorname{St}_{d} t) \quad (1)$$
$$\Delta = \frac{B}{4\operatorname{St}_{d} L_{1}(H_{1} - B)} \sqrt{1 + (2\pi \operatorname{St}_{d} H_{1}L_{1})^{2}} \quad (2)$$

△はダイヤフラムの振動振幅であり、制御ダクト 内での運動量保存から導いた. Staはダイヤフラ ムの無次元振動周波数, H1, L1, Bはそれぞれ制 御ダクトの長さと幅,付着壁間距離を表す.

表1にSt_とΔの計算条件を示す. St_は制御ダ

と噴流搖動の振動周期が一致している. つまり, ダイヤフラムによる噴流搖動制御が実現されて いる. しかし, 図10に示したCase 2の場合, ダイ ヤフラムの振動位相にかかわらず噴流は上付着 壁への偏向を保ち続け, 付着壁間の噴流搖動 が見られず, 外部制御が実現できていない.

Case 1~8の全計算条件について,上付着壁 近傍での圧力のスペクトル分布を調べた結果を 図12に示す.明瞭にみられるスペクトルピークは 噴流の無次元発信周波数 St_j を表し,ポート間連 結時の発信周波数 St_0 で除して表してある.この ピーク周波数が各Caseの計算条件であるダイヤ フラム振動周波数 St_d/St_0 と一致すれば,噴流搖 動の外部制御が達成されたことになる.図から, 全てのCase 1~8において $St_j \approx St_d$ が達成されて いることが分かるが,図10で示したように, $St_d < St_0$ であるCase 1と2の場合の噴流搖動は上 下付着壁間の片側振動である.

Case 1,2,3,5,7の5種類の条件において,制御 ダクト内での上付着壁高さでの断面平均圧力Pn と下付着壁高さでの断面平均圧力P₁との圧力 差P_{II}-P_Lの時間変化をダイヤフラムが流体に及 ぼす力 $F_{\rm BC}$ の時間変化と比較した結果を図13に 示す. P_U-P_L>0のとき噴流は下付着壁偏向であ り、F_{BC}>0のとき制御ダクト内の流体は上付着壁 から下付着壁に向かう力を受ける. Case 3~7に おいて、 P_U - P_L と F_{BC} はほぼ位相が反転して同周 期で変化することが分かり、ダイヤフラムの振動 と噴流搖動の間に良好な同期がとられているこ とが分かる. 一方, Case 1と2の場合, Pu-Puは常 時負値をとり,噴流は上付着壁への偏向を保ち, FBCの時間変化と比べて周期はほぼ一致してい る.しかし, F_{BC}の振幅は小さく, そのため, 片側 に偏向している噴流を引き離しもう一方の側に 偏向させるには不十分であると推測される.式 (2)のダイヤフラム振動振幅ムを表す式を運動量 理論から導く際,ダクト内側壁に働く粘性力を無 視している.しかし,非常に遅い振動であるCase 1,2の場合,粘性力がダイヤフラム振動による慣 性力と比べ無視できなくなり、このためFBCの大 きさが粘性力に打ち勝つのに不十分となり, 完 全な噴流搖動が得られなかったと予想される. 今後、ノズル幾何形状で定まるStoよりも遅い周 波数で噴流を振動させるとき,ダイヤフラム振動 振幅の式(2)を粘性力を考慮したより洗練された 式に改善していく必要がある.

③ 現在進行中の数値解析と今後の予定

現在, 搖動噴流におけるスカラ場の特性を調 べるために, 流れの運動方程式にスカラ物質の 拡散方程式を付加した数値解析を行っている. 利用できる計算機資源で実行可能な計算格子 解像度の関係で, 物質の分子シュミット数は1程 度のオーダに制限した. より大きなシュミット数の スカラ場解析はラグランジュ的な手法を用いる必 要があり, その計算準備も進行中である. 今後, 解析で得られた結果を整理し, 研究目的である 搖動噴流中でのスカラ場の空間構造の特性を 調べ, 確率論的モデル開発につなげていきたい と考えている.



図 10 ダイヤフラム 1 周期間の噴流搖動(Case 2)



図 11 ダイヤフラム1 周期間の噴流搖動(Case 3)



図 13 噴流圧力差とダイヤフラムによる外力 の時間変化

5. 主な発表論文等

(研究代表者、研究分担者及び連携研究者に は下線)

〔雑誌論文〕(計2件)

- ① K. Fujii, <u>H. Tsunoda</u>, Numerical studies for the oscillatory control in a flip-flop nozzle jet, Proceedings of 4th ICJWSF, 査読有, 2013 年 9 月 18 日, Nagoya.
- <u>角田博之</u>,保坂征志,天野聖也,密 度界面と干渉する円形渦輪の可視化 -軸対称面と横断面の同時観察-,可視化 情報学会論文集,査読有, Vol. 31, 2011, 21-26.
- 〔学会発表〕(計7件)
- 角田博之,中澤健治,OpenFOAMを用いたヒービング振動翼の後流渦構造に関する数値解析,日本機械学会関東支部第20期総会講演会,2014年3月15日,農工大.
- ② 角田 博之,仲俣 慶太郎,MPS法による 開放型水車バケットの流れと流体力に 関する数値実験,日本機械学会関東支部 第20期総会講演会,2014年3月15日,農工 大.
- ③ 角田博之,堀口聡,矩形断面を有する S字形状管内乱流のPIV計測,日本機械学 会関東支部山梨講演会,2013年10月26日, 山梨大,日本機械学会2012年度年次大会, 2013年10月26日,山梨大.
- ④ <u>角田</u>博之,天野聖也,森康平,円形 渦輪と密度界面との干渉に伴う密度の 異なる2流体の混合過程について,日本 機械学会関東支部山梨講演会,2012年10 月27日、山梨大.
- ⑤ 角田 博之,藤井勧人,二次元振動噴流の発振制御に関する数値解析,日本機械学会2012年度年次大会,2012年9月10日,金沢大.
- ⑥ 角田 博之,藤井 勧人,直接数値計算 による二次元フリップフロップ噴流の 流動解析,日本機械学会関東支部山梨 講演会,2011年10月22日,山梨大.
- ⑦ 角田 博之,天野 聖也,密度跳躍界面 と干渉する円形渦輪の変形について, 日本機械学会2011年度年次大会,2011 年9月14日,東工大.

[その他]

ホームページ等

http://www.ms.yamanashi.ac.jp/lab/tsunoda/

6. 研究組織

(1)研究代表者

角田 博之(TSUNODA, Hiroyuki) 山梨大学・医学工学総合研究部・准教授 研究者番号:10207433