

ねじれ三角噴孔ノズルによる噴霧の高分散化

Formation of High Dispersion Spray by the Twisted Triangular Hole Nozzle

河村 清美*,	増田 糧,	植田 玲子,	井戸田 芳典,	永岡 真
(Kiyomi KAWAMURA)	(Ryo MASUDA)	(Reiko UEDA)	(Yoshinori IDOTA)	(Makoto NAGAOKA)
(株)豊田中央研究所	(株)豊田中央研究所	(株)豊田中央研究所	(株)豊田中央研究所	(株)豊田中央研究所
(Toyota CRDL, Inc.)				

A new type hole nozzle; the "Twisted triangular hole nozzle" was proposed to form a spray dispersed in radial direction. The injection hole having twisted triangular prism shape generates swirling flow in the hole, and its centrifugal force promotes dispersion of the spray. The spray characteristics of the twisted triangular hole nozzle were evaluated experimentally, and the following features were clarified: (1) A half of spray cone angle near the outlet of hole was almost coincident with the twist angle of the twisted triangular hole nozzle. (2) The spray volume of the twisted triangular hole nozzle was larger than that of a cylindrical hole nozzle. (3) It was estimated that the twisted triangular hole nozzle enhances the air entrainment at the upstream of spray as compared with the cylindrical hole nozzle.

Keywords: Spray Tip Penetration, Hole Nozzle, Shape of Hole, Spray Angle, Spray Volume, Air Entrainment

1. まえがき

地球環境保護の観点から,自動車から排出される NOx やスモ ーク等の有害排出物質のさらなる低減が望まれる.これを実現 するには良好な混合気を形成し、燃焼させることである.特に、 筒内に燃料を直接噴射するエンジンでは、噴霧特性がエンジン 性能に直接影響する.一般にホールノズルから噴射される燃料 は、周囲空気との速度差による剪断力によって外周から剥ぎ取 られるように分裂していく. そのため, 噴霧の中心部は燃料が 密集して噴霧濃度が高くなりやすい. また, 高負荷時には燃料 噴射量が多いため,噴霧濃度が高い領域が増加する傾向を示す. このような混合気の高濃度化や不均一性は排気特性に影響する ため、適度な濃度で均質な噴霧形成が望まれる. この要求に対 する方策の一つとして, 噴霧内への空気導入 (エアエントレイ ンメント)を促進し、噴霧を半径方向に高分散化することが挙 げられる. その手法として、ノズル内でのキャビテーションの 活用(1)-(3)や,ノズル形状の工夫(4)によって高分散化を図ることが 検討されている.

本報告では、噴孔内で旋回流を発生させ、その遠心力を利用 して噴霧の高分散化を狙う新たな形式の「ねじれ三角噴孔ノズ ル」の噴霧特性について報告する.

2. 実験装置および方法

図1に噴霧観察装置の概略図を示す.空気駆動式燃料昇圧装 置を用いて 80 MPa まで昇圧した軽油をコモンレールを介して インジェクタに供給し、インジェクタ駆動パルス幅1ms(実噴 射期間≒1.25 ms)で噴射容器内に噴射した.噴射雰囲気場は常

原稿受付:2018年 3月 1日 * 責任著者:正会員,(株)豊田中央研究所 (〒480-1192 愛知県長久手市横道 41-1) E-mail: e0410@mosk.tytlabs.co.jp 温で大気圧(0.1 MPa;空気),および1 MPa(CO₂)に設定した. それぞれの密度は1.2 kg/m³と18 kg/m³である. 噴射容器の 左右からハロゲンランプを照射し,噴霧からの散乱光を高速度 ビデオカメラで撮影した. 撮影コマ速度は 20000 コマ/s (0.05 ms 間隔),シャッタ開放時間は2 μsに設定した. 噴射サイクル間 のばらつきを確認するため,同一噴射条件で3回撮影した.

3. ねじれ三角噴孔の形状

ねじれ三角噴孔は図2に示すように正三角柱をねじった螺旋 状壁面を有する形状である.その狙いは,燃料を螺旋状壁面に 沿わせて流すことによって噴孔内で旋回流を発生させ,その遠 心力によって噴孔出口から流出する燃料を半径方向に分散して 高分散噴霧を形成させるものである.

ここでは,正三角柱の上下面の頂点の位相を120°ねじった形状の「ねじれ三角噴孔」を加工した噴孔プレートをインジェクタ先端に装着した.正三角柱の一辺の長さは加工上の制約から



0.5 mm とし, 噴孔長は 2.5 mm とした.また,今回は高分散化の可能性を確認することが目的であるため,単一噴孔とした. 比較対象として噴孔横断面積が等しい直径 0.39 mmの円噴孔を 供試した.なお,両噴孔ともに放電加工で成形し,噴孔入口部 は流体研磨をしていない.ねじれ三角噴孔の流量係数は 0.54, 円噴孔は 0.58 である.

本ノズルのメリットは、噴孔そのものに旋回流発生機能を有 するため、噴孔配置の自由度が高く、多噴孔ノズルに適用でき ることである.なお、旋回流を利用して高分散噴霧を形成する ものとして広く知られているスワールノズルは、図3に示すよ うに噴孔上流に旋回流発生機構が必要であり、構造が複雑にな る.

一方,デメリットとしては噴孔形状が複雑なため,加工が難 しいことが挙げられる.これに対しては 3D プリンタ(金属造 形)の普及によって将来的には容易に加工できるようになると 思われる.

4. 結果と考察

4.1 ノズル内流れ

狙い通りに噴孔内に旋回流が発生するか確認するため、ノズ ル内流れを計算コード FIRE で計算した. なお、噴孔寸法は図 2 に示した試作ノズルの 2/5 倍のスケール(三角形の一辺が 0.2 mm,噴孔長:1 mm)とし、実用的な寸法で効果を確認するこ とにした.

図4に燃料供給圧力100 MPa, 雰囲気圧1 MPa の条件で計算 した噴孔横断面内の速度ベクトルと噴孔出口部における液相の 体積分率を示す.この結果から,螺旋状にねじれた壁面に沿う 流れによって,噴孔下流に行くにしたがって噴孔中心軸を中心 とした旋回流が発達し,噴孔出口近傍ではおむすび状に旋回す る狙い通りの流れが形成されることが分かる.また,噴孔出口 部における液相の体積分率の結果から,三角形の頂点付近を除



Fig.2 Shape of twisted triangular hole



Fig.3 Structure of swirl nozzle

けば比較的に均一な体積分率であることから,中実噴霧が形成 されると推測される(図3に示したようなスワールノズルでは 噴孔中心の体積分率が低くなり,中空円錐状噴霧が形成される).

4.2 噴霧観察結果

4.2.1 大気圧場に噴射した場合

大気圧場で噴霧挙動を観察した結果を図5に示す.コモンレ ール圧は使用したインジェクタの耐圧の関係で80 MPa に設定 した.図には噴孔出口部の三角形状の辺に対して垂直方向と, それとは90°側方からの観察結果を示す(同時観察ではないた め別噴射サイクル).また,図には比較対象として円噴孔の結果 も併せて示した.この結果から,ねじれ三角噴孔は円噴孔と比 較して半径方向に広く分散し,高分散噴霧が形成されることが



Fig.4 Calculated results of cross-sectional velocity vector diagram and volume fraction of liquid phase



Fig.5 Effect of shape of injection hole on spray behavior at atmospheric condition

分かる.また、二方向の噴霧形状に顕著な差がみられない.

このような噴霧写真から噴霧先端到達距離と噴霧角を測定した結果について述べる.図6に示す3噴射サイクル分の噴霧先端到達距離と噴霧角の測定結果から両者ともに噴射サイクル間ばらつきはそれほど大きくないこと,図7から観察方向の違いによる噴霧角の差もそれほど大きくないことが分かる.そこで、これ以降は全噴射サイクル(2方向×3回噴射)の平均値を代表値として示すことにする.

なお、噴霧の拡がりは図 8 に示すように、噴孔下流 5 mm, および 25 mm における噴霧幅 W と噴孔を結んだ三角形の頂角 を測定し、それぞれを噴霧根元角 θ_{5mm} 、および噴霧角 θ_{25mm} と 称することにする、噴霧根元角 θ_{5mm} は噴孔から流出する方向を 表す角度、噴霧角 θ_{25mm} は噴霧全体を代表する角度(噴霧外縁 にほぼ沿う角度)である。また、上述のように観察方向の違い による噴霧角の差が小さいことから、軸対称噴霧で近似できる ものとして、噴霧体積 V は図 9 に示すように噴霧形状を簡易的 に円錐と半球で模擬し、図中に示した式を用いて算出した.な お、半球部の体積の占める割合は全体積の約 24 %(θ_{25mm} =18。 の場合) である.

図 10 にねじれ三角噴孔の噴霧特性を円噴孔と比較した結果 を示す.図 10(a)からねじれ三角噴孔の噴霧先端到達距離は円噴 孔とほぼ等しいことが分かる.円噴孔の場合,微粒化が完了す る以前の噴射初期(遷移領域)においては,式(1)に示すように 経過時間 *t* に比例して噴霧先端到達距離 *y* が増加し,噴孔諸元 の影響を受けないことが知られている⁽⁵⁾.

$$y = Cs \cdot \sqrt{2 \cdot \frac{\triangle P}{\rho_f}} \cdot t \tag{1}$$

ここで, y は噴霧先端到達距離[m], Cs は噴霧の速度係数[-], $\square P$ は噴射差圧[Pa], ρ_f : 燃料密度 $[kg/m^3]$, t は時間[s]である.

ねじれ三角噴孔においても、今回の観察範囲内(~80 mm) では微粒化が完了しておらず、円噴孔の場合と同様に噴孔諸元 の影響を受けない式(1)に則って噴霧先端到達距離が変化した と推測される.なお、今回の観察視野では観察できなかったが、



Fig.10 Comparison of spray tip penetration, spray angle and spray volume at atmospheric condition between twisted triangular and cylindrical hole

さらに時間経過して噴霧流が発達すれば、噴霧先端到達距離に 対して噴孔諸元の影響を受ける領域⁽⁵⁾に入ると考えられる.

図 10(b)と図 10(c)に示すように、ねじれ三角噴孔は円噴孔と 比較して噴霧角 θ_{25mm} は約 1.8 倍、噴霧体積 V は約 3 倍であり、 狙い通りに半径方向への高分散化が促進されている.これは 4.1 節で述べた噴孔内で形成される旋回流に起因した遠心力によっ て噴霧が半径方向に分散されたためと考えられる.

図 11 に噴霧根元角 θ_{snm} と噴霧角 θ_{25nm} の測定結果を示す. 安定した噴霧状態が得られると思われる 0.5~1 ms におけるねじれ三角噴孔の噴霧根元角 θ_{5nm} の平均値は 27.4 °,噴霧角 θ_{25nm} の平均値は 18.4 °である[図 11(a]].噴霧根元半角 $\theta_{5nm}/2=13.7$ °は図 12 に示すねじれ角 ($\beta=14$ °)にほぼ等しい. このことから,燃料は噴孔壁面に沿って螺旋状に旋回しながら流出すると考えられる.

ところで、噴霧角 θ_{25mm} が噴霧根元角度 θ_{5mm} より小さくなる のは、通常のホールノズル(円噴孔)でも見られる現象⁽⁷⁾であ り、図 11(b) に示すように本報告の円噴孔でも確認された.石 川ら⁽⁷⁾は噴霧根元より下流では噴霧流によって誘引された周囲 気体の流動によって噴霧の拡がりが抑制されると報告している. ねじれ三角噴孔の場合にも同様な現象が現れたと思われる.



Fig.11 Spray cone angle θ_{5mm} and spray angle θ_{25mm} at atmospheric condition



Fig. 12 Helix angle (β) of tested twisted triangular hole

4.2.2 1 MPaの CO2 雰囲気場に噴射した場合

図13に1MPa・CO₂雰囲気場(密度:18 kg/m³)に軽油を噴射 したときの噴霧挙動を示す.1MPa・CO₂雰囲気場においてもね じれ三角噴孔の噴霧の半径方向の広がりは円噴孔より大きいが, その差は大気圧場の場合と比較して小さい.

図 14 に噴霧写真から噴霧先端到達距離,噴霧角,噴霧体積 を測定した結果を示す.この結果から以下のことが分かる.

図 14(a)に示すように、ねじれ三角噴孔の噴霧先端到達距離は 円噴孔と比較して噴射初期(噴射開始から約 0.25 ms まで)は ほぼ等しいが、それ以降はやや短い. 噴射初期における噴霧先 端到達距離は前述の式(1)で表されるように噴孔諸元の影響を 受けない遷移領域(微粒化完了前)であるため、両者に差が現 れなかったと考えられる. しかし、それ以降は噴霧流が発達し た領域(微粒化が進み、燃料粒子から気相部に運動量交換され た領域)の噴霧挙動を表す和栗の噴霧運動量理論⁶⁰の式(2)に 則り、噴霧角 θ_{25mm} が大きいほど単位面積当たりの運動量が減 少するために噴霧先端到達距離が短くなったと考えられる. 式 中, y は噴霧先端到達距離[m], c は流量係数[-], $\triangle P$ は噴射差 圧[Pa]、 ρ_a は雰囲気密度[kg/m³], De は噴孔径[m], Ae は噴孔面 積[m²]、 θ は噴霧角[deg], t は時間[s]である.



式(2)に基づけば、噴射差圧と雰囲気密度が等しい場合、噴孔 諸元や噴霧角が異なっても、同一時刻では噴霧先端到達距離 yに[$\{\tan(\theta/2)\}^{0.5}/(c\cdot Ae)^{0.25}$]を掛けた値は等しくなる. 図 14(a)の縦 軸をこの値に置き換えた結果を図 14(b) に示す. 図には式(2)に 基づいた噴霧挙動を示す領域の結果を示した.両者の噴霧角は、



Fig.13 Effect of shape of injection hole on spray behavior at surrounding pressure of 1 MPa (CO₂)



Fig.14 Comparison of spray tip penetration, spray angle and spray volume at surrounding pressure of 1 MPa (CO₂) between twisted triangular and cylindrical hole

図 14(c) から安定した噴霧状態が得られると思われる 0.5 ms~ 1 ms における噴霧角 θ_{25mm} の平均値を用いた (ねじれ三角噴孔: 16.5°, 円噴孔:15°). 図 14(b)に示すように両者の差はそれほ ど大きくないことから, ねじれ三角噴孔の噴霧先端到達距離も 式(2)の関係で整理できると考えられる.このことから, 図 14(a) で見られた噴霧先端到達距離の差は噴霧角の違いによるもので あると推測される.

図 14(c)に示すように、ねじれ三角噴孔の噴霧角 θ_{25mm}は円噴 孔の約 1.15 倍であり、大気圧場での 1.8 倍 [図 10(b)参照] と比 較してその差は小さくなる.そのため、図 14(d)に示すように噴 霧体積は円噴孔の約 1.25 倍であり、大気圧場での 3 倍 [図 10(c) 参照] と比較してその差は小さくなる.

図 15 にねじれ三角噴孔の噴霧根元角 θ_{Smm} と噴霧角 θ_{2Smm} の測 定結果を示す.安定した噴霧状態が得られると思われる 0.5 ms ~1 ms におけるねじれ三角噴孔の噴霧根元角 θ_{Smm} は約 26 °であ る.この値の 1/2 である噴霧根元半角 θ_{Smm} /2 は 13 °であり,ね じれ三角噴孔のねじれ角 (β =14 °;図 12) にほぼ等しい.これ は大気圧場の場合と同様な結果であり,噴霧根元角 θ_{Smm} は噴孔 のねじれ角 β に依存すると考えられる.一方,噴霧角 θ_{2Smm} は 噴霧根元角 θ_{Smm} より小さい 16.5 °であり,大気圧場の場合と同 様に噴霧流によって誘引された周囲気体の流動によって噴霧の 拡がりが抑制されたと推測される.

図16にねじれ三角噴孔の噴霧角 θ_{25nm} に対する雰囲気圧の影響を示す.安定した噴霧状態が得られると思われる 0.5 ms~1 msにおけるねじれ三角噴孔の噴霧角 θ_{25nm} は1 MPa·CO₂雰囲気場では16.5°であり、大気圧場での18.4°よりやや小さいが、それほど大きな差ではない.これに対して円噴孔ノズルでは雰囲気圧の増加に伴って噴霧角が増加することが知られており⁽⁵⁾、今回評価した円噴孔においても大気圧場での10°[図 10(b)参照]に対して15°[図 14(c)参照]と増加している.円噴孔のような特性がねじれ三角噴孔で現れなかった理由は断定できない



Fig.15 Spray cone angle θ_{5mm} and spray angle θ_{25mm} of twisted triangular hole



Fig. 16 Effect of surrounding pressure on spray angle θ_{25mm} of twisted triangular

が、以下のようなことが考えられる.

1 MPa・CO₂ 雰囲気場では上述したように, 噴射開始後 0.25 ms 以降は運動量理論に基づいた噴霧挙動であることから, 発達し た噴霧流が形成されていると考えられる.小酒らは発達した噴 霧流の挙動は気体噴流として近似でき, 噴霧角が気体噴流の拡 がり角を超える測定例は見当たらないと報告している⁽⁸⁾.気体 噴流では, 噴孔出口から距離 x 離れた横断面内において, 噴流 中心速度の 1/2 となる噴流中心軸からの距離 b は式(3)のように 表されることが実験的に確認されている⁽⁹⁾. 式中の *C*の値は実験者によってやや異なるが, 0.082~0.097 であることが知られている⁽⁹⁾.

$$b = C \cdot x = (0.082 \sim 0.097) \cdot x \tag{3}$$

ここで、小酒らと同様に噴流の拡がり半径が上述の距離bの2倍である⁽⁸⁾として気体噴流の拡がり角 θ_{jet} を求めると、式(4)のようになる.

$$\theta_{jet} = 2 \cdot \tan^{-1} \left(\frac{2 \cdot b}{x} \right) = 2 \cdot \tan^{-1} \left(2 \cdot C \right) = 18.6 \sim 22.0^{\circ}$$
 (4)

ねじれ三角噴孔の大気圧場における噴霧角 θ_{25mm} は前述のように 18.4 °であり、気体噴流の拡がり角 θ_{jel} に近い角度で燃料が飛翔している.小酒らの報告のように噴霧角は気体噴流の拡がり角 θ_{jet} を超えることがないとすれば、1 MPa·CO₂ 雰囲気場に噴射しても円噴孔のように噴霧角がさらに増加する余地が小さいため、大気圧場における噴霧角とはそれほど大きな差が現れなかったと考えられる.

以上のことから,雰囲気圧によって噴霧角が大きく変化する 円噴孔に対して,ねじれ三角噴孔では雰囲気圧に対する噴霧角 の変化が小さいことが分かる.

4.3 噴霧内空気流量の試算

ねじれ三角噴孔と比較対象の円噴孔の 1 MPa·CO₂ 雰囲気場 における噴霧内空気流量を試算する.ここでは和栗の噴霧運動 量理論⁽⁶⁾と同様に,噴霧中の空気と燃料の相対速度は無視でき ると仮定した.また,図 17 に示すように,ねじれ三角噴孔の噴 孔出口部の三角形状の辺に対して垂直方向と,それとは 90 °側 方から撮影した噴霧写真から測定した噴霧角はほぼ等しいこと から,軸対称噴霧であると仮定した.噴孔出口からの距離 x に おける空気流量 Q_a は,噴霧横断面積 A に噴霧速度 v を乗算し て求めた.噴霧速度 v は図 14(a)に示した噴霧先端到達距離 y を 時間微分して求めた.噴霧横断面積 A は噴霧写真から噴霧角が 比較的に安定した0.7~1 msにおける噴霧幅 Wの平均値を求め, 円形断面であるとして算出した.

図18に噴孔から距離 x 離れた断面を通過する空気流量 Q_aの 試算結果を示す.なお、図の上段はねじれ三角噴孔の空気流量 を円噴孔の空気流量で割った流量比を示す.ねじれ三角噴孔と 円噴孔との空気流量比は噴霧上流ほど大きいことから、ねじれ 三角噴孔は円噴孔と比較して噴霧上流でより多くの空気を取り 込むことが分かる.

ここで, 噴孔からの距離x における噴霧の幅 $W(=2 \cdot x \cdot tan(\theta/2))$ と空気流量 Q_a との関係について考える.

発達した噴霧流領域における噴霧速度vは4.2.2項で述べた噴 霧先端到達距離の式(2)を時間微分した式(5)のように表される. 式中, cはノズルの流量係数[-], $\triangle P$ は噴射差圧[Pa], ρ_a は雰囲 気密度[kg/m³], Aeは噴孔面積[m²], θ は噴霧角[deg]である.

$$v = \left(\frac{c \cdot \triangle P \cdot Ae}{2 \cdot \pi \cdot \rho_a}\right)^{0.25} \cdot \sqrt{\frac{1}{t \cdot \tan(\theta/2)}}$$
(5)

式(2)を噴孔からの距離 x に噴霧が到達する時刻 t に対する関 係式に変換し、それを式(5)に代入することにより、空気速度 v と噴孔からの距離 x との関係式(6)が得られる.

$$v = \sqrt{\frac{2 \cdot c \cdot \angle P \cdot Ae}{\pi \cdot \rho_a}} \cdot \frac{1}{x \cdot \tan(\theta/2)} \tag{6}$$

式(6)を用いて噴孔からの距離xにおける断面を通過する空気 流量 Q_aを求めると,式(7)のように表される.

$$Q_a = W \cdot \sqrt{\frac{\pi \cdot c \cdot \triangle P \cdot Ae}{2 \cdot \rho_a}} \tag{7}$$

式(7)から,発達した噴霧流領域では空気流量 Q_a は噴霧幅 Wに比例することになる.これを確認するために,図 18の横軸を 噴霧幅 Wで整理しなおした結果を図 19 に示す.両ノズルの空 気流量はほぼ一致しており,空気流量は式(7)に基づいて噴霧幅 Wで整理できることが分かる.なお,図中に示した $Q_a \propto W$ (破 線)に対して噴霧幅が小さい領域で空気流量が小さいのは,噴 霧流に発達する前の遷移領域(噴霧上流部)であるためと考え られる.

ところで、燃焼を考えると空気と燃料の質量流量の比 G_a/G_f が重要になる。今回は両噴孔の噴孔面積(燃料流量)が等しい条件であるため、空気流量 Q_a で議論したが、燃料流量が異なる場合にはこれを考慮する必要がある。そこで、空気と燃料の質



Fig.17 Effect of observation direction on spray angle at surrounding pressure of 1 MPa (CO₂)



Fig.18 Estimation of air entrainment

量流量の比 *G_a/G_f*を表す式を導出する. 燃料の質量流量 *G_f*は式 (8)のように表される.

$$G_f = c \cdot Ae \cdot \sqrt{2 \cdot \rho_f \cdot \triangle P} \tag{8}$$

前述の式(7)と式(8)より、式(9)が得られる.

$$\frac{G_a}{G_f} = \sqrt{\frac{\pi \cdot \rho_a}{c \cdot \rho_f \cdot Ae}} \cdot \frac{W}{2} \tag{9}$$

なお,式中, ρ_a は空気密度[kg/m³], ρ_f は燃料密度[kg/m³],*Ae* は噴孔面積[m²], cは流量係数[-], $\angle P$ は噴射差圧[Pa],Wは噴 霧幅[m]である.

式(9)より,空気と燃料の質量流量比 Ga/Gfを増加(噴霧内への空気導入の促進)するには、小さな面積の噴孔から半径方向に分散した噴霧を形成させればよいことが分かる.また、式(9)で興味深いのは、噴射圧の項が直接に入っていないことであり、Ga/Gfの増加(高エアエントレイン化)に対して今回のような遠心力等を利用して噴霧幅を増加させれば、必ずしも高噴射圧を必要としないと推測される.

5. まとめ

噴孔内で旋回流を発生させ、その遠心力によって噴霧の高分 散化を狙った新たな形式の「ねじれ三角噴孔ノズル」の噴霧特 性を評価し、噴孔面積が等しい円噴孔と比較した.その結果, 以下のことが分かった.

- ねじれ三角噴孔の噴霧根元半角 θsmm/2 は噴孔のねじれ角β
 にほぼ等しい.
- (2) ねじれ三角噴孔の噴霧角 *θ25mm* は円噴孔と比較して雰囲気 圧に対する噴霧角の変化が小さい.
- (3) ねじれ三角噴孔の噴霧体積は大気圧場では円噴孔の約3 倍,1 MPa・CO2雰囲気場では1.25 倍になり,噴霧の高分 散化が確認できた.
- (4) 噴霧内の空気流量の試算結果によれば、ねじれ三角噴孔は 円噴孔と比較して噴霧上流でより多くの空気を取り込む.
- (5) 噴霧幅 W が等しい位置で比較すると、ねじれ三角噴孔と 円噴孔の噴霧内の空気流量(試算値)はほぼ等しい.これ は噴霧の運動量理論に則した結果である.



Fig.19 Effect of spray width (W) on air entrainment

文 献

- (1) 増田糧,河村清美,永岡真,増渕匡彦,小森啓介:ノズ ル内流れの数値解析によるキャビテーション気泡混合 燃料噴射法の検討,日本機械学会論文集(B編),78-793 (2012),1584-1597.
- (2) 河村清美,増田糧,井戸田芳典,植田玲子,増渕匡彦, 小森啓介:キャビテーション気泡混合噴射法による微粒 化メカニズムと噴霧特性,日本機械学会論文集(B編), 78-793 (2012),1598-1608.
- (3) 玉木伸茂,片上和哉:直噴式ディーゼル機関用微粒化促進ノズルの微粒化特性と流量特性の改善,日本機械学会論文集(B編),78-793 (2012), 1630-1639.
- (4) 太田貴之,林義裕,斉藤正浩,古畑朋彦,新井雅隆:ディーゼル噴霧の成長挙動に及ぼすノズル噴孔形状の影響,日本機械学会論文集(B編),74-737 (2008),237-244.
- (5) 広安博之,新井雅隆:ディーゼル噴霧の到達距離と噴霧 角,自動車技術会論文集,21 (1980),5-II.
- (6) 和栗雄太郎,藤井勝,網谷竜夫,恒屋礼二郎:ディーゼ ル機関燃料噴霧の到達距離に関する研究,日本機械学会 論文集(第2部),25-156 (1959),820-826.
- (7) 石川直也, 辻村欽司: ディーゼル噴霧におけるノズル近傍での拡がり角に関する研究, 微粒化, 8-22 (1999), 51-58.
- (8) 小酒英範,小林治樹,神本武征:非定常噴霧の噴口近傍 部構造に関する研究,日本機械学会論文集(B編),55-519 (1989), 3587-3592.
- (9) Rajaratnam, N.: Turbulent Jets, ELSEVIER Scintific Publishing Company (1976), 48.