福岡工業大学 機関リポジトリ

FITREPO

Title	ディーゼル燃料噴射ノズル噴孔近傍における超高密度液滴の分 裂を評価可能な分析計の開発
Author(s)	駒田 佳介
Citation	福岡工業大学総合研究機構研究所所報 第2巻 P27-P30
Issue Date	2020–2
URI	http://hdl.handle.net/11478/1525
Right	
Туре	Departmental Bulletin Paper
Textversion	Publisher

Fukuoka Institute of Technology

ディーゼル燃料噴射ノズル噴孔近傍における超高密度液滴の分裂を 評価可能な分析計の開発

駒田 佳介 (工学部知能機械工学科)

Development of Analyzer that can Evaluate Breakup of Droplet of Diesel Fuel Spray near Nozzle Exit

Keisuske KOMADA (Department of Intelligent Mechanical Engineering, Faculty of Engineering)

Abstract

The high-pressure fuel generator was developed for the generation of high-pressure fuel spray. When the target pressures of common rail at the high-pressure fuel generator were set at 60, 80, 100 and 120 MPa, and the mean pressures of actual pressure of common rail were 60.04, 80.04, 100.10 and 119.85MPa respectively. Moreover, the measurement system, that is, a laser 2-focus velocimeter (L2F) was developed for the evaluation of breakup of droplet inside the diesel fuel spray. The L2F has a micro-scale measuring volume which consisted of two foci. The focal diameter was about 3 µm, and the distance between two foci was 20 µm. The velocity and size of droplets inside the spray can be measured by using L2F. The maximum data sampling rate of the L2F system was markedly high as 15 MHz. **Keywords** : Diesel, Droplets, Laser measurement.

1. はじめに

ディーゼル機関は自動車用などの高回転数で運転す るものから船舶用や産業用の低回転数で運転するもの にいたるまで,広く使用されており,さらなる高効率化 および排気の改善が求められている.そのためには燃焼 を適切に制御する必要がある.燃料は微細な噴孔から高 速で噴射され,燃焼を制御するためには燃料の噴霧特性 を把握する必要がある.特に噴孔近傍における噴霧液滴 の微粒化過程は下流における噴霧液滴の挙動を左右す るため重要である.しかし,噴霧内部,特に噴孔近傍は 高数密度であるため,噴霧液滴の挙動は十分に理解され ていると言い難い.

噴霧液滴を測定する方法としていくつかの提案がな されている. Hiroyasu ら⁽¹⁾はフラウンホーヘル回析法を 用いて噴射圧 90MPa で噴射された燃料液滴を噴孔下流 70mm において計測した結果を報告している.また,葉 ら⁽²⁾は蛍光・散乱光法を用いて噴射圧 135MPa で噴射さ れた燃料の液滴サイズの空間分布を報告し,柳ら⁽³⁾は干 渉画像法を用いて計測された燃料液滴サイズの空間分 布を報告している.この他にレーザーホログラフィ法な どの計測方法があり,噴霧にレーザー光を照射し液滴の 画像を取得できるが,液滴が高数密度で存在する微粒化 過程における液滴サイズの計測は難しい. 液滴の速度とサイズの同時計測が可能である位相ド ップラー法(Phase Doppler Particle Analyzer; PDPA) を用いた噴霧計測が多くの研究者により報告されてい る. PDPA を用いて燃料噴霧液滴を計測した例を報告し ている文献⁽³⁻¹¹⁾を抽出した. 図 1 はこれらの文献の計測 条件における,噴射圧力と噴孔から測定断面までの距離 の関係を示す. 図中の濃い灰色は噴射期間中の液滴サイ ズが計測された条件を示した. たとえば, 2003 年の Lacoste ら⁽⁸⁾の例では,噴射圧 160MPa で噴射された燃 料噴霧を噴孔下流 30 から 60mm の間で計測した結果が 報告されており,その中でも,噴孔下流 40 から 60mm 断面においては噴射期間中の液滴サイズが報告されて



Fig.1 他研究者が行った実験の実験条件

いる.図1より,いずれの噴射圧においても噴孔下流 10mm より上流の断面では PDPA を用いた液滴の計測 例はない.また,噴射期間中の液滴については,120MPa 以下の噴射圧においては噴孔下流 30mm より上流の断 面,120MPa 以上の噴射圧においては噴孔下流 40mm よ り上流の断面では PDPA を用いた液滴の計測例はない. なお,それぞれの計測において噴孔数,ノズルタイプ等 のノズル諸元は異なる.

そこで本研究では実機のディーゼル機関と同程度の 噴射圧で燃料の噴射を可能にする高圧燃料発生装置を 作成し,さらにディーゼル燃料噴霧内部の個々の液滴を 計測可能な計測装置を開発した.

2. 実験装置

〈2·1〉 燃料噴射装置

図2に高圧燃料発生装置のシステム図を示す. 燃料タ ンクに貯蔵された燃料は燃料フィルターを通り高圧燃 料ポンプ(DENSO 5-294070-253)で加圧される. 燃料は高圧燃料ポンプからコモンレールに送られ,高圧 管を通りインジェクタに送られる.噴射圧は圧力調整弁

(Haskel 15700-60) で調節する.高圧燃料ポンプ,コ モンレールおよびインジェクタで生じたリターン燃料 は燃料タンクに戻される.高圧燃料ポンプの動力源はモ ーター (MITSUBISI SUPER LINE SF-JR) であり, モーターの回転数はインバータ (TOSHIBA VF-S15) に より制御した.図3は高圧燃料発生装置の CAD 図を示 す.高圧燃料発生装置はアルミ製の柱および板で製作し たフレーム内に収められており,持ち運びが可能であ る.

作製した高圧燃料発生装置の安定性を評価するため



Fig.2 高圧燃料発生装置のシステム図

コモンレール内圧力を記録した. コモンレールを 60, 80, 100 および 120MPa に設定し, 1.5 秒ごとにコモンレー ル内圧力を記録した結果を図 4 に示す. 横軸が時間,縦 軸がコモンレール内圧力である. コモンレール内平均圧 力はそれぞれ 60.04, 80.04, 100.10 および 119.85MPa であり,製作した高圧燃料発生装置は安定して高圧燃料 を供給する能力を持つと判断される.

〈2·2〉 レーザー2 焦点流速計

2 つの焦点の間を液滴が飛行する時間を計測して速度 を求めるレーザー2 焦点流速計(L2F; Laser 2-Focus velocimeter)は光学的 SN 比が高く,液滴数密度の高い 噴霧計測において多重散乱の影響を受けにくいという 特徴を有している. L2F の測定体積を図5に示す. 焦点 直径 F は約 3 μ m, 焦点長さ L は約 20 μ m であり, 焦点 間距離 S は 20 μ m である.



Fig. 3 高圧燃料発生装置の CAD 図



Fig. 4 コモンレール内圧力の時間変化

図 6 は液滴の飛行時間および散乱時間の測定原理を示 している. 液滴が 2 つの焦点を通過する際の飛行時間 *t*₁, 上流散乱時間 *t*₂ および下流散乱時間 *t*₃ を周波数 480MHz のクロックで計数する. 液滴速度は 2 焦点間距 離 S を飛行時間 *t*₁で割ることにより求める.

$$u = \frac{S}{t_1} \tag{1}$$

また, 液滴サイズは, 2 焦点間距離 S と液滴サイズ dp +焦点サイズ Fの比が飛行時間 t₁と散乱時間の比に対応 することから次式より求める.その際, 散乱時間は上流 散乱時間 t₂と下流散乱時間 t₃の平均値を用いる.

$$dp = u \cdot \frac{(t_2 + t_3)}{2} - F \tag{2}$$

この測定原理は、1個の液滴が上流側および下流側の 2つの焦点を通過する場合に有効である.液滴数密度が



Fig.6飛行時間と散乱時間の測定原理

高い場合には局所的な液滴間距離が2焦点間距離より短 くなり、上流焦点を通過した液滴が下流焦点を通過する 前に,別の液滴が上流側あるいは下流側の焦点を通過す ることが考えられる.このとき、異なる液滴が両焦点を 通過するため飛行時間は正しく測定されない. また, 液 滴の飛行方向が時間的に変動している場合, あるいは液 滴の飛行方向と2焦点を連ねる方向が一致していない場 合にも同様の現象は起こりうる.これらのことを考慮し て有効な飛行時間および散乱時間を測定するフローチ ャートを図7に示す.クロックの計数は上流焦点信号の 検出によって開始され下流焦点信号の検出によって停 止し、計数値とともに上流・下流フラグが保存される. また,上流信号が下流信号の検知前に検知される場合, 計数値とともに上流・上流フラグが保存される. 取得デ ータ数 N0 は上流焦点を通過した液滴の数であり、測定 開始時にセットされる. 有効データは取得データの内, 上流・下流フラグを持つ液滴で、測定終了後に抽出され る.

図 8 は L2F の光学系および信号処理系を示す. L2F の 光学系では最大出力 100mW, 波長 830nm の半導体レー ザを光源とし, 収束レンズとして焦点距離が 8mm の非 球面レンズを採用した. 全長 350mm の光学系により 2 つの焦点における液滴からの後方散乱光を別個の APD (Avalanche Photodiode)に導いて電気信号に変換した. 一 対の電気信号パルスから FPGA(Field Programmable Gate Array)で構成したデジタルカウンタにより計数した飛行 時間および散乱時間をパソコンに保存した. 信号処理系

測定フローチャート

の最大データサンプリング周波数は15MHz ある. 図9に 製作した L2F を示す.

3. まとめ

ディーゼル燃料噴霧内部の個々の液滴を計測するため, 本研究ではまず実機と同程度の圧力で燃料を噴射するシス テムである高圧燃料発生装置を製作した.燃料の圧力を 40MPa に設定したとき,平均コモンレール内圧力は1%以 内の精度で設定可能であること,またその圧力の標準偏差 は平均値の2%以内であることを確認した.また,液滴の 速度とサイズを同時に計測可能であるレーザー2 焦点流速 計を製作した.今後はこれらの装置を用いて,超音速で飛 行する液滴を計測し,その分裂過程を明らかにすることを 目指す.

謝 辞

本研究は福岡工業大学総合研究機構の研究支援制度によ り実施したものである.

Fig.9 製作した L2F

文 献

- (1) H. Hiroyasu and M. Arai, Structures of fuel sprays in diesel engines, SAE Paper 900475. (1990)
- (2) 葉 啓南,小酒 英範,神本 武征,蛍光・散乱光法による非蒸発 噴霧のザウタ平均粒径測定に関する研究,日本機械学會論文集.
 B 編 59(568),4008-4013(1993)
- (3) 柳昌成,森吉泰生,青柳友三,改良型干渉画像法を用いたディ ーゼル噴霧の二次元粒度分布・速度分布の同時計測,日本機械 学會論文集. B 編 73(725), pp.380-386 (2007)
- (4) I. Pribicevic and T. Sattelmayer, Investigation of the diesel spray atomization process with use of Phase Doppler Anemometry at high injection pressures and at engine-like gas density, Proceedings of 16th Int Symp on Applications of Laser Techniques to Fluid Mechanics, pp.1-12. (2012)
- (5) J. Kong and C. Bae, Effect of Tapered Nozzle Hole on Spray Characteristics of High Pressure Diesel Injection, Proceedings of ICLASS2009, pp.1-6. (2009)
- (6) A. Doudou, Turbulent flow study of an isothermal diesel spray injected by a common rail system, Fuel, vol. 84, No. 2-3, pp. 287-298. (2005)
- (7) J. Benajes, R. Payri, S. Molina and V. Soare, Investigation of the influence of injection rate shaping on the spray characteristics in a diesel common rail system equipped with a piston amplifier, Journal of Fluids Engineering, Volume 127, Issue 6, pp. 1102-1110. (2005)
- (8) J. Lacoste, C. Crua, M. Heikal, D. Kennaird, M. Gold, PDA characterisation of dense diesel sprays using a common-rail injection system, SAE Paper 2003-01-3085. (2003)
- (9) J. Y. Koo and J. K. Martin, Droplet Sizes and Velocities in a Transient Diesel Fuel Spray, SAE Paper 900397.(1990)
- (10) F. Payri, J. M. Desantes, and J. Arrègle, Characterisation of D.I. diesel sprays in high density conditions, SAE Paper 960774. (1996)
- (11) Ja Ye Koo, The effects of injector nozzle geometry and operating pressure conditions on the transient fuel spray behavior, KSME International Journal, Volume 17, Issue 4, pp 617-625. (2003)

(2019年9月30日受付)