日本機械学会論文集(B編) 66巻651号(2000-11)

# デトネーション駆動形衝撃波管の作動特性\*

山 中 昭 央<sup>\*1</sup>, 有 賀 洋 介<sup>\*2</sup>, 小 原 哲 郎<sup>\*3</sup> 蔡 品<sup>\*3</sup>, 大八木 重治<sup>\*3</sup>

## A Study on Performance of a Detonation-Driven Shock Tube

Akio YAMANAKA, Yousuke ARIGA, Tetsuro OBARA\*4, Pin CAI and Shigeharu OHYAGI

\*4 Department of Mechanical Engineering, Saitama University, 255 Shimo-Ohkubo, Urawa, 338-8570 Japan

A detonation-driven shock tube firstly designed by H.-R. Yu, is considered as a useful facilities capable of producing high-enthalpy flow. In this apparatus, a strong shock wave is generated by detonating oxygen-hydrogen (oxyhydrogen) mixture and has characteristics that temperature as well as pressure of driver gas is extremely high compared with conventional shock tubes. However, a structure of detonation wave is not uniform e.g., detonation wave has three-dimensional cellular structures and multiple transverse waves. Furthermore, the detonation wave is followed by a Taylor expansion fan and performance of detonation-driven shock tube is not well understood. In this preliminary study, a detonation-driven shock tube is constructed and its performance is experimentally investigated by measuring pressure histories and a profile of ionization current behind detonation wave. As a result, (i) the pressure histories of detonation wave is clarified and it shows reasonable agreement with a result obtained by KASIMIR shock tube simulation code. (ii) A propagation velocity of detonation wave is coincided well with theoretical predictions assuming Chapman-Jouguet detonation wave. (iii) An equivalence ratio of oxyhydrogen mixture to produce a highest Mach number of the shock wave is evaluated as  $\phi \approx 1.7$ .

Key Words: Combustion, Detonation, Shock Wave, Shock Tube, Detonation-Driver, Mach Number

## 1. はじめに

スペースプレーンや次世代極超音速旅客機用のエン ジンとしてスクラムジェットエンジンが注目されてい る.このエンジンは,超音速流中において燃料を噴射 させ燃焼を行うエンジンであり,安定した保炎状態を 得ることが不可欠である<sup>(1)~(3)</sup>.このようなエンジン 内における燃焼流れ場を実験室で再現するには高エン タルピー流れを生成することが必要である<sup>(2)(3)</sup>.

比較的容易に高エンタルピー流れを生成する装置と して衝撃波風洞がある.これは、高圧室と低圧室の間 の隔膜を瞬間的に破膜することにより形成される衝撃 波を隔膜により反射させ、反射衝撃波背後の高温・高 圧領域を貯気槽として高速流を駆動するものである. このような衝撃波風洞で高エンタルピー流れを生成さ せるには、伝ばマッハ数の高い衝撃波を発生させるこ とが不可欠となる.一般的な単純衝撃波管では高圧室 の圧力 *p*4 と低圧室の圧力 *p*,の圧力比 *p*4/*p*,を大きく することにより, 伝ばマッハ数の高い衝撃波を発生させることができる<sup>(4)</sup>. 衝撃波管の単純理論より  $p_1/p_1$  $\rightarrow \infty$  とした場合に生成される衝撃波の伝ばマッハ数  $M_{Smax}$  は次式で与えられる<sup>(5)</sup>.

ここで、下付き添字1は低圧室側(被駆動気体),4は 高圧室側(駆動気体)を示し、 $\kappa$ は比熱比、aは音速で ある。上式より、 $p_4/p_1 \rightarrow \infty$ にした場合に形成される 衝撃波マッハ数は近似的に次式で表される<sup>(5)</sup>.

$$Ms_{\max} \simeq \frac{\kappa_1 + 1}{\kappa_4 - 1} \sqrt{\frac{\kappa_4}{\kappa_1} \frac{w_1}{w_4} \frac{T_4}{T_1}} \quad \dots \dots \dots \dots (2)$$

ここで, w は気体のモル質量, T は絶対温度である. 上式より,高圧室の気体としてモル質量の小さい気体 を選び,高圧室と低圧室の圧力比をできるだけ大きく 設定すれば,強い衝撃波を駆動できることになる.し かしながら,衝撃波管装置の設計条件から $p_i/p_i \rightarrow \infty$ にすることは不可能であり,生成される衝撃波の伝ば マッハ数に上限値が存在する.例えば,高圧室と低圧 室の圧力比を $p_i/p_i=100$ とし,駆動気体をヘリウム, 被駆動気体を空気とした場合に生成される衝撃波の伝

<sup>\*</sup> 原稿受付 1999 年 10 月 22 日.

<sup>\*1</sup> 学生員,埼玉大学大学院(338-8570 浦和市下大久保 255).

<sup>\*2</sup> 埼玉大学大学院

<sup>\*3</sup> 正員, 埼玉大学工学部.

E-mail: tobara@mech.saitama-u.ac.jp

ぱマッハ数は  $Ms \simeq 3$ にすぎない.一方, 駆動気体を 酸素・水素の混合気(以下, 酸水素と呼ぶ)とし, 混合 気を燃焼させた場合に生成されるデトネーション波背 後の高温・高圧領域を貯気槽として衝撃波を生成させ た場合には, 比較的容易に伝ばマッハ数の高い衝撃波 を生成させることができる.なぜならば, 式(2)より, 温度比  $T_4/T_1$ を大きくすることができるからである. 例えば, 低圧室を空気として高圧室に量論混合比(当 量比  $\phi=1$ )の酸水素を初期圧力  $p_{4i}=101$  kPa で充て んしデトネーション波を発生させた場合に生成される Chapman-Jouguet(以下 C-J と略す) デトネーション 波背後の温度は約3700 K である.したがって, 生成 される衝撃波のマッハ数を温度比のみから計算すれば 単純衝撃波管に比べて約3.5 倍の値となる.

このようなデトネーション駆動形衝撃波管は、Yu<sup>(6)</sup> により考案され,前述したように高圧室の初期圧力 *p*<sub>4i</sub> と低圧室の圧力比 *p*<sub>4i</sub>/*p*<sub>1</sub> が小さい条件でも高いマ ッハ数の衝撃波を生成できる. これまでに行われた研 究より,酸水素混合気の点火方法や(7),生成される衝 撃波マッハ数を予測するうえで数値計算が有効であ る(8) ことが明らかにされている。また、断面収縮形の デトネーション管に対する数値計算も行われてい る(9). さらに、圧力比および駆動気体の組成によって テイラリング条件を満たし、高エンタルピー衝撃波風 洞に応用できることが明らかにされている(®).しか し、デトネーション波は三次元構造を有し、デトネー ション波背後の流れは一様性に欠けるという欠点があ る<sup>(10)</sup>. また、デトネーション波に追従する Taylor 膨 張波によって貯気槽の圧力,温度は時間とともに低下 するため、隔膜の開口時刻を制御することが重要と考 えられる.

本研究では、デトネーション駆動形衝撃波管を設計 および試作し、その作動特性を明らかにするための実 験を行った。まず、駆動管と衝撃波管を仕切る隔膜の 破膜状況によって、生成される衝撃波のマッハ数が大 きく変化すると推定されるため、隔膜の材料および隔 膜に切りつける溝の深さを変化させて実験を行った。 また,実験により得られた圧力波形と衝撃波管数値計 算コード KASIMIR<sup>(11)</sup> との比較も行ったので報告す る.

#### 2. 実 験

2.1 実験装置 図1に実験装置の概略を示す。 実験装置はステンレス製(SUS 304)で始動管(Initiation Tube, 内径 ID=30 mm, 長さ L=1 000 mm), 駆動管(Detonation Driver, ID=50mm, L=4 500 mm), ダンプチューブ(Damp Tube, ID=50 mm, L =2100 mm), 衝撃波管(Shock Tube, ID=50 mm, L=4 200 mm), 観測部(Observation Section)および ダンプタンク(Damp Tank, 容積 0.75 m<sup>3</sup>)から構成 される。装置全体の長さは約14mである。始動管上 部にはデトネーション波への遷移を短時間で行わせる ためシェルキン・スパイラルコイルが挿入してあ る(12). 始動管上端に取付けた自動車用点火プラブに よって始動管の混合気が着火されると、始動管におい てデトネーション波が生成される. デトネーション波 は駆動管内へ伝ばし、デトネーション波背後の高温・ 高圧領域を貯気槽として隔膜が破膜し、衝撃波管内に・ 衝撃波を駆動することになる。なお、駆動管を左方向 に伝ばしたデトネーション波は、真空にしてあるダン プチューブ内において減衰される.

始動管には4箇所(下方向へ順にIP1~IP4), 駆動 管には8箇所(左方向へ順に DP1~DP8)の測定孔が 設置されている.同様に衝撃波管の測定孔を右方向へ 順にSP1~SP4と呼ぶ.デトネーション波および衝 撃波の圧力,伝ば速度を計測するため,圧電式圧力変 換器(PCB社製, Model 113A 24,応答時間1µs)を 駆動管に3箇所,衝撃波管に4箇所設置した.また, 燃焼波の到達を検知するため,イオンプローブを製作 した始動管に4箇所,駆動管に8箇所,圧力変換器に 対向させて設置した.イオンプローブは直径1.4 mm の鉄心2本(かんげき1.0 mm,長さ2.5 mm)の間に 直流電圧90 Vを印加したものであり,デトネーショ ン波背後の電離した気体が通過することにより導通状



Fig. 1 Schematic diagram showing a detonation-driven shock tube

態となる<sup>(12)(13)</sup>. 圧力変換器およびイオンプローブか らの出力はストレージオシロスコープ(横河電機社製, DL 1540)2台を用いて同時記録されコンピュータで処 理した.

2.2 実験方法 実験条件を表1に示す. 駆動気 体は酸水素混合気であり、当量比を φ=1.0~2.0 の範 囲で変化させて実験を行った. 駆動気体の初期圧力は 101 ≤ p4i ≤ 303 kPa の範囲で変化させた. 被駆動気体 は空気であり、初期圧力は か=11.3 kPa で一定であ る、駆動管、ダンプチューブおよび衝撃波管をそれぞ れ隔膜で仕切る、隔膜には厚さ75μmのマイラー膜, または厚さ 0.4 mm の銅板を用いた。銅板には破膜に 要する時間を短縮するため、十字形の溝(以下十字溝 と呼ぶ)が切り込んである。ただし、実験における再 現性を向上させるには、十字溝の深さおよび形状を均 一にする必要がある。銅板に精密な十字溝を切るため の工具として空気式ダイグラインダ(日東工器社製, エアソニック L-35 R)を用いてロータリバー(刃先角 90°)を約30000 rpm で回転させ、光学ステージ(シグ マ光機社製、X 軸ラックピニオンステージ)を用いて 銅板をスライドさせる方法を用いた。銅板に切られた 溝の断面形状を形状測定装置(小坂製作所社製. Surfcorder Model SE-3C, 計測誤差1µm)を用いて計測 した結果、平均深さに対するばらつきが約29%以下で あり,ほぼ再現性よく溝が切られていることを確認し た.実験では、十字溝の深さをδ=0.1 mm および 0.2 mm と変化させた.

2・3 駆動気体の作成 予備実験より駆動気体と なる酸水素の混合状態を一様にすることが実験の再現

L	Pres	sure (kPa)	$101 < p_{4i} < 30$	$p_1 = 11.3$
Equivalence Ratio, Ø	3	$2H_2 + O_2, p_4 =$	0 ⊽ 101 kPa	Mixing Tank Direct Filling $\bigtriangledown$ $\phi=1.0$
	2.5	Initiation Tube	Detonation Driver	
	2	≺√~~~		≯
	1.5			
	1	EX 0 €		ğ
	0.5	- ₹₹		× i
	0	E_⊻		•••••
		0 1000	2000 3000	4000 5000

Table 1 Experimental conditions

Species

Equivalence Ratio,  $\phi$ 

Driver Gas

H2, O2

 $1.0 \sim 2.0$ 

Driven Gas

Air

Fig. 2 Distribution of equivalence ratio  $\phi$  varied with a distance from igniter,  $D(p_{4i}=101 \text{ kPa})$ 

Distance from Igniter, D (mm)

性を向上する観点から重要であることが明らかにされた.そこで、磁気駆動方式により回転させるかくはん板を内蔵した予混合タンクを製作した.予混合タンクはステンレス製であり、内径 200 mm、長さ 715 mm (容積 2.25×10<sup>-2</sup> m<sup>3</sup>)の容器内にかくはん板(アルミニウム製, 600×70 mm)2枚を挿入し製作したものである.回転軸には直径 5 mm、長さ 10 mm のネオジ磁石(Nd-Fe-B,表面磁束密度 4 000 G)が計 15 個埋め込まれており、回転軸にはモータ(オリエンタルモーター社製,スピードコントロールモータ)と接続させた.モータの回転速度を約 23 rpm として回転させ、混合タンク内部の酸水素の混合を促進させた.

図2は充てんされた気体の組成をガスクロマトグラ フィー装置(島津製作所社製, GC-8 AIT)を用いて検 定した結果を示す。縦軸は駆動気体の当量比々を示 し、横軸は始動管に取付けた点火プラグからの距離 D である。酸素と水素気体の分圧をストレーン式圧力計 (長野計器社製、ディジタル圧力計 GC-61)を用いて計 測することにより、当量比 φ=1.0, 圧力 101.3 kPa と なるように気体を充てんした場合の結果である.駆動 管に混合タンクを介して混合気を充てんした場合(○ 印)と酸水素を別々に駆動管に充てんし自然に混合さ せた場合(▽印)の比較が示してある。これより、酸水 素を直接的に駆動管に充てんし混合させた場合では, 始動管および駆動管内における当量比のばらつきが大 きい. 一方, 混合タンク内で約5 min かくはんさせて から充てんした場合では、始動管および駆動管におい て当量比がほぼ一定である。この場合、当量比は φ= 1.00±0.06 であることを確認しており、この方法を用 いて駆動気体を充てんした。



Fig. 3 Wave diagram of detonation-driven shock tube calculated by KASIMIR shock tube simulation code ( $p_{4i}$ =101 kPa,  $p_1$ =11.3 kPa,  $\phi$ =1.0)

#### 結果および考察

3·1 波動線図 図3に衝撃波管数値計算コード KASIMIR<sup>(11)</sup>により得られたデトネーション駆動形 衝撃波管の波動線図を示す. 横軸はデトネーション駆 動形衝撃波管の位置 x を示し,縦軸は計算開始からの 経過時間である。計算の初期値は、後述する実験結果 と同様であり、駆動管の気体は当量比 φ=1.0 の酸水 素混合気(初期圧力 b<sub>4i</sub>=101 kPa)である。ダンプチ ューブ内は真空であり、衝撃波管内の気体は空気(初 期圧力 p<sub>1</sub>=11.3 kPa)である、駆動管と衝撃波管を仕 切る隔膜は瞬間的に破膜するものと仮定し、計算を行 った結果である。計算開始と同時に x=0 の位置から デトネーション波(DW)が左方向へと伝ばする.ま た、デトネーション波背後には Taylor 膨張波(TE) が追従する。デトネーション波は、駆動管とダンプチ ューブの間で音響インピーダンスが著しく減少するの に伴い、膨張波(EW)となり右方向へと反射する。一 方、デトネーション波はダンプチューブ内では衝撃波 となり伝ばし、左端の管端で反射し反射衝撃波(RS) となり伝ばする様子がわかる. 衝撃波管内には計算開 始とほぼ同時に衝撃波(SW)が右方向へ伝ぱする。衝 撃波の伝ば速度は一定ではなく,計算開始直後におい て伝ば速度が低下する様子がわかる.これは、デトネ ーション波が左方向に伝ぱした背後で高温・高圧とな った貯気槽の長さが短いことに起因しており, 隔膜が 計算開始とほぼ同時刻に開放した際生じる膨張波が衝 撃波に追いつくためである。また、単純衝撃波管と同 様に衝撃波背後には接触面(CS)が追従する様子がわ かる.計算で得られたデトネーション波の伝ば速度は 2853 m/s であり、この計算条件に対する C-J デトネ ーション波の伝ば速度である。また、衝撃波管内にお いて生成された衝撃波の伝ば速度は1589m/sであ り、伝ばマッハ数は Ms=4.6 に相当する.

3・2 駆動管内の圧力履歴 図4に駆動管の初期 圧力が  $p_{4z}$ =303 kPa, 当量比  $\phi$ =1の場合に始動管お よび駆動管に設置されたイオンプローブからの電圧信 号(図4上部, IP1~IP4, DP1~DP8の順で立ち下 がる)と, DP1, DP4および DP8に取付けられた圧 力変換器より得られた圧力履歴(図4下部)を示す. IP1の位置以降でほぼ一定間隔でイオンプローブの 立下りが検出されていることから, 点火プラグからの 距離 D<200 mmの範囲においてデトネーション波へ の遷移が起きていることがわかる.また, イオンプロ ーブの立下りと圧力の立下り時刻が一致しているこ と, および圧力波形からは波面背後に Taylor 膨張波



Fig. 4 Profile of ionization current (upper) and pressure histories (lower), showing the propagation of detonation wave ( $p_{4i}$ =303 kPa,  $\phi$ =1.0)



Fig. 5 Comparison of pressure histories behind detonation wave between experimental and result obtained by KASIMIR shock tube simulation code ( $p_{41}$ =303 kPa,  $\phi$ =1.0)

が追従していると考えられることから, 典型的なデト ネーション波の伝ばを確認することができる. デトネ ーション波が DP 1~DP 8 へ伝ばするにしたがって, デトネーション波背後の最高圧力が上昇している. こ れは始動管から駆動管への断面急拡大部においてデト ネーション波が回折し, 角部より発生した膨張波の影 響を受け部分的に消炎が起き<sup>(15)</sup>, 一度衝撃波と火炎面 に分離した後, 再びデトネーション波へ遷移するため である. このような現象は後述するデトネーション波 の伝ば速度を計測した結果からも明らかである. DP 8 における最高圧力は約 6.4 MPa であり, この値 は化学平衡計算<sup>(14)</sup>によって得られた C-J デトネーシ ョン波背後の圧力値にほぼ等しい.

図5は、図4のDP1の圧力波形について、前述したKASIMIRによる計算結果と比較したものである. 図5より、KASIMIRにより得られた圧力波形は、デトネーション波の最高圧力やTaylor膨張波により圧力が降下する過程など、実験結果と定量的によく一致する。デトネーション波に追従するTaylor膨張波により圧力が降下し一定になった後、隔膜が破膜して圧力が減少する挙動についても数値計算によりよく再現できている。

図6に圧力およびイオン電流波形からデトネーショ



Fig. 6 Propagation velocity of detonation wave travelling inside detonation-driver,  $V_{cr}$  indicates Chapman-Jouguet (C-J) detonation velocity ( $p_{4r}$ =101 kPa,  $\phi$ =1.0)

ン波が2点間を通過する時間を測定することにより求 めたデトネーション波の伝ば速度の分布を示す.図6 の横軸は点火プラグからの距離 D を示す。また、図6 には混合タンクを用いて混合気を充てんした場合(○ 印)と酸水素を直接充てんした場合(▽印)に得られる 速度分布の比較も示してある。予混合タンクを介して 混合気を充てんした場合, デトネーション波の伝ば速 度は一定であり、この条件における C-J デトネーショ ン波の伝ば速度2850 m/s にほぼ等しい. しかしなが ら, 駆動管へ直接駆動気体を充てんした場合, デトネ ーション波の伝ば速度は一定でないことから、酸水素 の混合状態がデトネーション波の伝ば速度に与える影 響が大きいといえる。また、D=1000 mm において デトネーション波の伝ば速度が減少しているが、これ は前述したように始動管から駆動管へデトネーション 波が伝ばする際の断面急拡大部において, デトネーシ ョン波は衝撃波と火炎面に一時的に分離するためであ る(15). しかしながら、デトネーション波は管壁などに よって反射することにより、D=1500mmの位置に おいて伝ば速度が回復していることから、C-J デトネ ーション波へ速やかに遷移していることがわかる.

3・3 衝撃波管内の圧力履歴 図7に圧力変換器 SP1~SP4より得られた衝撃波管内の圧力履歴を示 す.初期圧力は $p_{4i}$ =303 kPa, $p_1$ =11.3 kPaとし、当 量比は $\phi$ =1.0 の場合の結果である.この実験条件で は、伝ばマッハ数Ms=5.0 の衝撃波が生成された.圧 力波形が振動しているが、デトネーション波背後の圧 力振動の影響、および圧力変換器の圧力レンジが7 MPaと高く、ノイズが増幅されたためである.また、 圧力変換器の受圧面が管壁面と完全な面一ではないこ とも原因と考えられ、今後の改良が必要である.また、 衝撃波が SP1~SP4へ伝ばするにしたがって圧力の 低下が観察できる.これは、デトネーション駆動形衝 撃波管では、デトネーション波背後の高温・高圧気体



Fig. 7 Pressure histories of shock wave travelling inside shock tube ( $p_{4_1}$ =303 kPa,  $p_1$ =11.3 kPa,  $\phi$ =1.0)



Fig. 8 Relationship between equivalence ratio,  $\phi$  and Mach number of the shock wave *Ms* ( $p_{4i}$ =101 kPa,  $p_1$ =11.3 kPa)



Fig. 9 Relationship of pressure ratio  $p_{41}/p_1$  and Mach number of the shock wave Ms ( $p_1=11.3$  kPa,  $\phi=1.0$ )

が貯気槽となるが, 貯気槽の長さが十分確保されてい ない状態で隔膜が開放されたため, 衝撃波に追従する 膨張波が次第に衝撃波に追いつくために生じる.した がって, SP3 および SP4 で示した圧力波形には圧力 の減衰が観察できる.図8は, 当量比  $\phi$  に対して得ら れる衝撃波マッハ数  $M_S$  の関係を示し, 駆動管におけ る初期圧力  $p_{4i}$ =101 kPa, 被駆動気体の初期圧力が  $p_i$ =11.3 kPa の条件である.当量比  $\phi$  を 1 よりも大き くすると, 生成される衝撃波マッハ数も増加する.こ れは当量比が1以上, すなわち燃料過剰の状態では, 燃焼後に水素が残るため駆動気体のモル質量が小さく



Fig. 10 Copper disk after rupturing (70 mm diameter and 0.4 mm thickness), (a) depth of ditch  $\delta =$ 0.1 mm, (b)  $\delta = 0.2$  mm ( $p_{4_4} = 240$  kPa,  $p_1 = 11.3$ kPa,  $\phi = 1.0$ )

なるためであり、式(2)からも推察できる. 当量比 $\phi$ =1.7 付近で衝撃波の伝ばマッハ数は極大値となり、 $\phi$ >1.7 の条件では衝撃波の伝ばマッハ数は減少する. これは、 $\phi$ >1.7 では燃焼ガスの温度が低下するためで あり、式(2)において温度比  $T_4/T_1$ の値が減少するた めと考えられる.

3・4 隔膜の違いによる衝撃波マッハ数の変化 デトネーション管と衝撃波管の間の隔膜の違いによ り隔膜の開口時間が変化し衝撃波のマッハ数が変化す ると考えられる.図9は駆動管初期圧力 p4i を被駆動 管圧力 かで除した無次元圧力 p4./p1 に対して得られ た衝撃波マッハ数 Ms の関係である。駆動管と衝撃波 管の間の隔膜をマイラー膜(○印)と銅板で比較してお り、銅板に切る十字溝の深さを δ=0.1 mm (▲印)お よび δ=0.2 mm (□印)にした場合の比較を示す.な お、実線は前述した衝撃波管数値シミュレーションコ ード KASIMIR による計算結果である。隔膜にマイ ラー膜を用いた場合, 圧力比 p4i/p1 を大きくすると衝 撃波マッハ数 Ms は単調に増加した. 隔膜に厚さ 0.4 mmの銅板を用いた場合、切り込まれた十字溝の深さ δが重要なパラメータとなる。溝の深さがδ=0.1 mm ではマイラー膜と比較してマッハ数が小さい. 図 10(a) に δ=0.1 mm の場合の銅板の破膜状況を示 す、銅板に切り付ける十字溝の深さが浅い場合、十字 溝に沿って破膜が開始されているが開口が不十分であ り開口面積も小さい(開口面積約20.3%).したがっ て,開口面積が小さいことが原因で駆動気体が開放さ れる時間が長くなり、伝ばマッハ数の高い衝撃波が駆 動されない. 一方, 溝の深さをδ=0.2 mm とした場 合の銅板の破膜状況を図10(b)に示す。 圧力比が  $p_{4i}/p_1 > 20$ の範囲において図 10(b)に示したように銅 板の破膜状況が良好であり(開口面積100%), 衝撃波 マッハ数も高い値を示した。以上より、銅板の厚さお よび溝の深さと駆動管と被駆動管の圧力比によって隔

膜の破膜状態が異なり、衝撃波マッハ数が変化する.

数値計算コード KASIMIR によって予測される衝撃波の伝ばマッハ数は、実験で得られた衝撃波マッハ 数と異なる<sup>(8)</sup>. この原因として、(i)KASIMIR によ る計算では、破膜が瞬間的に行われると仮定しており、 破膜に要する時間を考慮していない.(ii)デトネーシ ョン波が始動管から駆動管へ回折する際の消炎過程が KASIMIR では考慮されていないことなどが考えら れる.

### 4.まとめ

デトネーション駆動形衝撃波管を設計および試作 し、その作動特性を明らかにするためデトネーション 波背後の圧力履歴およびイオン電流波形を計測した。 得られた結果を以下に要約する。

(1) 予混合タンクを介して酸水素をかくはん混合 させてから駆動管に混合気を充てんした場合、当量比 が一定となり、デトネーション波の伝ば速度も一定で C-J 理論より求めた C-J デトネーション波の伝ば速 度にほぼ等しい値を示した。

(2) 酸水素の当量比が φ≃1.7 の場合に生成され
 る衝撃波マッハ数は極大値となることを明らかにした.

(3) 隔膜に銅板を用い,溝の深さを変化させて実 験を行い,溝の深さと圧力比によって破膜の様子が異 なり,生成される衝撃波のマッハ数が変化することを 明らかにした。

(4) 衝撃波管数値計算コード KASIMIR を用い て生成される衝撃波マッハ数の予測を行った結果,実 験結果よりも高い値を示すことを明らかにした.

本実験を行うに当たり,本学吉橋照夫,山崎次男両 技官ならびに研究生金泰煥君,学部生後藤雅明君の協 力を得た.ここに付記し謝意を表する.

## 文 献

- Archer, R. D. and Saarlas, M., An Introduction to Aerospace Propulsion (1996), 1-35, Prentice-Hall, Inc.
- (2) Anderson, J. D., Jr., Highpersonic and High Temperature Gas Dynamics (1989), 1-28, McGraw-Hill, Inc.
- (3) 久保田浪之介・桑原卓雄, ラムジェット工学 (1996), 1-25, 日刊工業新聞社.
- (4) 高藤亮一・ほか4名、回折する衝撃波の挙動に関する研究(第1報、衝撃波の回折と反射過程)、機論、65-639、B (1999)、3602-3607.
- (5) 生井武文・松尾一泰, 衝撃波の力学 (1983), 149-199, コロ ナ社.
- (6) Yu, H.-R., ほか3名, Gaserous Detonation Driver for a Shock Tunnel, Shock Waves, 2 (1992), 245-254.
- (7) Yu, H.-R., ほか 4 名, Preliminary Experimental Results of the Detonation-Driven Shock Tube, Proc. 20th Int.

Symp. Shock Waves, II (1995), 1509-1514.

- (8) Lenartz, M., ほか2名, Development of a Detonation Driver for a Shock Tunnel, Proc. 20th Int. Symp. Shock Waves, I (1995), 153-158.
- (9) 姜宗林・ほか2名, デトネーション衝撃波管の駆動方式
  に関する研究, 平成10年度衝撃波シンポジウム講演論文集, (1999), 639-642.
- (10) Nettleton, M. A., Gaserous Detonations: Their Nature, Effects and Control, (1987), 42-68, Chapman and Hall Ltd.
- (11) Stoßwellenlabor, RWTH Aachen, KASIMIR Shock

Tube Simulation Program, Instruc. Manual, (1993).

- (12) 大八木重治・ほか3名, デフラグレーションからデトネ ーション波への遷移過程,機論,59-567, B (1993), 3552-3556.
- (13) 渡辺真次・ほか3名,フィルムデトネーション波開始過程の可視化,機論,63-612,B (1997),2700-2706.
- (14) 疋田強・秋田一雄, 燃焼概論, (1971), 126-131, コロナ社.
- (15) 星真太郎・ほか4名,デトネーション波の回折現象に関する研究,平成10年度衝撃波シンポジウム講演論文集, (1999),313-316.