船舶技術研究所報告 第14卷 第5号 研究報告(昭和52年9月)

ブローダウン時における圧力容器内流体の熱水力的挙動 (一体型炉ブローダウン実験装置による実験)

成合 英樹* · 永留 正市** · 阿曽 滋男**

Thermo-Hydraulic Behavior of Fluid in Pressure Vessel during Blowdown

(Results and Discussions of the Experiments with the Facility for the Blowdown Behavior of Integrated Type Marine Reactors)

> By Hideki NARIAI, Masaichi NAGATOME and Shigeo ASO

Summary

Thermo-hydraulic behavior of fluid in pressure vessel during blowdown was experimentally investigated with the Facility for the Blowdown Behavior of Integrated Type Marine Reactors. The dimensions of the pressure vessel used for the experiments were 284mm ID and about 1700mm height. 34 experiments were conducted with various combinations of following parameters: three orifice diameters (25.4, 12.7 and 6.4mm), three initial saturation pressures of fluid (50, 40 and 30 kg/cm 2g), three break positions (upper, middle and lower), two liquid levels, and two volume numbers (with and without internals). Pressures in pressure vessel, differential pressures between upper and lower nozzles, and void fractions at vertically 6 points in pressure vessel were measured during blowdown. A computer code (BLODAC-IV) was developed to analyse the single volume blowdown characteristics. The code includes so-called bubble gradient model for the steam distribution in water and some input parameters. The experimental results of pressures, void fractions and falling speed of liquid level were compared with the calculational results, and the combinations of the values of input parameters were determined so that the results of calculations fit well for the experimental results. The blowdown characteristics and the combinations of input parameters were explained by the newly derived experimental results of void distributions in water.

目 次 2.1.2 計 装 2.2 実験方法 まえがき 2. 実験 2.2.1 実験概要と手順 2.1 実験装置 2.2.2 実験条件 2.1.1 実験装置本体 2.2.3 実験データの整理 (1) 圧力特性の整理 *原子力船部 **三井造船株式会社 原稿受付:昭和52年2月23日 (2) 差圧特性の整理

(283)

2

- (3) ボイド率の整理
- 2.3 実験結果
 - (1) 3ボリューム上部破断実験
 - (2) 1ボリューム上部破断実験
 - (3) 1ボリューム下部破断実験
 - (4) 1ボリューム中部破断実験
- 3. 実験結果の考察
 - 3.1 破断口位置と圧力降下特性
 - 3.2 破断口径と圧力降下特性
 - **3.3** その他の圧力特性
 - (1) 1ボリュームと3ボリュームの相違
 (2) ブローダウンの再現性
 - 3.4 差圧とボイド率及び水面降下の関係
 - 3.5 ヒーター有無によるボイド率の相違
 - 3.6 破断口径とボイド率
 - 3.7 気泡勾配モデルとボイド率
 - 3.8 ヒーター表面温度について
- 4. 解 析
 - 4.1 RELAP 3及び4解析コードについて
 - 4.2 BLODAC コードの概要
 - (1) 圧力容器内のエネルギー及び質量の式
 - (2) 気泡勾配モデル
 - (3) 流出流量の式
 - (4) 流出流体エンタルピ
 - (5) BLODAC コード
 - 4.3 BLODAC と RELAP3 及び4 との比較
 - 4.4 BLODAC コードにおけるインプットパラメ
 -タ C_{D2}, V_B の整理
 - 4.5 可変パラメータモデルの検討
 - 4.5.1 流量係数 Co について
 - 4.5.2 気泡離脱速度 VB について
 - 4.5.3 可変パラメータモデルによる比較
- 5. まとめ
- 6. 引用文献
- 7. あとがき

要 旨

ー体型炉ブローダウン実験装置により,圧力容器からのブローダウン特性を調べるため34回の実験を行った。圧力容器の寸法は内径284mmで高さ約1,700mmである。実験は放出オリフィスが25.4mm,12.7mm及び6.4mmの3種,初期飽和水圧力が50kg/cm²g~30kg/cm²g,破断口位置が上部,中部および下部の各種条件下で行った。

圧力と圧力容器内上下間の差圧および圧力容器内の 垂直方向6ヶ所のボイド率の測定を行い,特にブロー ダウン中のボイド率分布について新しいデータを得 た。

1ボリュームブローダウン特性の解析のため、気泡 勾配モデルを含む解析コード BLODAC-1Vを作成 し、圧力、ボイド率及び水位降下速度の実験データを よくあらわす計算結果を与えるインプットパラメータ の組合せを求めた。

ボイド率に関する実験結果よりインプットパラメー タ及びブローダウン特性に関する考察を行った。

1. まえがき

ー体型舶用加圧水炉は, 舶用原子炉のコンパクト化 を目指したものであって, 大型の圧力容器の中に蒸気 発生器を内装し, ポンプを圧力容器へ直接取付け, さ らに自己加圧方式を採用することによって独立な加圧 器をはぶくなどして, 一次水循環用主配管のない構造 にし, さらに, この圧力容器を圧力抑制式格納容器へ 組込んだものである。

この舶用炉を安全性の観点からみた場合,従来の加 圧水炉と異なって,大口径の一次冷却水循環用主配管 がないため,想定される冷却水喪失事故は,制御棒駆 動用の貫通孔の破損などによるもので,いわゆる発電 用軽水炉の中小破断に相当するものと考えられる。こ の際の冷却水流出(ブローダウン)特性,残留水と崩 壊熱除去特性,非常用冷却水(ECC水)による燃料 棒冷却特性,流出した高温の水蒸気の圧力抑制室内に おける圧力抑制効果特性などの把握が重要になる。

本研究は, 圧力容器からのブローダウン特性を模擬 実験的に把握する目的で, 「一体型炉ブローダウン実 験装置」を製作し,実験及び解析を行ったものであ る。従来の加圧水炉では, 配管系の破断に伴って, 圧 力容器, 加圧器, 蒸気発生器とこれらを結ぶ配管系内 を蒸気と水の混合物が複雑に流動して破断口から流出 するのに対し, 一体型舶用炉におけるブローダウン現 象の特徴は, 圧力容器貫通部の破損口や中小配管から の流体の流出であって, これに伴い圧力容器内の水位 は低下し燃料棒を露出させる場合があることである。 このような観点から一体型舶用炉では, 圧力容器内の 水のブローダウン時における熱流力的挙動の把握が特 に重要であり, 模擬実験装置もこの点を考慮して製作 を行った。すなわち, 圧力容器の破断口が, 上部, 中 部, 下部の3つの位置である場合の実験が行えるこ

(284)

と,破断口径を変えられること,圧力容器内に内部構 造物を入れて,蒸気発生器の存在を模擬する実験が行 えることなどであり,圧力容器内の熱流力的挙動の把 握のために圧力容器内圧力,圧力容器内垂直方向6ヶ 所におけるボイド率(蒸気体積率),及び圧力容器内 の上部と下部間の差圧の測定を行うようになってい る。

本実験装置により34回の実験を行った。実験は圧力 容器内に内部構造物を取付けたいわゆる3ボリューム 実験(上部破断のみ)を7回,1ボリューム実験のう ち上部破断実験9回,中部破断実験5回,下部破断実 験13回である。

本報告は、これらの実験結果を整理し、さらにこれ まで行った検討結果、特に1ボリューム実験につい て、解析結果との比較により行った検討 結果を中心 に、まとめたものである。

本研究の結果ブローダウン中の圧力容器内の垂直方 向ボイド率分布について新しいデータを得たこと,こ のボイド率分布を利用してブローダウン特性の説明を 行ったこと、解析モデルのインプットパラメータを、 圧力特性とボイド率特性の両方から決めるという方法 を行ったことなど、ブローダウン特性の把握に多くの 有益な知見が得られた。これらは、将来の一体型炉ブ ローダウン解析コードの作成上の資料として利用でき るものと考えられる。

2. 実 験

2.1 実験装置

2.1.1 実験装置本体

図2-1に実験装置のフローシートを示す。図に示 すように、実験装置本体は圧力容器とダンプタンク及 びこれらをつなぐ放出系配管よりなるものであって、 これに計装配管、給排水配管及び N₂ ガス系配管が取 付けられており、全体を架台に組込んで固定したもの である。

図2-2に圧力容器の主要寸法を示す。圧力容器は



図 2-1 実験装置 フローシート



图 2-2 圧力容器 主要寸法

内径約 284mmø, 高さ約 1700mm であって, 下部の 取付フランジからヒーターを出し入れできる構造にな っている。圧力容器側面には3ケのノズルが取付けら れている。このノズルに放出系配管を取付けることに より, No. 1 ノズルの場合上部破断, No. 2 ノズルの 場合中部破断, 及び No. 3 ノズルの場合 下部破断の 実験を行えるようになっている。各ノズルの位置は下 部フランジ面より, 1412mm (No. 1 ノズル) 862mm (No. 2 ノズル), 312mm (No. 3 ノズル) である。 本圧力容器の主要設計仕様は以下の通りである。

設計圧力	$60 \text{kg}/\text{cm}^2 \text{g}$
設計温度	276°C
使用圧力	50kg/cm²g以下
使用温度	264℃ 以下
材 質	STPT38及びSF45

なお、本圧力容器にはヒーター周囲に内部構造物を 取付けられるようになっている。これはヒーター上部 プレナム部、ヒーター外周部、ヒーター部の3つに圧 力容器内の空間を分割し、それらの間は小孔で連絡す るようになっており、ある程度、実際の一体型舶用炉 の圧力容器内の上部プレナム部、蒸気発生器部、等を 模擬した実験ができるようになっている。この内部構造物の主要寸法を図2-3に示す。

図2-4に放出系配管の主要寸法を示す。図にみる ように,放出系配管はオリフィス,ラプチャディス ク,及び伸縮継手とそれらをつなぐ配管よりなるもの である。オリフィスは破断口径を模擬するものであ り,本実験では以下の仕様のものを使用した。

開口径 25.4mm¢(1インチ)

12.7mmø (1/2インチ)

6.4mmø (1/4インチ) の3種

材 **質 SUS304**

ラプチャディスクは破断を模擬するためのものであって、希望する時に破断を生じさせるため2枚方式を とっている。すなわち、圧力容器内流体が50kg/cm²g の時破断を生じさせるためには、35kg/cm²g で破裂す る2枚のラプチャデスクを使用し、この2枚のラプチ ャディスク間を N₂ ガスで 25kg/cm²g に加圧してお く。その場合、圧力容器内流体と N₂ ガスの間の差圧 は25kg/cm²であり、又 N₂ ガスと下流側との差圧も25 kg/cm²であるためラプチャディスクは破断しない。破 断を生じさせる時にはこの N₂ ガスを抜いてやること により、まず上流側ラプチャディスクの差圧が 35kg/ cm² 以上となって破裂し、次いで下流側ラプチャディ スクの差圧が35kg/cm²以上となって破裂することにな る。

ラプチャディスク主要仕様は以下の通りである。







4

(286)



材 質 SUS316

伸縮継手は配管の熱膨張を逃げ,さらにオリフィス やラプチャディスクの交換の際に配管をよせるため用 いるものであって以下の仕様である。

型式 ベローズ型

- 寸法 6B×355L
- 材質 SB42 及び SF45

ダンプタンクは,幅900mm,長さ900mmで,高さ 1mのSS41製角型タンクで,中に水道水を入れて, 放出系からきた蒸気を凝縮させる構造になっている。 放出管(ベント管)は長さ 550mm,呼径 2^BのSG P管8本よりなるものである。

圧力容器内部のヒーターはシースヒーターであり以 下の仕様に従っている。

型	式	シースヒーター
数	量	9本(3×3の四角配列ピッ
		チ15.5mm)

外 径 11mm 発熱部長さ 590mm



写真 2-1 装置全体写真

(287)



図 2-5 実験装置 全体図

電気出力	2.25kW/本
最大使用電圧	200 V A C
設計耐外圧	$60 \text{kg/cm}^2 \text{g}$
最大熱流束	0.8×10^{5} kcal/m ² h
材 質	インコネル 600(シース)
	MgO(絶縁体)
	ut letters Arthurster the instals of

図2-5に実験装置木体の全体図を示す。 写真2-

1に装置全体の写真を示す。

2.1.2 計装

図2-6に計装配線図を示す。計測として圧力容器 内圧力(PT-1),放出系オリフィス上流側圧力(P T-3),放出系オリフィス下流側圧力(PT-5)の 3点の圧力の測定,圧力容器内のNo.1ノズルと No.3ノズル間の差圧(DPT-1)の測定,圧力容

(288)



(289)

~7

表 2-1 測定器リスト

記号	名称	検出変換器	検出変換器仕様	増 幅 器		
TE-1	圧力容器内流体温度	シース熱電対	クロメル・アルメル			
TE-2	"		接 地 型	オントは市町四		
TE-3	"		外径 1.00	自沇 増 幅 器		
TE-4	ヒーター表面温度	シース熱電対	クロメル・アルメル	(二供測品)		
TE-5	"		接地型			
TE-6	"		外径 1.6¢			
РТ-1	E力容器內E力	ベローズ式	レンジ 0 ~100kg/cm² g			
PT-3	オリフィス上流圧力	LL 力変換器	出力シグナル 4~20mADC (構河雷機)	"		
P T - 5	オリフィス下流圧力					
D P T-1	E 力 容 器 内 差 圧	キャプセル型 差圧変換器	レンジ 0~1500mmH2O 出力シグナル 4~20mADC	"		
$V = -1$ \downarrow $V = -9$	ボイド計		独計式	直流增幅器 6L1一P型 6L3型 (三栄測器)		

器内の垂直方向3ケ所の流体温度(TE-1~TE-3)及び中心のヒ-ター棒の垂直方向3ケ所の外壁面に取付けた熱電対によるヒ-ター表面温度(TE-4~TE-6)の測定,触針式ボイド計による圧力容器内の垂直方向最大6点のボイド率の測定(VE-1~VE-9)を行った。

また記録は、圧力容器内の3点の流体温度と1点の ヒーター表面温度、及び圧力容器内圧力について、打 点式記録計で記録して、実験条件の設定に利用し、実 験中の記録として各圧力と差圧及びヒーター表面温度 を直流増幅器を通して電磁オッシログラフで記録する と共に、最大6点のボイド計からの信号を電磁オッシ ログラフに記録した。

また,ヒーターの入力は電力計で読みとった。 各測定器のリストを表 2-1 に示す。

このほか圧力容器内圧力(PG-2)及びラプチャデ ィスク間の N_2 ガス圧力(PG-4)をブルドン管ゲ ージ圧力計で監視すると共に,圧力容器内水位とダン プタンク内水位をそれぞれLL-1及びLL-3で読 みとった。

2.1.3 ボイド計

本実験のボイド率の測定に触針式ボイド計を用いた。この原理を図2-7に示す。すなわち、ボイド計の先端に蒸気が来るか、水が来るかを抵抗の変化として記録しようとするものであって、3Vの直流をセン

サー先端の針とスリーブ間(間隔1mm以下)に加え ておいて抵抗の変化に伴って変化する電流の変化を直 流増幅器で増幅して電磁オッシログラフ上に記録する ものである。

このボイド計の取付位置を図2-8に示す。すなわ



(290)



図 2-7 触針式ボイド計原理図



ち, V-1~V-9が各取付位置におけるボイド計の 呼称であって,上方より番号をつけたものである。各 番号間の距離は37.5mmである。また図に示すよう に,ボイド計の先端は壁面より約60mmの位置にくる ように調整した。センサーの写真を写真2-2に示 す。

2.2 実験方法

2.2.1 実験概要と手順

本実験は圧力容器内で高温高圧の飽和水をつくり, 破断口を模擬するオリフィスを通して大気圧のダンプ タンク中へ放出させることによって,ブローダウン現 象を模擬するものであって,この間の圧力容器内の圧 力,温度,差圧と共に圧力容器内のボイド率の測定を 行うことによって,ブローダウン時の圧力容器内流体 の熱流力的現象を把握しようとするものである。ダン プタンク中へ放出された蒸気と水の混合物をダンプタ ンク中の水中で凝縮させ,圧力上昇をふせぐと共に, 大気中への気水混合物の噴出をふせぐようになってい る。

実験は以下の手順で行う。まず、実験条件に従って 放出系のオリフィスと2枚のラプチャディスクを取付 ける。また、測定すべき位置にボイド計を取付ける。 装置の準備が終了後、直流増幅器とビジグラフ及びボ イド測定器を調整して記録に備える。次に水道水をダ ンプタンク内の適当な位置まで入れ、さらに圧力容器 には所定の位置までイオン交換樹脂で処理した水を入 れる。圧力容器の上部大気開放弁を開いて、上部空間 を大気へ開放した状態でヒーターをONにして大気圧 下で加熱し、打点記録計による圧力容器内の流体温度 記録を監視しつつ、沸騰状態になるのを待つ。沸騰状 態をしばらく続け、十分脱気を行って後大気開放弁を 閉じ加圧を開始する。この際、水位が所定の値となる よう水抜きなどを行って調節する。圧力の上昇に伴っ て2枚のラプチャディスク 間に N2 (窒素) ガスを加 えていく。すなわち, 圧力容器内の圧力の上昇に伴 い,ほぼその半分の圧力まで大体_5 kg/cm² ごとにN₂ ガスを加えていくことにより、ラプチャディスク間差 圧のバランスを保ち,最終的に所定の圧力に対し半分 の圧力の N₂ ガスがラプチャディスク間に加わってい くようにする。

実験条件が整ったところで,記録計を動かす。次い で N₂ ガス放出用弁を開いて, ラプチャディスク間の 圧力を抜くことにより,順次ラプチャディスクを破壊 させてブローダウンを生じさせる。ブローダウンによ り圧力容器内圧力がほぼ大気圧まで降下し,流体の激 しい動きがなくなったところでブローダウン終了とみ なし,記録計を停止して実験を終る。

この実験では以下の如き状況が生ずる。すなわち, N2 ガスを抜くとしばらくして,ドンという音と共に ラプチャディスクの破断が生ずる。通常1回の音しか 聞こえないので2枚のラプチャディスクの破壊はほと んど同時に行われていると思われる。ラプチャディス クが破壊するとダーという音と共に圧力容器内の水と 蒸気が放出系を通ってダンプタンク中へ噴出する。こ の際,場合によっては実験装置全体がゆれる程の大き な力が作用することがある。また,下部破断などブロ ーダウン量が多くて激しい時には,放出系にあった空 気が蒸気に押されてダンプタンクへ激しい勢いで押し 込まれるので,ダンプタンク内の水が大気開放孔を通 って空気鉄砲式に空中へ飛出すことがある。ブローダ ウンは時間が経過するに従って激しさが減少してくる が,6.4mmのオリフィスによる実験の際,圧力が30 ~20kg/cm²gへ低下した時,ダンプタンク内での蒸気 の凝縮現象と関連して,10~20秒間隔でダンという装 置全体をゆるがす衝撃音がいくつか続けて発生したこ とが特徴的であった。

2.2.2 実験条件

実験は総計34回行った。始めの7回は圧力容器内部 に内部構造物を入れた状態で行ったが、後の27回は内 部構造物を取り除いた状態で実験し,1ボリュームで の圧力容器内の熱流力的特性を把握することを主目的 としたデータを得た。表2-2に全実験データを示 す。すなわち,表には実験番号,実験年月日,実験条 件(3ボリューム又は1ボリューム),破断口位置(上 部,中部,又は下部),圧力容器内飽和水初期圧力, 破断口径(1インチ,1/2インチ又は1/4インチ),飽 和水初期水位、ヒーター出力(大部分の実験ではOF Fとした。)ボイド計取付位置(×印は測定失敗, △ 印は始めから蒸気部分に取付けられているためボイド 率を測定できなかったもの, を示す。) 実験終了後に圧 力容器内に残った残留水量及び備考として参考事項が のせられている。この表よりわかるように、3ボリュ ームの上部破断実験を7回,1ボリュームの上部破断 実験を9回,1ボリュームの中部破断実験を5回,1 ボリュームの下部破断実験を13回行った。ヒーターは 3ボリュームの実験及び5回の1ボリュームの上部破 断実験にはONとし、約 8×10⁴kcal/m⁴h の熱流束に 相当する 2.2~2.3kW/本の 加熱をブローダウン中に行 いヒーター表面温度の変化をみた。熱流束が小さいた め,加熱の影響はあまりみられず,表面温度も水位が 降下してヒーターが完全に露出して後上昇を始めた。 初期飽和圧力は設定したものと、実際の値とが若干異 っており表中には、その両者が記されている。水位は 実験開始時に水位計で読みとった値(%)と、これを 換算計算によって高さ(m) に直した値の両者を記し た。残留水量は、残留水を台秤で測ったものである。

(292)

表 2-2 実 験 条 件

実験 番号	年月日	Vol. 数	破断口 位 置	初期 圧力	破断 口径	初期	水位	ヒーター	ボイ	ド큵-	残留 水量	備 考
1	1974 年 10月16日	3	上部	atg 50	1″	% 87.5	m 1. 30	OFF	1	5 9	kg 6. 85	
2	10月23日	3	上部	30	1	89	1.27	kW 2. 25	1	59	12.95	
3	11月9日	3	上部	40	1	90	1.30	2. 33	× 1	5 9	10.0	
4	11月13日	3	上部	50	$\frac{1}{2}$	90. 5	1.34	2.25	1	5 9	19.2	
5	11月15日	3	上部	30	1⁄2	90	1.28	2.25	1	5 9	26.0	
6	11月 22 日	3	上部	50	$\frac{1}{2}$	90. 5	1.34	2.22	1 4	5	17.8	No.4 ボイド計位置 内壁より 147mm
7	11月29日	3	上部	50	$\frac{1}{2}$	90	1.33	2.20	1 4	5	18.5	No.4 ボイド計位置 内壁より10mm
8	12月6日	1	上部	50	1⁄2	89. 5	1.33	2.24	1	5 9	25.7	
9	12月9日	1	上部	30	$\frac{1}{2}$	90.5	1.29	2.25	1	5 9	33. 5	
10	12月13日	1	上部	30	1	90	1.28	2.34	1	5 9	20.4	TE-4 95秒で上昇
11	12月16日	1	上部	50	1	90	1. 33	2.20	$\stackrel{\times}{1}$	× × 5 9	14.1	TE-4 70 秒で上昇
12	1975 年 2月10日	1	上部	30	1	90	1.28	OFF	123	× 5 7 9	20.6	DPT測定せず
13	2 月14日	1	上部	30	1	89.6	1.27	2. 18	$\stackrel{ imes}{1}$ 2 3	579	20.4	DPT 測定せず
14	4月1日	1	上部	50	1	90	1.33	O F F	123	579	14.9	
15	4月10日	1	上部	30	1	59. 5	0. 91	OFF	123	579	21.2	
16	4月21日	1	上部	50	1	60.5	0. 95	OFF	123	579	15.2	
17	9月8日	1	下部	50	1	90.5	1.34	O F F	$\stackrel{\bigtriangleup}{1}$ 23	579	2.7	
18	9月20日	1	下部	30	$\frac{1}{2}$	90	1.28	OFF	$\stackrel{\triangle}{1}_{2}_{2}_{3}$	579	7.6	
19	9月26日	1	下部	50	1⁄2	60	0. 95	OFF	$\begin{array}{c} \triangle \triangle \triangle \\ 1 & 2 & 3 \end{array}$	579	6.1	
20	10月2日	1	下部	44	$\frac{1}{2}$	90		OFF	$\begin{array}{c} \triangle \triangle \\ 1 & 2 & 3 \end{array}$	579	6.4	DT -1測定できず (所定の値に達する 前にブロー)
21	10月8日	1	下部	50	1⁄2	86.5	1.29	O F F	$\begin{array}{c} \triangle \triangle \\ 1 & 2 & 3 \end{array}$	579	6.7	

(293)

実験 番号	年月日	Vol. 数	破断口 位 置	初期 圧力	破断 口径	初期	水位	ヒーター	ボイド	計	残留 水量	備考
22	1975年 10月16日	1	下部	atg 50	1/2"	91 [%]	m 1.34	OFF	$\stackrel{\triangle}{1}$ 235	79	kW 5. 9	
23	10月22日	1	下部	30	1/2	60	0.92	OFF	$\begin{array}{c} \triangle \triangle \triangle \\ 1 & 2 & 3 & 5 \end{array}$	79	9. 15	
24	12月10日	1	下部	50	1	60	0.95	OFF	$\begin{array}{c} \triangle \triangle \triangle \\ 1 & 2 & 3 & 5 \end{array}$	7 9	4.0	
25	12月24日	1	下部	30	1	90	1.28	OFF	$\begin{array}{c} \bigtriangleup \bigtriangleup \\ 1 \ 2 \ 3 \ 5 \end{array}$	×× 79	4.7	
26	12月26日	1	下部	30	1	60	0.92	OFF	$\begin{array}{c} \triangle \triangle \triangle \\ 1 & 2 & 3 & 5 \end{array}$	×× 79	4.2	
27	1976 年 1月14日	1	下部	50	1⁄4	90	1. 33	OFF	$\stackrel{\bigtriangleup}{1} \stackrel{2}{2} 35$	7 9	8.2	途中でブローさせた ため早く圧力落ちる (圧力記録が切れた)
28	1月29日	1	下部	50	1⁄4	90	1. 33	OFF	$\stackrel{\bigtriangleup}{1235}$	$7\stackrel{\times}{9}$	7.0	
29	2月5日	1	下部	30	1⁄4	90	1.28	OFF	$\stackrel{\bigtriangleup}{1235}$	7 9	10.0	
30	4月14日	1	中部	50	1	90	1. 33	O F F	2356	5 7 9	9.3	
31	4 月15日	1	中部	30	1	90	1.28	OFF	2356	579	10. 15	
32	4月17日	1	中部	30	1⁄2	90	1.28	OFF	2356	< × 5 7 9	20. 85	
33	4月23日	1	中部	50	1⁄2	90	1. 33	OFF	2356	$\begin{bmatrix} \times \\ 7 9 \end{bmatrix}$	16.65	
34	4月26日	1	中部	50	1⁄4	90	1. 34	OFF	2 3 5 e	579	21. 75	

2.2.3 実験データの整理

(1) 圧力特性の整理

ビジグラフ上に圧力容器内圧力P-1及び放出オリフィス前後の圧力P-3, P-5の時間的変化が得られた。これから1秒ごとの圧力値を読みとりグラフとして整理した。なお, P-1とP-3の圧力変化はほぼ同じ値を与え, またP-5はラプチャディスク破断後すぐ大気圧へ向って急降下する特性を示したので, P-3, P-5はチェックを目的とし,本報告にはP-1の結果のみを示した。

(2) 差圧特性の整理

上部放出ノズルと下部放出ノズル間の水位を測定す る目的で, この間の差圧の時間的変化をビジグラフ上 に記録した。圧力容器内の飽和水と飽和蒸気の比重量 は圧力によって異なるため, 差圧指示計の読みと実際 の水位も圧力によって異なる。そこで大気圧の下で, 差圧指示計と差圧変換器の出力電流及び差圧計のスパン間水位の関係を検定し、これをもとに任意圧力の水位を差圧指示計の読みから求める方法をとった。 ・ 検 定

表2-3に検定値として求めた差圧指示計の指示値 (0~100%),差圧変換器の出力電流(4~20mA), 及び差圧計のスパン間水位(mm)の関係を示す。こ れを差圧指示計の指示値と,差圧変換器の出力電流及 びスパン間の水位の関係として与えたのが図2-9で ある。この図より明らかなように,指示計指示値の0 ~100%が差圧変換器の出力電流4~20mAにほぼ対 応して設計通りになっていること及び指示計の指示値 と水位には直線性があることがわかる。

 ・ 任意圧力における差圧指示計の指示値(又は出力 電流)と水位の関係

大気圧における検定データより、任意圧力における

12

差圧指示計	出力電流	スパン間水位
91%		805mm
81%	17.1 mA	710mm
70%	15.4 m A	608mm
60%	13.8 mA	510mm
50%	12.2 mA	410mm
40%	10. 65m A	320 m m
30%	8. 95m A	220 m m
20%	7. 35m A	125m m
50%	12.1 mA	405mm
80%	16. 95m A	700 m m
91%	18. 65m A	805m m

表 2-3 差圧計の検定値



図 2-9 差圧計検定線図

指示値と実際の水位との関係を求める。そのため、ま ず差圧変換器の調整による Suppression 差圧: S_{up} . (kg/m²) 及び Span 差圧: $S_{pan}(kg/m^2)$ を定めなけ ればならない。図 2 —10 に示すように、 スパンを H



図 2-10 差圧測定記号図

(m),水位をスパン間で h(m),圧力容器内で h+H₀
 (m)とすると,圧力容器内のスパン間差圧 4P₁ は

$$\Delta P_1 = h \gamma_l + (H - h) \gamma_g$$

導圧管内のスパン間差圧 **ΔP**2 は,

$$\Delta P_2 = H \gamma_r$$

ただし、 γ_l 、 γ_g はその圧力での水 と 蒸気 の比重量、 γ_r は 40°C の水の比重量である。この場合 $4P_2 > 4P_1$ なので、h の増大と共に $4P_1$ が増大して 差圧計 D P の出力は減少することになる。そこで $4P_2$ に Suppression をかけて引落し、

 $\Delta P_1 > \Delta P_2 - S_{up}$

STEAM -

となるようにしている。また、指示計指示値0~ 100%になるよう $\{ dP_1 - (dP_2 - S_{up}) \} / S_{pan}$ の形で Span を用いる。以上により指示計指示値を x% とす ると







図 2-12 破断直後のボイド計記録例

(296)

検定データより x=100% で h=0.895mr=50% で h=0.410m

$$\kappa = 50\%$$
 \tilde{c} $h = 0.410 \text{ m}$

また, 20℃ の r1 と rg 及び 40℃ の rr を用い, H=1.148m とすると,

> $S_{pan} = 96.831 \text{kg}/\text{m}^2$ $S_{up} = 1213.9 \text{kg}/\text{m}^2$

0up-1210. 5kg/ m

これより,スパン間水位 h と指示値 x% 及び各圧力 の物性値との関係は

$$\frac{h}{H} = \frac{8.435x - 65.15 - \gamma_g}{\gamma_l - \gamma_g}$$

ただし, H=1.148m, H₀=0.312m である。

本報告では実験データとして,差圧計指示値 x% と 時間の関係を示したが,これと圧力特性曲線を利用す ることにより,水中に蒸気泡が含まれない場合の水位 の時間的変化を求めることができる。

(3) ボイド率の整理

触針式ボイド計のビジグラフ上の記録は、図2-11 に2例を示すように、ボイド計の先端に蒸気がくるか 水がくるかを時間の経過と共に示すようになってい る。すなわち蒸気に接触している時間の長い程,その 部分でのボイド率が大きいことになる。図2-12は水 位が約870mmの1ボリューム上部破断実験のブロー ダウン開始直後のボイド記録の変化例である。この例 では、始め水位がV-3とV-5のボイド計の間にあ るため、V-5は水を指示し、V-1~V-3は蒸気 を示している。ブローダウンを開始して数百m sec 経 過すると、圧力容器内の水中に蒸気泡が発生し、これ によって水位が上昇する。そのためV-3、V-2、 V-1の順で水に接触するようになることがわかる。 一方、V-5は蒸気泡を検知するようになる。

このような多くのデータをボイド率として整理する ため、記録紙上の適当な位置(主に水と蒸気の記録の 中央)に直線をひき、0.2 ないし1.0 秒の間に蒸気が 何%を占めているかでボイド率とした。このようにし て、全データにつき、全てのボイド 計の記録を整理 し、実験結果としてもこの形で以下に示すこととす る。

2.3 実験結果

図2-13~図2-46に実験データとして,実験番号 順にブローダウン中の圧力,差圧,及びボイド率の時 間的変化を示す。

(1) 3ボリューム上部破断実験

図2-13~図2-19には上部破断の3ボリューム実



(297)



図 2-17(b) No. 5 実験の差圧記録

(298)

を調べようとするものである。実験は、破断オリフィ

16





スロ径を25.4mm(1インチ)と12.7mm(1/2イン チ)の2種類,水位を指示計の指示値でほぼ90%と し,初期飽和水圧力を50kg/cm²g,30kg/cm²g(1ケ ースだけ40 atg)として行った。なおヒーターは第1 回実験のみOFFとしたが,第2回以後は全てONと



図 2-19(c) No. 7 実験のボイド率記録

した。ボイド計は3ケを使用し、最初の5回はV-1, V-5, V-9の3本に取付けて, E-9-上部プレナム部にあるV-1, V-5と, E-9-周囲環 状部のV-9によるボイド率の変化を測定した。

圧力の時間に対する変化は図よりわかるように,1 秒以内にアンダーシュートがみられ,回復して後,次 第に減少していく様子がわかる。また,ボイド率の時 間的変化の図には,1秒ごとの各ボイド計によるボイ ド率の時間的変化が示されている。特徴的なことは, V-1のボイド率が一番始めに100%に上昇し,次い でV-9,であり,V-5が一番低い値を示すことで ある。これは上部プレナム部にあるV-1とV-5の うち,V-5が下部にあるのに対し,V-9がヒータ ー周囲環状部の中程にあるため早く水位が低下するか

らである。

(299)



18

(300)





図 2-28(c) No. 16 実験のボイド率記録

差圧の時間に対する変化をみると、ブローダウン直 後に差圧が一寸上昇して再び元にもどるのがみられ る。ブローダウン直後の差圧は、ほぼ上部プレナムと ヒーター周囲環状部間の差圧を示す。残留水量は破断 口径が大きく,初期圧力が大きい程少なくなっている。

(2) 1ボリューム上部破断実験

図 2 -20~2 -28に1 ボリュームの上部破断実験結 果を示す。初期圧力は 50kg/cm²g及び 30kg/cm²g, 破断口径は 25.4mm(1インチ)及び 12.7mm(1/2 インチ),初期水位は約 90%と約60%であり,ヒータ ーは No. 8, 9, 10, 11, 13 についてONとし,その 他はOFFとした。また,ボイド計は No. 8~No. 11 についてはV-1, V-5, V-9の3本を用い, No. 12以後は V-1, V-2, V-3, V-5, V -7, V-9に取付けた6本を用いた。No. 10, No. 11の2つについては,さらにブローダウン後のヒータ ー壁面温度の上昇を調べた。 No. 12, 13 では差圧の 測定を行わず,また, No. 11 実験ではボイド率の測 定に失敗した。

圧力の時間的変化に対する図にみられるように, 1 ボリュームの上部破断実験においても, ブローダウン 直後に圧力のアンダーシュートがみられることがわか る。アンダーシュート後は圧力は回復して次第に低下 する。

ボイド率の時間的変化をみると,1ボリュームの場 合には、V-1、V-5、V-9の順に、下部程ボイ ド率が低いことがわかる。 No. 10 のボイド率の例で みるように、V-1のボイド計はブローダウン前は蒸 気部に出ていたものが、ブローダウン 直後急に低下 し、1~2秒間、V-5の方が大きなボイド率の状態 が続き、その後V-5より大きなボイド率となる。こ れはブローダウンにより水面下で発生した蒸気が水面 を押上げることにより、V-1のボイド計が蒸気から 水を感知するように変るためであって、V-5部の方 が発生蒸気が多いことを示している。No. 12以後 は、6本のボイド計によるボイド率の変化を示して いるが、上部に取付けたボイド計によるボイド率の方 が高い値を示すこと、各ボイド率は時間的に変動する ため、局所的には下部の方が大きなボイド率となるこ ともあることなどがわかる。一般に破 断 口 径 が大き く、初期圧力が高い程ボイド率が高くなることがわか る。

差圧の時間的変化の図より上部破断の場合もブロー ダウン直後に若干の差圧のオーバーシュートがみら れ、その後、次第に減少することがわかる。ブローダ ウン直後のオーバーシュートは圧力容器内上下の圧力 差及び水柱の上方への加速のためのものであり、それ

20



(303)





25

25

75

cm²g及び 30kg/cm²gの2種類,破断口径を25.4mm (1インチ),12.7mm(1/2インチ)及び 6.4mm (1/4インチ)の3種類,初期水位を90%と60%の2 種類についていろいろな組合わせで行った。ヒーター は全て**OFF**とした。また,ボイド計は6本取付け

(304)

 cm^2g で1インチの条件で行い,ヒーターのON,O FFがあまり影響しないことを確かめた。これは、ヒ

図2-29~図2-41に、下部破断実験の結果を示

す。実験は上部破断実験と同様に,初期圧を 50kg/

ーター出力が小さいためと考えられる。

(3) 1ボリューム下部破断実験



23

(305)





た。

なお, No. 20 の実験は, 所定の初期圧力に達する 以前 (44kg/cm²g) に, N₂ ガス系 の漏洩のため ブロ ーダウンをさせたものであり, または No. 27 ブロー ダウン直後の圧力の測定ができず, かつ途中で大気へ 開放させたため実験として失敗したものである。

下部破断の場合の圧力特性は、図にみるように2段 階に分れていることがわかる。すなわち、ある時間ま で比較的ゆるやかな圧力降下を示していたものが、そ れ以後急に圧力降下が大きくなることである。これ

24

(306)



は、下部破断のためブローダウン後しばらくは気液2 相の流出が行われるが、水面が破断口位置に達すると 急に蒸気の流出に変るため、圧力降下が早くなるため である。

ボイド率の特性も上部破断の時とは大きく異なる。 すなわち,ボイド計取付位置を水面が通過する前は比 較的低いボイド率を示していたものが,水面の通過と



共に100%のボイド率へ急上昇する特性を示す。そ こで、V-1、V-2、V-3、V-5、V-7、V -9の順で100%へ上昇する時間がおそくなることに なる。また一般に下部破断ではボイド率は多くの場合 10~20%以下と比較的低いことが図よりわかる。

なお、上部破断と異なって、水面はブローダウン後 降下する一方なので、初めから蒸気部へ出ていたボイ ド計によるボイド率は最後まで100%であった。

差圧の測定値も2段階に分れる。すなわち, ブロー ダウン後二相流の流出時期に, ほぼ一定の割合で降下 していたものが, 水面が破断口に達したところでほぼ 一定の値になることである。下部破断の場合には, ボ イド率が低いので, この差圧と圧力及び水の比重量を 用いて, 水面の降下を計算できる。

残留水量は,上部破断と比較し,ずっと少なくなっ ているが,これは破断口より下の容積が小さいことに よる。

(4) 1ボリューム中部破断実験

図 2 -42~図 2 -46に中部破断実験の結果を示す。 実験は初期圧力50kg/cm²g,及び 30kg/cm²g,破断口 径25.4mm (1 インチ),12.7mm (1/2インチ)及び 6.4mm (1/4インチ),初期水位90% とし,ヒーター はOFFとした。また,ボイド計はV-2,V-3, V-5,V-6,V-7,V-9の位置に合計6本取 付けた。

(307)







断の時と同じく,水面の降下と共に急に100% へ上昇 するのに対し, V-6, V-7, V-9は,水面が破 断口へ達して以後上部破断の場合と同様の,比較的高 いボイド率を示すことになる。

差圧特性も同様で,水面が破断口まで低下する間



図 2-46(c) No. 34 実験のボイド率記録

は、早い速度で低下するが、それ以後はほぼ一定のゆ っくりした降下を示す。この差圧が下部破断より大き いことは残留水量がそれだけ多いことを示す。

残留水量は上部破断と下部破断のほぼ中間の値を示 している。

3. 実験結果の考察

3.1 破断口位置と圧力降下特性

図3-1~図3-5に、初期飽和水条件が同じ場合 の破断口位置の差による圧力降下特性を示す。初期条 件に若干の差があるためある程度ばらついているが、 一般に次のような傾向がみられる。すなわち、上部破 断の場合には、ブローダウン直後のアンダーシュート がみられること、及びその後の圧力降下が急なこと、 また下部破断の場合には、始め圧力降下が急なこと、 また下部破断の場合には、始め圧力降下が急なこと、 なることである。また中部破断の場合には、上部破断 と下部破断の中間的性質を示すことがわかる。上部破 断の場合に始め圧力降下特性が急な理由は蒸気部から の流出のためであり、下部破断の場合には始め気液2 相流の流出のため、圧力降下がそれほど急にはならな い。上部破断の場合にブローダウン時間が長いのは、 残留水量が多いことによる。

3.2 破断口径と圧力降下特性

(309)







25.4mm (1インチ)のブローダウンに対し,12.7m m (1/2インチ) のブローダウン特性の時間軸を1/4と し、6.4mm(1/4インチ)のブローダウン特性の時間 軸を1/16として、同じ条件のブローダウン特性を比較 したものが、図3-6~図3-11である。これらの図 より明らかなように、破断口径の小さい方が相対的に ブローダウン時の圧力降下が早くなっている。これは 上部破断の場合には、破断口径の大きい方が流出流体 に水が混った2相流の流出となっている時間が相対的 に長く,ゆっくりとしたブローダウン特性を示すこと による。また,下部破断の場合には,破断口径の小さ い方が,水が低乾き度状態で流出する割合が大きく, 破断口径が大きくなるとブローダウンに伴う減圧沸騰 が激しくなって、破断口を高乾き度状態で流出する割 合が大きくなるためと考えられる。それ故,破断口径 の小さい方が相対的にブローダウン時間が早くなると 考えられる。

中部破断の場合も同様の傾向を示すことは、中部破 断が上部破断と下部破断の両方の性質を兼ねているこ とから明らかである。

なお,長時間経過後には,破断口径の小さいものの 方が相対的に高い圧力を示すことは,残留水量が破断 口径の小さい場合の方が多いことによる。すなわち, 破断口径の大きいものの方が減圧沸騰が激しく,従っ て特に水面が破断口以下となった場合のキャリーオー バーとしての液の流出が多くなることによる。

3.3 その他の圧力特性

(1) 1ボリュームと3ボリュームの相違

圧力容器内部に内部構造物 を入れた3 ボリューム と,それを取除いた1 ボリュームでの実験の比較とい う意味で,図3-12に初期飽和圧力50kg/cm²g,破断 口径12.7mm,初期水位1.34m(約90%)という初期 条件下における圧力の時間的変化を示した。





この図よりわかるように、3ボリュームの方がブロ ーダウン時間が若干長くなる。これは、内部構造物が あると、中の流体の動きに抵抗力が働くことになり、 各ボリューム間の流体の移動のおくれがあらわれるた めと考えられる。それ故、ボリューム間抵抗の増大と 共にこの差は大きくなると考えられる。

(2) ブローダウンの再現性

本ブローダウン実験の再現性を確認する意味で,同 じ初期条件の実験における圧力特性の比較を行った。 図3-13に,3ボリュームで初期圧力50kg/cm²g,破 断口径12.7mmの場合の圧力特性の例を示す。これで わかるように,3回の実験における圧力特性の再現性 はきわめてよい。





図 3-14 ボイド率特性の再現性

また,図3-14に1ボリューム上部破断で初期圧力 30kg/cm²g,破断口径25.4mmの場合のボイド率特性 の例を示す。これでわかるように,ほぼ同条件で行っ た No. 10 と No. 13 の実験におけるボイド率の時間 変化の再現性はきわめてよい。

3.4 差圧とボイド率及び水面降下の関係

2.2.3節に記した如く,水面下に蒸気泡がない時の スパン間水位 h(m),スパン間距離 H(m),差圧計指 示値 x(%)の間には,水と蒸気の比重量を r₁及び r_g(kg/m)として,次の関係がある。

$$\frac{h}{H} = \frac{8.435x - 65.15 - r_g}{r_l - r_g}$$
(3.4-1)

ところで、スパン間の水面下の平均ボイド率を α_m とすると、みかけのスパン間水位 h'(m) と、差圧指示値 x(%) との関係は、

$$\frac{h'}{H} = \frac{8.435x - 65.15 - r_g}{(1 - \alpha_m)(r_l - r_g)}$$
(3.4-2)

である。すなわち、 $\alpha_m = 0.5$ の時は、スパン間水位は、 $\alpha_m = 0$ の時にくらべ2倍になる。

上部破断の場合,水面下のボイド率が大きいため, 蒸気ボイドを考慮して,ボイド率を含んだ形の式を使 わなければならない。

一方、下部破断の場合には、水面下ボイド率が小さいことが、実験結果からわかっており、この場合には、ボイド率 $\alpha_n \Rightarrow 0$ として、計算することにより水位を計算できる。

図3-15は、下部破断の場合のボイド率の変化と、 差圧計及び圧力の記録から計算した水位の降下との関 係で、矢印は各ボイド計位置を水位が横切る時間を示 したものである。図よりわかるように、下部破断の場 合は水面下のボイド率が小さいので、ボイド率が100 %へ飛ぶ時刻と、差圧計の読みから *am*=0 とおいて 計算した水位降下による各ボイド計の横切位置とはよ



図 3-15 差圧から計算した水位降下とボイド計 による記録の比較(下部破断の例)



図 3-16 差圧から計算した水位降下とボイド計 による記録の比較(上部破断の例)

く一致している。

図3-16は、上部破断におけるボイド率の変化と、 差圧計および圧力計の記録から計算した平均ボイド率 の関係を比較したものである。水位の降下と共に、差 圧計のスパン間水位 h とスパン間長さ H の比 h/Hは 1.0 から次第に小さくなる。そこで、差圧計の記録 から平均ボイド率を求める際は (3.4-2) 式を利用し、 水位 h/H ((3.4-2) 式における h'/H) をパラメー タとした α_m として計算値が求められる。図3-16 は、この h/H を1.0, 0.8, 0.6 と仮定して、差圧計 および圧力計の記録から計算した α_m を α_1 , α_2 , α_3 として与えてある。

図よりわかるように h/H=1.0 とする と 平均ボイ ド率は次第に上昇するが、一方 V-5の 測定値からは 次第にずれてくる。これは、水位が低下した効果と考 えられ、h/H を1.0以下にしたものが実際の平均ボイ ド率を示すと考えられる。一方、水位が低下すると、 ボイド計による平均ボイド率もV-5→V-6→V-9が平均ボイド率を示すようになる。h/H=一定の曲 線が各ボイド計位置のボイド率データを横切ることが

30





0

このことを示している。

3.5 ヒーター有無によるボイド率の相違

ヒーターをONとした場合とOFFとした場合のブ ローダウン特性の相違を圧力特性及びボイド率特性に ついて示したものが図3-17~図3-19である。図3 -17及び図3-18は,それぞれ初期圧力50kg/cm²g, 及び30kg/cm²gで,オリフィス口径25.4mmの場合の 圧力特性を示し,図3-19は初期圧力30kg/cm²gでオ リフィス口径25.4mmの場合のボイド率特性について 示したものである。

図よりわかるように、各ブローダウン特性は、ヒー ターが**ON**の場合と**OFF**の場合でほとんど差がな い。これは、ヒーターの出力がブローダウンに伴うエ ンタルピー変化にくらべ小さいことによると考えられ る。特に、ブローダウン時の変化の激しい場合、すな わち破断口径の大きい場合には、ヒーターの影響が小 さいと考えられる。

本実験では,上部破断にヒーターをONとしたもの もあったが,以上の理由により,ヒーターをOFFと したものと同じものと考えて整理及び考察を行った。

3.6 破断口径とボイド率

ブローダウン時間は大ざっぱな傾向として,破断口 の面積に逆比例するのであろうことは3.2節で示した。 そこで,次に3.2節と同様にオリフィス口径25.4mm を実時間とし,12.7mmのデーターを時間軸で1/4, 6.4mmのデータを時間軸で1/16にして,それぞれの ポイド率の時間的変化を示したのが図3-20~図3-22である。図3-20は初期圧力50kg/cm²gの上部破断 の場合のボイド率について,V-1とV-5をオリフ



図 3-20 破断口径とボイド率の関係

31

(313)



図 3-21 破断口径とボイド率の関係





ィス口径25.4mmと12.7mmについて示したものであ る。図よりわかるように、オリフィス口径が小さい方 が相対的に水位降下が早く、そのため早くボイド率が 100%へ変る。一方、V-5のボイド率はオリフィス 口径が小さい方が低くなっている。これは3.2節でも 示したように、オリフィス口径が小さい方がブローダ ウン過程、従って、減圧沸騰の激しさが小さいため、 水位以下のボイド率が小さく、水位の降下が早くなる ものと考えられる。図3-21は初期圧力50kg/cm²gの 下部破断のボイド率をオリフィス口径が25.4mm, 12.7mm及び6.4mmについて示したものである。図 よりわかるように一般に、破断口径の小さい方が相対 的に早くボイド率が100%になる。(すなわち水位降 下が早い。)また、ボイド率が100%へ移る以前におい ては破断口径の小さい方がボイド率が低い。これも 3.2節で示したように破断口径の小さい方が減圧沸騰 の激しさが小さくそのため水位以下のボイド率は小さ くて、低乾き度の飽和水としての放出に近くなるのに 対し、破断口径の大きい場合減圧沸騰が激しくて、破 断口での放出乾き度が相対的に大きくなるためと考え られる。図3-22は初期圧力50kg/cm²gでオリフィス 口径25.4mm、12.7mm及び6.4mmの中部破断の場 合のV-2、V-6及びV-9の比較を行ったもので ある。これは3.2節に示した考察と同様に、上部破断 と下部破断の中間的性質を示している。すなわち,破 断口以上にあるV-2は下部破断の時と同様にオリフ ィスロ径の小さい方が相対的に早く水位降下している ことがわかる。V-6の特性をみると,ブローダウン 初期にはオリフィスロ径が小さい方がボイド率が低い が、水位降下がV-6に近づく頃には,逆にオリフィ スロ径の小さい方がボイド率が高くなって,相対的に 早く水位降下する。一方V-9をみるとオリフィスロ 径の小さい方が相対的にボイド率が低く,上部破断と 同様の傾向を示すことがわかる。

3.7 気泡勾配モデルとボイド率

次章で詳細を示すように、本実験結果の解析のため ブローダウン中の圧力容器内の流体に対し、いくつか のモデル化を行った。その1つに気泡勾配モデルがあ



る。これは KELAF 3や4などのフロータリン現象所 析コードに用いられているもので,水位以下のボイド 率が直線的に上方ほど大きな値をとるとするものであ

(315)

(316)

図 3-28 時間によるボイド率分布の変化(中部破断)

る。すなわち, 圧力容器底面からの水位の高さを 2m(m), 任意の高さ z(m)とし, 水位以下の 平均ボイド 率を $\overline{\alpha}$, 気泡勾配係数を C_x , z(m) に お けるボイド 率を $\alpha(z)$ とすると,

$$X = \frac{z}{z_m}$$

0 $\leq \overline{\alpha} \leq 0.5$ の時 $\alpha(z) = 2C_x \overline{\alpha} X + (1 - C_x) \overline{\alpha}$ **0.5**≦[−]≤1.0 の時

 $\alpha(z) = 2C_x(1-C_x)X + (1-C_x)\overline{\alpha} - C_x$

として $z(\mathbf{m})$ の高さのボイド率を定義するわけである。 $\alpha(z)$ は、平均ボイド率 α と共に C_x の 関数となっている。 C_x を 1.0,0.8,0.5,0.2 とした場合の水位以下のボイド率分布の例を図3-23に示す。これにより、 C_x が大きい程ボイド率分布の勾配が大きなことがわかる。なお、 $C_x=0$ とすると、水位以下の

(317)

図 3-29 時間によるボイド率分布の変化(中部破断)

気泡は完全混合となることが式より明らかである。

ボイド率の実験データより, 垂直方向にボイド率が いかなる分布をしているか調べたものが, 図3-24~ 図3-29である。これは, ブローダウン開始後のある 時間における垂直方向のボイド率がいかなる分布をし ているかを求めるもので,縦軸にその時の水位高さで 割ったボイド計取付位置(X=2/2m), 横軸にボイド 率をとったものである。ここで, ボイド率はばらつき をならし,時間的に平均値と思われる値をえらんだ。

図 3 -24は初期圧力 30kg/cm²,破断口径25.4mmの 上部破断の場合で,破断後 7 秒,10秒,15秒,17秒, 19秒の 5 点について調べたものである。図中には,比 較のため,気泡勾配モデルにおける $C_x=1.0$,0.8, 0.6 の各直線を示してある。これら 5 枚の図から明ら かなように,若干のばらつきはあるが, $C_x=0.8$ とす れば比較的,全体としてよく実験値とあうことがわか る。

図3-25は、初期圧力50kg/cm²、破断口径25.4mm の上部破断の場合であり、ブローダウン開始後4秒、 6秒、8秒、11秒、12秒、17秒におけるボイド率分布 を示したものである。この場合においても、ボイド率 分布はばらつきはあるが、垂直方向にほぼ直線的にな っており、 C_x に関しては $C_x=0.8$ がよい近似とな っていることがわかる。

図3-26は、初期圧力50kg/cm²、破断口径25.4mm の下部破断におけるボイド率分布を、ブローダウン開 始後1.5秒,2.5秒について示したものである。1.5 秒,2.5秒の時にV-3とV-5のボイド率がそれぞ れ100%へ変ったため、この時、水位がそれぞれのボ イド計取付位置を通過したものとして、図の縦軸を定 めた。1.5秒の時、ボイド率分布の勾配が気泡勾配モ デルによるものより急になっているのが特徴的であ る。

図3-27は、初期圧力50kg/cm²,破断口径12.7mm の下部破断の場合であり、ブローダウン開始後1.5秒, 3秒,5.5秒について示した。これらの図より明らか なように、ボイド率分布は気泡勾配モデルで示すもの より急勾配となっている。これは、下部破断の場合、 ブローダウン時間が短く、水位が早く降下し、その 際、水面近くで蒸気が多く発生し、下部ではあまり発 生しないことを示している。

図3-28は、初期圧力30kg/cm²、破断口径25.4mm の中部破断の場合をブローダウン後、1.5秒、9秒、 16秒について示したものである。1.5秒はV-3の点 を水面が通過した時であって、ボイド分布は下部破断 の特徴を示して気泡勾配モデルより急な分布となって いる。9秒の時水位が破断口位置まで下り、これと16 秒の時の分布は上部破断の特徴に似ており、 $C_x=0.8$ が近い分布になっている。

図3-29は、初期圧力50kg/cm²,破断口径12.7mm の中部破断の場合で、ブローダウン後2秒、3.5秒、 12秒について示してある。2秒と3.5秒の時は、下部

(318)

破断と同様の特徴を示して,ボイド率分布は急勾配と なっており,水位が破断口位置まで下った12秒には, $C_x = 0.8$ に近い分布となっている。

以上,ボイド率分布についてまとめてみると,上部 破断の場合,ボイド率は大きな値をとり,垂直方向に ほぼ直線的に分布しており,それは気泡勾配モデルの *Cx*=0.8に近いものとなっている。なお,ブローダウ ン直後の数秒のボイド特性は,きれいな直線的分布に ならないで全体的に蒸気が発生すると考えられる。下 部破断の場合,ブローダウン時間が短いことと,水位 降下が早いことがあって,気泡勾配モデルで示すより 急なボイド率分布となっている。これは減圧沸騰が水 面に近いほど激しくなっていることを示すものであ る。しかし,ボイド率自体の絶対値は小さい。中部破 断の場合,初め下部破断の場合と同様のボイド率分布 を示し,水位が破断口位置まで降下すると上部破断の 場合と同様に *Cx*=0.8 に近い垂直分布を示すように なる。

3.8 ヒーター表面温度について

3 ボリューム実験において、ヒーターをONとした 場合に、ヒーター表面温度の変化を 測定した。測定 は、ヒーター表面にうめ込んだシース熱電対により行 ったもので、うめ込位置は、有効発熱長さ 590mmの 上端から、110mm (TE-4)、310mm(TE-5)、 510mm (TE-6) である。ヒーターからの熱流束 は約 8×10⁴kcal/m²h であって、それ程大きなもので はない。そこでブローダウン中は流体の飽和温度より 一寸高い値を与え、かつ、ヒーターが水、又は蒸気と 水の混合体でおおわれている限り、ヒーター温度の上 昇はみられなかった。

図 3-30及び図 3-31には初期圧力がそれぞれ30kg

図 3-31 ヒーター表面温度の上昇例

/n⁴ g 及び 50kg/cm² g で,オリフィス口径25.4mmの 上部破断実験において,ヒーターをONとして長時間 待ち,TE-4による壁面温度の上昇過程を調べたも のである。水位が低下して,熱電対取付位置に近くな ると,何回かの壁面温度の上昇と再低下がくり返され て後,単調に増加する様子がわかる。

4. 解 析

4.1 RELAP 3¹¹及び 4²¹解析コードについて

RELAP 3 及び RELAP 4 解析 コードは、米国 Aerojet Nuclear 社でPWRの配管破断に伴うブロ ーダウン事故時の流体の挙動を解析するために開発さ れたものである。すなわち, RELAP 3 は圧力容器や 蒸気発生器などを含む原子炉一次系を適当なボリュー ムとそれらを結びつけるジャンクションに分け、各ボ リューム内でのエネルギ及び質量保存則とジャンクシ ョン部における運動量式とを解くてとにより、原子炉 一次系からの飽和水や蒸気の流出に伴う一次系内各部 での圧力、温度や蒸気と水の存在量などを時間を追っ て解析するものである。この解析コードは安全解析が 問題とされた初期に作成され、かつ公開されているこ ともあり、原子炉メーカーの作成する多くの解析コー ドの基本となっているものである。 RELAP 4 は RELAP 3をさらに高度にしたものであるが、扱って いるモデル自身に大差はない。

RELAP 3に取入れられている代表的なモデルは, 以下のようなものがあげられる。

- (イ) 破断口からの気液2相流の流出に対しては Moody による気液2相臨界流の式を用い、これに流量 係数 C_D を掛けることとする。C_D は縮流係数と実 験定数の両方の意味を持つ。
- (ロ) ボリューム内の流体に対し3.7節に記したような

(319)

気泡勾配モデルをとっており、 C_x をインプットパ ラメータとしている。

(*) ボリューム内の流体に対し,水面から上方の蒸気
 空間へ気泡が上昇して抜けると考える。この気泡離
 脱速度として VB (m/s 又は ft/s) をインプット
 パラメータとして入れるようになっている。

この RELAP 3 又は4の解析コードを本実験に適用 することは、原子炉に適用することと比較して最も単 純なケースであって、*C_D、V_B、C_x をインプットと* して与えることにより、解析結果を得ることができ る。当初、上部破断実験のいくつかについては、この RELAP 3を用いて実験結果との比較評価を行った。

4.2 BLODAC コードの概要

本実験における圧力容器内のブローダウン現象を解 析するため、1ボリュームブローダウン解析コード BLODAC (BLOWDOWN ANALYSIS CODE)を 作成した。これは船舶技研の共用計算機 TOSBAC 5600モデル120により1ボリュームのブローダウン現 象を解析して、本実験結果との比較評価に使用するた めのものであって、RELAP 3などとほとんど同等の モデルを含むものである。

(1) 圧力容器内のエネルギー及び質量の式

ブローダウン中における,ある瞬間における圧力容 器内の流体の重量をW(kg),圧力容器内容積をV(n'), 流体の内部エネルギをU(kcal)とし,蒸気と液をあ らわす添字として,それぞれv,lを用いると以下の 関係が全ての瞬間に成立っている。ただし,vは比容 積(n'/kg),uは比内部エネルギ(kcal/kg)であ る。

$U=u_vW_v+u_lW_l$	(4.2-1)
$W = W_l + W_v$	(4.2-2)
$V = W_v v_v + W_l v_l$	(4.2-3)

ところで, 圧力容器内のこの流体に破断口から G(kg/s)の速度で h_i (kcal/kg)の比エンタルピの流体 が流出し,かつ, Q(kcal/s)の加熱が外部からなさ れたとする。この場合のエネルギ式は以下のようにな る。

$$\frac{dU}{dt} = -Gh_i + Q \qquad \qquad \cdots \cdots (4.2-4)$$

A を仕事の熱当量 1/427(kcal/kg·m) として,比内 部エネルギ u を比エンタルピ h へ次の関係で書き 直すことにする。

$U_v = h_v - A p v_v$	(4.2-5)
$U_l = h_l - A p v_l$	(4.2-6)

これらと(4.2-1)式を(4.2-4)式へ代入すると次の 関係が得られる。

$$\frac{d(h_v W_v + h_l W_l)}{dt} - A V \frac{dP}{dt} = -Gh_i + Q$$

.....(4.2-7)

 $\dots (4.2-9)$

一方,流体の質量保存則より, $\frac{dW}{dW} = -G$

$$\frac{dW}{dt} = -G \qquad \qquad \dots \dots (4.2-8)$$

(4.2-2) 式を代入することにより $\frac{d(W_v+W_l)}{v} = -G$

また,圧力容器の容積は一定なので,内部の流体に は次の関係が成立たなければならない。

 $W_v v_v + W_l v_l = V$ ······(4.2-10)

 これを微分形にすると
 $\frac{d(W_v v_v + W_l v_l)}{dt} = 0$ ······(4.2-11)

以上, (4.2-7), (4.2-9), (4.2-11)の3式が解 くべき式である。

さて, 圧力容器内の蒸気と水は全ての瞬間に飽和状 態にあるとする。すると, 比エンタルピ hv, hi 及び 比容積 vv, vi は全て飽和状態にあることになり, 圧 力のみの関数として与えられることになる。この場合 (4.2-7), (4.2-9), (4.2-11)の3式は次のように 書ける。

$$h_{v} \frac{dW_{v}}{dt} + h_{l} \frac{dW_{l}}{dt} + \left(W_{v} \frac{\partial h_{l}}{\partial p} - AV\right) \frac{dp}{dt}$$

$$= -Gh_{i} + Q \qquad \dots \dots (4.2-12)$$

$$\frac{dW_{v}}{dt} + \frac{dW_{l}}{dt} = -G \qquad \dots \dots (4.2-13)$$

$$v_{v} \frac{dW_{v}}{dt} + v_{l} \frac{dW_{l}}{dt} + \left(W_{v} \frac{\partial v_{v}}{\partial p} + W_{l} \frac{\partial v_{l}}{\partial p}\right)$$

$$\times \frac{dp}{dt} = 0 \qquad \dots \dots (4.2-14)$$

すなわち,マトリックスで書くと

$$\begin{pmatrix} h_v & h_l & W_v \frac{\partial h_v}{\partial p} + W_l \frac{\partial h_l}{\partial p} - AV \\ 1 & 1 & 0 \\ v_v & v_l & W_v \frac{\partial v_v}{\partial p} + W_l \frac{\partial v_l}{\partial p} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \frac{dW_v}{dt} \\ \frac{dW_l}{dt} \\ \frac{dp}{dt} \end{pmatrix}$$
$$= \begin{pmatrix} -Gh_i + Q \\ -G \\ 0 \end{pmatrix} \qquad \cdots \cdots (4.2-15)$$

38

(320)

(4.2-15) 式よりわかるように、ある瞬間の圧力容器 内圧力 p, 蒸気と水の存在重量 W_v , W_l , 及び流出 速度 G, 流出流体比エンタルピ h_i , 加熱 速度 Q が 与えられると、その時の圧力 p 及び蒸気 と水の存在 重量 W_v , W_l の時間的変化、dp/dt, dW_v/dt , dW_l /dt が計算できることになる。

(2) 気泡勾配モデル

圧力容器内に存在する飽和水と飽和蒸気の状態に対 して、気泡勾配モデルを仮定することにする。このモ デルは圧力容器内の、ある高さまで水面が存在すると 仮定するもので、水面より上部は飽和蒸気が存在し、 水面より下部は気泡を含んだ飽和水が存在するとする ものである。そして、水面下の気泡のボイド率が高さ 方向に直線的に分布するとするものである。このモデ ルは RELAP 3など多くのブローダウン 解析用に用 いられているもので、本解析でもこれを用いることと する。

さて, 圧力容器内の断面積を一定の $S(\mathfrak{n}^{d})$, 水面の 高さを $z_{m}(\mathbf{m})$ とすると, 水面下の流体の体積 V_{m} (\mathfrak{m}^{d}) は次のようになる。

 Vm=Szm
 ·····(4.2-16)

 一方 Vm は水面下に存在する蒸気の重量 Wvb(kg)

 と次の関係がある。

 Vm=V-vv(Wv-Wvb)
 ……(4.2-17)

 この Wvb、の時間的変化は、蒸気量全体の時間的変化
 dWv/dt,及び水面より上部へ上昇する蒸気速度と水面下にある破断口から直接持ち去られる蒸気速度により次の関係で与えられる。

$$\frac{dW_{vb}}{dt} = \frac{dW_v}{dt} - \Psi x_i G - \frac{SV_B \alpha_{zm}}{v_v}$$
.....(4.2-18)

ててで,

であり、 x_i は破断口から流出する流体の蒸気重量率, V_B は水面近くにある蒸気泡が水面より上へ上昇する 速度、 α_{zm} は水面直下でのボイド率である。

 V_B はインプットデータとして与える場合が多い が、別の実験で得られた実験値を利用することもでき る。 x_i は破断口から流出する流体の蒸気重量率であっ て、本解析では圧力容器内の破断口の直径分の範囲に 存在する平均ボイド率 α_i を用いて次のように求め た。

$$x_i = \frac{\overline{\alpha_i}/v_v}{(1 - \overline{\alpha_i})/v_i + \overline{\alpha_i}/v_v} \qquad \cdots \cdots (4.2-20)$$

水面が破断口の直径の範囲より下に低下すると $\overline{\alpha_i}$ は 1.0になり, 直径の範囲より上にあれば破断口の中心 位置のボイド率に等しくなる。また,水面が直径の範 囲内にあれば,その範囲内での蒸気体積率として与え た。

水面下のボイド率 α は高さ方向に直線的に変化す るとして次のように与えた。まず、平均ボイド率 α_m が次のように与えられる。

これにより、高さ z(m) でのボイド率 α_z は

$$\alpha_z = m \frac{z}{z_m} + b \qquad \cdots \cdots (4.2-22)$$

ただし

$$0 \leq \alpha_m \leq \frac{1}{2} \mathcal{O}$$
時

$$\begin{cases} m = 2C_x \alpha_m \\ b = (1 - C_x) \alpha_m \end{cases}$$

$$\cdots \cdots (4.2-23)$$

$$\frac{1}{2} \leq \alpha_m \leq 1 \mathcal{O}$$
時

$$(m = 2C_x (1 - \alpha_m) \qquad (n + 2))$$

そこで, 水面近くでのボイド率 α_{2m} は次で与えられることになる。

$$\begin{cases} 0 \leq \alpha_m \leq \frac{1}{2} \quad \alpha_{2m} = \alpha_m (1 + C_x) \\ \vdots \\ \frac{1}{2} \leq \alpha_m \leq 1 \quad \alpha_{2m} = \alpha_m + C_x (1 - \alpha_m) \end{cases}$$

(4.2-23)~(4.2-25) 式にあらわれる C_x は,気泡分 布パラメータであって,インプットデータとして与え るものである。

(3) 流出流量の式

破断口から流出する流体の流出速度を与える式とし て,飽和蒸気流出の場合と飽和蒸気及び飽和水の二相 流流出の場合の2つを考慮した。

(a) 飽和蒸気流出

破断口が水面より上部にあり,流出流体が単相の飽 和蒸気である場合には,流出速度は臨界流又は通常の 単相流として流出する。破断オリフィス上流側の圧力 を *p*(kg/m²),飽和蒸気の断熱指数を κ とすると,臨 界圧力 *p*_e(kg/m²)は次で与えられる。

$$p_c = \left(\frac{2}{\kappa+1}\right)^{k/k-1} p$$
(4.2-26)

pb をオリフィス下流側の圧力とする。(本実験では大

39

気圧中へ放出したので *pb*=1.033×10⁴kg/m²となる。) すると流量 G(kg/s) は

 $p_c \ge p_b$ (臨界流となる)

$$G = C_{D_1} \frac{A_D}{v_v} \sqrt{\frac{2g\kappa}{\kappa+1}} p v_v \qquad \cdots \cdots (4.2-27)$$

 $p_c \leq p_b$

$$G = C_{D_1} \frac{A_D}{v_v} \sqrt{\frac{2g\kappa}{\kappa - 1}} p v_v \left\{ 1 - \left(\frac{p_b}{p}\right)^{\kappa - 1/\kappa} \right\}$$
.....(4.2-28)

ここで A_D は破断ロオリフィスの断面積であり、 C_{D_1} は流量係数である。 ($C_{D_1} \approx 0.6$)

(2) 二相流流出

破断口が水面より下にある場合には、気液二相流の 流出となる。この場合の計算法として、RELAP 3な どと同様、本解析でも現在世界的に広く用いられてい る Moodyによる二相臨界流の計算方法³⁾を用いるも のとする。これはオリフィス上流側(すなわち圧力容 器内)の流出流体のエンタルピとエントロピを知って 臨界流量を求めるものである。まず、流出流体の比エ ントロピ S₀ と比エンタルピ h₀ は、(4.2-20)式の x_iを用いて、

> $S_0 = S_l + x_i (S_v - S_l) \qquad \dots \dots (4.2-29)$ $h_0 = h_l + x_i (h_v - h_l) \qquad \dots \dots (4.2-30)$

 S_l , S_v , h_l , h_v は圧力容器内圧力 p の飽和水及び飽 和蒸気の比エントロピと比エンタルピである。

流出流量 G は, J を熱の仕事当量とすると,

$$G = C_{D_2} A_D \left\{ 2gJ \left[h_0 - h_{lc} - \frac{(h_{vc} - h_{lc})}{(S_{vc} - S_{lc})} (S_0 - S_{lc}) \right] \right\}^{\frac{1}{2}} \\ \times \left[\frac{\left(\frac{v_{vc}}{v_{lc}} \right)^{\frac{1}{3}} (S_{vc} - S_0) v_{lc}}{S_{vc} - S_{lc}} + \frac{(S_0 - S_{lc}) v_{vc}}{S_{vc} - S_{lc}} \right]^{-1} \\ \times \left[\frac{S_0 - S_{lc}}{S_{vc} - S_{lc}} + \frac{S_{vc} - S_0}{\left(\frac{v_{vc}}{v_{lc}} \right)^{2/3} (S_{vc} - S_{lc})} \right]^{-\frac{1}{2}}$$

 $\dots (4.2-31)$

Sve, *Sle*, *hve*, *hle*, *vve*, *vle* はそれぞれ臨界圧にお ける蒸気及び水の比エントロピ, 比エンタルピ, 比容 積をあらわす。この臨界圧状態は(4.2-31)式で

$$\frac{dG}{dp} = 0 \qquad \qquad \cdots \cdots (4.2-32)$$

の条件を満足する時として求めることができる。なお (4.2-31) 式中の *C*_{D2} は二相流状態におけ る流量係 数であって,インプットパラメータとして与えるもの である。

(4) 流出流体エンタルピ

図 4-1 BLODAC-1V のフローチャート

(4.2-15) 式であらわれる流出流体の比エンタルピ は (4.2-20) 式の xi を用い, (4.2-30) 式と同様に 次の形で与えることができる。

 $h_i = (1 - x_i)h_l + x_ih_v$ (4.2-33) (5) BLODAC $\exists - \aleph$

BLODAC コードのフローチャートの概要は図4-1に示す通りである。すなわち,まずインプットデー タの読込みとプリントを行い,次に必要な物性値の読 取りを行う。その後,破断口の位置と水位の関係に応 じて,単相流又は二相流の流出流量Gの計算を行 う。次にボイド計取付位置など必要とする位置でのボ イド率の計算を行う。そして,T=0又は所定の時間

40

(322)

後 (N=NN)の計算結果をプリントする。所定の時 間の計算を終了したなら (T=TC)計算をストップ するが、そうでない場合は、dp/dt、 dW_v/dt 、 $dW_l/$ dtの計算を行う。それらより

$$P^{N} = P^{N-1} + \frac{dp}{dt} \cdot DT \qquad \dots \dots (4.2-34)$$

のような遂次近似計算によって、1 ステップ後の各値 $を計算する。(DT は時間メッシュ)。同様に<math>dW_{vb}/dt$ の計算から $1 ステップ後の W_{vb}$ を求める。そして、 N=N+1と1 ステップすすめて元に戻る。

木コードは遂次近似法のため、安定な解を得るには時間メッシュのとり方に注意を要する。また、Moodyの二相臨界流量の計算を1回ごとに行っているため、それに大部分の計算時間を要する。長時間の計算を行うようにするには、これを表の形で入れるよう今後変更する必要がある。

なお,将来は本解析コードを多ボリュームに拡張す る予定であるが,さしあたり,1ボリュームのみを扱 うものを作成した。そこでこれを BLODAC-1V と 名づけることとする。

4.3 BLODAC と RELAP 3及び4との比較

BLODAC の解析モデルでは、流量係数として蒸気 単相流に対する CD1(=0.6) と二相臨界流 に対する CD2 とを分けて使用することにより,ある程度流量係 数としての物理的意味を考慮に入れられるようになっ ている。一方, RELAP3又は4においては, これは ただ1つの値としてインプットされるようになって いる。例として、🛛 4 - 2及び $\bigcirc 4 - 3$ に BLODAC と RELAP との同条件での計算結果の比較を示す。 図4-2は上部破断の場合の例で,流出流体はほぼ蒸 気の単相流であるため, RELAP で C_D=0.6, BLO DAC $\mathcal{C} C_{D_1}=0.6, C_{D_2}=0.6$ としたものである。 圧力特性は3つの計算結果がいずれも非常に近いこと をあらわしている。図4-3は、下部破断の場合の計 算例である。下部破断の場合、途中まで二相流流出で あるが、水位が低下してくるとあるところで単相流流 出にかわる。RELAP では、単一の流出係数しか用い られないのに対し、BLODAC では C_{D_1} , C_{D_2} という 2つのパラメータを用いているため、二相流の流量係 数と単相流の流量係数とを別々にえらび、図4-3の ような結果を得ることができる。二相流流出領域では 1.3という同じ流量係数であるため BLODAC と RE LAP はほぼ同じ圧力時間特性を示すのに対し、 単相 流流出になると BLODAC は $C_{D_1}=0.6$ という別の

図 4-2 BLODAC-1V と RELAP3 及び4の計 算結果の比較(上部破断)

図 4-3 BLODAC-1V と RELAP 3 及び 4 の計 算結果の比較(下部破断)

流量係数を与えられるので大きな違いがでてくる。そ して,このように単相流流出を別に扱うことが実験結 果を比較的うまくあらわすことがわかった。

4.4 BLODAC コードにおけるインプット パラメ -タ C_{D2}, V_B の整理

実験により得られた,圧力時間特性,ボイド率時間 特性,及び中部下部破断の場合の水位降下速度,の3 つの実験値をうまくあらわすような計算値 を 得 る た め,BLODAC コードにおいてパラメ - タ C_{D_2} , V_B をいろいろに変えることにより,最適の $C_{D_2} \ge V_B$ を求めた。

この方法を、上部破断実験について、RELAP 3 に より比較した図4-4から図4-6を用いて説明す る。すなわち、RELAP 3 では、気泡離脱速度 V_Bft/s と、流量係数 C_D をインプットパラメータ として与 えて計算を行わせるようになっている。 (C_x =0.8 と した。)図4-4は圧力特性の実験値と計算値の比較 例であり、 V_B =3ft/s、 C_D =0.7 とした①の計算値は 実験値より小さくなっている。同様に②で示した V_B =6ft/s、 C_D =0.7 の場合も小さすぎる。一方、 C_D = 0.5 とした④⑤はいずれも実 験値より大きい。実験値 に最も近いのは V_B =4ft/s、 C_D =0.6 の③の場合で ある。図4-5は、同様の方法でボイド率の比較を行

(324)

ったものである。 本印はボイド計V-5のボイド率で あって、 $V_B=3$ ft/s、 $C_D=0.7$ とした計算値は実験値 より大きく、 $V_B=6$ ft/s、 $C_D=0.5$ とした計算値は逆 に小さく、 $V_B=6$ ft/s、 $C_D=0.7$ 、 $V_B=4$ ft/s、 $C_D=0.6$ 、および $V_B=3$ ft/s、 $C_D=0.5$ の各組合せの時は いずれも実験値にほぼ近いことがわかる。そこで、図 4-6に、縦軸として C_D ,横軸として V_B をとり, 圧力特性とボイド率特性の実験値をよくあらわすよう なパラメータの組合せの範囲を示した。この図より明 らかなように圧力特性とよくあうパラメータ範囲とボ イド率特性とよくあうパラメータ範囲とは交さしてお り、この交った範囲内のパラメータの組合せのみが, 圧力とボイド率両方の実験値とうまくあう こ と にな る。

同様の比較を、BLODAC-1Vを用いて各実験値 に対して行った。BLODAC-1Vは蒸気単相流の流 量係数 C_{D_1} として 0.6 を用い、二相流の流量係数 C_{D_2} をインプットパラメータとして与えた。図4-7 及び図4-8は、このようにして求めた圧力、ボイド 率、及び水位降下速度の3つの実験値をよくあらわす パラメータ C_{D_2} 及び V_B の組合わせである。図4-7は、初期圧力50kg/cm²g、初期水位1.34mのものに ついて示したもので左端2つが上部破断の場合であ り、それぞれオリフィス口径25.4mmと12.7mmにつ

EXPERIMENTAL CONDITION INITIAL PRESSURE 50kg/cm²g INITIAL LIQUID LEVEL 1.34 m

図 4-7 各実験値をうまくあらわすインプットパラメータの組合せ

(325)

EXPERIMENTAL CONDITION

INITIAL PRESSURE 30 ka/cm²a

図 4-8 各実験値をうまくあらわすインプットパラメータの組合せ

いて示したものである。中央の3つは中部破断の場合 で上からオリフィス口径25.4mm, 12.7mm および 6.4mm に対するものである。右端の3つは下部破断 に対するもので,上からオリフィス口径25.4mm, 12.7mmおよび6.4mm に対するものである。図4-8は,初期圧力30kg/cm²g,初期水位1.29mに対する もので,左より,上部,中部,下部破断の場合につ き,オリフィス口径25.4mmと12.7mmについて示し たものである。

これらの図よりわかるように,圧力をあわせるため のパラメータの組合せは左から右下りであるのに対 し,ボイド率をあわせるためのものは右から左下りに なっている。また,水位降下は圧力と同じに右下りに なっている。そして,この交点の範囲に関し,以下の 結論が得られる。

(1) オリフィス口径が同じ場合,上部,中部,下部 と破断口位置が下へいくに従い, 流量係数 C_{D2} は大 きくなる。

(ロ) 同じ破断口位置の場合,オリフィス口径の大き い程 *C*_{D2} の値は小さくなる。

(?) *V*_B は,同じ破断口位置の場合,オリフィス口 径の大きい程大きくなっている。

さて, *C*_{D2} 及び *V*_B の物理的意味を考え つつ考察

を行ってみよう。

C_{D2} は、二相流流出時のブローダウン時間に影響 するパラメータであり、圧力特性に特にきいてくるも のである。一方、VB は水面からの蒸気離脱速度であ って、これが大きいことは、水面下のボイド率が低下 して水位降下速度が大きくなることを意味している。 各破断位置の特性に対しそれぞれ以下のように説明す ることができる。

(a) 上部破断の場合;ボイド率をあわせるためには 左下り, すなわち V_B が大きい時 C_{D_2} 大きくしなけ ればならない。これは, V_B が大きくなると水面下で のボイド率が下るため, C_{D_2} を大きくして激しいブロ ーダウンが生じているとしないと実験値とあわないこ とを意味している。

また, 圧力をあわせるためには, V_B が大きくなる と C_{D_2} を若干小さくしなければならない。これは, V_B が大きくなると水位降下が早くなるので, ブロー ダウンを長びかせる意味で C_{D_2} を小さくするのであ る。しかし,上部破断の場合,大部分蒸気の単相流流 出であるため,図4-7,図4-8に示すほど圧力を あわせるための範囲がごく限られたものとはならず, これより大きく離れても比較的実験値からのずれは小 さい。

44

(326)

(b) 下部破断の場合;水位降下を合わせるためには V_B 大の時, C_{D_2} を小さくする必要がある。 これは V_B が大きくなるとボイド率が下り水面が早く降下す るからで,ブローダウン時間を長くするために C_{D_2} を小さくする必要がある。同様に圧力をあわせるため にも, V_B が大の時 C_{D_2} を小さくする必要がある。

ボイド率については、上部破断の場合に説明したことと同様に、 V_B が大きくなるとボイド率が下るため C_{D2} を大きくとってブローダウンをはげしい方向にもっていかなければならない。しかし、一般に下部破断の場合、ボイド率が小さいので、正しく計算と比較するには大分困難な点がある。

(c) 中部破断の場合;上部破断と下部破断の中間的 な性質であって,圧力とボイド率と水位降下の3つを 同時に満足するパラメータの組合わせが必要となる。 すなわち,水位が破断口に達する以前は,下部破断と 同様に,主として圧力と水位降下速度が問題となり, 水位が破断口に達して以後は上部破断と同様に圧力と ボイド率を主としてあわせる必要がある。なお,この 3つを同時に満足しない時は気泡勾配モデルが不適当 となるわけである。実際図4-7の中央の図はその例 であるが,実験値の精度等考えると,これでよい近似 となっていると考えられる。

4.5 可変パラメータモデルの検討

これまでに、流量係数 C_D 及び気泡離脱速度 V_B に関し、実験データの整理などからいくつかの考え方 が提案されている。これらの考え方は、破断口径が小 さく出口乾き度が小さい程大きな C_D (単相流流出に も2相流流出にも同じ係数を用いている。)を与える ということ及び V_B に関しては Wilson et al の式 を用いていることなどが特徴である。

4.5.1 流量係数 C_D について

米国 Battelle Memorial Institute で行われた Containment System Experiment の実験結果よ り,流量係数 C_D として Alleman⁴ は以下の実験式 を与えた。

CDCSE=0.287(破断口面積)^{-0.165} 容器断面積)^{-0.165}

これは、容器面積が同じ場合、破断口面積が大きいほ ど *Cp* が小さくなるということで、本報告による結 果と一致している。この関係式による一体型炉ブロー ダウン実験装置の *Cp* と破断口口径の関係を図4-9 に示す。これによるとオリフィス口径 25.4mm の時 *Cp*=0.635, 12.7mm の時 *Cp*=0.8, [6.4mm の時

*C*_D=1.0 となることがわかる。図4-9には参考と して原研のROSA-1の容器直径 560mm の場合に ついても示してある。

原研の傍島ら⁵⁰ は、ROSA-1による実験データ を RELAP3の計算値と比較検討することにより、流 出流体が低乾き度の場合に相間不平衡のため C_D が大 きくなるとし、平均の流出流体乾き度 $x \ge C_D$ との 間に次の関係を与えた。

 $C_D = 0.57 + 0.002/x$

これも、流出流体乾き度が小さい時に、Coが大きくなるということで本報告の結果と定性的には一致している。

一方、1972年10月の AEC Regulatory Staff の Supplemental Testimony においては、いろいろな 意見が記されており、ANCの Sensitivity Studyの 結果として、次のような値を C_D に考えている。(X_i を流出流体の乾き度とする。)

 $0 \le X_i \le 0.02$ $C_D = 2.0$

 $0.02 \le X_i \le 0.03 \quad C_D = 4.8 - 140 X_i$

$$0.03 \leq X_i \qquad C_D = 0.6$$

これも, X_i が小さいほど大きな C_D を与えるという 点で本実験の結果と一致している。

4.5.2 気泡離脱速度 VB について

気泡離脱速度については、Wilsom et al[®] による 蒸気泡の上昇に対する実験式が、唯一のものとして用 いられることが多いが、これがブローダウン時に適用 できるか、完全には実証されたものとはいいがたい。 彼等の式は以下のようにボイド率と速度 *V*_B との関係 が2 領域に分けられるとするものである。

$$\frac{\alpha}{\left(\frac{v_l}{v_g - v_l}\right)^{0.32} \left(\frac{d_B}{d_V}\right)^{0.19}} < 2.7 \text{ O By}$$

(327)

$$\alpha = 0.136 \left(\frac{v_l}{v_g - v_l}\right)^{0.32} \left(\frac{d_B}{d_V}\right)^{0.19} \left[\frac{V_B}{(gd_B)^{0.5}}\right]^{1.78}$$

$$\frac{\alpha}{\left(\frac{v_l}{v_g - v_l}\right)^{0.32} \left(\frac{d_B}{d_V}\right)^{0.19}} \ge 2.7 \quad \mathcal{O} \mathbb{B}_{\mathcal{T}}^{\pm}$$

$$\alpha = 0.75 \left(\frac{v_l}{v_g - v_l}\right)^{0.32} \left(\frac{d_B}{d_V}\right)^{0.19} \left[\frac{V_B}{(gd_B)^{0.5}}\right]^{0.78}$$

とするものである。いずれの範囲でも,ボイド率 α の 大きい程, V_B は大きくなっている。なお,

$$d_B = \left(\frac{\sigma}{1/v_l - 1/v_g}\right)^{0.5}$$

σ は表面張力(kg/m)であり, v_i, v_g は水と蒸気の比容積(m³/kg), dv は圧力容器の直径(m), g は重力加速度(9.8m/s²)である。

これを、本実験の 50kg/cm² の初期圧力の場合に適 用してみると

 $\alpha < 0.38$ の時 $\alpha = 0.44 V_{B^{1.78}}$

 $\alpha ≥ 0.38$ の時 $\alpha = 0.42 V_B^{0.78}$

となる。これを図として示したのが 図 4 — 10 で あって、平均ボイド率の大きい程 V_B が大きくなっている。このことは、定性的には、図 4 — 7 に示す V_B に

の関係 (50kg/cm² の場合)

対する関係と一致するものであって、中部破断及び下 部破断では破断口径の小さいほど小さな V_B となって いる。このことは、破断口径の小さい程, プローダウ ンの過渡特性がおだやかでボイド率が小さく、従って V_B が小さいことを示している。上部破断の場合は、 破断口径の大きい方が、液を同伴する割合が大きいこ ともあり、はっきりした特性はでていない。なお、図 4-7では上部、中部、下部破断とも $V_B=0.5$ ~1.8 m/s の範囲に入っているが、これはプローダウン全 過程に対し単一の V_B をとっていることもあり、Wilson の式の妥当性をこれ以上はっきりさせることはで きない。

4.5.3 可変パラメータモデルによる比較

本実験結果と、可変パラメータモデルによる計算値 の比較を行った。すなわち、BLODAC-1Vコード に原研の傍島らの C_D に対する式を用いたものを, BLODAC-1 V J とし, ANCの C_D を用いたもの を BLODAC-1 VU とした。BLODAC-1 VJ は, leak junction quality を X_i として,

 $C_{D_1}=0.6$

$C_{D_2}=0.57+0.002/x_i$

と、おいたもので、 x_i が小さく Moody の臨界流量 にこの C_{D_2} を掛けて求めた流量 G が、水の単相流 出より大きい場合、水が単相流で流れるとしたもので ある。(その際、水に対する流量係数を0.6とした。) また、 V_B については、Wilson の式をそのまま用い た。

一方, BLODAC-1 VU は, C_{D_2} して 4.5.1 項に 記したものを用い, $C_{D_1}=0.6$ とした。また, V_B と しては Wilson による式を用いた。

以上のようにして, 圧力及びボイド率について計算 値と実験値の比較を行ったものが, 図4-11~図4-24である。図には, 図4-7及び図4-8で与えた固 定パラメータによる C_{D_2} と V_B の適当な範囲の値を えらんで計算したものを, BLODAC-1V として同 時に示してある。広い範囲にわたり, BLODAC-1 VJ も BLODAC-1VU も比較的よく実験値とあっ

較(ボイド率)

(328)

図 4-12(b) 上部破断実験値と各モデル計算の比 較(ボイド率)

ているということができる。これは、いずれの場合も 流出流体が低乾き度の時大きな C_{D_2} の値をとったこ とによると考えられる。

図 4-14(a) 上部破断実験値と各モデル計算の比 較(圧力)

図 4-14(b) 上部破断実験値と各モデル計算の比 較(ボイド率)

図 4-15(a) 下部破断実験値と各モデル計算の比 較(圧力)

|4-15(D) ト部伮研夫映個と谷セテル計算の氏 較(ボイド率)

47

48

(330)

図 4-23(b) 中部破断実験値と各モデル計算の比 較(ボイド率)

Time (sec)

10

S. 15.

49

(331)

較(ボイド率)

5. まとめ

ー体型炉ブローダウン実験装置により34回のブロー ダウン実験を行い、さらに解析との比較検討を行うこ とによってブローダウン時の圧力容器内流体の熱流力 的特性に関するいくつかの知見を得ることができた。 すなわち、

- (1) 1ボリューム破断実験の結果,圧力特性は、上部 破断実験の場合ブローダウン直後のアンダーシュー トを伴う比較的急な降下を示すのに対し、下部破断 の場合、気液2相流出の比較的ゆるやかな降下と破 断口位置へ水面が降下して蒸気流出へ変って後の比
- 較的早い降下の2段階に分れる。ボイド率特性は, 上部破断の場合の大きなボイド率特性に対し,下部 破断の場合,きわめて小さな値となった。また,ボ イド率は圧力容器内の上部ほど大きな値を示した。
- (2) 初期流体条件が同一で破断口の大きさを変えた場合の比較を,破断口断面積と時間の積が同一になるように時間軸を変えて比較し,破断口径の大きい方が相対的にゆっくりしたブローダウン特性を示すことがわかり,圧力特性およびボイド率特性の両面か

ら考察を行った。

- (3) 水面下ボイド率の測定により、上部破断の場合, 気泡分布パラメータ C_x=0.8 に近い分布となる が、下部破断の場合,気泡勾配モデルの分布の勾配 より大きくなった。
- (4) 1ボリュームブローダウン解析コード BLODAC ー1 Vを作成した。これに含まれるインプットパラ メータとしての蒸気単相流流量係数 C_{D1} 気液2 相 の流量係数 C_{D2}, 気泡分布パラメータ C_x, 蒸気離 脱速度 V_B について検討し, 特に C_{D2}, V_B をい ろいろ変えることによって圧力,ボイド率,水面降 下速度の実験値を満足する値の範囲を求め,ボイド 率の実験データにもとづき考察した。
- (5) Cn2 と Vn の 可変モデルによる本実験との比較 を行ったが、流出流体の乾き度が小さい時 Cn2 を 1以上にとるモデルではかなりよく実験結果と一致 することがわかった。

以上,いくつかの有益な知見が得られたが,本実験 結果には,検討次第でさらに多くの情報が含まれてい ると考えられる。今後,それらの検討および,国内外 の実験を本研究成果により解釈する作業などをすすめ る予定である。

6. 引用文献

- Retting, W. H. et al, "RELAP 3...A Computer Program for Reactor Blowdown Analysis", IN-1321, Idaho Nuclear Corporation, June 1970.
- Moore, K.V. & W.H. Retting, "RELAP 4... A Computer Program for Transient Thermal-Hydraulic Analysis", ANCR-1127, Aerojet Nuclear Company, Dec. 1973.
- Moody, F. J., "Maximum Flow Rate of a Single Component Two-Phase Mixture", J. Heat Transfer—Trans. ASME, Vol. 87, Feb. 1965, p. 134.
- Allemann, R. T. et al, "Experimental High Enthalpy Water Blowdown from a Simple Vessel through a Bottom Outlet", BNWL-1411, June. 1970.
- 5) 島宗弘治他, "軽水炉冷却材喪失事故時の一次冷 却系内の熱水力的挙動(ROSA-1による模擬 実験結果)", JAERI-M 6318, 1975年12月.
- Wilson, J. F. et al, "The Velocity of Rising Steam in a Bubbling Two-Phase Mixture", Trans. Am. Nucl. Soc. Vol. 5, 1962, p. 151.

50

(332)

7. あとがき

本報告は、昭和48年度の原子力試験研究費で製作し た「一体型炉ブローダウン実験装置」による実験およ び検討結果である。ブローダウン中の圧力容器内の流 体の挙動を測定するという困難な作業のため実験が軌 道にのったのは49年度後半であり、その後1年半の実 験および検討、さらにデータの整理と考察に予想以上 の月日を費し、ついに昭和52年に入ってしまった。し かし、特に1ボリュームのブローダウン時の現象につ いて、新しい貴重な多くの資料が得られたことは幸で あり、この中からは、さらに今後も検討すべきデータ も沢山ある。だが、あまり時間がかかりすぎることも あり、とりあえずここにデータ及び、これまでに行っ た検討結果をまとめておくことにした。 本研究は、高圧高温条件での実験、ぼう大なデータ の読取りと整理、解析コードの開発、計算と実験との 比較検討など多くの作業を必要とした。そこで、実験 の実施面において、三井造船株式会社と共同研究とい う形をとって、多大の援助をしていただいた。

そのほか,本研究を行うにあたり,多くの人々の御 助力をいただいた。計画当初には,予算面で船研横村 武宣氏,実験装置製作面で,三井造船小関守史氏など であり,また研究を始めてからは,実験面で小林道幸 氏,その他多くの面で三井造船河合保彦氏のお世話を いただいた。さらに,この研究期間を通して,膨大な 実験データをビジグラフの記録より読み取り,圧力特 性やボイド率特性のグラフとして書いて下さった上坂 (現青柳)季子,光畑敬子,篠原みどりの諸嬢に対し ては,特に深く感謝する次第である。