キャビテーション気泡群の運動と音

亀田 正治 (東京農工大),林 洋史(東京農工大・院)

Pressure waves generated by oscillating bubble clouds Masaharu KAMEDA and Hirofumi HAYASHI

ABSTRACT

This paper presents an experimental investigation of the dynamics of oscillating gas bubbles in acoustic pressure fields. We observe the expanding and collapsing motion of clouds of bubbles by high-speed photography. A vertical shock tube is used as a sound source. Water is introduced in the bottom of the shock tube. The bubbles are generated in water by means of electrolysis. Pressure signals are measured at the bottom of the shock tube. The principal experimental results are as follows. The peak of pressure signals is observed when the bubble cloud, whose position is close to the pressure sensor, collapses. The period of pressure oscillation due to the bubble motion depends on the initial gas volume fraction of the cloud. When there are two bubble clouds in the liquid, the motion of individual bubble cloud interacts to each other.

Keywords: Bubble, Acoustics, Cavitation, High-speed photography, Non-uniformity

1.はじめに

減圧による発泡現象は,ポンプなどの流体機械,超音 波利用機器におけるキャビテーションをはじめ,さまざ まな場面で見られる.このようにして発生した気泡群は, 圧力回復によって収縮,消滅する際に高い圧力を発生す る.この高い圧力は,騒音や壊食を引き起こす原因とな っている.

特に,多数の微小気泡から構成されるクラウドキャビ テーションの場合,他の形態のキャビテーションに比較 して,騒音や壊食が大きくなることが知られている¹⁾. このクラウドキャビテーションが発生する高圧に関して, 最近いくつかの数値シミュレーションが行われている^{2),} ³⁾.それらの結果から,高圧の発生原因が,クラウドキ ャビテーション中における圧力波の収束現象にあること が明らかとなっている.

一方,最近Reismanら⁴⁾は,クラウドキャビテーショ ンをともなう翼表面の圧力パルスを調べる実験を行い, 興味深い現象を示している.彼らによると,翼面上に発 生する圧力パルスには,異なる位置に設置されたすべて のセンサー出力に共通するもの(global pulse)と,個々 のセンサーで個別にとらえられたもの(local pulse)の2 種類が存在する.そして,local pulseの発生は気泡群の 粗密による,と推論している.

著者らの過去の研究結果⁵⁾から,気泡数密度の空間的 な非一様性は,気泡を含む液体中を伝わる圧力波の構造 に大きな影響があることがわかっている.しかし, Reisman らが指摘したような local pulse の発生原因と気 泡数密度分布との関係については,必ずしも明らかでは ない. 以上をふまえて本研究では,圧力変動にともなう気泡 群の成長・崩壊挙動,および崩壊時に気泡群が発する圧 力波の様子を,液体衝撃波管を使った模擬実験によって 調べた.特に,複数の気泡群が存在する場合に焦点を絞 り,個々の気泡群の運動,およびそれら同士の相互作用 に着目した.その結果,局所的に集積した気泡群の崩壊 が local pulseの発生原因であることがわかった.また, 気泡群同士の相互作用による,複数の気泡群の連鎖的な 崩壊現象をとらえた.

2.実験装置・方法

実験装置の概略を Fig.1 に示す.縦型液体衝撃波管は, おもにパイレックスガラスでできており,管直径は 52 mm,全長は 5.3 mである.本衝撃波管は隔膜によって上 下2つのパートに仕切ることができ,下部 0.3 mが高圧 気体部および水が入った液体部,上部 5 mが低圧気体部 となっている.液体部は円筒状にくりぬかれたアクリル 製の四角柱であり,内部の様子を観察することができる. また,ピエゾ型圧力センサー(Kistler 603B)が液体部底 面に 2 個,隔膜直下の管壁に 1 個,計 3 個取り付けられ ている.

気泡核の発生には電気分解法を用いた.電極の配置図 を Fig. 2(a)に示す.センサー(P2, P3) 直上 5 mmの位置 に渡した直径 0.5 mmの炭素棒を陽極,左側の炭素棒電 極を陰極,とした.Fig. 2(b)は気泡発生状態の例である. 管の左側領域に相対的に大きな気泡が,右側に小さな気 泡が発生していることがわかる.

隔膜を破断すると,高圧気体部には膨張波が,低圧気 体部には衝撃波が発生・伝播する.液体はまず膨張波に よって減圧され,その後低圧気体部管端から反射して



Fig. 1 Experimental setup

きた衝撃波によって加圧される.これら一連の過程で生 じる気泡群の運動を,高速度ビデオカメラ(フォトロン Fastcam-Ultima UV,撮影速度18,000 fps)撮影によって観 察した.撮影画像と設置した圧力センサーからの出力を 比較することで,気泡群の運動によって生じる圧力波の 特性を調べた.

3.実験結果と考察

今回の実験では,低圧気体部の初期圧力を 0.1 kPa,高 圧気体部および液体部のそれを大気圧に固定したまた, 液体温度は 22 に設定した.

3 個の圧力センサーによる圧力測定結果の一例を Fig. 3(a)に示す.隔膜破断時を時刻ゼロとした.気相中にお かれた圧力センサー (P1)の出力に注目すると *t* = 10 ms で,液体圧力は22 における飽和蒸気圧 (2.6 kPa)を下 回り,その状態が 12 ms 程度持続する.*t* = 23 ms を過ぎ ると反射衝撃波が到達し,液体の圧力も高くなる.

Fig. 3の圧力測定と同時に行った高速度ビデオカメラ 撮影の結果を Fig. 4に示す.ここでは,反射衝撃波到達 後の気泡収縮過程に着目した、収縮開始前の気泡直径は, 左端にある大気泡で 5 mm,水平に渡した炭素棒上の気 泡で約 2 mm である.なお,図中の写真番号は,Fig. 3(b) に示す圧力時間履歴の拡大図の中に見られる丸数字と対 応している.また,これ以降,左側の圧力センサーを P2, 右側の圧力センサーを P3 と呼ぶことにする.



(b) two clouds of bubbles

Fig. 2 Bubble generator

Fig. 4より, 近接して存在する気泡群であっても,個々の気泡群の運動には個別の周期が存在する.右側の気泡 群は,反射衝撃波到達後ただちに収縮をはじめ,t = 24.56 ms で第1回目の最収縮に達する.ところが,同じ時刻に おける左側の気泡群の様子を見ると,ほとんど収縮して いない.左側の気泡群が第1回目の最収縮に到達する時 刻はt = 25.89 ms であり,右側のそれに比べて 1.3 ms 程 度遅い.

Omta⁶⁾ や d'Agostino ら ⁷⁾は,気泡群の固有振動数に関 する詳細な理論的検討を行っている.彼らの結果による と,気泡群が持つ最低次の固有振動数 f_0 は,近似的に,

$$f_0 = \frac{c_m}{2L}, \qquad c_m = \sqrt{\frac{p_0}{\alpha_0 \rho_l}}, \qquad \cdots \qquad (1)$$

と表される.ただし,Lは気泡群の直径, α_0 は初期ボイ ド率, p_0 は初期圧力, ρ_l は液体密度である.また, c_m は, 気泡を含む液体中における低周波圧力波の伝播速度を意 味する.



Fig. 3 Pressure signals

式(1)から,気泡群サイズLが等しい場合,気泡群のボ イド率α₀が高いほど固有振動数は低下することがわか る.Fig.4に示した実験では,左側の気泡群のほうが, 右側の気泡群に比べて明らかにボイド率が高い.そのた め,左側の気泡群の振動周期は,右側のそれに比べて長 くなる.

ふたたび Fig. 3(b)の圧力変化に目を移すと,二つのセ ンサー出力の時間履歴が全く異なることに気づく また, Fig. 3(b)の丸数字が Fig. 4 の写真番号と対応しているこ とに注意して 気泡群の運動と圧力変化とを比較すると, 個々の気泡群が最収縮に達する時刻と,それぞれの群の 直下にあるセンサー出力がピーク値をとる時刻は,常に 一致していることがわかる.このように,局所的な圧力 ピークは,その近傍の気泡群が崩壊することによって生 じる.

ところで,右側の気泡群が持つ振動の周期は,からの経過時刻をそれと定義すると,ちょうど1msである. この周期を持つ圧力変動は *t* = 27ms 付近でも見ることができる.

ところが、グラフをよく見ると、同じ圧力センサーP2 の時間履歴中に、右側の群固有の振動周期とは異なる時 刻で圧力ピーク(14)が発生していることに気づく、これ は、左側の気泡群が崩壊した際に生じる高い圧力が液体 中を伝播することで、右側の気泡群の崩壊が誘起された ことが原因である.

このように,気泡群は個別に運動しつつも,相互作用 による運動も引き起こされる.なお,右側の気泡群が崩 壊する際に発する圧力パルスは,左側の気泡群の運動に 影響があるようには見えない.このことは,相対的にボ イド率の高い気泡群のほうが,周囲の気泡群の運動に対 する影響が大きいことを意味している.

4.おわりに

圧力変動にともなう複数の気泡群の成長・崩壊挙動を 液体衝撃波管によって調べた.実験結果から明らかにな ったことは以下のようにまとめられる:

- (1) 個々の気泡群特有の振動周期が存在する.また,その周期は群のボイド率に依存する.
- (2) 気泡群の崩壊にともなって,局所的な圧力パルスが 発生する.
- (3) 相対的にボイド率の高い気泡群は,周囲の気泡群の 運動に影響をおよぼす.

本研究の遂行経費の一部は,文部省科学研究費補助金 (奨励研究 (A), No. 11750132)によった.関係各位に対し, 記して謝意を表します.

参考文献

- 1) 加藤:「キャビテーション(増補版)」(1990) pp. 32-33.
- 奥田,井小萩: "気泡雲の崩壊挙動の数値シミュレーション," 機論, Vol. 62, No. 603 B (1996) pp. 3792-3797.
- 3) 島田,松本、小林: "クラウドキャビテーションの動力学と キャビテーションエロージョン,"機論、Vol. 65, No. 634 B (1999) pp. 1934-1941.
- Reisman, G.E., Wang, Y.-C. and Brennen, C.E.: "Observation of shock waves in cloud cavitation," *J. Fluid Mech.*, Vol. 355 (1998) pp. 255-283.
- Kameda, M. and Matsumoto, Y.: "Shock waves in a liquid containing small gas bubbles," *Phys. Fluids*, Vol. 8, No. 2 (1996) pp. 322-335.
- Omta, R.: "Oscillation of a cloud of bubbles of small and not so small amplitude," *J. Acoust. Soc. Am.*, Vol. 82, No. 3 (1987) pp. 1018-1033.
- d'Agostino, L. and Brennen, C.E.: "Linearized dynamics of spherical bubble clouds," *J. Fluid Mech.*, Vol. 199 (1989) pp. 155-176.

第 28 回可視化情報シンポジウム (2000-7,工学院大学,東京)講演論文集, pp. 439-442.



Fig. 4 Photograph sequence of oscillating clouds of bubbles