## 研究論文

# 発破における超低周波音の低減化

### 福井久明", 高橋 稔", 山本雅昭"

隧道発破で騒音公害の対象となる 20 ヘルツ以下の超低周波音の低減化を目的とし、直径 10mm のポリエチレン製エアーキャップシートを強固に巻きつけ、その円柱状ロールを遮音構造体とし、音 波進行の直角方向に対して直径の異なる円柱の単層体および複層体を各々設置し爆発音の遮音効果 を測定した。臼砲内で起爆された含水爆薬 50gの爆発音を小型坑道(径 1.6m,長さ 6.6m)を通し他端 に設置された遮音構造体から 10m 地点での 16 ヘルツ周波数音圧レベルは、遮音体無設置に対し約 20dBの低減効果が認められた。一方、125Hz から 2kHz の周波数領域では 10dB 前後の低減化効果で あった。この効果を確認するため、残響室-無響室間の遮音壁をこの遮音構造体を用い、各周波数毎 の正確な音圧レベル測定をおこなった。その結果も中心波長 12.5Hz の超低周波域において、単層お よび複層共に、無響室内の遮音体背後 50cm において 11~14dB の低減化効果が確認された。

一方,複数個ノズルから水シャワーを放出し,発破音の遮音効果を同様に測定したが、16~8K オ クターブバンド中心周波数帯のいずれにおいてもその低減化効果は認められなかった。

#### 1. はじめに

発破サイトの周辺或いは隧道発破においては抗口 より400~500mの遠隔地点でも障子,窓ガラス等建 具のがたつきからくる物的被害および心理的,生理 的不快感によるクレームの発生があり,発破工法の 一つの隘路となっている。特に隧道発破においては 抗口方向に位置する数100m 域での家屋に集中し, 超低周波音が90~100dBを越える場合,特にその問 題が発生しやすいとの報告が多い<sup>100</sup>。

隧道発破による騒音・低周波音の低減対策として 一般に用いられている方法は、質量則にもとづく防 音扉の設置であり、基本的に遮音体の重量を増やす ことで対応している。鉄の防音扉へコンクリート覆 工することより、さらに面密度を上げ低減増大効果 を行っている例もあるが作業性等に難点があり、通 常扉を二重、三重として防音対策をおこなっている のが現状である<sup>300</sup>。

2003 年4月14日受付 2003 年4月21日受理 (株)ロックス・ジャパン 〒101-0032 東京都千代田区岩本町2-16-9 TEL 03-3863-0748 FAX 03-3863-0749 日立プラント建設(株) 技術開発本部 松戸研究所 〒271-6101 千葉県松戸市上本郷537 TEL 04-7361-6101 FAX 04-7361-5405 旭化成(株) 化薬事業部 化薬研究所 〒882-0015 宮崎県延岡市水尻町304 TEL 0982-22-6313 FAX 0982-22-6317 一方,隧道断面全体に空気袋を均一に設置し音響 エネルギーのみを透過させ遮音効果を生み出す方法 <sup>30</sup>,泡による爆発音の消音<sup>301</sup>等の報告はあるが,い ずれの場合も高周波騒音については効果は得られて いるが,低周波域の騒音については、ほとんど効果 が認められていない。

本研究は膜振動による吸音特性に着目し、ポリエ チレン製エアーキャップシート円柱積層体を遮音構 造体として超低周波音の低減化を目的としたもので ある。

一般にビニルレザーのような薄い膜状物質は、そ の背後に適当な空気層を設けて枠を張ると音波の入 射によって振動する。このとき材料は振動し、この 運動エネルギーは熱エネルギーに変換され空気中に 放熱される。即ち板振動としてエネルギー変換され る部分と、入射した空気の振動が材料に衝突し内部 で拡散し互いに打ち消しあいながらエネルギーが吸 収される空気粘性による両者のエネルギー交換で吸 音がおこなわれているとする考えである<sup>6399</sup>。

- 2. 実験結果
- 2.1 爆発音の測定方法

精密騒音計を遮音構成体から正面 5 m および 10m に設置し, 各々1/3 オクタープバンドで 20 秒間の最 大値測定 (Lmax)をおこなった。

精密騒音計:RION NA-27 (JIS L1505-1988に適合) 仕様:測定範囲 28~130dB 周波数範囲 20~12,500Hz
 分解周波数 12.5~12,500Hz

 (1/3 オクターブバンド)
 自己雑音レベル 20dB以下(A 特性)
 時定数 FAST(125ms), SLOW(IS)

爆発音測定の試験坑道と測定器位置の関係を下図に 示す。 2.2 遮音構造体

遮音材の構造はエアーキャップシートを Table 1 に示す積層方法で遮音効果を測定した。

各遮音材ユニットは小型坑道排気出口にFig.3, Fig.4 に示す木製枠中に設置し、爆発音の測定をおこなった。 なお、遮音構造体内部のユニットは実験毎に交換 した。



Fig.1 Small tunnel for explosion test and exhaust portion



Fig.2 Measurement position of each sound level meter

Exp.No	Size of Screen Unit	Structure of Screen (plan view) Material	
1	<ul> <li>Dia * Length * Wgt &lt;16cm * 1.0m * 2.0kg&gt;</li> <li>Single Layer * 3 Rolles</li> </ul>		
2	<ul> <li>Dia * Length * Wgt</li> <li>&lt;6cm * 1.0m * 400g&gt;</li> <li>3 Parallel Layer * 26 Rolls</li> </ul>		Air Capsule Sheet ①Material:Polyethylenc ②Capsule Dia.:10mmΦ
3	<ul> <li>Wide * Length * Wgt</li> <li>&lt;60cm * 1.0m * 750g&gt;</li> <li>Flat Pile * 14 Sheets</li> </ul>		
4	• 5 Nozzles • Water Volum <40∼601/min>	Water Shower	
5		Wooden Flame only (without Sound Screen)	

Table 1 Structure and size of sound screen



Fig.3 Front view of screen frame



Fig.4 Side view of screen frame



Fig.5 Comparison of sound pressure level occurred by 50g and 30g of explosive

#### 2.3 測定結果

騒音発生のエネルギーレベル設定として、含水爆 薬(サンベックスえのき)30gと50gを臼砲内起爆し、 遮音構造体を取付けず、坑道正面の2m地点で音圧 レベルを測定した。その結果30gと50gでは薬量の 違いによる音圧レベルの差は認められなかった。

そこで本研究では、以降 50g の薬量設定で騒音測 定をおこなった。



Fig.6 Result of sound pressure level with sound screen composed by single roll pile (2), parallel roll pile (3) of and without sound screen (1)



Fig.7 Result of sound pressure level with sound screen composed by parallel roll pill (3), flat sheet pile (4) and without sound screen (1)



Fig.8 Water shower effect for the purpose of decreasing sound pressure level (5)

Fig. 6 ~ Fig. 8 に,遮音構造体としてエアーキャッ プシートのロール状単層と複層,平板積層,および 水シャワーの効果について,遮音体正面から 10m 地 点での音圧レベル測定結果を図示し,各々遮音体無 設置の場合と対比した。また Table 2 には、5 m およ び 10m 地点での 16Hz, 31.5Hz 中心周波数での音圧

		Measurement Point from Screen					
Exp.No	Type of Screen	51	m	10	m	Decreased Ratio	
		16Hz	31.5Hz	16Hz	31.5Hz		
1	Straight (Without Screen)	96 <sup>JB</sup>	115 <sup>dB</sup>	72 <sup>dB</sup>	104 <sup>dB</sup>	Control	
2	Single Roll Pile (Dia.16cm×3P)	68	98	64	90	10~20%	
3	Parallel Roll Pile (Dia.6cm×23P)	67	92	54	82	20~30%	
4	Flat Pile (14 Sheets)	97	116	74	103	≒0%	
5	Water Schower	96	114			≒0%	
Ref	Aluminum Plate	81	102	54	86	10~25%	

Table 2 Measurement result of sound pressure level with several type of sound screens and without sound screen

レベル測定値と遮音体無設置と対比した音圧レベル の減少率を示す。

遮音材から5m地点での音圧レベルは、オクター ブバンド中心波長16Hz で、円柱単層、複層共に約 30%の減少であり、中心波長31.5Hz では、単層で 20%、複層で15%の減少を示している。一方、エア キャップシートの平積層は16Hz~31.5Hz、超低周 波領域ではその効果は観測されなかった。

Table 2 に 10m 地点での測定値を示すが,同様に円 柱単層で 20~25%,複層で 12~14%の減少を示して いるものの平積層の効果は認められなかった。さら に低周波領域における水シャワーの効果は、本研究 では確認されなかった。次に固体遮音材としてアル ミ板(1 mm 厚)を用いて同様に測定した結果、10~ 25%の範囲で低減効果は認められるものの、アルミ 板は大幅に変形している。従って低周波域の音圧エ ネルギーは、アルミ板変形をおこなう力学的エネル ギーへ部分的に変換されたものと考える。

#### 2.4 無物室による遮音特性の評価

超低周波領域の音圧レベルが、エアーキャップシ ートの円柱積層体で20~30%も低減することは、著 しく興味のあるまた新しい現象の発見と云える<sup>100</sup>。

そこで、この現象を音響的観点から解析するため、 残響室-無響室を用いた正規な音圧レベル測定をお こない、その結果を報告する。

2.4.1 実験条件

(a)試験室

日本板硝子環境アメニティ(株), 竜ヶ崎研究所音 響実験棟にて測定した。(残響室容積:727m<sup>3</sup>, 無響 室容積:347m<sup>3</sup>)

(b)音源

低周波数に帯域制限した(200Hz 以下)ピンクノイ ズ<sup>11)</sup>を用い、さらに帯域通過フィルターを用いて5 ~50Hz へ帯域制限した信号で超低周波域での音圧 レベルを測定した。

Experimental Screen	Structure	Unit Size & Number of Pieces	Total Wgt.
Cond.l	Single Roll Layer	<ul><li>(1) Roll Size</li><li>Dia. 20cm, Length 1.0mm</li><li>(2) Number of Roll 10</li></ul>	60Kg (6 Kg + 10)
Cond.2	Parallel Roll Layer	<ul> <li>(1) Roll Size</li> <li>Dia. 15cm, Length 1.0mm</li> <li>(2) Number of Roll 20</li> </ul>	60 Kg (3 Kg + 20)
Cond.3	Flat Sheet	<ul> <li>(1) Sheet Area</li> <li>1.0mm • 2.0mm</li> <li>(2) Number of Ply 55 Sheets</li> </ul>	60 Kg (1.1 Kg * 55)

Table 3 Experimental sound screen between reverberation room and anechonic room

音源スピーカーは口径 38cm で、低音域で出力を 得るためコーン紙を大きくするように設計されたも のを使用し、これを4機マウントしたスピーカー・ システムにて測定した。

### (c) 測定方法と評価方法

残響室内の平均音圧レベル(エネルギー密度)D<sub>0</sub> と無響室側での音圧レベル D<sub>1</sub>の差を求め,評価量1 L=D<sub>1</sub>~D<sub>0</sub>として遮音材としての効果を評価した。

無響室内では,遮音材の試験体中心表面から 10cm ~50cm の近傍音圧レベル値を各々測定した。 (d)試験体仕様

試験体は、両面をパンチングメタルとしたアルミ 枠筐体(H200×W1000×D200)を用い、遮音構造とな るエアーキャップシートの円柱体および板状体を 各々アルミ筐体に挿入し、遮音構造体とした。(Photo 1に示す。)このアルミ枠筐体を残響室-無響室間の 遮音壁として設置し音圧レベル差異を測定した。

遮音構造体として Table 3 に示す 3 種類の試験体 を製作し評価した。 箇体に挿入した円柱状ユニット を Photo 2 に示す。

試験に供したエアキャップシートは宇部フィルム C-80S で、キャップ直径 10mm、高さ4mm のものを 用いた。

#### 2.4.2 実験結果

遮音構造体としてエアーキャップシートの単層円 柱体(Cond.1), 複層円柱体(Cond.2), 平積層(Cond. 3)を用いた場合の残響室と無響室間の音圧レベル 差(1L)を Fig.9~Fig.11 に示す。また Cond.1 での 残響室および無響室での実測値を Table 4 に示す。

残響室と無響室での平均音圧レベル差1L 値測定



Photo 1 Experimental sound screen assembled by aluminum flame



Photo 2 Unit of sound screen L: Cond 1, R: Cond 2

結果から、エアーキャップシートの円柱単層方式で は6.3~25Hzの範囲で10~20dBの低減効果を持ち、 20dB 近傍に1L値のピークを示している。また円柱 複層方式は 6.3~31.5Hz の範囲でやはり10~20dB

Frequency	(A) : 10cm		(B) : 50cm			
(Hz)	Dı	D <sub>0</sub>	IL	Di	D <sub>0</sub>	IL
5	11.73	6.39	5.34	8.86	7.88	0.98
6.3	18.06	5.27	12.79	15.2	8.54	6.66
8	17.53	4.3	13.23	17.96	7.24	10.72
10	16.4	4.12	12.28	17.27	7.34	9.93
12.5	36.19	21.62	14.57	37.86	24.64	13.22
16	36.55	20.34	16.21	38.07	23.41	14.66
20	35.27	15.9	19.37	39.06	18.77	20.29
25	15.66	4.58	11.08	20.12	6.91	13.21
31.5	10.83	5.74	5.09	15.04	8.23	6.81
40	4.99	2.77	2.22	8.32	4.3	4.02
50	7.23	3. 77	3.77	10.45	5.1	5.35

Table 4Measurement result with sound screen composed by single roll layer (cond. 1)Measurement point behind sound screen(A) : 10 cm. (B) : 50 cm



Octave Band Center Frequency (Hz)











の低減効果を示し、その特性はブロードでありピー クのすそ野は広がっている。一方、シートの単純積 層方式ではその低減効果は 10dB 以下であり、円柱 方式に比べ劣っている。

この音響評価結果は、爆薬から発生する低周波領 域の音圧レベル測定結果とほぼ同一であり、単層お よび複層共に超低周波帯での遮音構造として有効で あることが裏付けられた。

#### 3. まとめ

エアーキャップシートの円柱構造体が超低周波帯 で、10~20dB 程度音圧レベルを低下させる現象の理 論的解析は甚だ困難と考える。金属板等による遮音 特性は音波進行方向に対する単位面積当りの重量 (密度と厚み)で決まる重量則が適用され、一方、多 孔質材料による吸音特性は繊維の隙間や細孔中の空 気が振動し、その際摩擦抵抗が働きエネルギーの一 部が熱エネルギーに変換され吸音効果が生じるとす る考え方である。

本研究における効果は前者の重量則は考察の対象 外であるものの、吸音特性については一般には高い 周波数領域ほどその効果があり、また吸音材中に存 在する細孔は連続気泡体(Open Pore)の場合にその特 性が得られている<sup>130</sup>。一方、本研究で用いられたエ アーキャップシートは、独立気泡体(Closed Pore)の分 布構造であって、従来技術と異なった構造をもち、 かつ低周波領域においてその効果が見出されている。

この特異な現象に対する要因として、(1)独立気泡 体である単位体積当りのエアーキャップ数とその立 体構造および(2)高分子材料であるシート素材の粘弾 性特性に係る因子が考えられる。まず素材の粘弾性特 性として、インダクタンス(L)、抵抗(R)、時間遅れ 系(ダッシュボット)などの要素でネットワークモデ ルを組立てることは本研究では難しいと考える。その 理由として素材に入射する振動周波数が低いこと、ま たエアーキャップは一体構造でなく点在構造からな りたっているため上記の要素では表現できない。

そこで、一つの仮説として下図に示すような風船 モデルとも云うべき力学的ユニットを考えLとRと 三次元構造効果を考える。単純なモデルをして一次 元モデルで縦一列に風船がプラスチックの糸で繋が ったような構造体である。



n:空気の粘性抵抗が極めて大きく,固有振動数が大幅に下がる。

このモデルによる振動モードを定性的に考察すれ ば、音圧による励振エネルギーがエアーキャップの 垂直面に与えらえた時、大きな η が作用し、共振周 波数が大幅に低下すると考えられる。

次に、風船のサイズは波長に比べて極めて小さい ため風船の周りの気圧の変動は殆んど同相とみなす ことができるため、断熱的熱力学の式が適用可能で ある。

$$PV^{\tau} = RT \qquad \cdots \cdots (1)$$

仕事は、 (PV'dp + (y-1)PV'dV) …… (2)

即ち,元の体積に対して最大収縮した時の圧力がお こなった仕事,つまりこの仕事で失うエネルギーの 量が吸音の大小を決めることとなる。

さらに、構造上の要因として、平面多層構造より もロール構造の方がエアーキャップ軸が種々な方向 に分布しているため、音波のエネルギーを効率よく 分散吸収しているものと考えられる。

即ち、エアーキャップシートのロール積みは、数 10ヘルツから数ヘルツの周波数に共振周波数を分布 させた構造体となり、低周波に対する吸音体として の優れた性能を示すものと考える。

#### 4. 謝辞

本研究における音響実験室での測定は、日本板硝 子環境アメニティ(株)、溝口耕三様の多大なご尽力 をいただき感謝申し上げる次第です。また爆薬での 低周波音測定に当っては、戸田建設(株)、岡村光政 課長からのご指導をいただき謝意を表します。

#### 文 献

- 1) 吉竹伸治, 外山純, 火薬と保安, 26, 3(1994)
- 2) 井上堯之, 雑喉謙, トンネルと地下, 34, 325 (1993)
- 山本和彦,広野進,山本雅昭,今田孝治,橋 爪清,新海清之,トンネルと地下,24,495 (1993)
- 4) 大江章雄, 脇谷偵一, 熊取谷晃吉, 木山雅和, 長谷川渡, 高田重隆, 日本騒音制御工学会技 術発表会講演論文集, p65~68(1993)
- 5) 松隅喜総,清正稔,井清武弘,鈴木忠,公害, 17,267(1972)
- 6)和田有司,小出浩平,田村昌三,小林直太, 國川明輝,大橋正満,吉田忠夫,工業火薬, 50,174(1989)
- Richard Raspet, J. Aconstical Society of America 74, 1757 (1983)
- 8) 唐澤誠,「音の科学」p64(1997) 日本実業出版社
- 9) 難波精一郎,「音の科学」p46(1989) 朝倉書店
- 10) 特願 2000-334642「遮音構造体」
- 11)日本音響学会編「音響用語辞典」p508(1998) コロナ社
- 12) 新環境管理設備事典編集委員会「騒音・振動 防止機器活用辞典」p48(1995)産業出版

# Decrease of infrasound pressure by blasting

Hisaaki Fukui, Minoru Takahashi, and Masaaki Yamamoto

For the purpose of decreasing Infrasound Pressure occurred by blasting, New Model of Sound Screen is investigated. This Sound Screen is composed by Roll Layer of Air Capsule Sheet made from polyethylene. Slurry explosive of 50g charged in Ballistic Chamber is initiated toward small size tunnel (1.6m Dia.  $\times$  6.6m Length) and above Screen is set with it's opposite site. After blasting, it is measured that sound pressure level is decreases about 20 dB at 16 Hz center frequency behind 10 m remote of the Screen. To confirm this effect, the following experiment is carried out by Acoustic Method.

This Screen is set for the partition between Reverberation Room and Anechoic Room.

By putting out Infrasound Frequency restricted  $5 \sim 50$  Hz range by loud speaker, it is also confirmed that Sound Pressure Level decreases about  $11 \sim 14$  dB behind 50 cm point from the partition in Ancchoic Room.

- ('Rox · Japan Co., Ltd, 2-16-9 Iwamotocho, Chiyoda-Ku, Tokyo 101-0032, JAPAN
- Matsudo Research Laboratory, Hitachi Plant Co. Ltd., 537 Kamihongo, Matsudo City, 271-0064, JAPAN
- \*\* Explosives R & D Center, Explosive Division, Asahi Corporation, 304 Mizusiri Nobeoka City, 882-0015, JAPAN)