1-3-2 迷路型スプリッタダクトアッテネータ音響特性の数値解析*

(9次モードcut-off周波数以下の軸方向平面波の透過損失)

◎伊藤誠, 寺尾道仁, 関根秀久 (神奈川大学)

1. はじめに 本研究の目的は, スプリッ タ・ダクトアッテネータにおける迷路型 の平行型に対する優位性の程度を確認す ることにある。スプリッタ型は断面寸法 が数m程度以上の大断面流路に採用され るから低次モード伝搬領域における挿入 性能が重要である。それを知るためには 各接続直管における伝搬モード別進行波 の検出方法, および非無反射終端での特 性透過係数の同定方法が必要になる。

そこで1昨年,多ポート音響要素の遠距 離伝搬モード別進行波の検出手法,およ び非無反射終端での特性反射・透過係数 の同定手法を示し,図1に示すような2次 元のスプリッタ・ダクトアッテネータに 対する物理実験および数値実験によりそ の有効性を確認した[1]。そこでは実験と の対応を主眼とし,実験精度の制約から アッテネータの両接続直管ダクトにおけ



図1 スプリッタ・ダクトアッテネータ

る周波数は2次モードcut-off以下, すな わち, 伝搬モード数は0次および1次モー ドの2モードのみに限定した。

平行型スプリッタにおいて,波長が流 路幅の程度に短くなると直進性が強まり, それより高周波数域では,周波数ととも に減衰量が低下するとされ,迷路型は直 進透過の阻止を狙いとしている。した がって,初期の研究目標を達成するため には,接続直管のモード数8程度(8次モー ドcut-off程度まで)に対するモード別透 過係数の同定が必要になる。

今回は,前回述べた任意点音圧観測手法 について,音圧観測を数値計算に限り,音 圧観測値の精度の向上による分離モード 数の増加を図った。

また,今回の場合,最小減衰モードの0次 モードに対する透過係数が得られれば十 分であるので,前回の手法の他に、選点的 音圧観測手法による0次モードに対する透 過損失同定も試みる。

2. 迷路型アッテネータの構造と設定条件

図1に迷路型および平行板型アッテネー タの構造と配置状況を示す。比較のため 両者の吸音体平均幅と吸音体領域面積を 同一とした。吸音体を含む音場は吸音材 表面で部分領域分割し境界要素は一定要 素としその寸法は 1/10 程度以下を目安に 6kHz以下の周波数では 5mm, 6kHz以上で は 2mm とした。

数値計算における吸音材領域は等方性モ デル,その音響特性はグラスウール

*On acoustic performance of a splitter duct silencer with zigzag cahnnels.

By M. Itoh, M. Terao, H. Sekine (Kanagawa University).

32kg/m³ を想定して静的流動係数を 8500kg · s/m²としDelany and Bazleyの経験 式[2]を用いた。

3.モード別平面進行波音圧の検出方法 図2に示すように、ある接続ダクト(幅 W)の軸方向に沿いアッテネータから外 向きに座標xをとる。その遠距離伝搬領域 に検査面をとり、その位置をx=0とする。 また、ダクトの断面方向にy座標をとり、 一方の壁面のy座標をy=0とする。対象 とする周波数における伝搬モード最大次 数をN、伝搬モード次数をとし、座標にお けるモード次数nの外向きおよび内向き進 行波音圧振幅をa(n)およびb(n)とすれば、 剛壁直管ダクト内遠距離伝搬場の音圧 p(x,y)は

$$p(x, y) = \sum_{n=0}^{N} a_{(n)} \exp(-jk_x^{(n)}x) \cos(k_y^{(n)}y) + \sum_{n=0}^{N} b_{(n)} \exp(+jk_x^{(n)}x) \cos(k_y^{(n)}y)$$
(1)

のように表わされる。ここで,

$$k_{y}^{(n)} = n\pi / W \tag{2a}$$

$$k_x^{(n)} = \sqrt{(\omega/c)^2 - (n\pi/W)^2}$$
 (2b)

 $t_n 次モード波の波数ベクトルのxおよび
 y 方向成分である。$

(a) 任意点音圧観測·逆解析手法

未知量 $a_{(n)}$ および $b_{(n)}$ の数だけの座標点 における音圧p(x, y)が与えられれば,そ の数の式(1)が構成できるから,それを連 立して解くことにより進行波音圧振幅 $a_{(n)}$ および $b_{(n)}$ が求められる[1]。 (b) 特定点音圧観測 · 陽的手法

cos(k⁽ⁿ⁾y)が, nが奇数のときダクト軸に 対して奇関数, 偶数のとき偶関数である 性質および cos(k⁽ⁿ⁾y)の零点がモード次数 により異なる性質を利用すれば, 陽的ま たは小さな連立方程式の組み合わせによ り各モード波音圧が求められる。ここで は, 今回の場合に必要な0次モード波の陽 的検出手法のみ以下に述べる。

ある断面 xの音圧を積分すれば

$$\int_{0}^{W} p(x, y) dy$$

$$= \sum_{n=0}^{N} a_{(n)} \exp(-jk_{x}^{(n)}x) \int_{0}^{W} \cos(k_{y}^{(n)}y) dy$$

$$+ \sum_{n=0}^{N} b_{(n)} \exp(+jk_{x}^{(n)}x) \int_{0}^{W} \cos(k_{y}^{(n)}y) dy$$

$$C \subset \mathcal{O} \$$
 次モードは $\int_{0}^{W} \cos(k_{y}^{(0)}y) dy = W$

$$0 \$$
 次モード以外は $\int_{0}^{W} \cos(k_{y}^{(n)}y) dy = 0$

$$\mathcal{O} 性質 \$$
 を利用すれば

$$\overline{p}(x) = \frac{1}{W} \int_{0}^{W} p(x, y) dy$$

$$= a_{(0)} \exp(-jk_{x}^{(0)}x) + b_{(0)} \exp(+jk_{x}^{(0)}x)$$
(3)

のような関係が得られる。異なる2断面 の平均音圧 $\bar{p}(x_1)$, $\bar{p}(x_2)$ に対する2組の方 程式(3)を連立して解けば0次モードの進 行波音圧 $a_{(0)} \ge b_{(0)}$ が求められる。



図2 観測点音圧p,進行波音圧a, b,および固有音響透過係数 r

4. モード別固有透過係数の観測手法

図2に示すように,接続ダクト数をL,ダ クト番号を ℓ (=I,II,…,L),第 ℓ ダクトの伝搬 モード最大次数を N_ℓ ,伝搬モード次数を n(=0,1,2,…, N_ℓ)として,3項で述べた手法 により各接続ダクト検査面 ℓ の各モードn進行波音圧振幅 $a_{\ell(n)}$ と $b_{\ell(n)}$ (それぞれ外向 波と内向波)を分離検出する。第 ℓ ダクト 第nモードの外向波音圧 $a_{\ell(n)}$ は,第 ℓ ダク ト(ℓ '=I,II,…,L)第n'モード(n'=0,1,2,…, N_ℓ) の内向波音圧 $b_{\ell(n)}$ が透過係数 $\tau_{\ell(n),\ell(n')}$ を もって寄与する。すなわち,

$$a_{\ell(n)} = \sum_{\ell'=1}^{L} \sum_{n'=0}^{N_{\ell'}} \tau_{\ell(n)\ell'(n')} b_{\ell'(n')}$$
(1)

この各透過係数を求めるため,全接続ダ クトのモード数の総和をMとして,全接 続ダクト側の音場条件を音源の配置や指 向性によりM通りに変化させ,それぞれ の音場条件で観測した各検査面各モード







(b)迷路型 3000Hz (2W/λ=3.53)

$\begin{array}{c}$	94 92 88 84 80 78 78 80
+///	24 33 b9 5 5 5 70 70 70 70 70 70 70 70 70 70 70 70 70
	94 92 88 84 80 78 75 78 80
	24-20-28 28-702-32 ETO 78

(c)平行型 6000Hz (2W/λ=7.06)



(d)迷路型 6000Hz (2W/λ=7.06)

図3 吸音体周辺の音圧分布図および音響インテンシティ(0次モード励振の場合)



図4 透過損失(0次モード波成分) 波の音圧振幅を観測する。これと式(1)に より各々の $a_{\ell(n)}$ にたいしM個の方程式を 得て,そこに含まれるM個の透過係数 $\tau_{\ell(n)\ell(n)}$ を求める。

5. 固有音響透過係数の解析結果

数値解析の結果得られた吸音体周辺の 音場を図3に,平行型と迷路型の0次 モードの固有音響特性を図4と図5に示 す。図4には平行型に対応する0次モー ド波のScottの理論式[3]も加えた。平行 板型の反射が少なく, 平行板型の数値解 析結果は Scott の理論式と低周波数域で は良好な一致を示すが,約4.5 k Hz(平 行流路の2次クロスモードcut-on) 以上 の周波数領域では両者に差異が生ずる。 そこでは0次モード波筒抜け現象が顕著 に現れ透過損失が低下する,一方、この ビーム化現象の阻止を主たる採用理由と する迷路型では、吸音材内を透過する音 波(図3(d))が流路のそれに比べて無視 できない。これは図6に示すように、吸 音体内の仕切板挿入効果が大きいことか らもわかる。

6. 終わりに

境界要素法数値解析により迷路型スプ リッタダクトアッテネータについて,基 本モード波の透過損失を求めた。有限長



図6 吸音体内への仕切板挿入の効果 (0次モード)

平行型アッテネータの高周波数領域にお ける音波の直近透過による透過損失の低 域は、無限長 Scott 理論ほど極端ではな いこと、これに対する迷路型の効果は吸 音体内音響透過の阻止が重要であること を示した。

参考文献

[1] 寺尾, 関根, 騒音制御工学会講論集, 1997 年9月.

[2] M.E. Delany and E. N. Bazley, Acoustical properties of fiberous scoustical materials, Applied acoustics, **3**, 1970.

[3] Scott, RA.A., The propagation of sound between

walls of porous material, Proc. Phys. Soc., 58, 1972.