FMBEM 入射指向性解析に基づく室内音場の拡散性評価

37226119 萩原 諒

1. はじめに

建築音環境の予測や検討は,音楽ホールや公共空間などにおける様々な目的を達成するために重要であり,そのためにSabine が初めて構築した残響理論[1]の基礎となっている拡散音場の仮定というものが今日でも広く用いられている。ところが,この仮定は一般的な建築空間だけでなく実験室内においてもなお成立せず,空間ごとに音場の拡散性は異なる。そのため,拡散音場の仮定に基づいて測定される音響指標について実験室ごとに誤差が生じることが知られており[2,3],音場の拡散状態が音響指標に影響を与えていることも報告されている[4]。また,この問題に対し,Meyer[5] や Nolan [6] などにより音場の拡散性を定量的に評価するための指標が提案されているものの,室内空間にそれらを適用した例が無いのが現状である。

一方で、音場の効率的な解析手法である高速多重極境界 要素法(FMBEM)の計算過程を用いることにより定常音 場中の特定の領域に対する入射指向性を効率的に計算す ることができ、さらに入射指向性の解析結果を用いていく つかの拡散性指標を算出することが可能である。

そこで本研究では、まず基礎的な検討として単純な直方 体室における FMBEM 入射指向性解析に基づいて音場の 拡散性指標を算出し、解析条件と指標の振る舞いの対応を 確認した上で、指標の傾向について考察を行う。さらに、 直方体室との比較として不整形室でも同様の解析を行う ことで、室形状による指標への影響も考察する。

2. FMBEM 入射指向性解析

2.1 単一周波数解析

FMBEMによる定常音場解析は大まかに2つの手順からなり、まず主処理で領域の境界上における音圧値を算出し、 次に後処理でそれらに基づいて領域内の音場を計算する。 また、全体の手順を通して計算を効率的に行うため、図1 のように階層セル構造を用いて領域を分割し、要素間の代わりにセル間で寄与を算出する。ここで、後処理での各セル領域内の寄与は次式のように平面波展開することができる。

$$p(\mathbf{r}_{\rm p}) = \frac{1}{4\pi} \sum_{i=1}^{N_{\theta}} E(\hat{\mathbf{k}}_i, \mathbf{r}_{\rm pL}) s(\hat{\mathbf{k}}_i) w_i \tag{1}$$

$$s(\hat{k}_i) = \frac{jk}{4\pi} \zeta(\hat{k}_i)$$
(2)

ただし、 r_p は観測点 p の位置、 N_θ は方向分割数、k は波数 ベクトル、k = |k|、 $\hat{k} = k/k$ 、 r_{pL} は局所展開点 L から点 p へのベクトル、 w_i は単位球面積分の重み係数、 ζ はセルに おける内向係数であり、 $E(\hat{k}_i, r_{pL})$ は平面波を表す。ここで、 特定のセルを受音セルとすると、受音セル内の音場は図 2 のように各方向からの平面波の重ね合わせで表されるこ とから、その係数である $s(\hat{k}_i)$ を受音セルとその周辺に対 する入射指向性としてみなすことができる[7]。

また、局所展開係数 L_{nm} と入射指向性 $s(\hat{k}_i)$ は次式により互いに変換可能である。



Figure 1 階層セル構造による領域の分割



Figure 2 セルに入射する平面波の重ね合わせ



Figure 3 入射指向性のオクターブバンド解析の手順



Figure 4 2 種類の拡散性の概略図

$$s(\hat{\boldsymbol{k}}_{i}) = \sum_{\substack{n=0\\N \neq i}}^{\infty} \sum_{\substack{m=-n\\N \neq i}}^{n} j^{-n} L_{nm} Y_{nm}(\hat{\boldsymbol{k}}_{i})$$
(3)

$$L_{nm} = j^n \sum_{i=1}^{N} s(\hat{\boldsymbol{k}}_i) Y_{nm}^*(\hat{\boldsymbol{k}}_i) w_i$$
(4)

式 (3) の次数nを有限の次数 N_L で打ち切ることによって 平面波展開による音場の再現領域を受音セルの大きさに 限定することができ[8],これにより再構築された $s(\hat{k}_i)$ を 受音セルに対する入射指向性とする。

さらに,受音セルの近傍の要素と音源からのそれぞれに よる寄与を入射指向性に含めるためには別途計算する必 要があり,その際にそれぞれの寄与は局所展開係数 *L_{nm}* と して算出される[9]。

2.2オクターブバンド分析

複数の周波数についての入射指向性を図3のように全方向においてエネルギーとして加算することによりオクターブバンドにおける入射指向性 $|s_{oct}(\hat{k})|$ が得られ、次式によって表される。

$$\left|s_{\text{oct.}}(\hat{\boldsymbol{k}})\right| = \sqrt{\frac{1}{N_f} \sum_{i=1}^{N_f} \left|s_{f_i}(\hat{\boldsymbol{k}})\right|^2}$$
(5)

ただし、 N_f は対象のオクターブバンドにおいて計算に用いる周波数の個数、 $s_{f_i}(\hat{k})$ は周波数 f_i での入射指向性である。

3. 入射指向性に基づく拡散性指標

図4に示すように拡散音場の仮定は大まかに2種類の仮 定からなり,音響エネルギーが室内で均一に分布している とする空間的な拡散性と,室内のあらゆる点で音響エネル ギーの伝搬方向が全方向に等確率であるとする方向的な 拡散性の両方を満たすものとされる。特に後者の方向的な 拡散性に関しては,入射指向性の方向的な均一さを数値的 に評価することで指標化することが可能であり,本論文で は以下の2種類の指標を導入する。

3.1 指向拡散度 d_θ

Meyer により提案された指向拡散度は、ある領域に到来 する各方向の音響インテンシティ $I(\hat{k}_i)$ を用いて次式によ り定義される[5]。

$$d_{\theta} = 1 - \frac{\mu}{\mu_0} \tag{6}$$

$$\mu = \frac{1}{4\pi\bar{I}} \sum_{i=1}^{N_{\theta}} \left| I\left(\hat{\mathbf{k}}_{i}\right) - \bar{I} \right| w_{i}$$

$$\tag{7}$$

ただし、Iは音響インテンシティの方向平均、 μ_0 は単一平 面波のみが存在する音場における μ の値であり、 μ_0 の値は 入射指向性の打ち切り次数 N_L に応じて図 5 のように推移 する。ここで、式 (7) は各方向の音響インテンシティにつ いて偏差の平均を用いているため、音響インテンシティが 方向ごとに均一であるほど μ は 0 に近づき、 d_{θ} は 1 に近 い値となる。さらに、基準化値の μ_0 と対応する入射指向性 の打ち切り次数 N_L は、入射指向性の方向的な分解能を決 定する値でもあることから、式 (6) の基準化は観測系の方 向的な分解能を考慮したものであると言える。

3.2 等方性指標 d,

Nolan により提案された等方性指標[6]は、田中らにより 改善が行われており[10]、次式により定義される。



Figure 5 打ち切り次数と μ_0 , ι_0 の関係



Figure 6 球面調和関数 Ynm と展開係数 Anm



Figure 7 直方体室の解析モデル

Table 1 直方体室の吸音条件

	Хв	XT	YB	ΥT	Zb	Zt
Case 1	0	0	0	0	0	0
Case 2	0.1	0.1	0.1	0.1	0.1	0.1
Case 3	0.5	0.5	0.5	0.5	0.5	0.5
Case 4	1	1	1	1	0	0
Case 5	0	0	0	0	1	1

$$d_{\iota} = \frac{\iota - \iota_0}{1 - \iota_0} \tag{8}$$

$$\iota = \frac{|A_0|}{\sum_{n=0}^{N_{\rm L}-1} |A_n|} \tag{9}$$

$$|A_n| = \sqrt{\sum_{m=-n}^{n} |A_{nm}|^2}$$
(10)

ただし、 A_{nm} は図6に示すように到来する平面波の振幅の 球面調和展開係数、 ι_0 は単一平面波のみが存在する音場に おける ι の値であり、 ι_0 の値も入射指向性の打ち切り次数 N_L に応じて図5のように推移するため、式(8)の基準化 も式(6)と同様に観測系の方向的な分解能を考慮したも のとなる。ここで、到来する平面波の振幅が方向ごとに均 一であるほど、展開係数の中で無指向成分に相当する A_{00} の占める割合が大きくなり、 ι が1へと近づくことで d_ι も 1に近い値となる。

4. 直方体室における拡散性評価

室内音場における拡散性指標の振る舞いを明らかにす るため、基礎的な検討として直方体室における数値解析を 行い、上記の2種類の拡散性指標について検討する。

4.1 解析条件

解析モデルと音源・受音セルは図7のように設定し,解 析周波数は235から2030Hzとし,室内6面の吸音率は表 1のように5条件を与える。なお,室形状はJISA1416:2000 [11]のTypeII 試験室に適合するものとしている。また,入 射指向性の算出の際には吸音条件の他に,受音セルの位 置・大きさ,直接音の有無,周波数分析手法を変更し,そ れぞれにおいて計算される拡散性指標の比較を行う。

4.2 解析結果と分析

ここでは、全て直接音を含めた結果について示す。

受音セルの位置を A, 大きさを 800 mm とした場合の各 吸音条件における結果を図8に示す。全体の傾向として, 周波数の上昇とともに d_{θ} は一定で推移するのに対し、 d_{μ} は減少する。また、吸音率が室内全面で均一となっている Case 1 から Case 3 では, 吸音率が上がるにつれて両指標 が小さくなり、周波数に伴う変動も抑制されている。この 傾向は,一般に吸音性の音場ほど拡散性が低くなることに 対応すると考えられる。一方、吸音面の偏在により特定方 向の音場が卓越する Case 4 と 5 では、両指標の固有周波数 付近にディップが生じ、全体的な値としても Case 1 から Case 3 と比べて低くなっている。さらに、単一周波数とオ クターブバンドの指標を比較すると、 Case 1 と 2 におい てはオクターブバンドの方が両指標で大きな値となって いるのに対し、Case 3 から Case 5 では単一周波数とオクタ ーブバンドの両指標が全て近い値で推移している。このこ とから, 吸音率が比較的小さく, 室内に生じるモードの方 向の偏りが小さいほど、オクターブバンドの指標は大きく なると言える。

次に,受音セルの位置は A,大きさを 400 mm に縮小し, Case 2 において算出された指標を図 9 に示す。セルの大き さが 800 mm の図 8 (b) と比較すると、 d_i の方が単一周波 数とオクターブバンドの両方の指標において d_{θ} よりも大 きくなっている。これは、入射指向性の打ち切り次数が全 周波数においてセルの縮小と共に小さくなることで、図 8 における低周波数側の傾向が図 9 の全体に現れているため と考えられる。



また,受音セルの位置を C,大きさを 800 mm として Case 2 において算出された指標を図 10 に示す。セルの位置が A の図 8 (b) と比較すると全体的にわずかに大きな値となっており、これは C の位置が A よりも音源点に近く、音源からの直接音が球面波として指標に影響を与えているためと考えられる。

5. 不整形室における拡散性評価

直方体室における基礎的な検討を踏まえ,発展的な検討 として不整形室における数値解析を行い,室形状が拡散性 指標に与える影響について検討する。

5.1 解析条件

図11のように不整形室のモデルは約240 mの形状とし, 比較用に同程度の室容積の直方体室も設け,受音セルと音 源位置の相対位置については同一となるように設定する。 解析周波数は118から1015 Hz とし,4節と同様の項目に ついて検討を行う。

5.2 解析結果と分析

ここでは、不整形室と直方体室の 1600 mm 四方の受音 セルにおける直接音を含めた結果を図 12 に示す。吸音率 が0の反射性の音場では全体的に不整形室の方で指標が大 きく、特にオクターブバンドの指標で両室の差が顕著に現 れている。このことから、不整形室における単一周波数の 入射指向性には直方体室と程度の近い偏りがあるものの、 周波数が変化するにつれてその形状の変化が直方体室よ りも大きく、結果的にオクターブバンドでは直方体室より も方向的に均されていると考えられる。また、周波数の増 加に伴う単一周波数の指標の変動についても不整形室の 方が小さく、これは不整形室において生じるモードの方向 の偏りが直方体室に比べて少ないために拡散性が安定し た値となっているものと考えられる。

6. まとめ

本論文では FMBEM 入射指向性解析に基づいて室内音 場における拡散性指標を計算し,その振る舞いについての 基礎的な検討を通じて傾向を明らかにした。今後の展望と してはこれらの指標値の実用化に向けてさらに指標同士 の細かな比較などを行う必要があり,特に両指標の定義に 由来する指標値への影響について理論的に考察すること で,それぞれの指標の詳細な違いや,各指標と拡散性との 対応を明らかにする必要がある。

参考文献

- 1. W. C. Sabine. Harvard University Press, 1922.
- 2. M. Vercammen. ISRA, 2010.
- 3. 牧田他,音響学会誌, 24, 381-392, 1968.
- 4. M. Nolan, et al. EuroNoise, 2015.
- 5. E. Meyer and R. Thiele. Acustica, 6: 425-444, 1956.
- 6. M. Nolan, et al. JASA, 143: 2514-2526, 2018.
- 7. 桝本他, 音講論 (秋), 473-474, 2020.
- 8. 安田他, 音講論 (春), 549-552, 2021.
- 9. 萩原他, 音講論 (秋), 741-742, 2022.
- 10. T. Tanaka and M. Otani. Acoust. Sci. & Tech. 44, 4, 2023
- 11. JIS A 1416:2000, 実験室における建築部材の空気音遮 断性能の測定方法.



Figure 11 不整形室と比較用の直方体室の解析モデル

