## 参考資料2 大規模小売店舗の変更時の騒音の予測方法

参考資料2では、大規模小売店舗が、新たにi)店舗面積の変更や施設の配置の変更により騒音源が新たに追加される場合、またはii)施設の運営方法の変更により騒音源の継続時間や発生回数が増加する場合について、騒音の予測方法の考え方や例を示す。

#### i) 騒音源が新たに追加される場合

騒音の総合的な予測については、手引き本編の第1章から第4章までに示す方法ではなく、本章に示す方法を取ることも可能である。発生する騒音ごとの予測については、手引き本編の第1章から第4章までに示すとおりある。

ii) 騒音源の継続時間や発生回数が増加する場合

騒音の総合的な予測については、騒音レベル(定常騒音の場合)、騒音のエネルギー的な時間 平均値(変動騒音の場合)、単発騒音暴露レベル(衝撃騒音の場合)が変化しないのであれば、その 増加分に相当する等価騒音レベルを本章に示す方法で簡単に算出することが可能である。発生 する騒音ごとの予測については、騒音レベル(定常騒音の場合)、騒音のエネルギー的な時間平 均値(変動騒音の場合)、単発騒音暴露レベル(衝撃騒音の場合)が変化しないのであれば予測は必 要なくなる。ただし、発生する騒音ごとの予測自体は不要であっても、突発音等の騒音の継続 時間や発生回数が増加する場合は、騒音対策を検討することが望ましい。

なお、騒音源の継続時間や発生回数が増加する場合の増加が昼間(夜間)の時間帯の中だけではなく、夜間(昼間)にも及ぶ場合、夜間(昼間)の騒音については手引き本編の第1章から第4章までに示す方法などにより予測する必要がある。

- 1. 騒音源が新たに追加される場合の騒音の総合的な予測方法
  - 1-1 「変更前(現状)の騒音測定」を活用した予測方法
  - 1-2 予測地点の選定方法
- 2. 騒音源の継続時間や発生回数が増加する場合の騒音の総合的な予測方法
  - 2-1 増加分の等価騒音レベルの算定方法
  - 2-2 変更後の等価騒音レベルの算定方法

### 1. 騒音源が新たに追加される場合の騒音の総合的な予測方法

#### 1-1 「変更前(現状)の騒音測定」を活用した予測方法

予測すべき騒音は、変更後の店舗全体から発生する騒音であり、変更部分から発生する騒音のみではない。手引き本編に示すとおり、変更後の店舗から発生することが予想される騒音を全て把握し(第2章参照)、各騒音源について必要なデータを設定し(第3章参照)、昼間と夜間における等価騒音レベルを予測する必要がある(4-1参照)。

しかし、変更前(現状)の店舗の各騒音源について、騒音予測に必要なデータを設定すること が容易でない場合は、

- ① 予測・評価すべき地点における変更前の騒音の等価騒音レベルを測定し、
- ② 予測・評価すべき地点における暗騒音を測定/算定し、
- ③ 暗騒音を除去することにより、変更前の店舗から発生する騒音の等価騒音レベルを算定し、
- ④ 変更により新たに追加される騒音源に係る等価騒音レベルを予測し、
- ⑤ 両者をエネルギー的に加算することにより変更後の店舗の騒音を予測する

という予測方法を取ることも可能である。ただし、この方法は暗騒音の除去が可能な場合にのみ 適用可能である。具体的には、

- 暗騒音単独の等価騒音レベルが測定/算定可能
- 変更前の等価騒音レベル(①) が暗騒音単独の等価騒音レベル(②) より 10dB 以上大きい。

の2つの条件が満たされる場合にのみ適用可能となる。

なお、暗騒音除去前の実測した等価騒音レベルと、新たに追加される騒音源に係る等価騒音レベルとをエネルギー的に加算して算出した値が、評価基準以下の場合には、暗騒音を除去する必要はない。

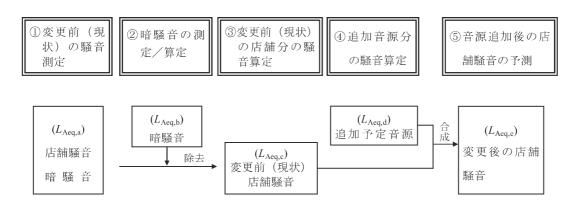


図 2-1 大規模小売店舗の騒音予測フロー

#### 【参考:暗騒音の除去方法】

- ・店舗+暗騒音の実測値 ( $L_{Aeq,a}$ ) が暗騒音値 ( $L_{Aeq,b}$ ) よりも 10dB 以上高い場合は、店舗単独の騒 音値( $L_{Aeg,a}$ )は店舗+暗騒音の実測値( $L_{Aeg,a}$ )に等しいと算定して問題ない。
- ・暗騒音( $L_{Aeq,b}$ )が60dBの場合、実測値( $L_{Aeq,a}$ )との関係をdB差の違いによってまとめて みると、以下のように整理することができる。
- ・ 実測値の測定誤差を $\pm 1$ dB とするならば、dB 差が 5dB 以下になると騒音値( $L_{Aeq.c}$ )の差は大 きくなる。このため、実測値( $L_{Aeq,a}$ )と暗騒音( $L_{Aeq,b}$ )の差が $5\,dB$  以下の場合には信頼性の観 点から問題がある。

店舗+暗騒音の実測値( $L_{ ext{Aeq,a}}$ ) と暗騒音( $L_{ ext{Aeq,b}}$ )の大小関係	店舗単独の騒音値(L <sub>Aeq,c</sub> )の求め方
$L_{\text{Aeq,a}} - L_{\text{Aeq,b}} \ge 10$	$L_{ m Aeq,c}{=}L_{ m Aeq,a}$
$10 > L_{\text{Aeq,a}} - L_{\text{Aeq,b}} \ge 3$	$L_{\text{Aeq},c} = 10\log_{10} \left( 10^{L_{\text{Aeq},c}/10} - 10^{L_{\text{Aeq},b}/10} \right)$

表 2-1 実測値と暗騒音の dB 差による騒音値の変動

dB 差	実測値	暗騒音	騒音値	実測値	騒音値(L <sub>Aeq,c</sub> )の範囲	騒音値(L <sub>Aeq,c</sub> )の差
ub Æ	$(L_{Aeq,a})$	$(L_{Aeq,b})$	$(L_{\mathrm{Aeq,c}})$	±1dB	河田 日 旧(L'Aeq,c) ジノ単巳四	海田 旧(LAeq,c)*ン左
10	70	60	69.5	(69, 71)	(68.4, 70.6)	2.2
9	69	60	68.4	(68, 70)	(67.3, 69.5)	2.2
8	68	60	67.3	(67, 69)	(66.0, 68.4)	2.4
7	67	60	66.0	(66, 68)	(64.7, 67.3)	2.6
6	66	60	64.7	(65, 67)	(63.4, 66.0)	2.6
5	65	60	63.4	(64, 66)	(61.8, 64.7)	2.9

- 注)①「dB 差」は実測値( $L_{Aeq,a}$ )と暗騒音( $L_{Aeq,b}$ )の dB 差

  - ②「騒音値( $L_{Aeq,e}$ )」は実測値( $L_{Aeq,a}$ )から暗騒音( $L_{Aeq,b}$ )を差し引いた値 ③「実測値( $L_{Aeq,a}$ )±1dB」は実測値( $L_{Aeq,a}$ )に±1dB の誤差がある場合を想定
  - ④「騒音値( $L_{Aeq,c}$ )の範囲」は騒音値( $L_{Aeq,c}$ )に $\pm 1$ dBの誤差がある場合の暗騒音( $L_{Aeq,b}$ )分を差し引いた値の
  - ⑤「騒音値( $L_{\mathrm{Aeq},c}$ )の差」は騒音値( $L_{\mathrm{Aeq},c}$ )の範囲の最大値を最小値の差

### 1-2 予測地点の選定方法

騒音の予測地点の選定については、手引き本編第3章に示すとおり、「店舗の周囲4方向から それぞれ近接した最も騒音受けやすい地点に立地している又は立地可能な住居等の屋外を選定」 とするが、既に立地している店舗の変更の場合は、新たに追加される騒音源の位置によっては、 必ずしも4方向すべての地点を選定する必要はない。

具体的には、追加される騒音源の等価騒音レベルが評価基準よりも 10dB 以上小さくなる地点については、騒音源の追加によって店舗の等価騒音レベルが評価基準値を越えることは発生しないため、そのような地点は予測地点とする必要ない。

例えば、評価基準値を 60dB とすると、追加音源分の等価騒音レベル( $L_{Aeq,c}$ )が 50dB 以下であれば仮に現状店舗の等価騒音レベル( $L_{Aeq,c}$ )が 60dB であったとしても、デシベル値のエネルギー和の計算により 60dB+50dB = 60dB であるため、追加音源が原因で基準値を超えることはない。また、現状店舗が 65dB と評価基準値を越えていても現状非悪化で良いのであれば 65dB+50dB = 65dB であるため、追加音源が原因で現状が悪化することはない。

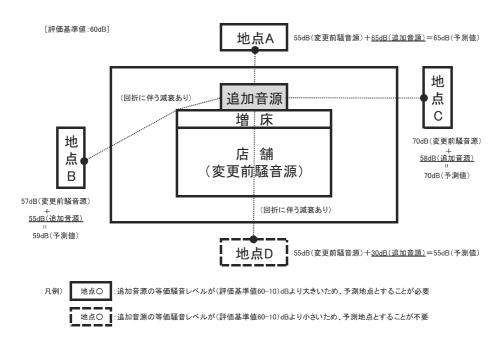


図 2-2 店舗の変更の場合の予測地点の考え方

### 【参考:予測不要地点の算出方法】

- ・ 追加音源の基準の距離における騒音レベル、追加音源からの距離、回折補正量の有無・程度、 騒音評価基準値を基に、予測が必要か否かの判定が可能。
- ・例えば、定常騒音の場合で回折補正量がゼロとすると、基準の距離 (1 m) の騒音レベルに 応じて、評価基準値ごとに予測不要となる地点(評価基準値より 10dB 以上小さくなる地点) が下表のとおり算定される。

評価基準値 基準の距離 の騒音レベル	40	45	50	55	60
30	1m 以上	0.6m 以上	0.4m以上	0.2m以上	0.1m以上
35	2m 以上	1m 以上	0.6m 以上	0.2m以上	0.2m以上
40	4m 以上	2m 以上	1m 以上	1m 以上	0.6m以上
45	6m 以上	4m 以上	2m 以上	1m 以上	1m 以上
50	10m 以上	6m 以上	4m 以上	2m 以上	1m以上
55	18m 以上	10m 以上	6m 以上	4m 以上	2m 以上
60	32m 以上	18m 以上	10m 以上	6m 以上	4m 以上
65	57m 以上	32m 以上	18m 以上	10m 以上	6m 以上
70	100m 以上	57m 以上	32m 以上	18m 以上	10m 以上
75	178m以上	100m 以上	57m 以上	32m 以上	18m 以上
80	317m以上	178m以上	100m 以上	57m 以上	32m 以上
85	563m以上	317m以上	178m以上	100m 以上	57m 以上
90	1,000m以上	563m以上	317m以上	178m以上	100m 以上

#### 2. 騒音源の継続時間や発生回数が増加する場合の騒音の総合的な予測方法

#### 2-1 増加分の等価騒音レベルの算定方法

騒音レベル(定常騒音の場合)、騒音のエネルギー的な時間平均値(変動騒音の場合)、単発騒音暴露レベル(衝撃騒音の場合)が変化しないのであれば、継続時間(定常騒音、変動騒音)や発生回数(衝撃騒音)の増加に係る等価騒音レベルの増加分は、継続時間や発生回数の増加率を基に算定できる。

## 【定常騒音/変動騒音の継続時間の増加に係る、等価騒音レベルの増加分の算定式】

$$\Delta L_{\text{Aeq,x}} = 10 \log_{10} \frac{T_{x2}}{T_{x1}}$$

ここで、

 $\Delta L_{
m Aeg,x}$ : 定常騒音/変動騒音の継続時間の増加に係る、等価騒音レベルの増加分

X:騒音源

 $T_{\rm rl}$ :変更前の継続時間

 $T_{x2}$ :変更後の継続時間(変更前の継続時間+継続時間の増加)

## 【衝撃騒音の発生回数の増加に係る、等価騒音レベルの増加分の算定式】

$$\Delta L_{\text{Aeq,x}} = 10 \log_{10} \frac{N_{x2}}{N_{x1}}$$

ここで、

 $\Delta L_{
m Aeg,x}$ :衝撃騒音の発生回数の増加に係る等価騒音レベルの増加分の算定式

X:騒音源

 $N_{\it x1}$ :変更前の発生回数

 $N_{x2}$ :変更後の発生回数(変更前の発生回数+発生回数の増加)

### 【参考:等価騒音レベルの増加分算定式の解説】

### 【定常騒音/変動騒音の継続時間の増加に係る、等価騒音レベルの増加分の算定式】

定常騒音/変動騒音の継続時間の増加に係る、等価騒音レベルの増加分の算出式は次のとおり

$$\Delta L_{\text{Aeq,x}} = 10 \log_{10} \frac{T_{x2}}{T_{x1}}$$

ここで、T:対象とする時間区分の時間 [s](昼間は57,600 [s]、夜間は28,800 [s])

 $T_i$ :対象とする時間区分におけるi番目の定常騒音の継続時間[s]

 $L_{p\Lambda,i}:$ i番目の定常騒音源による<br/>予測地点における騒音レベル $[\mathrm{dB}]$ 

仮にある予測地点において、影響を与える店舗の騒音源が1つの定常騒音 x のみとすると、上記算出式は以下のとおりとなる。

$$L_{\text{Aeq, x}} = 10 \log_{10} \left( \frac{T_x}{T} \cdot 10^{L_{pA}/10} \right) = 10 \log_{10} \frac{T_x}{T} + 10 \log_{10} 10^{L_{pA}/10}$$

定常騒音の稼働時間が増加( $T_{x_1}$ 時間から $T_{x_2}$ 時間に変化)する場合の等価騒音レベルの増加分は、次のとおり、定常騒音の騒音レベルとは関係なく、稼働時間の増加率のみで算出される。

$$\triangle L_{\text{Aeq, x}} = L_{\text{Aeq, x}_2} - L_{\text{Aeq, x}_1}$$

$$= 10 \log_{10} \frac{T_{x_2}}{T} - 10 \log_{10} \frac{T_{x_1}}{T}$$

$$= 10 \log_{10} \frac{T_{x_2}}{T_{x_1}}$$

騒音源が複数の場合には、それぞれの等価騒音レベルの増加分を計算し、足し合わせた値とする。

定常騒音源、変動騒音源の場合、変更前の継続時間と継続時間の増加時間から、等価騒音レベルの増加分は下表のように算出される。

表 2-2 昼間における継続時間増加による等価騒音レベルの増加

単位: dB

継続時間の 増加分 変更前の 継続時間	1 時間	2時間	3時間	4時間	5 時間	6 時間	7時間	8時間
8時間	0.51	0.97	1.38	1.76	2.11	2.43	2.73	3.01
9 時間	0.46	0.87	1.25	1.60	1.92	2.22	2.50	
10 時間	0.41	0.79	1.14	1.46	1.76	2.04		
11 時間	0.38	0.73	1.05	1.35	1.63			
12 時間	0.35	0.67	0.97	1.25				
13 時間	0.32	0.62	0.90					
14 時間	0.30	0.58						
15 時間	0.28							

## 表 2-3 夜間における継続時間増加による等価騒音レベルの増加

単位: dB

継続時間の 増加分 変更前の 継続時間	1 時間	2 時間	3 時間	4 時間	5 時間	6 時間	7 時間
1時間	3.01	4.77	6.02	6.99	7.78	8.45	9.03
2 時間	1.76	3.01	3.98	4.77	5.44	6.02	
3 時間	1.25	2.22	3.01	3.68	4.26		
4時間	0.97	1.76	2.43	3.01			
5 時間	0.79	1.46	2.04				
6 時間	0.67	1.25					
7時間	0.58						

### 2-2 変更後の等価騒音レベルの算定方法

予測方法としては、i) 手引き本編第1章から第4章までに示すとおり、個々の騒音源について、基準の距離における騒音レベル、予測地点までの距離、変更後の全継続時間、全発生回数から等価騒音レベルを算出し、それらをエネルギー的に加算して算出する方法と、ii) 現状(延長前)の予測・評価地点における騒音測定(新設届出時に計算した数値を含む)を行って等価騒音レベルを算出し、その値に2. 2-1で算定した数値を足し算して算出する方法、がある。後者ii) の方法は、暗騒音の除去が可能であることが前提(P321参照)となる。

## 参考資料3 駐車場出入り口における騒音予測の考え方について

参考資料3では駐車場出入り口の正面に住居等がある場合の騒音予測の考え方を紹介する。

発生する騒音ごとの予測を行なう際に、駐車場出入り口の正面に住居等がある場合に、敷地境界線上あるいは敷地境界線に近い地点で自動車騒音の騒音予測を行おうとすると、騒音源から予測地点までの距離が 0mあるいは 0mに近い数値となってしまい、騒音の予測が困難になってしまう。

自動車騒音(変動騒音)の騒音レベルの最大値は、次式によって計算して、その最大値を用いることとしているため、敷地境界線上あるいは敷地境界線付近を走行する場合( $\mathbf{r}_i$  が  $\mathbf{0}$  あるいは  $\mathbf{0}$  に近い数値になる場合)には、騒音レベルを測定できないか、極めて大きな数値になってしまう。

$$L_{pA,i} = L_{WA} - 8 - 20\log_{10}r_i + \Delta L_{d,i} + \Delta L_{g,i}$$

ここで、

 $L_{p\mathrm{A}.i}:i$ 番目の区間を通過する自動車による予測地点における騒音レベル $[\mathrm{dB}]$ 

 $L_{W\mathrm{A}}$ :自動車走行騒音の  $\mathbf{A}$  特性音響パワーレベル  $[\mathrm{dB}]$ 

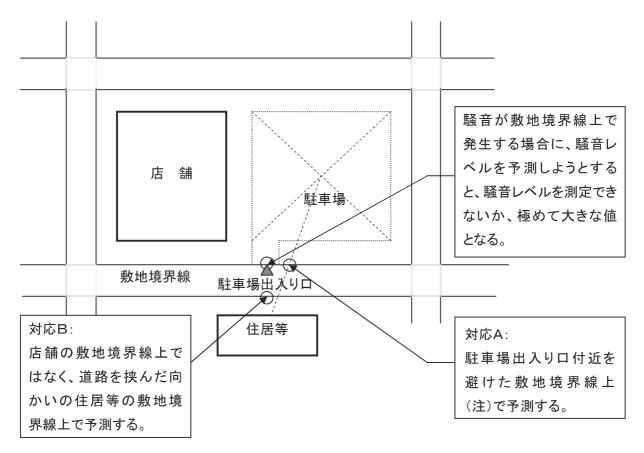
 $r_i$ : i 番目の区間を通過する自動車から予測地点までの**距離** [m]

 $\Delta L_{di}$ : i 番目の区間を通過する自動車に対する回折に伴う減衰に関する補正量 [dB]

 $\Delta L_{\mathrm{g},i}$ : i 番目の区間を通過する自動車に対する**地表面効果による減衰**に関する補正量[dB]

この基準値は大型店設置者が騒音抑制のための対策を事前に講じる際に尊重すべきものとして理解すべきである。本基準値を超えることのみをもって直ちに法第8条4項の意見の対象にすることや厳格に基準値以下とするよう対策を設置者に求めることを想定しているものではないことに留意すべきである。

このような状況下で予測を行なう際には、予測地点を駐車場出入り口付近を避けた位置に設置して、店舗の敷地境界線上で住居への騒音の大きいと思われる位置で予測を行う(図3-1 対応A)か、または、騒音源を駐車場出入り口付近に設定した場合には、道路を挟んだ住居側の敷地境界線上の位置で予測を行う(図3-1 対応B)ことができる。



注)駐車場を面として捉え、面の中心から住居等への線分が敷地境界線と交錯する地点を予測点とする。

図 3-1 駐車場出入り口における騒音予測の考え方

しかしながら、設置者は、自動車走行音などについても、住居等への騒音の視点も考慮して駐車場の位置を設定すること、夜間に使用できる駐車場の出入口や場所を限定することなどの対応を講じることは可能であり、周辺住居との関係や基準を超える音の継続時間や回数等も勘案した上で合理的な対応策を講じることは必要である。

# 参考資料 4 駐車場内を走行する自動車からの $L_{Aeq}$ 簡易予測の考え方について

参考資料4では、駐車場を面音源として捉え、点音源に近似させた騒音予測方法を紹介する。

#### 1. はじめに

駐車場のような面的施設から生じる自動車走行騒音の簡易な予測法について整理する。基本的な考え方を以下に示す。

- 駐車場から一様に音が発生していると考える→音響エネルギーの総発生量を求める
- 点音源からの騒音伝搬を考える

→面状音源を n 個の小領域に分割して伝搬計算を行う

○ 騒音源データ等は、ASJ RTN-Model 2003 との整合に留意する

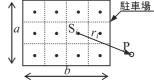


図 4-1 面状音源の分割 と点音源の設定

### 2. 基本式

①1 台の自動車から発生する A 特性音響パワーレベルの設定

$$L_{WA} = 10 \log_{10} \left( \frac{P_{A}}{10^{-12}} \right)$$

②面的施設から時間範囲に発生するA特性音響パワーレベルの計算

$$L_{WA,S} = 10\log_{10}\left(\frac{P_A}{10^{-12}} \cdot \frac{N_T \cdot \Delta t}{T}\right)$$

ただし, $P_A$ :自動車走行騒音のA特性音響パワー[W], $N_T$ : T[s]に走行する自動車の台数[台], $\Delta t$ : 駐車場内を 1台の自動車が走行する平均時間[s]

③面状音源を n 個の小領域に分割したときに

1 小領域から発生する A 特性音響パワーレベルの計算

$$L_{WA,S}' = L_{WA,S} - 10 \log_{10}(n)$$

④1 小領域に対して予測点で観測される A 特性音圧レベルの計算

$$L_{A,i} = L_{WA,S}' - 8 - 20\log_{10}(r_i) + \Delta L_{d,i} + \Delta L_{g,i}$$

ただし、 $r_i$ :分割したi番目の小領域の中心から予測点までの距離 [m], $\Delta L_{d,i}$ :回折に伴う減衰に関する補正量 [dB], $\Delta L_{g,i}$ :地表面効果による減衰に関する補正量 [dB]。

⑤予測点で観測される全領域からの A 特性音圧レベルの計算

$$L_{\rm A} = 10\log_{10}\left(\sum_{i=1}^{n} 10^{L_{\rm A},i/10}\right)$$

%面状音源からは定常音が発生しているものと仮定しているため、求めた $L_{A}$ を $L_{Aeq}$ とみなす。

## 参考資料5 台車の走行実験について

手引き本編では、騒音を予測する際に必要となる「基準の距離 (1 m) における騒音レベル」や「卓越周波数」について、店舗や実験室での実測 (実験) 結果を参考値として示している。

参考資料5では、このうち、台車走行騒音について示されている数値(表5、表6及び表9) を算出するために行った実験の概要を示す。

#### 1. 実験の概要及び手引き本編との関係

#### (1) 実験の概要

### ① 測定した騒音の種類

手引き本編で示しているように、荷さばき作業時の台車走行により発生する騒音は、

- 1) 平坦な路面を走行させた時に発生する騒音(変動騒音)
- 2) 台車が路面上の段差を超えたときに発生する騒音(衝撃騒音)
- の2種類に区分することが可能である。

本実験においては、これらの区分ごとに騒音データを収集し、騒音レベルのエネルギー平 均値と騒音レベルの最大値を求めた。

#### ② 実験の場所

一般に、台車の走行時に発生する騒音のような特定の騒音を測定する場合、他の騒音(暗騒音)の影響を受けずに安定したデータが得られる実験室で測定することが望ましいとされている。一方で、路面状況等の条件が、実際の店舗の状況となるべく同様のものとなることが望ましいことも事実である。

このような点を考慮し、本実験においては、

上記 1)の平坦な路面を走行する時の変動騒音については、実験室及び実際の店舗において 測定を行い、

上記 2)の段差乗り越え時の衝撃騒音については、実験室において測定することとした。

## ③ 実験の進め方

本実験では、路面の状態と台車の種類、台車の積載状況をいくつか設定し、それぞれの場合におけるデータを収集した。これらの設定条件と採取データ数を表 5-1 に、台車の種類を表 5-2 に示す。

採取データ 実験 実験に用いる台車 積載状況 路面の状態 場所 数 ①新品台車 (カーゴ) 10 平滑なコンクリート路面 空載 平滑なコンクリート路面+段差 10 ②新品台車(カーゴ) 空載 実験室実験平滑なコンクリート路面+段差 ③新品台車(カーゴ) 90 kg 積載 10 10 平滑なコンクリート路面+段差+ゴムマット ④新品台車(カーゴ) 空載 平滑なコンクリート路面+段差+ゴムマット 10 ⑤新品台車(カーコー) 90 kg 積載 10 ⑥中古台車 I (カートラック) アスファルト舗装路面 空載 10 アスファルト舗装路面 ⑦中古台車Ⅱ(カーゴ) 空載 10 アスファルト舗装路面 ⑧新品台車(カーゴ) 空載 アスファルト舗装路面 ⑨低騒音台車(カーゴ) 空載 10 店舗実験 5 アスファルト舗装路面+ゴムマット ⑩中古台車I(カートラック) 空載 5 アスファルト舗装路面+ゴムマット 空載 ⑪中古台車Ⅱ(カーゴ) 5 アスファルト舗装路面+ゴムマット ⑩新品台車 (カーゴ) 空載 5 アスファルト舗装路面+ゴムマット ③低騒音台車(カーゴ) 空載 140

表 5-1 設定条件(路面状態、台車の種類、積載状況)と採取データ数

注) ⑩~⑬の実験で採取したデータ数は、暗騒音による影響を受けやすい時間帯での測定であったため、 他よりも少ない。

実験場所	台車の種類	外形寸法	許容重量	自重
実験室実験	新品台車	W1000×L800×H1700	500 kg	50 kg
	(カーコ゛)			
店舗実験	新品台車	W1000×L800×H1700	500 kg	50 kg
	(カーコ゛)			
	低騒音台車	W1000×L800×H1700	300 kg	27 kg
	(カーコ゛)			
	中古台車	不明	不明	不明
	(カートラック)			
	中古台車	<b>元</b> □□	<b>₹</b> HH	<b>₹</b> ⊞
	(カーコ゛)	不明	不明 	不明

表 5-2 実験に用いた台車の諸元

#### (2) 手引き本編との関係

実験の結果は、本資料2.以降に示すとおりである。

騒音のレベルは、路面状況、台車の種類、積載状況等によって異なるが、実験結果のうち 手引き本編では代表的な数値のみを挙げている。具体的には以下のとおりである。

- ① 台車の走行騒音(平面走行時): 手引き本編表 5、表 9 上段本資料 3. で示す店舗での実験結果のうち、新品の台車(カーゴ、空載)を平坦路で走行させたときのデータを採用。
- ② 台車の走行騒音(路面の段差を乗り越えた時): 手引き本編表 6,表 9下段本資料 2.で示す実験室での実験結果のうち、新品の台車(カーゴ、空載又は 90 kg 積載)の段差乗り越え時のデータを採用。

注) 中古台車は、実験を行った店舗において使用されていたもの。

### 2. 段差走行時の騒音(実験室内実験)

### 2-1 実験の概要

#### (1) 実験日

平成12年3月2日(木)~3月4日(土)の期間に行った。

### (2) 実験の場所

東京大学生産技術研究所の2π無響室(図 5-1参照)で行った。

#### (3) 実験ケースとデータ数

実験室内実験で対象としたケースと採取したデータ数は表 5-1に示したとおりである。

#### (4) 実験に用いた台車の諸元

実験に用いた台車の諸元は表 5-2に示したとおりである。

#### (5) 実験方法

#### ① 騒音の発生方法(台車の走行条件)

台車を約 1 m/s 程度の走行速度で  $2\pi$  無響室内を走行させた。段差については、 $3 \text{ mm} \times 10 \text{ mm}$  の棒で人為的に設定した。

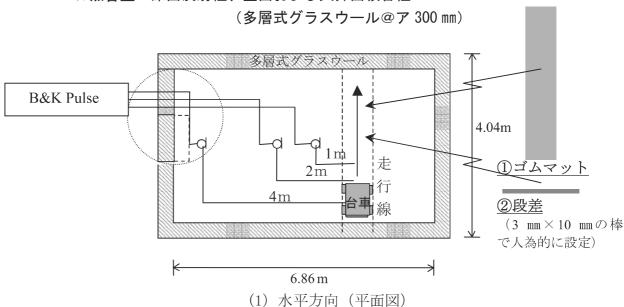
### ② 受音部での測定・記録方法

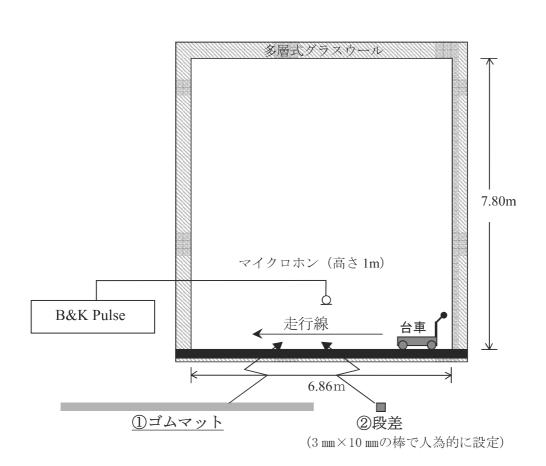
測定方向は、水平方向とし、測定点数は、3点とした(図 5-1参照)。

マイクの固定方法は、マイクロホンスタンド(×3)で固定した。

マイクロホンで受音した信号は、分析器 (B&K Pulse) に送り、騒音レベルのエネルギー 平均値と、騒音レベルの最大値を分析した。

# 2π無響室:床面反射性、壁面および天井面吸音性





(2) 垂直方向(断面図)

図 5-1 実験の概略

### ③ 測定系統図

- ・騒音計 RION NL-02×2、RION NL-04×1、RION NL-06×1
- マイクロホン延長ケーブル×3
- ・マイクロホンスタンド×3 (水平方向測定時)
- ·分析器 B&K Pulse

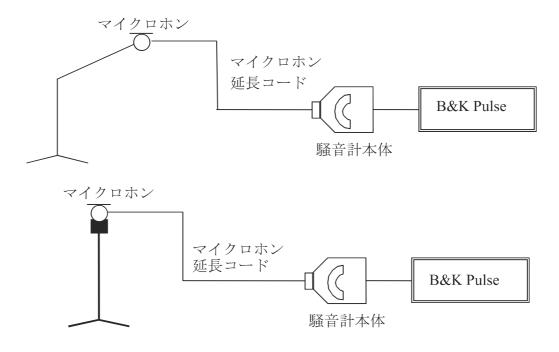


図 5-2 測定系統図

### 4 分析方法

- 1) マイクロホンの信号を B&K Pulse に取りこみ、リアルタイムで台車走行時の騒音レベルの平均値と騒音レベルの最大値 (時定数 125 ms) を測定点ごとに算出した。
- 2) 分析結果を距離との関係で整理して、基準位置における騒音レベル及び距離減衰について検討した。

#### 2-2 実験の結果

## (1) 1m点の算術平均値、標準偏差、エネルギー平均値、最大値、最小値

台車走行騒音に関する実験で得られたデータのうち、 $1 \, \text{m}$ 点における測定値から騒音レベルの算術平均値、標準偏差、エネルギー平均値、最大値、最小値を求めた結果は表 5-3に示すとおりである。

表 5-3 1m点の算術平均値、標準偏差、エネルギー平均値、最大値、最小値

	$L_{z}$	Amax					
部材又は路面の状態	台車種類等の条件	採取データ数	算術平均値	標準偏差	エネルギー平均値	最大値	最小値
			[dB]	[dB]	[dB]	[dB]	[dB]
平滑なコンクリート路面	新品台車(カーゴ、空載)	10	68.2	1.8	68.6	70.8	65.7
平滑なコンクリート路面+段差	新品台車(カーゴ、空載)	10	89.9	2.2	90.3	92.3	85.6
平滑なコンクリート路面+段差	新品台車(カーゴ、90kg積載)	10	81.1	2.6	81.7	85.2	76.9
平滑なコンクリート路面+段差+ゴムマット	新品台車(カーゴ、空載)	10	86.9	2.3	87.5	90.8	83.6
平滑なコンクリート路面+段差+ゴムマット	新品台車(カーゴ、90kg積載)	10	82.5	2.8	83.3	86.3	78.4
	$L_{ m Aeq}$ 注)段差か	がある場合はL	AE				
部材又は路面の状態	L <sub>Acq</sub> 注)段差が       台車種類等の条件	「ある場合は <i>L</i>  採取データ数		標準偏差	エネルギー平均値	最大値	最小値
部材又は路面の状態				標準偏差 [dB]	エネルギー平均値   [dB]	最大値 [dB]	最小値 [dB]
部材又は路面の状態 平滑なコンクリート路面			算術平均値				
	台車種類等の条件	採取データ数	算術平均値 [dB]	[dB]	[dB]	[dB]	[dB]
平滑なコンクリート路面	台車種類等の条件 新品台車(カーゴ、空載)	採取データ数   10	算術平均値 [dB] 65.2	[dB] 1.4	[dB] 65.4	[dB] 67.2	[dB] 63.3
平滑なコンクリート路面 平滑なコンクリート路面+段差	台車種類等の条件 新品台車(カーゴ、空載) 新品台車(カーゴ、空載)	採取データ数 10 10	算術平均値 [dB] 65.2 82.8	[dB] 1.4 1.4	[dB] 65.4 83.0	[dB] 67.2 84.5	[dB] 63.3 80.3

上記の結果からは、以下の点が指摘できる。

- ① 平滑なコンクリート路面を走行する場合と比較して、段差がある場合の騒音レベルの最大値は 20 dB 程度大きくなる。
- ② 空載の台車が段差を乗り越える場合、ゴムマットを敷設することにより 2~3 dB 程度の低減効果が得られる。これに対して、90 kg の積載がある場合、低減効果はほとんど見られなかった。

### (2) 距離減衰特性

店舗から発生する騒音を予測するには、音源 - 受音点間の騒音の伝搬計算を行う必要がある。そこで、音源から測定地点までの距離が異なる3測定地点でデータを採取し、以下に示す距離減衰式で回帰を行うことにより距離減衰特性を調べた。

 $y = -a\log_{10} x + b$ 

x: 騒音源からの距離 [m]、y: 騒音レベル [dB]

検討結果は、表 5-4に示すとおりである。

表 5-4 距離減衰特性

	$L_{ m Amax}$	x		
部材又は路面の状態	台車種類等の条件	採取データ数	距離減衰特性[y=a log <sub>10</sub> (x)+b]	[0.3 <i>a</i> ]
平滑なコンクリート路面	新品台車(カーゴ、空載)	10	$y = -16.1\log_{10}(x) + 68.4$	4.8
平滑なコンクリート路面+段差	新品台車(カーゴ、空載)	10	$y = -17.9\log_{10}(x) + 90.1$	5.4
平滑なコンクリート路面+段差	新品台車(カーゴ、90kg積載)	10	$y = -17.6\log_{10}(x) + 81$	5.3
平滑なコンクリート路面+段差+ゴムマット	新品台車(カーゴ、空載)	10	$y = -17.8\log_{10}(x) + 87.1$	5.3
平滑なコンクリート路面+段差+ゴムマット	新品台車(カーゴ、90kg積載)	10	$y = -19.2\log_{10}(x) + 82.3$	5.8

	L <sub>Aeq</sub> 注)段差があ	ある場合はL <sub>AE</sub>		
部材又は路面の状態	台車種類等の条件	採取データ数	距離減衰特性[y=a log <sub>10</sub> (x)+b]	[0.3 <i>a</i> ]
平滑なコンクリート路面	新品台車(カーゴ、空載)	10	$y = -16.6\log_{10}(x) + 65.4$	5
平滑なコンクリート路面+段差	新品台車(カーゴ、空載)	10	$y = -18.0\log_{10}(x) + 83.0$	5.4
平滑なコンクリート路面+段差	新品台車(カーゴ、90kg積載)	10	$y = -17.0\log_{10}(x) + 73.0$	5.1
平滑なコンクリート路面+段差+ゴムマット	新品台車(カーゴ、空載)	10	$y = -17.7\log_{10}(x) + 81.0$	5.3
平滑なコンクリート路面+段差+ゴムマット	新品台車(カーゴ、90kg積載)	10	$y = -19.2\log_{10}(x) + 75.6$	5.8

自由音場の距離減衰特性では0.3a=6となる。

以上、いずれの台車走行音とも  $y = -20\log 10(x)$ の距離減衰特性に近い結果を示しており、 騒音伝搬計算に関しては、自由音場における点音源の距離減衰(逆二乗則)により計算する ことができると考えられる。

## (3) 卓越周波数

本実験で測定された騒音データについて周波数分析を行い、卓越周波数を調べた。 結果は表 5-5に示すとおりである。

表 5-5 1オクターブバンド分析における卓越周波数

		T											
		L Amax											
部材又は路面の状態	台車種類等の条件	データ数	代表的な卓越				1	卓越居	波数	[Hz]			
			周波数[Hz]	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10
平滑なコンクリート路面	新品台車(カーゴ、空載)	10	2k	2k	2k	2k	2k	2k	2k	2k	2k	2k	2k
平滑なコンクリート路面+段差	新品台車(カーゴ、空載)	10	2k,4k	4k	4k	4k	4k	2k	2k	2k	2k	2k	4k
平滑なコンクリート路面+段差	新品台車(カーゴ、90kg積載)	10	4k	4k	4k	4k	4k	4k	4k	4k	4k	4k	4k
平滑なコンクリート路面+段差+ゴムマット	新品台車(カーゴ、空載)	10	4k	4k	4k	2k	4k	2k	4k	4k	4k	4k	4k
平滑なコンクリート路面+段差+ゴムマット	新品台車(カーゴ、90kg積載)	10	2k	2k	2k	2k	2k	4k	2k	2k	4k	2k	4k
	L <sub>Aeq</sub> 注)科	と差がある	。場合は $L_{ m AE}$										
部材又は路面の状態	L <sub>Aeq</sub> 注) 科 台車種類等の条件		場合は <i>L</i> <sub>AE</sub> 代表的な卓越					卓越居	波数	[Hz]			
部材又は路面の状態	7.160		- 110	1	2	3	4	卓越居 5	引波数 6	[Hz]	8	9	10
部材又は路面の状態平滑なコンクリート路面	7.160		代表的な卓越	1 2k	2 2k	3 2k				[Hz] 7 2k	8 2k	9 2k	10 2k
	台車種類等の条件	データ数	代表的な卓越 周波数[Hz]	1 2k 4k		_	4	5	6	7	-		
平滑なコンクリート路面 平滑なコンクリート路面 + 段差	台車種類等の条件 新品台車(カーゴ、空載)	データ数 10	代表的な卓越 周波数[Hz] 2k	-	2k	2k	4 2k	5 2k	6 2k	7 2k	2k	2k	2k
平滑なコンクリート路面 平滑なコンクリート路面+段差	台車種類等の条件 新品台車(カーゴ、空載) 新品台車(カーゴ、空載) 新品台車(カーゴ、空載) 新品台車(カーゴ、90kg積載)	データ数 10 10	代表的な卓越 周波数[Hz] 2k 4k	4k	2k 4k	2k 4k	4 2k 4k	5 2k 2k	6 2k 4k	7 2k 2k	2k 2k	2k 2k	2k 4k

1オクターブバンドの卓越周波数は、平滑なコンクリート路面上を新品台車(カーゴ、空載)が走行したとき、ゴムマットを敷設した段差上を新品台車(カーゴ、90 kg 積載)が走行したときが共に  $2\,\mathrm{kHz}$ 、それ以外のときが  $4\,\mathrm{kHz}$  であった。

### 3. 平坦路走行時の騒音(現場実験)

#### 3-1 実験の概要

#### (1) 実験日

平成 12 年 3 月某日(暗騒音の影響が少ない早朝、午前 5:00 頃~午前 8:00 頃)に行った。 測定の主な行程は表 5-6に示すとおりである。

表 5-6 現場実験の主な工程

時間帯	実験内容
5:00~5:30	実験準備
5:40~5:50	アスファルト舗装路面上での台車走行実験
5:50~6:30	アスファルト舗装路面+ゴムマットでの台車走行実験

### (2) 実験場所

首都圏の某店舗で行った。

## (3) 実験ケースとデータ数

現場実験で対象としたケースと採取したデータ数は、表 5-1に示したとおりである。

## (4) 実験に用いた台車の諸元

実験に用いた台車の諸元は表 5-2に示したとおりである。

#### (5) 実験方法

### ① 騒音の発生方法

台車を約4 m/s 程度の走行速度で店舗の荷さばき施設を走行させた。

### ② 受音部での測定・記録方法

測定方向は、水平方向の1方向とした。測定地点数は、台車の走行車線中心から1m、2m、4m、8mとした。

マイクロホンで受音した信号はデータレコーダ(SONY D10)に直接録音し、後日、東京大学生産技術研究所の実験室で分析器(B&K Pulse)を用いて騒音レベルのエネルギー平均値と、騒音レベルの最大値を分析した。

#### 3-2 実験の結果

### (1) 1m点の算術平均値、標準偏差、エネルギー平均値、最大値、最小値

台車走行騒音に関する実験で得られたデータのうち、 $1 \, \text{m点}$ における測定値から騒音レベルの算術平均値、標準偏差、エネルギー平均値、最大値、最小値を求めた結果は表 5-7に示すとおりである。

表 5-7 1m点の算術平均値、標準偏差、エネルギー平均値、最大値、最小値

		7					
		$L_{ m Amax}$					
部材又は路面の状態	台車種類等の条件	採取データ数	算術平均値	標準偏差	エネルギー平均値	最大値	最小値
			[dB]	[dB]	[dB]	[dB]	[dB]
アスファルト舗装路面	中古台車(カートラック、空載)	10	92.3	0.90	92.4	93.4	90.7
アスファルト舗装路面	中古台車(カーゴ、空載)	10	89.1	1.21	89.2	91.3	86.5
アスファルト舗装路面	新品台車(カーゴ、空載)	10	76.1	2.45	76.7	80.1	71.5
アスファルト舗装路面	低騒音台車(カーゴ、空載)	10	76.2	2.00	76.5	78.8	72.2
アスファルト舗装路面+ゴムマット	中古台車(カートラック、空載)	5	89.0	1.28	89.2	90.1	87.2
アスファルト舗装路面+ゴムマット	中古台車(カーゴ、空載)	5	85.9	1.63	86.1	88.2	84.1
アスファルト舗装路面+ゴムマット	新品台車(カーゴ、空載)	5	75.9	2.20	76.4	79.3	73.9
アスファルト舗装路面+ゴムマット	低騒音台車(カーゴ、空載)	5	77.5	1.40	77.6	79.2	75.8
		7					, , , ,
		$L_{ m Aeq}$		'	<u>'</u>		
部材又は路面の状態	台車種類等の条件	7	算術平均値	標準偏差	エネルギー平均値	最大値	最小値
部材又は路面の状態	台車種類等の条件	L <sub>Aeq</sub>  採取デ <b>−</b> タ数	算術平均値 [dB]	標準偏差 [dB]	エネルギー平均値 [dB]	最大値 [dB]	最小值 [dB]
部材又は路面の状態		$L_{ m Aeq}$	算術平均値	標準偏差	エネルギー平均値	最大値	最小値
部材又は路面の状態アスファルト舗装路面	台車種類等の条件	L <sub>Aeq</sub>  採取デ <b>−</b> タ数	算術平均値 [dB]	標準偏差 [dB]	エネルギー平均値 [dB]	最大値 [dB]	最小值 [dB]
	台車種類等の条件	L <sub>Aeq</sub> 採取データ数	算術平均値 [dB] 89.1	標準偏差 [dB] 0.69	エネルギー平均値 [dB] 89.1	最大値 [dB] 90.3	最小値 [dB] 88.1
部材又は路面の状態 アスファルト舗装路面 アスファルト舗装路面	台車種類等の条件 中古台車(カートラック、空載) 中古台車(カーゴ、空載)	L <sub>Aeq</sub> 採取データ数 10 10	算術平均値 [dB] 89.1 85.4	標準偏差 [dB] 0.69 1.14	エネルギー平均値 [dB] 89.1 85.5	最大値 [dB] 90.3 87.2	最小値 [dB] 88.1 83.5
部材又は路面の状態 アスファルト舗装路面 アスファルト舗装路面 アスファルト舗装路面 アスファルト舗装路面	台車種類等の条件 中古台車(カートラック、空載) 中古台車(カーゴ、空載) 新品台車(カーゴ、空載)	L <sub>Aeq</sub> 採取データ数 10 10	算術平均值 [dB] 89.1 85.4 70.6	標準偏差 [dB] 0.69 1.14 2.44	エネルギー平均値 [dB] 89.1 85.5 71.3	最大値 [dB] 90.3 87.2 75.3	最小値 [dB] 88.1 83.5 66.7
部材又は路面の状態 アスファルト舗装路面 アスファルト舗装路面 アスファルト舗装路面 アスファルト舗装路面 アスファルト舗装路面 アスファルト舗装路面	台車種類等の条件 中古台車(カートラック、空載) 中古台車(カーゴ、空載) 新品台車(カーゴ、空載) 低騒音台車(カーゴ、空載)	L Acq 採取データ数 10 10 10 10	算術平均值 [dB] 89.1 85.4 70.6 71.9	標準偏差 [dB] 0.69 1.14 2.44 1.88	エネルギー平均値 [dB] 89.1 85.5 71.3 72.3	最大値 [dB] 90.3 87.2 75.3 73.8	最小値 [dB] 88.1 83.5 66.7 67.8
部材又は路面の状態 アスファルト舗装路面 アスファルト舗装路面 アスファルト舗装路面 アスファルト舗装路面 アスファルト舗装路面 アスファルト舗装路面 アスファルト舗装路面	台車種類等の条件 中古台車(カートラック、空載) 中古台車(カーゴ、空載) 新品台車(カーゴ、空載) 低騒音台車(カーゴ、空載) 中古台車(カーラック、空載)	L Acq 採取データ数 10 10 10 10 5	算術平均值 [dB] 89.1 85.4 70.6 71.9 85.0	標準偏差 [dB] 0.69 1.14 2.44 1.88 1.56	エネルギー平均値 [dB] 89.1 85.5 71.3 72.3 85.3	最大値 [dB] 90.3 87.2 75.3 73.8 86.4	最小値 [dB] 88.1 83.5 66.7 67.8 83.1

上記の結果からは、以下の点が指摘できる。

- ① 中古台車(カートラック及びカーゴ、空載)と新品台車(カーゴ、空載)又は低騒音台車(カーゴ、空載)では、16~20 dB 程度の違いが見られる。
- ② それぞれの台車走行騒音に対して、アスファルト路面にゴムマットを敷設することによる騒音低減効果は、中古のカートラック(空載)で 2~4 dB 程度、中古のカーゴ(空載)で 2~3 dB 程度である。
- ③ 新品台車(カーゴ、空載)の走行騒音に関しては、上記のアスファルト舗装路面での走行と比べ、2-2 (1)に示した平滑なコンクリート路面では、騒音レベルが  $5\sim8$  dB 程度小さくなる。

#### (2) 距離減衰特性

店舗から発生する騒音の予測では、音源 - 受音点間の騒音の伝搬計算を行う必要がある。 そこで、音源から測定地点までの距離が異なる3測定地点でデータを採取し、以下に示す距離減衰式で回帰を行うことにより距離減衰特性を調べた。

 $y = -a\log_{10} x + b$ 

x: 騒音源からの距離 [m]、y: 騒音レベル [dB]

検討結果は表 5-8に示すとおりである。

表 5-8 距離減衰特性

$L_{ m Amax}$								
部材又は路面の状態	台車種類等の条件	採取データ数	距離減衰特性[y=a log <sub>10</sub> (x)+b]	[0.3 <i>a</i> ]				
アスファルト舗装路面	中古台車(カートラック、空載	10	y=-15.4log <sub>10</sub> (x)+92.5	4.6				
アスファルト舗装路面	中古台車(カーゴ、空載)	10	y=-15.2log <sub>10</sub> (x)+89.4	4.6				
アスファルト舗装路面	新品台車(カーゴ、空載)	10	y=-16.0log <sub>10</sub> (x)+76.4	4.8				
アスファルト舗装路面	低騒音台車(カーゴ、空載)	10	y=-15.9log <sub>10</sub> (x)+76.7	4.8				
アスファルト舗装路面+ゴムマット	中古台車(カートラック、空載	5	y=-16.7log <sub>10</sub> (x)+89.2	5.0				
アスファルト舗装路面+ゴムマット	中古台車(カーゴ、空載)	5	y=-14.8log <sub>10</sub> (x)+86.3	4.4				
アスファルト舗装路面+ゴムマット	新品台車(カーゴ、空載)	5	y=-18.8log <sub>10</sub> (x)+76.1	5.6				
アスファルト舗装路面+ゴムマット	低騒音台車(カーゴ、空載)	5	y=-18.7log <sub>10</sub> (x)+78.1	5.6				
	•		•					
	$L_{ m Aee}$	1						
部材又は路面の状態	台車種類等の条件	採取データ数	距離減衰特性[y=a log <sub>10</sub> (x)+b]	[0.3 <i>a</i> ]				
アスファルト舗装路面	中古台車(カートラック、空載	10	y=-15.6log <sub>10</sub> (x)+89.3	4.7				
アスファルト舗装路面	中古台車(カーゴ、空載)	10	y=-14.9log <sub>10</sub> (x)+85.8	4.5				
アスファルト舗装路面	新品台車(カーゴ、空載)	10	y=-15.5log <sub>10</sub> (x)+71.0	4.7				
アスファルト舗装路面	低騒音台車(カーゴ、空載)	10	y=-15.8log <sub>10</sub> (x)+72.4	4.8				
アスファルト舗装路面+ゴムマット	中古台車(カートラック、空載	5	y=-18.9log <sub>10</sub> (x)+85.7	5.7				
アスファルト舗装路面+ゴムマット	中古台車(カーゴ、空載)	5	$y=-17.4\log_{10}(x)+83.2$	5.2				
アスファルト舗装路面+ゴムマット	新品台車(カーゴ、空載)	5	y=-19.1log <sub>10</sub> (x)+71.0	5.7				
アスファルト舗装路面+ゴムマット	低騒音台車(カーゴ、空載)	5	$y=-18.7\log_{10}(x)+74.1$	5.6				

自由音場の距離減衰性状では0.3a=6となる。

上記の結果より、0.3 a の値(倍距離での減衰量)は 4.6 から 5.7 となっており、実験室内での実験結果と比較して、点音源の距離減衰の理論値(a=20、0.3 a =6)との開きが大きくなっている。この理由として、現場実験では台車の走行距離を長くとったため、線音源的な特性が含まれていることが考えられる。しかしながら、実験結果は線音源の理論値(a=10、0.3 a =3)より点音源の理論値(a=20、0.3 a =6)に近いことから、距離減衰による騒音伝搬計算に関しては、自由音場における点音源の距離減衰(逆二乗則)を用いても差し支えないと考えられる。

## (3) 卓越周波数

本実験で測定された騒音データについて周波数分析を行い、卓越周波数を調べた。 結果は表 5-9に示すとおりである。

表 5-9 1オクターブバンド分析における卓越周波数

			$L_{ m Amax}$										
部材又は路面の状態	台車種類等の条件	データ数	代表的な卓越					卓越	周波数	[Hz]			
			周波数[Hz]	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10
アスファルト舗装路面	中古台車(カートラック、空載)	10	500	500	1k	500	500	500	500	500	500	500	50
アスファルト舗装路面	中古台車(カーゴ、空載)	10	2k	2k	2k	2k	2k	2k	2k	2k	2k	2k	2
アスファルト舗装路面	新品台車(カーゴ、空載)	10	2k	2k	2k	2k	2k	2k	2k	2k	2k	2k	2
アスファルト舗装路面	低騒音台車(カーゴ、空載)	10	1k,2k	1k	2k	1k	2k	1k	2k	1k	2k	1k	2
アスファルト舗装路面+ゴムマット	中古台車(カートラック、空載)	5	500	500	500	500	500	500					
アスファルト舗装路面+ゴムマット	中古台車(カーゴ、空載)	5	2k	2k	2k	2k	2k	2k					
アスファルト舗装路面+ゴムマット	新品台車(カーゴ、空載)	5	2k	2k	2k	2k	2k	2k					
アスファルト舗装路面+ゴムマット	低騒音台車(カーゴ、空載)	5	2k	2k	1k	2k	2k	2k					
			$L_{ m Aeq}$										
部材又は路面の状態	台車種類等の条件	データ数	代表的な卓越					卓越	周波数	[Hz]			
			周波数[Hz]	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10
アスファルト舗装路面	中古台車(カートラック、空載)	10	500	500	1k	500	1k	500	500	500	500	1k	500
アスファルト舗装路面	中古台車(カーゴ、空載)	10	2k	2k	2k	2k	2k	2k	2k	2k	2k	2k	2
アスファルト舗装路面	新品台車(カーゴ、空載)	10	2k	2k	2k	2k	2k	2k	2k	2k	2k	2k	2
アスファルト舗装路面	低騒音台車(カーゴ、空載)	10	1k	1k	1k	1k	2k	1k	1k	1k	2k	1k	1
アスファルト舗装路面+ゴムマット	中古台車(カートラック、空載)	5	500	500	500	500	500	500					
アスファルト舗装路面+ゴムマット	中古台車(カーゴ、空載)	5	2k	2k	2k	2k	2k	2k					
アスファルト舗装路面+ゴムマット	新品台車(カーゴ、空載)	5	2k	2k	2k	2k	2k	2k					

1オクターブバンドの卓越周波数は、アスファルト舗装の路面上を中古台車(カートラック、空載)が走行(ゴムマットあり、なし)したときが  $500~\rm{Hz}$ 、それ以外の走行条件のときが  $2~\rm{kHz}$  であった。

## 【備考】気象条件の分析

気温、風速の気象観測結果は表 5-10に示すとおりである。 平均風速はほぼ無風に近い状態であり、騒音に影響を及ぼす状態ではなかった。

表 5-10 現場実験における気象条件

時間帯	実験内容	気温 [℃]	平均風速[m/s]
5:40~5:50	アスファルト舗装路面上での台車走行実験	3.0~2.4	0.0~0.3
5:50~6:30	アススァルト舗装路面+ゴムマットでの台車走行実験	2.2	0.0~0.2

### 参考資料6 店舗における騒音測定調査について

手引き本編では、騒音を予測する際に必要となる「基準の距離 (1 m) における騒音レベル」 や「卓越周波数」について、店舗や実験室での実測 (実験) 結果を参考値として示している。

参考資料6では、これらの参考値を収集するために行った店舗での測定調査の概要を示すと共 に、手引き本編で示している数値(「荷さばき作業に伴う後進警報ブザーの騒音」及び「廃棄物収 集作業に伴う騒音」の騒音レベル(表3、表7及び表8))の根拠となる測定調査結果を示す。

## 1. 調査の概要

### (1) 調査日

平成11年3月から4月にかけて行った。

### (2) 調査の場所

以下の首都圏の3店舗で行った。

- ① 店舗A (総合スーパー)
- ② 店舗B (食品スーパー)
- ③ 店舗C (総合スーパー)

#### (3) 騒音等の測定方法

騒音等の測定方法は、表 6-1に示すとおりである。

表 6-1騒音等の測定方法析項目測定方法仕様

分析項目	測定方法	仕様	備考
騒音レベル	<ul><li>・1時間以上の連続測定とし、 データレコータ (DAT) に録音する と共に暗騒音等の状況をレヘ ル レコータ に記録した。</li></ul>	・周波数重み特性:F ・時間重み特性:FAST	2 測定点以上
騒音発生源と 測定点の位置 関係	<ul><li>・パワーモニター点を中心として 5m、 10m の同心円を描き目視により記録した。</li><li>・VTR に記録した。</li></ul>	_	VTR は、パワーモニター点 近傍の固定1箇所及 び移動 1 箇所とし た。
荷さばき車両等の滞在時間	・レベルレコーダ及びVTRに記録した。	_	
気象測定	・風速、気温、湿度の計測値を 目視により記録した。	_	

また、測定調査に使用した機器を表 6-2に示す。

機器形式 製造会社 測定·分析項目 機器名称 性能 NL-06 **RION** 騒 音 騒音計 (積分形騒音計) 測定可能周波 数 20Hz~8kHz データレコーダ D-10 SONY レベルレコーダ LR-04 RION 象 風凍計 三杯型風速計 牧野応用 気 測器 気温・湿度計 アスマン通風乾湿計 安藤計器 製工所

表 6-2 使用機器一覧

## (4) 測定位置

騒音、気象等の基本的な測定位置は、図 6-1に示すとおりである。

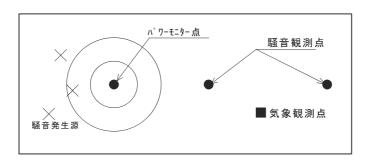


図 6-1 騒音等の測定点の配置

なお、店舗Bは住居に面する場所に高さ 2m の遮音壁が設置されていた。このため、回折に伴う減衰に関する補正量の計算方法の妥当性を検討する目的から、遮音壁背後に測定点を配置した。

## 2. 調査の結果及び手引き本編との関係

# (1) 騒音等の分析方法

騒音等の分析方法は、表 6-3に示すとおりである。

表 6-3 騒音等の分析方法

	分	·析項目	分析方法	仕様	備考
	分析対象箇所の 抽出		・騒音レベル波形をレベルレコーグに出力すると共に VTR での確認により暗騒音等による影響を受けていない分析対象箇所を抽出。	(レベル波形出力) ・周波数重み特性: A ・時間重み特性: FAST	
騒音レベ	変動騒音	A 特性音圧 レベル( <i>L<sub>pA</sub></i> )	・ データレコーダ(DAT)に騒音計(NL-06)を接続して、騒音の大きさごと(アイドリング時と圧縮時)の平均的な騒音レベル及び継続時間を求めた。 ・ データレコーダ(DAT)に周波数分析器を接続して周波数特性を把握した。	・周波数重み特性:A ・時間重み特性:FAST	
ル		最大値 (L <sub>Amax</sub> )	<ul><li>・データレコータ (DAT)に騒音計(NL-06)を 接続して騒音計の内部処理器により求めた。</li></ul>	・周波数重み特性:A ・時間重み特性:FAST	
	単発騒音暴 衝 露レベル(LAE)		<ul><li>・データレコーダ (DAT)に騒音計(NL-06)を 接続して騒音計の内部処理器により求めた。</li></ul>	・周波数重み特性:A ・時間重み特性:FAST	
	整 騒音	最大値 (L <sub>Amax</sub> )	<ul><li>・データレコータ (DAT)に騒音計(NL-06)を 接続して騒音計の内部処理器により求めた。</li></ul>	・周波数重み特性:A ・時間重み特性:FAST	
	騒音発生源と測定点 の位置関係		・測定時の記録値 (発生源と騒音測定 点間の距離) を用いた。		
	荷さばき車両等の滞在時間		・レベルコーダ及び VTR をもとに荷さば き車両の進入から退出までの時間 を求めた。	_	

また、分析に使用した機器を表 6-4に示す。

表 6-4 使用機器一覧

測定・分析項目	機器名称	機器形式	製造会	性能
			社	
騒 音	騒音計 (積分形騒音計)	NL-06	RION	測定可能周波
				数 20Hz~8kHz
	データレコーダ	D-10	SONY	_
	レベルレコーダ	LR-04	RION	_
	1/3 オクターブバンド周波数分析器	B&K 2133	B&K	_
気 象	風速計	三杯型風速計	牧野応	_
			用測器	
	気温・湿度計	アスマン通風乾湿計	安藤計	_
			器製工	
			所	

#### (2) 分析対象箇所の抽出

現場において測定した騒音データには、荷さばき等による衝撃音、台車走行等による変動 騒音、配送車両・廃棄物収集車両のアイドリング等による定常騒音など、種々(の種類)の音が 混在している。個々の騒音源ごとに良好なデータを得るためには、個々の騒音が出来るだけ 単独で発生している状態を予め抽出しておく必要がある。

分析対象箇所は、次の作業を通じて抽出した。

- ① 他の騒音による影響を受けていない良好なデータの確定 測定現場及び研究室で出力した騒音レベル波形とVTRの映像を確認することによって、 他の騒音による影響を受けていない良好なデータを確定した。
- ② 個々の騒音の発生時刻・継続時間の特定(タイムテーブルの作成) ①の作業と同時に、DATに記録されている発生時刻及び継続時間を特定した。
- ③ 騒音発生地点から騒音測定地点までの距離の確定 ①で抽出した騒音について、現場での記録結果と VTR の画像を照合することによって騒音発生地点から騒音測定地点までの距離を求めた。
- ④ 騒音の種類別の騒音発生回数等の特定 各測定現場において騒音の種類別の騒音発生回数、騒音の継続時間、台車の移動速度に関するデータを整理した。

### (3) データの分析結果

定常騒音、変動騒音の騒音源に関して、次のデータを得ることを目的として行った。

- ① 騒音の総合的な予測に必要となる各種騒音源に関するデータ
  - ・基準の位置における騒音レベルのエネルギー平均値
  - ・基準の位置における単発騒音暴露レベル
- ② 発生する騒音ごとの予測に必要となる各種騒音源に関するデータ
  - ・基準の位置における騒音レベルの最大値

環境基準又は騒音規制法の規制基準に対応した騒音予測に必要となる各種騒音源に関するデータを総括した結果は、表 6-5 及び表 6-6 に示すとおりである。

表 6-5 各種騒音源の騒音レベル及び単発騒音暴露レベルに関するデータ

		基準の位置における騒音レベルのエ					基準の位置における単発騒音暴露 レベル (LAF) に関するデータ				
		ネルギ	一平均值	直に関す	-るデー	タ		$(L_{AE})$	に関う	るアー	9
騒音の種類	分 類	データ数	平均値	標準	最大	最小	データ数	平均値	標準	最大	最小
			[dB]	偏差	値	値		[dB]	偏差	値	値
				[dB]	[dB]	[dB]			[dB]	[dB]	[dB]
荷さばき作業に伴う	後進警報ブザー	14	91.9	7.0	100.6	73.9	_	_	_	_	_
· 廃棄物収集作業	<ul><li>・廃棄物非圧縮時</li></ul>	11	84.2	2.4	87.5	80.9	_	_	_	_	_
<b></b>	・廃棄物圧縮時	7	89.2	3.0	95.3	86.1	_	_	_	_	_
ドア開閉音		_	_	_	_	_	33	87.2	6.4	98.2	71.1
荷下ろし作業等に 伴う騒音	・リフトと床面等の衝撃音	_	_	_	_	_	31	85.6	4.2	95.3	80.0
	・リフト昇降音	_	_	_	_	_	16	86.1	3.0	90.4	82.7

表 6-6 各種騒音源の $L_{
m A,Fmax}$ に関するデータ

騒音の種類	分類	データ数	平均值 [dB]	標準偏 差[dB]	最大値 [dB]	最小値 [dB]
荷さばき作業に	14	98.9	6.6	108.7	83.5	
廃棄物収集作	• 廃棄物非圧縮時	11	88.8	4.8	97.9	82.6
業	<ul><li>廃棄物圧縮時</li></ul>	7	95.0	6.1	104.2	88.5
ドア開閉音	ト・ア開閉音			7.3	105.9	77.8
荷下ろし作業	・リフトと床面等の衝撃音	31	90.0	4.4	102.0	81.5
等に伴う騒音	・リフト昇降音	16	85.5	4.4	94.6	78.4

#### (4) 手引き本編との関係

手引き本編では、上記の結果から抽出されたデータのうち、一例として参考になると考えられる数値のみを挙げている。具体的には、ドア開閉音や荷下ろし作業といった当該作業の方法、機器の種類等によって相当ばらつきがあり、本実験の値を標準的なものと考えることが適切でないデータについては参考値として示さず、ある程度他の店舗の参考となりうる以下のデータを示している。

① 荷さばき作業に伴う後進警報ブザー:手引き本編 表3、表7

② 廃棄物収集に伴う騒音:手引き本編 表4、表8

なお、本測定調査の過程では、台車の走行に伴う騒音も特定されたが、測定値が不安定な ことから、別途測定することとした。(参考資料5参照)

以上の表に示した諸数値の根拠となる情報を以下に示す。

○ 測定場所別有効サンプル数 :表 6-7参照○ 運搬車両別の騒音発生回数 :表 6-8参照

○ 各種騒音レベルの距離減衰と発生度数:図6-2~図6-7参照

表 6-7 測定場所別有効サンプル数

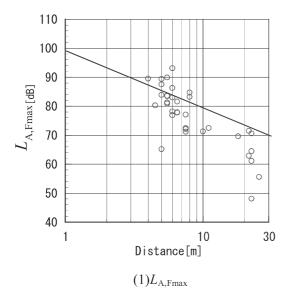
		トラック		廃棄物収集車		荷下ろし作業		
測定場所	総数	後進警報	1、4月日日日	廃棄物圧	廃棄物非	11-11 の目1枚	リフトと床面等	
		ブサー	ト゛ア開閉	縮時	圧縮時	リフトの昇降	の衝撃	
店舗A	142(121)	2(1)	10(7)	4(4)	0(0)	13(13)	24(24)	
店舗B	151(66)	32(13)	48(24)	8(3)	27(11)	6(3)	14(5)	
店舗C	29(16)	0(0)	4(2)	0(0)	0(0)	0(0)	4(2)	
合計	322(203)	34(14)	62(33)	12(7)	27(11)	19(16)	42(31)	

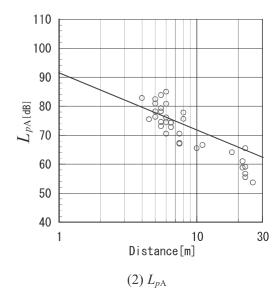
( ) 内はパワーモニター点における有効サンプル数

表 6-8 運搬車両別の騒音発生回数

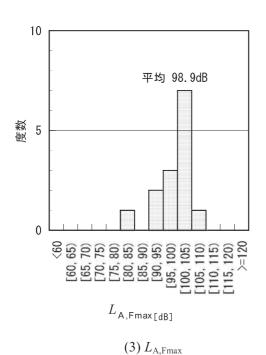
	トラック種別	滞在時間 (分)	後進警報ブーザー	ドア・扉	リフト昇降	リフト衝撃音
1	10t(センター便・大型)	58		4	46	46
3	中型 (4t)	44	0	4	0	0
3	8.2t(センター便・大型)	33	1	4	26	34
3	7.75t(センター便・大型)	27	3	3	24	31
2	中型(3.25t)	22	1	3	5	6
2	中型	23	1	4	4	3
1	中型 (3.25t)	18		5	7	7
1	中型(3.5t)	18	1	3	2	0
3	中型(2.75t)	14	0	3	0	0
1	中型 (2t)	11		6	0	0
2	中型(3.25t)	11	1	4	2	0
2	中型 (2t)	11	1	4	0	0
2	中型	10	1	4	0	0
2	中型	9	1	4	0	0
1	中型 (2t)	6		4	0	0
3	中型 (2t)	5	0	4	0	0
3	中型 (2t)	5	3	3	0	0
3	中型 (2t)	4	0	0	0	0
3	中型(2.95t)	4	1	2	0	0
2	中型	3	0	0	0	0
3	中型 (2t)	3	1	4	0	0
1	中型(3.25t)		_	2	0	0
1	中型 (2t)	1	0	2	0	0
	C 444 (A) C C 444 C	@ #44# @	1-1-17 -			

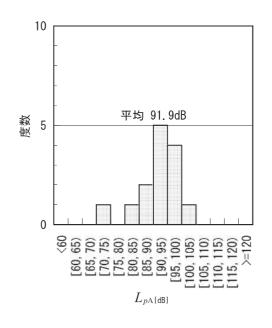
①:店舗A、②:店舗B、③:店舗Cにおけるデータ





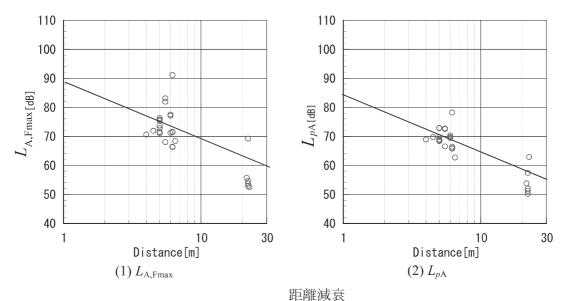
距離減衰 (図中斜線は-6dB/d.d.の減衰)



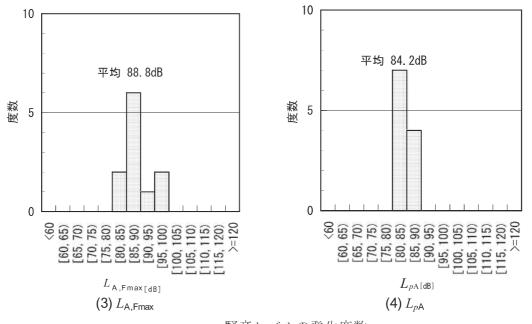


3)  $L_{A,Fmax}$  (4)  $L_{pA}$  騒音レベルの発生度数 (発生源からの距離 1m 点での騒音レベルに換算)

図6-2 荷さばき作業に伴う後進警報ブザーの距離減衰と発生度数

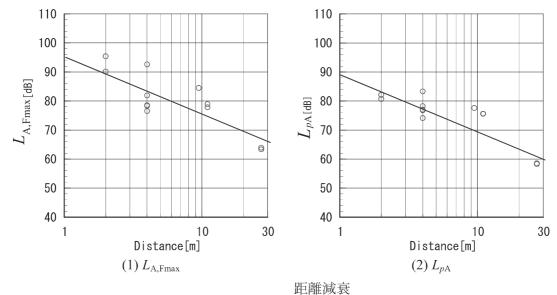


(図中斜線は-6dB/d.d.の減衰)

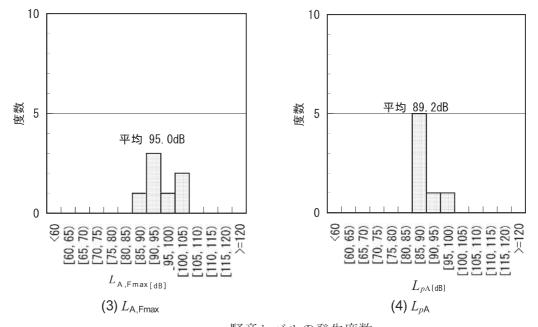


騒音レベルの発生度数 (発生源からの距離 1m 点での騒音レベルに換算)

図6-3 廃棄物収集車両の騒音 (廃棄物非圧縮時) の距離減衰と発生度数

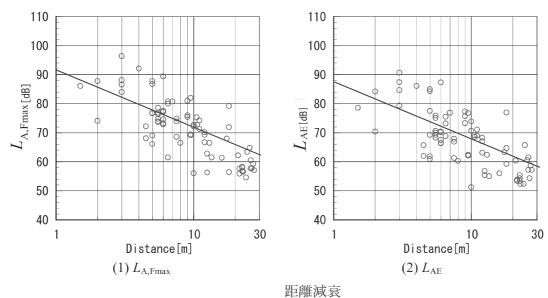


(図中斜線は-6dB/d.d.の減衰)



騒音レベルの発生度数 (発生源からの距離 1m 点での騒音レベルに換算)

図6-4 廃棄物収集車両の騒音 (廃棄物圧縮時) の距離減衰と発生度数



| 中離阀気 (図中斜線は-6dB/d.d.の減衰)

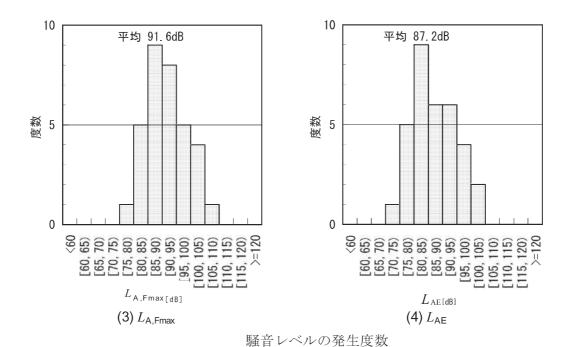
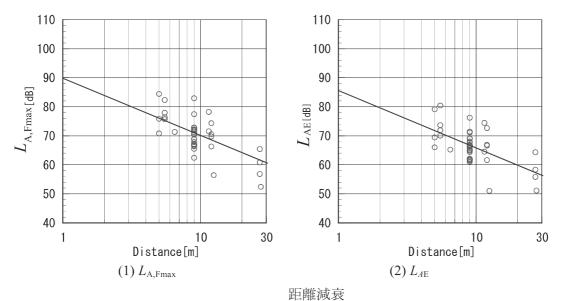
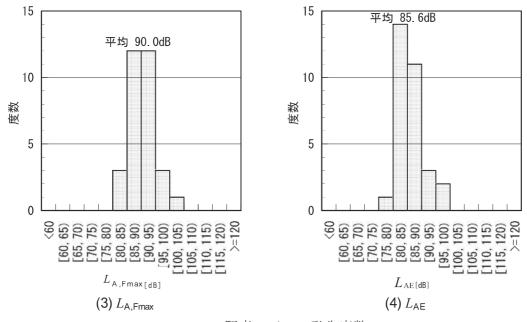


図6-5 ドア開閉に伴う騒音の距離減衰と発生度数

(発生源からの距離 1m 点での騒音レベルに換算)

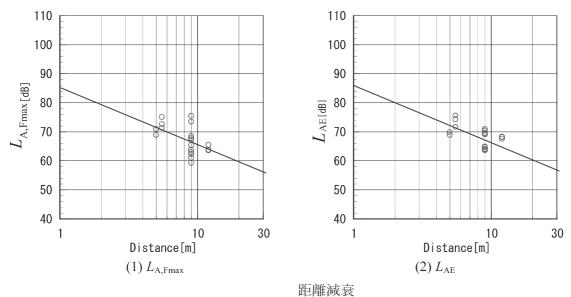


(図中斜線は-6dB/d.d.の減衰)

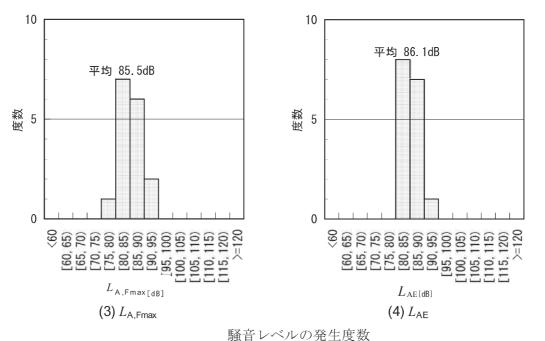


騒音レベルの発生度数 (発生源からの距離 1m 点での騒音レベルに換算)

図6-6 荷下ろし作業等に伴う騒音(リフトと床面等との衝撃音)の距離減衰と発生度数



世離概長 (図中斜線は-6dB/d.d.の減衰)



(発生源からの距離 1m 点での騒音レベルに換算)

図6-7 荷下ろし作業等に伴う騒音(リプト昇降音)の距離減衰と発生度数

### 【備考1】各種騒音源の周波数特性の分析

各種騒音源のパワーモニター点において測定した騒音を対象に周波数分析を行い、単発騒音 暴露レベルの周波数特性について分析した。分析結果は表 6-9に示すとおりであり、卓越 周波数は $1\,\mathrm{kHz}$ 前後であった。

表 6-9 各種騒音源の単発騒音暴露レベル(LAE)の卓越周波数

騒音の種類	分類	卓越周波数				
荷さばき作業に伴う後進警報	荷さばき作業に伴う後進警報ブザー					
	• 廃棄物非圧縮時	1kHz				
廃棄物収集作業	• 廃棄物圧縮時	1kHz				
ドア開閉音		500Hz				
荷下ろし作業等に伴う騒音	・リフトと床面等の衝撃音	1kHz				
同下のしTF未寺に行り離百	・リフト昇降音	1kHz				

## 【備考2】気象条件の分析

風速、気温、湿度の気象観測結果は表 6-10に示すとおりである。 平均風速は1 m/s 程度かそれ以下であり、騒音に影響を及ぼす状態ではなかった。

表 6-10 気象の観測結果

名称	測定日、測定時間	天候	気象観測結果			
20170	例是 日、例 足时间		風速[m/s]	気温[℃]	湿度[%]	
店舗A	H10.3,7:00~10:00	晴れ	0.2~0.9	9~14	60~73	
店舗B	H11.3、8:00~11:00	曇り	0.1~1.2	15~17	72~86	
店舗C	H11.4、4:00~6:00	晴れ	0.1 以下	6	90~97	