

# Solutii tehnice pentru reducerea nivelului de zgomot propagat la functionarea unei spalatorii auto

Technical solutions for noise reduction propagated to the operation of a car wash

Mariana Cristina STAN<sup>1</sup>, Mircea ALEXE<sup>2</sup>

<sup>1</sup> Universitatea Spiru Haret  
Bd. Ion Ghica nr. 13, sector 3, Bucuresti, Romania  
E-mail: [sanobel\\_ms3@yahoo.co.uk](mailto:sanobel_ms3@yahoo.co.uk)

<sup>2</sup> Universitatea Spiru Haret  
Bd. Ion Ghica nr. 13, sector 3, Bucuresti, Romania  
E-mail: [mirceaalexe@yahoo.com](mailto:mirceaalexe@yahoo.com)

**Rezumat:** Lucrarea prezinta solutii tehnice pentru reducerea nivelului de zgomot propagat de la o spalatorie auto catre imobilul invecinat, in vederea respectarii legislatiei tehnice in vigoare privind confortul acustic in cladirile invecinate.

**Abstract:** This publication describes technical solutions for noise level reduction, propagated from an auto wash house to the neighbouring house, to keep to the active technical laws referring to acoustical confort in neighbouring buildings

**Cuvinte cheie:** nivel de zgomot, izolare fonica, zgomot de trafic, vata minerala, limite admisibile

**Key words:** noise level, sound insulation, traffic noise, mineral wool, admissible limits

## 1. Introducere

Prezentul studiu are ca scop elaborarea unor propuneri de solutii tehnice de principiu pentru reducerea nivelului de zgomot propagat de la o spalatorie auto din Bucuresti, catre imobilul invecinat; prin adoptarea solutiilor se urmareste desfasurarea activitatii in acest spatiu cu respectarea conditiilor de confort acustic – precizate in legislatia tehnica in vigoare – pentru cladirile invecinate.

Spalatoria auto este compusa din patru boxe de spalare, aflate intr-o incinta cu dimensiuni de cca. 4,00 x 16,00 x 3,60 m.

Sursele de zgomot ce au fost luate in considerare in prezentul studiu, se pot grupa astfel:

- 2 aparate cu jet de apa;
- 2 aspiratoare;
- 2 aparate spumante;
- 1 compresor.

Aparatele care sunt folosite la jeturile de apa si compresorul sunt montate intr-un garaj tip „GRANITUL”, amplasat langa cladirea spalatoriei.

Programul de functionare al spalatoriei auto este intre orele 08,00 si 20,00.

## 2. Limite admisibile ale nivelului de zgomot

**2.1** Valoarea admisibila a nivelului de zgomot echivalent exterior unei clădiri de locuit (măsurată la 3,00 m de fațada clădirii) este de **50 dB(A)**, conform prevederilor STAS 10009 – 88 “Acustica urbana. Limite admisibile ale nivelului de zgomot urban”/6/.

**2.2** Valoarea admisibila a nivelului de zgomot echivalent exterior unei incinte industriale ( asa cum este spalatoria auto ) este de **65 dB(A)**, conform prevederilor standardului mentionat anterior.

**2.3** Conform prevederii art. 2.2 obs.2 din STAS 10009 – 88, „*in cazul a doua sau mai multe zone si dotari functionale cu valori diferite ale nivelului de zgomot, ca limita admisibila pe linia de separatie intre aceste zone se ia valoarea cea mai mica*” ( in cazul de fata, **50 dB(A)**).

## 3. Calculul izolarii fonice necesare

Din analiza nivelurilor de zgomot masurate rezulta valorile prezentate sintetic in tabelul 1.

Tabel 1

Nr. crt.	Situatia de masurare	Nivel global, in dB (A)
1	Zgomot de fond ( fara trafic si fara sursele de zgomot din spalatorie )	<b>49</b>
2	Zgomot de trafic ( fara sursele de zgomot din spalatorie )	<b>57,2</b>
3	Instalatii ( fara spalarea cu jet de apa ) + trafic	<b>60</b>
4	Instalatii ( cu spalarea cu jet de apa ) + trafic	<b>62,2</b>

Valorile de mai sus permit evidențierea nivelului **real** al surselor monitorizate,  $L_A$ , în condițiile existenței unui zgomot de trafic mai mare de 50 dB (A), prin metoda diferenței nivelurilor de presiune acustică.

Nivelul de zgomot **total**,  $L_T$ , (sursele monitorizate + trafic) este prezentat în situațiile de la pct. 3 și 4.

Nivelului de zgomot fără funcționarea sursei monitorizate, numit generic în continuare **nivel de trafic**,  $L_{tr}$  este prezentat în situația de la pct. 2.

Pe baza diferenței  $L_T - L_{tr}$ , dintre nivelul total și nivelul de trafic se determină corecția  $\Delta L$  cu relația:

$$\Delta L = 10 \lg \frac{1}{1 - 10^{-0,1(L_T - L_{tr})}} \quad (1)$$

Nivelul **real** de presiune acustică al surselor monitorizate  $L_A$  se determină cu relația:

$$L_A = L_T - \Delta L \quad (2)$$

Pentru cele două situații, nivelul real este prezentat în tabelul 2.

Tabelul 2

Situatia	$L_T$	$L_{tr}$	$L_T - L_{tr}$	$\Delta L$	$L_A = L_T - \Delta L$
1 ( de la pct. 3 )	60	57,2	2,8	3	<b>57</b>
2 ( de la pct. 4 )	62,2	57,2	5,0	2	<b>60,2</b>

### NOTA:

*Situatia cu nivelul zgomotului de fond mai mic de 50 dB(A) ( pct.1 ) nu se ia in calculul unui nivelul real, pentru ca la o diferență  $L_T - L_{tr}$  mai mare de 10 dB(A) apare efectul "de mascare", conform caruia nivelul cel mai mic nu se sesizeaza, astfel incat nivelul cel mai mare ramane neschimbat.*

### Calculul necesarului de izolare fonica al partii opace

Pentru a se calcula necesarul de izolare fonica suplimentară, se porneste de la indicele de atenuare acustică a folii de tabla existente, care este – la o grosime a tablei de 0,6 mm –  $R_w = 22$  dB(A).

Efectul dublajului fonoizolant depinde atât de alcătuirea lui, cât și de elementul despartitor pe care acesta se aplică. Mai exact, imbunatatirea indicelui de izolare datorita dublajului,  $\Delta R_w$ , depinde de frecvența de rezonanță a ansamblului "element despartitor + dublaj", care este în relație inversă cu masele pe unitatea de suprafață ale elementelor. Pentru frecvențe de rezonanță sub 200 Hz, imbunatatirea depinde și de indicele de izolare fonica  $R_w$  al elementului de construcție dublat.

Frecvența de rezonanță  $f_0$  a ansamblului "element despartitor + dublaj" se determină cu relația:

$$f_0 = 160 \sqrt{\frac{0,111}{d} \left( \frac{1}{m'_1} + \frac{1}{m'_2} \right)} \quad [\text{Hz}] \quad (3)$$

in care:

$m'_1$  - masa pe unitate de suprafata a elementului de baza, in kg/mp;

$m'_2$  - masa pe unitate de suprafata a dublajului, in kg/mp;

$d$  - grosimea spatiului de aer, in m.

In situatia analizata, calculul se va face pentru un panou sandwich alcătuit din **doua foi de tabla de 0,7 mm si o placă de vata minerală de 6 cm intre foile de tabla**

$m'_1 = 4,8 \text{ kg/mp}$  ( element existent );

$m'_2 = 15,6 \text{ kg/mp}$  ( dublaj propus )

$d = 0,05 \text{ m}$ .

Inlocuind in relatie ( 3 ), rezulta

$$f_0 = 123 \text{ Hz}$$

Imbunatatirea indicelui de atenuare al elementului despartitor se determina in functie de frecventa de rezonanta a ansamblului "element despartitor + dublaj".

Pentru aceasta frecventa, imbunatatirea  $\Delta R_W$  se calculeaza cu relatie:

$$\Delta R_W = 31 - \frac{R_W}{2} \quad (4)$$

$$\Delta R_W = 31 - 22/2 = 20 \text{ dB(A).}$$

Rezulta ca indicele de izolare al ansamblului "element despartitor + dublaj" ( deci al partii opace din peretele spalatoriei ) va fi:

$$R_{WTOTAL} = 22 + 20 = 42 \text{ dB(A)}$$

#### Calculul necesarului de izolare fonica al partii vitrate

Se porneste de la ipoteza ca, prin introducerea unei parti vitrate ( cu o izolare fonica mai mica decat a partii opace ) izolarea fonica a intregii suprafete a peretilor va scadea de la **42 dB ( A )** la cca **35 dB ( A )**, pentru a se putea respecta limitele admisibile precizate in cap. 2.

Cu ajutorul abacei din figura 2.1.4 din C 125 – 2005 " Normativ privind proiectarea si executarea masurilor de izolare fonica si a tratamentelor acustice in cladiri" /3/( reprodusa mai jos ) se determina indicele de izolare necesar pentru partea vitrata  $R_1$ .

Daca se intra in abaca de mai sus cu diferența  $R_0 - R = 42 - 35 = 7$ , pentru un raport al suprafetelor  $S/S_1 = 3,5$  se gaseste  $R_0 - R_1 = 12$ , ceea ce inseamna ca, daca  $R_0 = 42$ , rezulta:

$$R_0 = 30 \text{ dB ( A )}$$

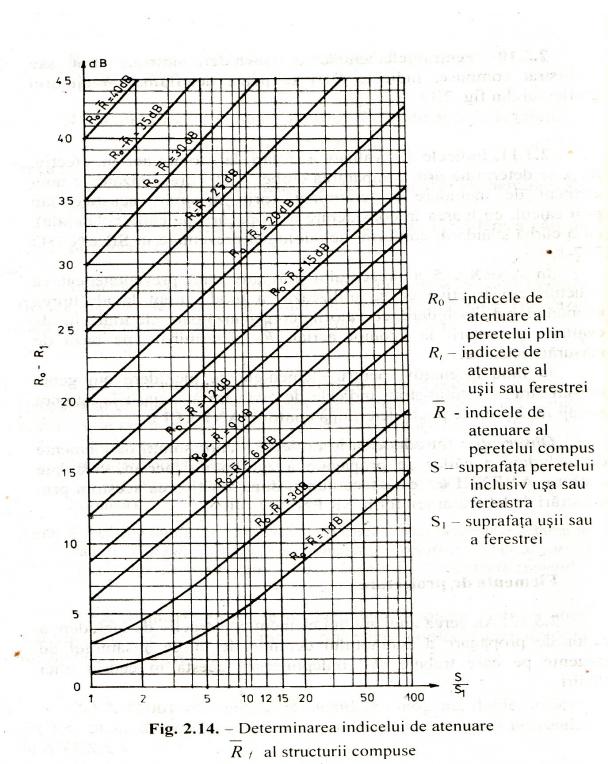


Fig. 2.14. – Determinarea indicelui de atenuare

 $\bar{R}$ , al structurii compuse

Deci, pentru ca placarea partii opace sa fie eficienta, trebuie ca parte vitrata sa aiba un indice de izolare fonica de min. **30 dB (A)**.

Daca, de exemplu, s-ar intra in abaca de mai sus cu un indice de izolare al usii de numai **22 dB (A)**, in loc de **30 dB (A)**, se va obtine o diferență  $R_0 - R_1 = 20$ , ceea ce ar conduce la un indice al ansamblului "element despartitor + dublaj" de **28 dB (A)**, cu cca 7 dB (A) mai mica decat izolarea suplimentara necesara pentru a se indeplini conditia de confort acustic precizata in cap. 2.

#### 4. Propunerea solutiilor tehnice de principiu

**4.1** Pentru diminuarea zgomotului propagat de la spalatorie catre cladirea invecinata, prin **fatada opaca metalica**, se recomanda placarea acesteia, pe parte interioara, cu panouri sandwich avand urmatoarea alcatuire:

- foaie de tabla ( grosime - min. 0,7 mm );
- placi din vata minerala cu densitate de 100 kg/mc ( grosime – 6 cm );
- foaie de tabla ( grosime - min. 0,7 mm ).

##### NOTA:

**Structura prezentata mai sus trebuie realizata pe toata inaltimea peretelui existent.**

**4.2** Pentru diminuarea zgomotului propagat de la spalatorie catre cladirea invecinata, prin **fatada principală** (a carei inchidere se face , in prezent, cu folii transparente din PVC) se recomanda inlocuirea acestor folii cu **usi industriale sectionale vitrate** avand indicele de izolare la zgomot aerian:

$$R'_{w} \geq 30 \text{ dB (A)}$$

**4.3** Pentru diminuarea zgomotului propagat din **garajul** in care sunt amplasate unele utilaje, catre cladirea invecinata, se recomanda placarea peretilor si a usilor, pe parte interioara, cu placi din vata minerala cu densitate de min. 100 kg/mc si grosime de min. 5 cm, acoperite cu impaslitura din fibre de sticla si tabla expandata sau plasa de sarma.

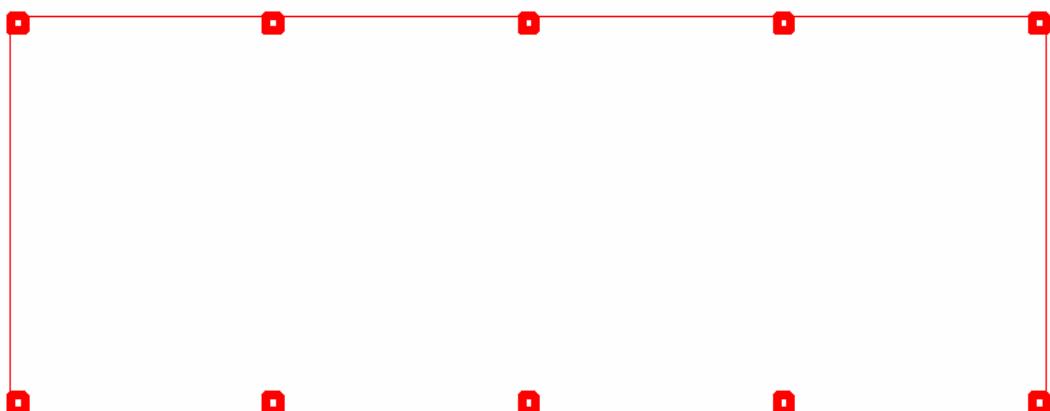
**4.4** Asigurarea cerintelor de rezistenta ( la actiuni mecanice, la solicitari de vant, ploaie, zapada si /sau inghet-dezghet ) se va realiza prin respectarea solutiilor tehnice cuprinse in proiectul realizat dupa efectuarea acestui studiu.\*

\*elaborat de dr. ing.Mircea Alexe.

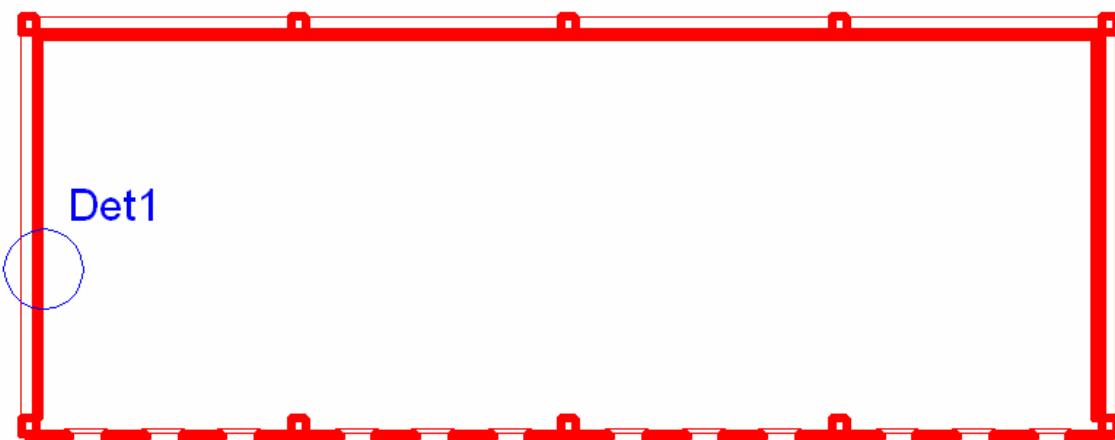
Proiectul cuprinde, pe langa detalierea solutiilor tehnice de montare a panourilor fonoizolatoare, si solutii de crestere a sigurantei structurale a elementelor de rezistenta ale spalatoriei auto (rezultate din expertiza tehnica efectuata).

Pentru exemplificare se prezinta mai jos un plan al situatiei existente la spalatorie, o schita a zonelor propuse pentru placare cu panouri fonoizolatoare si un detaliu de prinderea panoului.

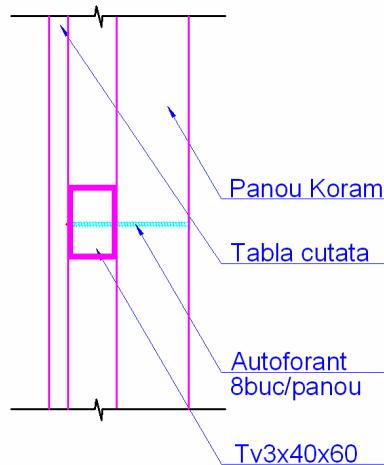
Situatie existenta



Elementele ce se placheaza cu panouri fonoizolatoare



Detaliu 1



## 5. Concluzii

**5.1** Lucrarea prezinta solutiile tehnice necesare pentru reducerea nivelului de zgomot propagat de la o spalatorie auto catre cladirea invecinata, in vederea incadrarii acestuia in limitele admisibile precizate de legislatia technica in vigoare, in ceea ce priveste nivelul de zgomot exterior cladirii de locuit.

**5.2** Calculul necesarului de izolare acustica s-a efectuat tinandu-se seama de caracteristicile geometrice si acustice ale partii opace, respectiv ale celei vitrate.

**5.3** Pentru placarea partilor opace din fatada spalatoriei cu panouri sandwich s-a avut in vedere asigurarea cerintelor de rezistenta ( la actiuni mecanice, la solicitari de vant, ploaie, zapada si /sau inghet-dezghet ).

## 6. Bibliografie

**1** LOIC HAMAYON – Réussir l’acoustique d’un bâtiment, Ed. Le Moniteur, Paris, 1996

**2** STAN MARIANA CRISTINA – Acustica pentru arhitecti, Ed. Fundatia Romania de Maine, Bucuresti 2007

**3** C 125 – 2005 “ Normativ privind proiectarea si executarea masurilor de izolare fonica si a tratamentelor acustice in cladiri”;

**4** P 122 – 89 “ Instructiuni tehnice pentru proiectarea masurilor de izolare fonica la cladiri civile, social-culturale si tehnico-administrative”

**5** STAS 10009 – 88 “Acustica urbana. Limite admisibile ale nivelului de zgomot urban”.