СН_иП II-12-77

СТРОИТЕЛЬНЫЕ НОРМЫ И ПРАВИЛА

Часть II

НОРМЫ ПРОЕКТИРОВАНИЯ

Глава 12

Защита от шума

Утверждены посударственного комитета Совета Министров СССР по делам строительства от 14 июля 1977 г. № 72

Москва 1978

Глава СНиП II-12-77 «Защита от шума» разработана НИИ строительной физики

Глава СНиП II-12-77 «Защита от шума» разработана НИИ строительной физики Госстроя СССР при участии ВНИИТБчермет Минчермета СССР, МИИТ МПС, Гипронивавиапром, МНИИТЭП ГлавАПУ Мосгорисполкома, ЦНИИЭП жилища, ТбылЗНИИЭП, ЦНИПППградостроительства, ЦНИИЭП зрелищных зданий и спортивных сооружений Госгражданстроя, МИСИ им. В. В. Куйбышева и ГИСИ Минвуза СССР, ДИСИ Минвуза УССР, НИИ гигиены им. Ф. Ф. Эрисмана Минздрава РСФСР, ВЦНИИОТ, ВНИИОТ (г. Иваново) и ВНИИОТ (г. Тбилиси) ВЦСПС, НИИ гигиены труда и профзаболеваний АМН СССР, НИИСК и ГПИ Сантехпроект Госстроя СССР. С введением в действие главы СНиП II-12-77 «Защита от шума» утрачивают силу с 1 июля 1978 г. пп. 3.56 и 3.57 главы СНиП II-Л.20-69 «Театры. Нормы проектирования», Указания по акустическому расчету вентиляционных установок (СН 399-69), пп. 3.20—3.24, а также прил. 1 к главе СНиП II-Л.1-71 «Жилые здания. Нормы проектирования», пп. 13.3—13.7 Санитарных норм проектирования промышленных предприятий (СН 245-71), п. 4.3 главы СНиП II-Л.16-71 «Клубы. Нормы проектирования», пп. 2.21—2.23 и прил. 3 к главе СНиП II-Л.2-72 «Общественные здания и сооружения. Нормы проектирования. Общая часть» и пп. 3.14 и 3.15 главы здания и сооружения. Нормы проектирования. Общая часть» и пп. 3.14 и 3.15 главы здания и сооружения. Нормы проектирования. Общая часть» и пп. 3.14 и 3.15 главы СНиП II-73-76 «Кинотеатры».

Редакторы — инженеры А. М. Кошкин и Ф. М. Шлемин (Госстрой СССР), доктора техн. наук Г. Л. Осипов и Е. Я. Юдин, кандидаты техн. наук Л. А. Борисов, А. А. Климухин, Э. А. Лесков (НИИ строительной физики Госстроя СССР), канд. техн. наук И. Д. Рассадина (Гипронииавиапром), канд. мед. наук И. Заиченко (Главное санитарно-эпидемпологическое управление Минздрава СССР).

30213-387 Инструкт.-нормат., III вып.-1.2 — 1.4-77 047 (01)-78

С Стройиздат, 1978

СОДЕРЖАНИЕ

2. 3. 4. 5.	Общие указания	1 1 2 2 8 9 9 13 18	9. I C C P C B B I H C C P C P C C P C	синжение уровней звуковой мощности по пути аспространения шума Проектирование глушителей азодинамические установки Общие указания Основные источники шума и их шумовые хаактеристики Определение уровней звуковой мощности шума ыхлопной струи турбореактивного двигателя определение уровней звуковой мощности шума сасывания дозвукового осевого компрессора Проектирование глушителей шума для газодиамических установок селитебная территория городов и других насеенных пунктов Основные источники шума и их шумовые хаактеристики. Определение уровней звука в расчетных точках	31 33 33 34 34 35 37 37
	ций	-	B T	сасывания дозвукового осевого компрессора Іроектирование глушителей шума для газоди-	
	Проектирование ограждающих конструкций (стен, перегородок, перекрытий, дверей, ворот		10. С	Селитебная территория городов и других насеенных пунктов	
	Звукоизоляция ограждающих конструкций ка- бин наблюдения, дистанционного управления,		þ	актеристики	37
7.	Звукопоглощающие конструкции и экраны	21	Э Г и	определение требуемого снижения уровней звука окраны и зеленые насаждения	
8.	Системы вентиляции, кондиционирования воз- духа и воздушного отопления	25 25	и К Г П	приведенного уровня ударного шума под перерытием I_{y}	41 42
	ления в расчетных точках			Іриложение 3. Снижение уровней звукового авления глущителями шума	45

Госстрой СССР Глава СНиП II-12-77

нормы проектирования. Защита от шума

Редакция инструктивно-нормативной литературы Ресокция инструктивно-пормаганска киструктура Зав. редакцией Г.А. Жизсчева Редактор Л. Н. Кузъмина Мл. редактор М. А. Жарикова Технический редактор Ю. Л. Циханкова Корректоры Е. Н. Кудрявцева, Л. П. Бирюкова

Сдано в набор 3/1 1978 г. Формат 84 × 108¹/₁₆. Бул Тираж 170 000 экэ.

Бумага типографская № 2. Изд. № XII-7400.

Подписано к печати 15/II 1978 г. 5,04 усл. печ. л. Зак. № 2. (уч.-изд. 5,95 л.) Цена 30 коп.
 Государственный комитет Совета Министров СССР по делам строительства (Госстрой СССР)
 Строительные нормы и правила
 СНиП II-12-77

 Защита от шума
 —

1. ОБШИЕ УКАЗАНИЯ

- 1.1. Настоящие нормы и правила должны соблюдаться при проектировании защиты от шума для обеспечения допустимых уровней звукового давления и уровней звука в помещениях на рабочих местах в производственных и вспомогательных зданиях и на площадках промышленных предприятий, в помещениях жилых и общественных зданий, а также на селитебной территории городов и других населенных пунктов.
- 1.2. Защиту от шума следует выполнять в соответствии с ГОСТ 12.1.003—76.
- 1.3. Защиту от шума строительно-акустическими методами следует проектировать на основании акустического расчета и предусматривать для снижения уровня шума:
- а) применение звукоизоляции ограждающих конструкций; уплотнение по периметру притворов окон, ворот, дверей; звукоизоляцию мест пересечения ограждающих конструкций инженерными коммуникациями; устройство звукоизолированных кабин наблюдения и дистанционного управления; укрытий; кожухов в соответствии с разделом 6 настоящих норм;
- б) применение звукопоглощающих конструкций и экранов в соответствии с разделом 7 настоящих норм;
- в) применение глушителей шума, звукопоглощающих облицовок в газовоздушных трактах вентиляционных систем с механическим побуждением и систем кондиционирования воздуха и газодинамических установок в соответствии с разделами 8 и 9 настоящих норм;
- г) осуществление планировки и застройки селитебной территории городов и других населенных пунктов в соответствии с главой

СНиП по планировке и застройке городов, поселков и сельских населенных пунктов, а также применение экранов и зеленых насаждений в соответствии с разделом 10 настоящих норм.

1.4. В проекте должны быть определены технико-экономические показатели принятых технических решений по защите от шума.

1.5. Используемые в проектах звукоизоляционные, звукопоглощающие и вибродемпфирующие материалы должны быть несгораемыми или трудносгораемыми.

2. ИСТОЧНИКИ ШУМА И ИХ ШУМОВЫЕ ХАРАКТЕРИСТИКИ

- 2.1. Основными источниками шума внутри зданий и сооружений различного назначения и на площадках промышленных предприятий являются машины, механизмы, средства транспорта и другое оборудование.
- 2.2. Состав шумовых характеристик и методы их определения для машин, механизмов, средств транспорта и другого оборудования установлены ГОСТ 8.055—73, а значения их шумовых характеристик следует принимать в соответствии с требованиями ГОСТ 12.1.003—76.
- 2.3. Основные источники шума систем вентиляции с механическим побуждением, кондиционирования воздуха и воздушного отопления, газодинамических установок и внешних шумов в городах, поселках и сельских населенных пунктах и указания по определению их шумовых характеристик приведены соответственно в разделах 8, 9 и 10 настоящих норм.

Внесены
Научно-исследовательским
институтом строительной физики
Госстроя СССР

Утверждены постановлением Государственного комитета Совета Министров СССР по делам строительства от 14 июня 1977 г. № 72

Срок введения в действие 1 июля 1978 г.

3. НОРМЫ ДОПУСТИМЫХ УРОВНЕЙ ШУМА

3.1. Нормируемыми параметрами постоянного шума в расчетных точках следует считать уровни звукового давления L в дБ в октавных полосах частот со среднегеометрическими частотами 63, 125, 250, 500, 1000, 2000, 4000 и 8000 Γ ц.

3.2. Нормируемыми параметрами колеблющегося во времени шума в расчетных точках следует считать эквивалентные (по энергии)

уровни звука $L_{A ext{ экв}}$ в дБА.

3.3. Нормируемыми параметрами прерывистого и импульсного шума в расчетных точках следует считать эквивалентные (по энергии) уровни звукового давления $L_{\text{экв}}$ в дБ в октавных полосах частот со среднегеометрическими частотами 63, 125, 250, 500, 1000, 2000, 4000 и 8000 Γ п.

- 3.4. Допустимые уровни звукового давления (эквивалентные уровни звукового давления) в дБ в октавных полосах частот, уровни звука и эквивалентные уровни звука в дБА для жилых и общественных зданий и их территорий следует принимать в соответствии с табл. 1, с поправками к ним в соответствии с табл. 2.
- 3.5. Допустимые уровни звукового давления (эквивалентные уровни звукового давления) в дБ в октавных полосах частот, уровни звука и эквивалентные уровни звука в дБА на рабочих местах в производственных предприятиях следует принимать в соответствии с ГОСТ 12.1.003—76.

4. ОПРЕДЕЛЕНИЕ УРОВНЕЙ ЗВУКОВОГО ДАВЛЕНИЯ В РАСЧЕТНЫХ ТОЧКАХ

4.1. Расчетные точки при акустических расчетах следует выбирать внутри помещений зданий и сооружений, а также на территориях, на рабочих местах или в зоне постоянного пребывания людей на высоте 1,2—1,5 м от уровня пола, рабочей площадки или планировочной отметки территории.

При этом внутри помещения, в котором один источник шума или несколько источников шума с одинаковыми октавными уровнями звукового давления, следует выбирать не менее двух расчетных точек: одну на рабочем месте, расположенном в зоне отраженного звука, а другую — на рабочем месте в зоне

прямого звука, создаваемого источниками шума.

Если в помещении несколько источников шума, отличающихся друг от друга по октавным уровням звукового давления на рабочих местах [определяемых по формуле (2)] более чем на 10 дБ, то в зоне прямого звука следует выбирать две расчетные точки: на рабочих местах у источников с наибольшими и наименьшими уровнями звукового давления L в дБ.

4.2. Октавные уровни звукового давления *L* в дБ в расчетных точках на рабочих местах помещений, в которых один источник шума (рис. 1), следует определять:

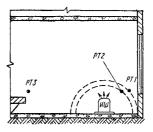


Рис. 1. Схема расположения расчетных точек (РТ) и источника шума (ИШ)

РТ1 — расчетная точка в воне прямого и отраженного звука; РТ2 — расчетная точка в зоне прямого звука; РТ3 — расчетная точка в зоне отраженного звука

 а) в зоне прямого и отраженного звука по формуле

$$L = L_P + 10 \lg \left(\frac{\pi \Phi}{S} + \frac{4\psi}{B} \right); \tag{1}$$

б) в зоне прямого звука по формуле

$$L = L_P + 10 \lg \frac{\pi \Phi}{S}; \tag{2}$$

в) в зоне отраженного звука по формуле
$$L = L_P - 10 \lg B + 10 \lg \psi + 6$$
, (3)

где L_P — октавный уровень звуковой мощности в дБ источника шума;

 \varkappa — коэффициент, учитывающий влияние ближнего акустического поля и принимаемый в зависимости от отношения расстояния r в м между акустическим центром источника и расчетной точкой к максимальным габаритным размерам $l_{\text{макс}}$ в м источника шума по графику на рис. 2;

 Φ — фактор направленности источника шума, безразмерный, определяемый по опытным данным. Для источников шума с равномерным излучением звука следует принимать Φ = 1;

Таблица 1

Помещения и территории	Уровни звукового давления L (эквивалентные уровни звукового давления $L_{ m 9KB}$) в дБ в октавных полосах частот со среднегеометрическими частотами в $\Gamma_{ m II}$							Уровни звука <i>L</i> и эквива- лентные уровни	
	63	125	250	500	1000	2000	4000	8000	звука L _{A ЭКВ} в дБА
1. Палаты больниц и санаториев, операционные больниц	51	39	31	24	20	17	14	13	25
щения в детских дошкольных учреждениях и школах-интернатах	55	44	35	29	25	22	20	18	30
номера гостиниц, жилые комнаты в общежитиях.	59	48	40	34	30	27	25	23	35
4. Территории больниц, санаториев, непосредственно прилегающие к зданию	59	48	40	34	30	27	2 5	23	35
рукций), площадки отдыха микрорайонов и групп жилых домов, площадки детских дошкольных учреждений, участки школ 6. Классные помещения, учебные кабинеты, аудитории школ и других учебных заведений, конференц-залы, читальные залы, зрительные залы		57	49	44	40	37	35	33	45
театров, клубов, кинотеатров, залы судебных заседаний и совещаний	63	52	45	3 9	35	32	30	28	40
мещения конструкторских, проектных организаций и научно-исследовательских институтов	71	61	54	49	45	42	40	38	50
8. Залы кафе, ресторанов, столовых, фойе театров и кинотеатров		66	59	54	50	47	45	43	55
приемные пункты предприятий бытового обслуживания	79	7 0	63	58	55	52	50	49	60

Примечания: 1. Уровни звукового давления в октавных полосах частот в дБ, уровни звука и эквивалентные уровни звука в дБА для шума, создаваемого в помещениях и на территориях, прилегающих к зданиям, системами кондиционирования воздуха, воздушного отопления и вентиляции, следует принимать на 5 дБ ниже (поправка Δ_{π} =—5 дБ) указанных в табл. 1 или фактических уровней шума в помещениях в рабочее время, если последние не превышают значений, указанных в настоящей таблице (поправку для тонального шума по табл. 2 в этом случае принимать не следует).

2. Эквивалентные уровни звука в дБА для шума, создаваемого средствами транспорта (автомобильного, железнодорожного, воздушного) в 2 м от ограждающих конструкций зданий, обращенных в сторону источников шума, допускается принимать на 10 дБА выше (поправка $\Delta_{\pi} = +10$ дБА) уровней звука, указанных в поз. 5 табл. 1.

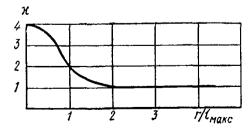


Рис. 2. График для определения коэффициента κ в зависимости от отношения r к максимальному линейному размеру источника шума $l_{\rm Marc}$.

S — площадь в м² воображаемой поверхности правильной геометрической формы, окружающей источник и проходящей через расчетную точку.

Для источников шума, у которых $2l_{\text{макс}} < r$, следует принимать при расположении источника шума:

в пространстве (на колонне в помещении) — $S = 4\pi r^2$;

Таблица 2

Влияющий фактор	Условия	Поправка в дБ или дБА
Характер шума	Широкополосный шум Тональный или импульсный	0
Местоположе-	(при измерениях стандарт- ным шумомером) шум	 5
ние объекта	Курортный район Новый проектируемый го- родской жилой район	—5 0
	Жилая застройка, располо- женная в существующей (сложившейся) застройке	+5
Время суток	День — с 7 до 23 ч Ночь — с 23 до 7 ч	+10

Примечания: 1. Поправки на время суток вносятся при определении допустимых уровней звукового давления и уровней звука для жилых комнат квартир, спальных помещений домов отдыха и пансионатов, спальных помещений в детских дошкольных учреждениях и школах-интернатах, палат больниц и спальных комнат санаториев, жилых комнат общежитий, номеров гостиниц, для территории, непосредственно прилегающих к жилым домам, территорий больниц, санаториев, непосредственно прилегающих к зданиям.

2. Поправки на место расположения объекта следует учитывать только для внешних источников шума при определении допустимых уровней звукового давления и уровней звука для жилых комнат квартир, спальных помещений домов отдыха и пансионатов, спальных помещений в детских дошкольных учреждениях и школах-интернатах, палат больниц и спальных комнат санаториев, жилых комнат общежитий и номеров гостиниц.

3. Поправку на местоположение объекта не следует применять для вновь строящихся зданий в существующей (сложившейся) застройке.

на поверхности стены, перекрытия $-S = 2\pi r^2$; в двухгранном углу, образованном ограждающими конструкциями, $-S = \pi r^2$;

в трехгранном углу, образованном ограждающими конструкциями, $-S = \frac{\pi r^2}{2}$;

B — постоянная помещения в м², определяемая по п. 4.3 настоящих норм;

ф — коэффициент, учитывающий нарушение диффузности звукового поля в помещении, принимаемый по опытным данным, а при их отсутствии — по графику на рис. 3.

Примечание. Акустический центр источника шума, расположенного на полу или стене, следует принимать совпадающим с проекцией геометрического центра источника шума на горизонтальную или вертикальную плоскость.

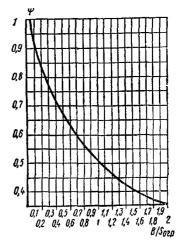


Рис. 3. График для определения коэффициента ψ в зависимости от отношения постоянной помещения B к площади ограждающих новерхностей $S_{\rm orp}$

4.3. Постоянную помещения B в м² в октавных полосах частот следует определять по формуле

$$B = B_{1000}\mu,\tag{4}$$

где B_{1000} — постоянная помещения в м² на среднегеометрической частоте 1000 Гц, определяемая по табл. З в зависимости от объема V в м³ и типа помещения:

Таблица 3

Тип по- мещения	Описание помещения	Постоян- ная поме- шения В 1000 в м2
1	С пебольшим количеством людей (металлообрабатывающие цехи, вентиляционные камеры, генераторные, машинные залы, испытательные стенды и т. п.)	<u>V</u> 20
2	С жесткой мебелью и большим ко- личеством людей или с небольшим количеством людей и мягкой мебелью (лаборатории, ткацкие и деревооб- рабатывающие цехи, кабинеты ит. п).	$\frac{V}{10}$
3	С большим количеством людей и мягкой мебелью (рабочие помещения зданий управлений, залы конструкторских бюро, аудитории учебных заведений, залы ресторанов, торговые залы магазинов, залы ожидания аэропортов и вокзалов, номера гостиниц, классные помещения в школах, читальные залы библиотек, жилые помещения и т. п.)	V 6
4	Помещения со звукопоглощающей облицовкой потолка и части стен	$\frac{v}{1,5}$

— частотный множитель, определяемый по табл. 4.

Примечание. Постоянную помещения B_{1000} для помещений четвертого типа можно применять при определении B по формуле (4) только при расчете требуемой частотной характеристнки изоляции воздушного шума ограждающей конструкцией и акустическом расчете вентиляционных систем. Во всех других случаях постоянную помещения B в октавных полосах следует определять согласно требованиям раздела 7 настоящих норм.

Таблица 4

Объем помеще-	Част риче	отный еских ч	множи астотах	тель µ. Октав	на с ных	редне полос	геом	ет- ц
ния V в мз	63	125	250	500	1000	2000	4 000	8000
$V < 200 V = 200 \div 1000 V > 1000$	0,8 0,65 0,5	0,75 0,62 0,5	0,7 0,64 0,55	0,8 0,75 0,7	1 1 1	1,4 1,5 1,6	1,8 2,4 3	2,5 4,2 6

- 4.4. Октавные уровни звукового давления L в дB в расчетных точках помещений, в которых несколько источников шума, следует определять:
- а) в зоне прямого и отраженного звука по формуле

$$L = 10 \lg \left(\sum_{i=1}^{m} \frac{\Lambda_i x_i \Phi_i}{S_i} + \frac{4\psi}{B} \sum_{l=1}^{n} \Lambda_l \right), \tag{5}$$

где $\Lambda_i = 10^{0,1L}_{Pi}$;

 L_{Pi} — октавный уровень звуковой мощности в д \mathbf{b} , создаваемой i-тым источником шума;

 κ_i , Φ_i , S_i — то же, что и в формулах (1) и (2), но для i-го источника шума;

m — количество источников шума, ближайших к расчетной точке (т. е. источников шума, для

которых $r_i \leq 5r_{\text{мин}}$, где $r_{\text{мин}}$ — расстояние в м от расчетной точки до акустического центра ближайшего к ней источника шума);

n — общее количество источников шума в помещении;

B и ψ — то же, что и в формулах (1) и (3); б) в зоне отраженного звука по формуле

$$L = 10 \lg \sum_{i=1}^{n} 10^{0,1L_{Pi}} - 10 \lg B + 10 \lg \psi + 6.$$
 (6)

Первый член в формуле (6) следует определять, суммируя уровни звуковой мощности источников шума L_{Pi} по табл. 5, а если все источники шума имеют одинаковую звуковую мощность L_{Po} , то

10
$$\lg \sum_{i=1}^{n} 10^{0.1L_{Pi}} = L_{Po} + 10 \lg n.$$

4.5. Октавные уровни звукового давления L в дБ в расчетных точках, если источник шума и расчетные точки расположены на территории жилой застройки или на площадке предприятия, следует определять по формуле

$$L = L_P - 15 \lg r + 10 \lg \Phi - \frac{\beta_a r}{1000} - 10 \lg \Omega,$$
 (7)

где L_P — октавный уровень звуковой мощности в дБ источника шума;

 Φ — то же, что в формулах (1) и (2);

r — расстояние в м от источника шума до расчетной точки;

 Ω — пространственный угол излучения звука, принимаемый для источников шума, расположенных:

в пространстве — $\Omega = 4\pi$;

на поверхности территории или ограждающих конструкций зданий и сооружений — $\Omega = 2\pi$:

Таблица 5

Разность двух складывае- мых уровней в дБ	0	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	15	20
Добавка к более высо- кому уровню, необходи- мая для получения сум- марного уровня в дБ		2,5	2	1,8	1,5	1,2	1	0,8	0,6	0,5	0,4	0,2	0

Примечание. При пользовании табл. 5 следует последовательно складывать уровни в дБ (звуковой мошности или звукового давления), начиная с максимального. Сначала следует определять разность двух складываемых уровней, затем соответствующую этой разности добавку. После этого добавку следует прибавить к большему из складываемых уровней. Полученный уровень складывают со следующим и т. д.

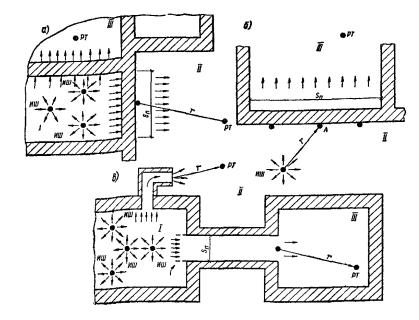


Рис. 4. Схема размещения источников шума и расчетных точек ИШ — источник шума; РТ — расчетная точка; А — промежуточная точка; I — помещение с источниками шума; II — атмосфера; III — защищаемое от шума помещение

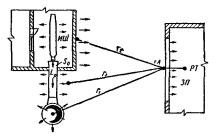


Рис. 5. Схема расположения источника (ИШ), излучающего шум в канал, и расчетной точки (РТ), расположенной в защищеемом от шума помещении в другом здании r_1 — расстояние от выходного отверстия канала до наружного ограждения защищаемого от шума помещения; r_2 , r_3 — расстояния от центра излучающей поверхности ло наружного ограждения защищаемого от шума помещения

в двухгранном углу, образованном ограждающими конструкциями зданий и сооружений, $-\Omega = \pi$;

 eta_a — затухание звука в атмосфере в дБ/км, принимаемое по табл. 6.

Примечания: 1. Октавные уровни звукового давления L в дB допускается определять по формуле (7), если расчетные точки расположены на расстояниях r в м, больших удвоенного максимального размера источника шума.

2. При расстояниях $r \leqslant 50$ м затухание звука в атмо-

сфере в расчетах не учитывается.

Таблица 6

Среднегеометриче- ские частоты октав- ных полос в Гд	63	125	250	500	1000	2000	4000	8000
βα в дБ/км	0	0,7	1,5	3	6	12	24	48

4.6. Октавный уровень звуковой мощности шума $L_{P \text{ пр}}$ в дБ, прошедшего через преграду (ограждающую конструкцию помещения) (рис. 4, a, δ) или канал, соединяющий два помещения или помещение с атмосферой, если шум создается источником в помещении (рис. 4, δ), следует определять по формуле

$$L_{Pnp} = L + 10 \lg S_{\pi} - \Delta L_{P} - \delta_{\pi}, \qquad (8)$$

где L — октавный уровень звукового давления в дБ у преграды, определяемый согласно указаниям примеч. 3 и 4 к настоящему пункту; S_{π} — площадь преграды в м²;

 ΔL_P — снижение уровня звуковой мощности шума в дБ при прохождении звука через преграду, определяемое согласно указаниям примеч. 1 и 2 к настоящему пункту;

 δ_{π} — поправка в дБ, учитывающая характер звукового поля при падении звуковых волн на преграду, определяемая согласно указаниям примеч. З и 4 к настоящему пункту.

Примечания: 1. Если преградой является ограждающая конструкция помещения, то $\Delta L_P = R$, где R — изоляция воздушного шума ограждающей конструкцией в октавной полосе частот, определяемая согласно требованиям раздела 6 настоящих норм.

2. Если преградой является канал с площадью входного отверстия $S_{\mathfrak{u}}$, то ΔL_P равно суммарному снижению звуковой мощности в октавной полосе в канале, определяемому согласно требованиям раздела 8 настоящих норм.

3. При падении звуковых волн из помещения на преграду поправка $\delta_{\rm H}$ \Longrightarrow 6 дБ, а L должен быть определен по формулам (3) или (6).

4. При падении звуковых волн на преграду из атмосферы δ_{π} = 0, а L следует определять по формулам (7) и (11).

4.7. Октавный уровень звуковой мощности шума L_{Pnp} в дБ, прошедшего через канал, если шум излучается источником непосредственно в канал, соединенный с другим помещением

или с атмосферой (рис. 5), следует определять по формуле

$$L_{P\pi p} = L_{P\pi x} - \Delta L_{P}, \tag{9}$$

где L_{PBX} — уровень звуковой мощности в дБ, излучаемой источником шума в канал, определяемый в соответствии с указаниями разделов 8 и 9 настоящих норм;

 ΔL_P — суммарное снижение октавного уровня звуковой мощности в дБ по пути распространения звука.

Суммарное снижение октавного уровня звуковой мощности источника шума по пути распространения звука ΔL_P в дБ следует определять:

при излучении звука через выходное отверстие канала — в соответствии с указаниями раздела 8 настоящих норм как сумму уровней звуковой мощности в элементах канала или системы каналов, например сети вентиляционных воздуховодов;

при излучении звука через стенки канала — по формуле

$$\Delta L_P = \Delta L_P' - 10 \lg \frac{S_{\text{KaH}}}{S_0} + R_{\text{KaH}} + 3 -$$

$$- 10 \lg (1 + 10^{-0.1\Delta L}), \qquad (10)$$

где $\Delta L_{p'}$ — снижение октавного уровня звуковой мощности в дБ по пути распространения звука между источником шума и начальным сечением участка канала, через который излучается шум, определяемое согласно требованиям раздела 8 настоящих норм;

 S_0 — площадь в м 2 поперечного сечения канала;

 $S_{\text{кан}}$ — площадь в м² наружной поверхности стенок канала, через которую излучается шум; $R_{\text{кан}}$ — изоляция воздушного шума в дБ стенками канала;

 ΔL — снижение уровня звуковой мощности в дБ по длине рассматриваемого участка канала, определяемое согласно требованиям раздела 8 настоящих норм.

4.8. Октавные уровни звуковой мощности $L_{P\,\pi p}$ в дБ шума, прошедшего через преграду в защищаемое от шума помещение, если источники шума находятся в помещении, расположенном в другом здании (рис. 5), следует определять последовательно.

Сначала следует определить октавные уровни звуковой мощности шума L_{Pi} в дБ, прошедшего через различные преграды из помещения с источником (или несколькими источниками) шума в атмосферу, по формулам

(8) или (9). Затем следует определить октавные уровни звукового давления шума L_i в дБ в промежуточной расчетной точке A у наружной ограждающей конструкции помещения, защищаемого от шума, по формуле (7), заменив в ней L на L_i , а L_P на L_{Pi} . После этого следует определить суммарные октавные уровни звукового давления $L_{\text{сум}}$ в дБ в точке A по формуле (11), а затем определить октавные уровние уровние уровние уровние уровние уровные октавные уровние октавные ок

4.9. Октавные уровни звукового давления в расчетной точке $L_{\rm np}$ в дБ, прошедшего через преграду, следует определять по формулам (3), (6) или (7), заменив в них L на $L_{\rm np}$ и $L_{\rm P}$ на $L_{\rm Pnp}$.

4.10. Октавные уровни звукового давления от нескольких источников шума $L_{\text{сум}}$ в дБ следует определять как сумму уровней звукового давления L_i в дБ в выбранной расчетной точке от каждого источника шума (или каждой преграды, через которую проникает шум в помещение или в атмосферу) по формуле

$$L_{\text{cym}} = 10 \lg \sum_{i=1}^{n} 10^{0.1L} t.$$
 (11)

Для упрощения расчетов суммирование уровней звукового давления следует производить по табл. 5 аналогично суммированию уровней звуковой мощности источников шума.

4.11. Октавный уровень звукового давления L_j в дБ в расчетной точке для прерывистого шума от одного источника следует определять по формулам (1)—(3) или (7) для каждого отрезка времени τ_j в мин, в течение которого значение октавного уровня звукового давления L_j в дБ остается постоянным, заменив в указанных формулах L на L_j .

Затем следует определить эквивалентный октавный уровень звукового давления $L_{\text{экв}}$ в дБ за общее время воздействия шума T в мин по формуле

$$L_{\text{9KB}} = 10 \lg \left(\frac{1}{T} \sum_{j} \tau_{j} 10^{0,1L_{j}} \right),$$
 (12)

где τ_j — время в мин, в течение которого значение уровня звукового давления L_j в дБ остается постоянным;

 L_i — постоянное значение октавного уровня звукового давления в дБ прерывистого шума за время τ_i в мин;

T — общее время воздействия шума в мин.

 Π римечание. За общее время воздействия шума T в мин следует принимать:

в производственных помещениях — продолжитель-

ность рабочей смены;

на территориях, для которых установлены уровни шума, — продолжительность дня — (с 7 до 23 ч) или ночи (с 23 до 7 ч).

4.12. Октавный уровень звукового давления L_{jn} в дБ в расчетной точке для импульсного шума от одного источника следует определять по формулам (1)—(3) или (7) для каждого отдельного импульса продолжительностью τ_{jn} в мин с октавным значением звукового давления L_{jn} в дБ, заменив в указанных формулах L на L_{jn} .

Затем следует определить эквивалентный октавный уровень звукового давления $L_{\text{экв}}$ в дБ за выбранный отрезок времени T в мин по формуле (12), заменив в ней τ_j на τ_{ju} , а L_j на L_{iu} .

4.13. Эквивалентные октавные уровни звукового давления $L_{\text{ЭКВ. СУМ}}$ в дБ в расчетной точке для прерывистого и импульсного шумов от нескольких источников шума следует определять в соответствии с п. 4.10 настоящих норм, заменив $L_{\text{СУМ}}$ па $L_{\text{ЭКВ. СУМ}}$, а L_i на $L_{\text{ЭКВ. }i}$.

5. ОПРЕДЕЛЕНИЕ ТРЕБУЕМОГО СНИЖЕНИЯ ШУМА

5.1. Требуемое снижение октавных уровней звукового давления $\Delta L_{\rm TP}$ в дБ следует определять отдельно для каждого источника шума, если в расчетную точку поступает шум от нескольких источников шума.

Примечание. Данное правило не распространяется на определение требуемого снижения шума от источников шума в производственных помещениях (в цехах текстильной промышленности, деревообделочных, металлообрабатывающих и т. п.).

- **5.2.** Требуемое снижение октавных уровней звукового давления $\Delta L_{\rm TP}$ в дБ в расчетной точке в помещении или на территории для одного источника шума или нескольких, отличающихся друг от друга по октавным уровням звукового давления менее чем на 10 дБ, следует определять:
- а) для одного источника шума по формуле

$$\Delta L_{\rm Tp} = L - L_{\rm Aon}; \tag{13}$$

б) для нескольких источников шума по формуле

$$\Delta L_{\text{TD. }i} = L_i - L_{\text{non}} + 10 \, \text{lg} n,$$
 (14)

где L и L_i — октавные уровни звукового давления в дB, создаваемые соответственно одним или отдельно рассматриваемым источником шума в расчетной точке, определяемые в соответствии с пп. 4.2—4.8 настоящих норм; $L_{\text{доп}}$ — допустимый октавный уровень звукового давления в дB в расчетной точке, определяемый в соответствии с пп. 3.4 и 3.5 настоящих норм;

n — общее количество принимаемых в расчет источников шума, определяемое в соответствии с пп. 5.4 и 5.5 настоящих норм.

- 5.3. Требуемое снижение октавных уровней звукового давления $\Delta L_{\rm Tp}$ в дБ в расчетной точке в помещении или на территории от нескольких источников шума, отличающихся друг от друга по октавным уровням звукового давления более чем на 10 дБ, следует определять:
- а) для каждого источника шума с более высокими уровнями звукового давления по формуле

$$\Delta L_{\text{TD. }i} = L_i - L_{\text{MOR}} + 10 \lg n_i, \tag{15}$$

где n_1 — общее количество источников шума с более высокими уровнями звукового давления;

б) для каждого источника шума с более низкими уровнями звукового давления по формуле

$$\Delta L_{\text{Tp. }i} = L_l - L_{\text{non}} + 10 \lg (n - n_1) + 5,$$
 (16)

где n — общее количество принимаемых в расчет источников шума, определяемое в соответствии с пп. 5.4 и 5.5 настоящих норм.

5.4. В общее количество источников шума n при определении требуемого снижения октавных уровней звукового давления ΔL_{Tp} в дБ в расчетных точках, расположенных на территории жилой застройки или на площадках промышленных предприятий, следует включать все источники шума, находящиеся на этих территориях (агрегаты, установки и т. п.), а также количество элементов ограждающих конструкций зданий и сооружений (стены или окна, покрытия и др.), ориентированных в сторону расчетных точек, через которые шум из помещения попадает в расчетную точку, а также выходные отверстия (проемы) каналов и шахт, излучающих шум в атмосферу.

При определении $\Delta L_{\text{тр}}$ в дБ для расчетных точек в помещении, защищаемом от внешних источников шума, в общее количество n принимаемых в расчет источников шума следует включать количество систем вентиляции с механическим побуждением, обслуживающих это

помещение, а также количество элементов ограждающих конструкций, через которые шум проникает в помещение.

Примечание. Источники шума, находящиеся в защищаемом от шума помещении, в расчет принимать не следует, но величину $\Delta L_{ exttt{Tp}}$ увеличивать на 5 дБ.

5.5. В общем количестве источников шума n не следует учитывать те источники шума, которые создают в расчетной точке уровни звукового давления L_i в дБ ниже допустимых $L_{\text{доп}}$ на величину ΔL_0 , в каждой октавной полосе, т. е. для которых выполняется соотношение

$$L_{\text{non}} - L_i \geqslant \Delta L_{\text{o}}. \tag{17}$$

При этом величину ΔL_0 в дБ следует определять по формуле

$$\Delta L_0 = 10 \log m_{\rm H} + 5,$$
 (18)

где $m_{\rm H}$ — количество источников шума, уровни звукового давления которых по крайней мере на 10 дБ меньше $L_{\rm доп}$.

5.6. При определении по формуле (7) октавных уровней звукового давления L_i в дБ от различных источников шума для расчета требуемого снижения уровней звукового давления в дБ в расчетной точке по формулам (15) и (16) допускается расстояния до источников шума принимать одинаковыми и равными среднему арифметическому $r_{\rm cp}(r_i=r_{\rm cp})$ в случаях, когда $r_{\rm манс} \leq 1,5 r_{\rm мин}$ для разных источников шума.

Для одинаковых по излучаемой мощности источников шума в этом случае достаточно рассчитать требуемое снижение уровня звукового давления для одного из источников, принимая $r_i = r_{cd}$.

Тогда требуемое снижение уровня звукового давления $\Delta L_{\rm Tp}$ в д ${\it B}$ будет одинаковым для всех источников шума.

5.7. Требуемое общее снижение октавных уровней звукового давления $\Delta L_{\rm тр.~06m}$ в дБ в помещениях с источниками шума при одновременной работе всех источников шума следует определять по формуле

$$\Delta L_{\rm TP.\ obm} = L_{\rm obm} - L_{\rm non}, \tag{19}$$

где $L_{05\text{м}}$ — октавный уровень звукового давления в расчетной точке от всех источников шума в дБ, определяемый в соответствии с п. 4.4 настоящих норм, заменяя L на $L_{05\text{м}}$;

 $L_{\text{поп}}$ — допустимый октавный уровень звукового давления в дБ в расчетной точке, определяемый в соответствии с пп. 3.4 и 3.5 настоящих норм.

6. ЗВУКОИЗОЛЯЦИЯ ОГРАЖДАЮЩИХ КОНСТРУКЦИЙ ЗДАНИЙ

Нормы звукоизоляции ограждающих конструкций

6.1. Нормируемыми параметрами звукоизоляции ограждающих конструкций жилых и общественных зданий, а также вспомогательных зданий и помещений промышленных предприятий являются индекс изоляции воздушного шума ограждающей конструкцией $I_{\rm B}$ в дБ и индекс приведенного уровня ударного шума под перекрытием $I_{\rm y}$ в дБ.

6.2. Индекс изоляции воздушного шума $I_{\rm B}$ в дБ ограждающей конструкцией с известной (рассчитанной или измеренной) частотной характеристикой изоляции воздушного шума следует определять по формуле

$$I_{\rm B} = 50 + \Delta_{\rm B},\tag{20}$$

где $\Delta_{\rm B}$ — поправка, определяемая путем сравнения частотной характеристики изоляции воздушного шума ограждающей конструкцией с нормативной частотной характеристикой изоляции воздушного шума (рис. 6) по методике, изложенной в прил. 1.

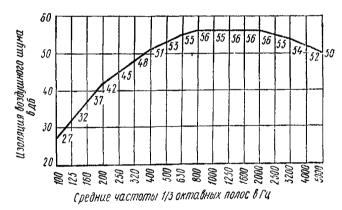


Рис. 6. Нормативная частотная характеристика изоляции воздушного шума ограждающей конструкцией

6.3. Индекс приведенного уровня ударного шума I_y в дБ под перекрытием с известной (рассчитанной или измеренной) частотной характеристикой приведенного уровня ударного шума следует определять по формуле

$$I_{y} = 70 - \Delta_{y}, \tag{21}$$

где $\Delta_{\mathbf{y}}$ — поправка, определяемая путем сравнения частотной характеристики приведенного уровня ударного шума под перекрытием с

нормативной частотной характеристикой приведенного уровня ударного шума (рис. 7) по методике, изложенной в прил. 1.

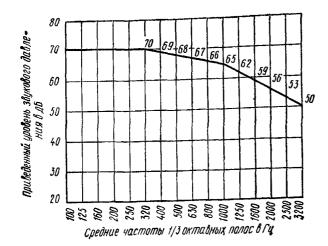


Рис. 7. Нормативная частотная карактеристика приведенного уровня ударного шума под перекрытием

- 6.4. Нормативные индексы изоляции воздушного шума ограждающими конструкциями $I_{\rm B}$ в дБ и приведенного уровня ударного шума под перекрытием $I_{\rm y}$ в дБ жилых и общественных зданий, а также вспомогательных зданий и помещений промышленных предприятий, следует принимать по табл. 7.
- 6.5. Нормируемыми параметрами звукоизоляции ограждающих конструкций производственных зданий, а также ограждающих конструкций, отделяющих защищаемые от шума помещения от помещений с источниками шума, нехарактерными для помещений, перечисленных в табл. 7 в других зданиях различного назначения, являются величины изоляции воздушного шума $R_{\rm TP}$ в дБ в октавных полосах частот со среднегеометрическими частотами 63, 125, 250, 500, 1000, 2000, 4000 и 8000 Γ ц.
- **6.6.** Требуемую изоляцию воздушного шума $R_{\mathtt{Tp}i}$ в дБ ограждающей конструкцией в октавной полосе частот следует определять:
- а) при проникновении шума из одного помещения в другое по формуле

$$R_{\text{rp. }i} = L_{\text{m}} - 10 \text{ lg } B_{\text{n}} + 10 \text{ lg } S_i - L_{\text{non}} + 10 \text{ lg } n$$
, (22)

где $L_{\rm m}$ — октавный уровень звукового давления в не защищаемом от шума помещении в дБ, определяемый по формулам (3) или (6), заменяя L на $L_{\rm m}$;

	Таб.	лица 7
Наименование и расположение ограждающей конструкции	Индекс изоля- пии воздуш- ного шума I _В	Индекс приве- денного уроз- ня ударного шума I у в дБ
1	2	3
Жилые здания		
1. Перекрытия между помещениями квартир	50	07
квартир	50	67
квартир и неиспользуемыми чер-		
дачными помещениями	47	_
квартиры и подвалами, холлами	:	
и используемыми чердачными по-	E0.	07
мещениями	50	67
квартир и расположенными внизу		
магазинами	55	67
квартиры и расположенными вни-		
зу ресторанами, спортивными за- лами, кафе и другими подобны-		CFI
ми помещениями	60	67 (50) ¹
6. Перекрытия между комнатами в		
двухэтажной квартире	41	7 5
щения культурно-бытового об-		
служивания общежитий друг от друга и от помещений общего		
пользования (холлы, вестибюли,		
коридоры)	45	75
8. Стены и перегородки между квартирами, между помещениями		
квартиры и лестничными клетка-		
ми, холлами, коридорами, вести- бюлями		
9. Стены между помещениями квар-	50	~
тиры и магазинами	55	
10. Стены между помещениями квар-		
тиры и ресторанами, спортивными залами, кафе и другими подоб-	ĺ	
ными помещениями	60	
11. Перегородки без дверей между	-	
комнатами, между кухней и ком- натой в квартире	41	
12. Перегородки между комнатами и	**	
санитарным узлом одной кварти-		
ры	45	- 1
13. Входные двери квартир, выходя- щие на лестничные клетки, в хол-		ļ
лы, вестибюли и коридоры . , .	30	
14. Лестничные клетки и марши	_	671
15. Стены и перегородки, отделяющие	ļ	
помещения культурно-бытового обслуживания общежитий друг		
от друга и от помещений общего	1	
пользования (холлы, вестибюли, лестничные клетки)	45	_ }

Продолжение т	абл. Т	7
---------------	--------	---

П	родолжение	табл.	7
11	родолжение	таол.	1

	олжение	
Наименование и расположение ограждающей конструкции	Индекс изо- ляции воздуш- ного шума I _в в дБ	Индекс приве- денного уров- ня ударного шума $I_{\rm y}$ в дБ
1	2	3
		<u> </u>
Гостиницы		
16. Перекрытия между номерами: первой категории	48 45	70 72
17. Перекрытия, отделяющие номера от помещений общего пользования (вестибюли, холлы, буфеты): для номеров первой категории » второй »	50 47	671 701
18. Перекрытия, отделяющие номера от ресторанов, кафе, столовых, кухонь:	7.1	70-
для номеров первой категории » » второй » 19. Стены и перегородки между но-	60 55	501 551
мерами: первой категории второй » 20. Стены и перегородки, отделяю-	48 45	
щис номера от помещений обще- го пользования (лестничные клет- ки, вестибюли, холлы, буфеты):	50	
для номеров первой категории » » второй » 21. Стены и перегородки, отделяющие номера от ресторанов, кафе, сто-	47	
ловых, кухонь: для номеров первой категории » » второй »	6 0 55	
Здания управлений, партийных и общественных организаций		
22. Перекрытия между рабочими ком- натами, кабинетами, секретариа- тами и отделяющие рабочие ком- наты, кабинеты, секретариаты от		
помещений общего пользования (вестибюли, холлы). 23. Перекрытия, отделяющие рабочие комнаты, кабинеты от рабочих не защищаемых от шума помещений (холборов тологования).	45	75
(машбюро, телетайпные залы и т. п.)	49	70
бочими комнатами	40	
щие рабочие комнаты, секретариаты от помещений общего пользования (лестничные клетки, вестибюли, холлы) и рабочих не		
защищаемых от шума помеще- щений. 26. Стены и перегородки, отделяю- щие кабинеты от рабочих, не за-	45	
щищаемых от шума помещений и помещений общего пользования	49	

Наименование и расположение ограждающей конструкции	Индекс изоля- ции воздушно- го шума I _в в дБ	Индекс приве- денного уров- ня ударного шума (у в дБ
I .	2	3
Больницы и санатории		
27. Перекрытия между палатами, ка- бинетами врачей	45	70
28. Перекрытия между операционны- ми и отделяющие операционные от палат и кабинетов	60	70
29. Перекрытия, отделяющие палаты, кабинеты врачей от помещений общего пользования (вестибюлей, холлов)	50	70
30. Перекрытия, отделяющие палаты, кабинеты от столовых, кухонь 31. Стены и перегородки между па-	60	501
латами, кабинетами врачей	45	
32. Стены и перегородки между операционными и отделяющие операционные от других помещений. Стены и перегородки, отделяющие палаты и кабинеты от столовых, кухонь.	60	_
33. Стены и перегородки, отделяющие палаты, кабинеты от помещений общего пользования (лестничные клетки, вестибюли, холлы)	50	_
Школы и другие учебные заведения		
34. Перекрытия между классными помещениями, учебными кабинетами и отделяющие классные помещения, учебные кабинеты и аудитории от помещений общего пользования (коридоры, вестибюли, холлы).	45	70
35. Перекрытия между музыкальны- ми классами средних учебных заведений	55	65
36. Перекрытия между музыкальными классами высших учебных заведений	60	60
37. Стены и перегородки между классными помещениями, учебными кабинетами и аудиториями и отделяющие классные помещения, учебные кабинеты и аудитории от помещений общего пользования (лестничные клетки, вестибюли, холлы, рекреации)	45	

1110000 <i>01000000 Tan 1</i>	Π	родолжение	таба	7
-------------------------------	---	------------	------	---

	оолжени	- 140.
Нанменование и расположение ограждающей конструкции	Индекс изоля- иии воздуш- ного шума I _B в дБ	Индекс приве- денного уров- ия уда ного
1	2	3
38. Стены и перегородки между музыкальными классами средних учебных заведений и отделяющие их от помещений общего пользования (лестничные клетки, вестноюли, холлы, рекреации)	55	_
учебных заведений	60	
Детские ясли сады 40. Перекрытия между групповыми комнатами, спальнями и между		
другими детскими комнатами 41. Перекрытия отделяющие группо-	45	70
вые комнаты, спальни от кухонь 42. Стены и перегородки между групповыми комнатами, спальня-	4 9	70
ми и между другими детскими комнатами	45	
от кухонь	49	
44. Перекрытия между помещениями для отдыха, учебных занятий, здравпунктами, рабочими компатами управлений и конструкторских бюро, кабинетами, помещениями общественных организаций и отделяющие эти помещения от		
помещений общего пользования (вестибюлей, гардеробных) 45. Перекрытия между помещениями лабораторий, красных уголков, залами для собраний, столовыми и отделяющие эти помещения от помещений, указанных	45	7 5
в поз. 44 настоящей таблицы 46. Стены и перегородки между рабочими комнатами управлений и конструкторских бюро, кабинетами, помещениями общественных	49	70
организаций	40	
лестничные клетки)	45	

Продолжение табл. 7

1 Гв года-

Наименование и расположение ограждающей конструкции	Индекс из ции возду ного шума в дБ	Индекс пр денного ур ня ударно шума I _у в
1	2	3
48. Стены и перегородки между помещениями лабораторий, красных уголков, залами для собраний, столовыми и отделяющие эти помещения от помещений, указанных в поз. 44 настоящей таблицы	49	
1 Требование следует предъявлят ударного шума в помещение, защищ при ударном воздействии на пол но от шума помещения. Примечание. Значения индек воздушного шума ограждающими ко приведенного уровня ударного шума тиями для жилых комнат общежити	аемое от е защиш сов из нструкци под пе	шума цаемого оляции иями и рекры-

 $B_{\rm m}$ — постоянная защищаемого от шума помещения в м², определяемая в соответствии с п. 4.3 настоящих норм, заменяя B на $B_{\rm m}$;

нимать те же, что и для ограждающих конструк-

ций квартир в жилых домах.

 S_i — площадь ограждающей конструкции (или отдельного ее элемента), через которую проникает шум в защищаемое от шума помещение, в м²:

 $L_{\text{доп}}$ — допустимый октавный уровень звукового давления в дБ в защищаемом от шума помещении, определяемый согласно пп. 3.4 и 3.5 настоящих норм;

n — общее количество ограждающих конструкций или их элементов, через которые проникает шум;

б) при проникновении шума из помещений на прилегающую территорию (в атмосферу) по формуле

$$R_{\text{Tp.}i} = L_{\text{III}} + 10 \lg S_i - 15 \lg r_i - L_{\text{mon T}} + 10 \lg n - 11,$$
(23)

где $L_{\text{доп т}}$ — допустимый октавный уровень звукового давления в дБ на прилегающей территории, определяемый согласно пп. 3.4 и 3.5 настоящих норм;

 $L_{\rm m}$ и n — то же, что в формуле (22);

 S_i — площадь рассматриваемой ограждающей конструкции (или отдельного ее элемента), через которую проникает шум, в м²;

 r_i — расстояние от ограждающей конструкции или ее элемента до расчетной точки в м;

в) при проникновении шума с прилегающей территории в помещение по формуле

$$R_{\text{Tp. }i} = L_{\text{Hap}} + 10 \text{ lg } S_i - 10 \text{ lg } B_{\text{H}} + 6 - L_{\text{non}} + 10 \text{ lg } n,$$
 (24)

где $L_{\text{нар}}$ — суммарный октавный уровень звукового давления в дБ от всех источников шума в 2 м от рассматриваемой ограждающей конструкции, определяемый по табл. 5, причем $L_{\text{нар}}$ от каждого отдельного источника шума следует определять по формуле (7), заменяя L на $L_{\text{нар}}$.

Остальные обозначения те же, что в формуле (22).

Расчет звукоизоляции ограждающих конструкций

6.7. Расчет звукоизоляции должен производиться при проектировании новых ограждающих конструкций. Окончательная оценка звукоизоляции ограждающих конструкций новых типовых проектов зданий должна даваться на основании натурных испытаний ограждающих конструкций экспериментальных зданий.

6.8. Частотную характеристику изоляции воздушного шума однослойной плоской ограждающей конструкцией поверхностной плотностью * от 100 до 1000 кг/м² из бетона, железобетона, кирпича, керамических блоков и тому подобных материалов следует определять графическим способом, изображая ее в виде ломаной линии, аналогичной ломаной личии ABCD на рис. 8. Координаты точки B (f_B и R_B) частотной характеристики следует определять по графикам на рис. 9, f_B — в зависимости от толщины h в м ограждающей конструкции (рис. 9, a) и a0 и a1 в зависимости от поверхностной плотности a2 в кг/м² ограждающей конструкции (рис. 9, a6).

Примечание. Построение частотной характеристики изоляции воздушного шума производится следующим образом: из точки B влево проводится горизонтальный отрезок AB, а от точки B вправо проводится отрезок BC с наклоном 7,5 AB на октаву до точки C с ординатой $R_C = 60$ AB, из точки C вправо проводится горизонтальный отрезок CD.

6.9. Индекс изоляции воздушного шума $I_{\rm B}$ в дБ ограждающей конструкцией следует определять на основании рассчитанной частот-

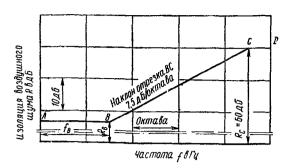


Рис. 8. Частотная карактеристика изоляции воздушного шума однослойным плоским ограждением

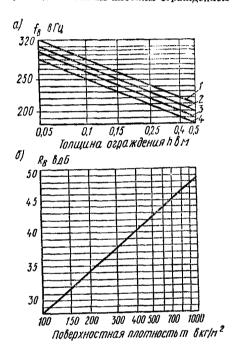


Рис. 9. График для определения координат точки B Объемный вес γ в кг/м³: $1-\gamma \geqslant 1800$ кг/м³

 $1 - \gamma \geqslant 1800 \text{ Kr/m}^3$ $2 - \gamma = 1600 \text{ Kr/m}^3$ $3 - \gamma = 1400 \text{ Kr/m}^3$ $4 - \gamma \leqslant 1200 \text{ Kr/m}^3$

ной характеристики изоляции воздушного шума в соответствии с п. 6.2 настоящих норм.

При ориентировочных расчетах индекс изоляции воздушного шума однослойными ограждающими конструкциями из материалов, указанных в п. 6.8 настоящих норм, допускается определять по формулам:

$$I_{\rm B} = 23 \, {\rm lg} \, m_{\rm B} - 10 \, {\rm дБ} \, {\rm при} \, m \geqslant 200 \, {\rm кг/м^2};$$
 (25)

$$I_{\rm B} = 13 \log m_9 + 13$$
 дБ при $m \le 200 \text{ кг/м}^2$, (26)

где $m_0 = Km$ — эквивалентная поверхностная плотность в кг/м²;

^{*} Поверхностной плотностью условно названа масса $1 \, \mathrm{m}^2$ ограждающей конструкции.

m — поверхностная плотность в $\kappa \Gamma/M^2$ (для ребристых плит принимается без учета ребер); K — коэффициент:

для сплошной ограждающей конструкции плотностью более 1800 кг/м³ K=1;

для ограждающих конструкций плотностью 1200—1300 кг/м3 из бетонов на гипсовом вяжушем K = 1.25:

для ограждающих конструкций из железобетона и бетона с круглыми пустотами плотностью более 1800 кг/м3 коэффициент К следует определять по формуле

$$K = 1,86 \sqrt{\frac{J}{bh_{\rm np}^3}},$$
 (27)

где J — момент инерции сечения в M^4 : b — ширина рассматриваемого сечения в м; $h_{\rm mp}$ — приведенная толщина сечения в м:

для ограждающих конструкций из бетонов на пористых заполнителях и цементном вяжущем коэффициент К следует определять по формуле

$$K = 2,26 \sqrt{\frac{E}{\rho^3}}, \qquad (28)$$

где E — модуль упругости материала в кгс/м²; ρ — плотность материала в кг/м³.

6.10. Частотную характеристику изоляции воздушного шума в дБ однослойной плоской тонкой ограждающей конструкцией из металла, стекла и тому подобных материалов следует определять графическим способом, изображая ее в виде ломаной линии, построенной аналогично ломаной линии ABCD на рис. 10.

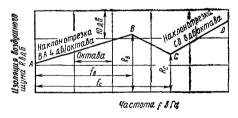


Рис. 10. Частотная характеристика изоляции воздушного шума однослойным плоским ограждением из металла или стекла

Координаты точек B и C следует определять по табл. 8. Наклон отрезка ВА на графике следует принимать равным 5 дВ на каждую октаву для глухих однослойных ограждающих конструкций из органического и силикатного стекла и 4 дБ на каждую октаву для ограждающих конструкций из других материалов.

Таблица 8

Материал	f_B	f_C	R_B	R _C
_	6 000	12 000		
Сталь	$\frac{-3 \cos \theta}{h}$	<u> </u>	39	31
Алюминиевые спла- вы	$\frac{6000}{h}$	$\frac{12000}{h}$	32	22
Стекло силикатное	$\frac{6000}{h}$	$\frac{12\ 000}{h}$	35	29
Стекло органическое	$\frac{17\ 000}{h}$	$\frac{34\ 000}{h}$	37	30
Асбестоцементные ли- сты	$\frac{11\ 000}{h}$	$\frac{22000}{h}$	36	30
Сухая штукатурка	$\frac{19000}{h}$	38 000 k	36	30
Примечание. <i>h</i> учета ребер) в мм.	— толщина	огражде	ения	(без

6.11. Частотную характеристику изоляции воздушного шума в дБ цилиндрической стальной оболочкой при излучении шума внутри оболочки следует определять графическим способом в виде ломаной линии, аналогичной ломаной линии АВСО, указанной на рис. 11.

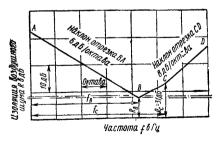


Рис. 11. Частотная характеристика изоляции воздушного шума стальной цилиндрической оболочкой

Координаты точек B и C следует определять по формулам:

$$f_B = \frac{1, 6 \cdot 10^6}{D}; \tag{29}$$

$$R_B = 74 - 20 \text{ lg } \frac{D}{k};$$
 (30)

$$f_C = \frac{12 \cdot 10^4}{h};\tag{31}$$

$$R_C = 31,$$
 (32)

где D — диаметр оболочки в мм; h — толщина оболочки в мм.

6.12. Частотную характеристику изоляции воздушного шума стеной с плитами (сухой штукатуркой, древесноволокнистыми или древесностружечными плитами и т. п.) на относе с двух сторон в жилых и общественных зданиях следует определять путем прибавления к значениям частотной характеристики изоляции воздушного шума стеной, рассчитанной в соответствии с п. 6.8 настоящих норм, поправки ΔR_1 , определяемой по графику на рис. 12

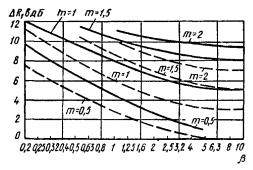


Рис. 12. График для определения повышения изоляции воздушного шума стеной при устройстве плит (сухой штукатурки, древесноволожнистых плиг и т. п.) на относе изоляции с обеих сторон стены

— перекрытие с полом на звукоизоляционном — — — перекрытие без пола на звукоизоля-ционном слое

в зависимости от величины m, рассчитанной по формуле

$$m = \frac{m_1}{m_4} \tag{33}$$

и величины в, рассчитанной по формуле

$$\beta = m \sqrt{\left(\frac{c_1 h_1}{c_4 h_4}\right)^3}, \tag{34}$$

где m_1 — поверхностная плотность несущей части перекрытия в кг/м²;

 m_4 — поверхностная плотность поперечной стены или перегородки в $\kappa r/m^2$;

 $c_1; c_4$ — скорости продольных волн соответственно в несущей части перекрытия и поперечной стене или перегородке в м/с, принимаемые по табл. 9;

 h_1 ; h_4 — толщины соответственно несущей части перекрытия и поперечной стены или перегородки в м.

	Габлица 9
Материал	Скорость про- дольных волн в м/с
Тяжелый бетон	3700 3500 2300

При устройстве указанной плиты на относе с одной стороны стены величины ΔR_1 следует принимать равными 2/3 значений ΔR_1 , определяемых по рис. 12.

6.13. Частотную характеристику изоляции воздушного шума двойным глухим остеклением при одинаковой толщине стекол следует прибавления величины определять путем $5+\Delta R_2$ к значениям частотной характеристики изоляции воздушного шума, построенной согласно п. 6.10 настоящих норм для одного стекла.

Величину ΔR_2 следует определять по графику на рис. 13 в зависимости от размера воздушного промежутка между стеклами и частоты резонанса $f_{\rm p}$ в Γ ц, определяемой по формуле

$$f_{\rm p} = 60 \sqrt{\frac{m_1 + m_2}{dm_1 m_2}}, \tag{35}$$

где m_1 ; m_2 — поверхностные плотности стекол B $K\Gamma/M^2$;

d — размер воздушного промежутка в м.

Частотную характеристику изоляции воздушного шума двойным глухим остеклением при разной толщине стекол (отношение толщин 0,4-0,8) следует определять путем прибавления величины $\Delta R_2 + \Delta R_3$ к значениям частотной характеристики изоляции воздушного шума, построенной аналогично указанной на рис. 14.

Координаты точек B и C следует определять по формулам:

$$f_B = \frac{6000}{h_1}; (36)$$

$$f_C = \frac{12\ 000}{h_2};\tag{37}$$

при этом $R_B = R_C = 35$ дБ,

где h_1 и h_2 — толщины стекол в мм $(h_1 > h_2)$. Величину ΔR_2 следует определять по гра-

фику на рис. 13.

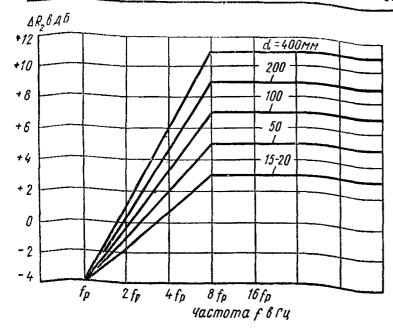


Рис. 13. График для определения повышения изоляции воздушного шума двойным глухим остеклением в зависимости от толщины воздушного промежутка зави-

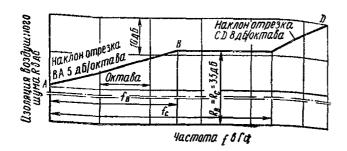


Рис. 14. Частотная характеристика изоляции воздушного шума двойным глухим остеклением при разной толщине стекол

Величина ΔR_3 составляет 3 дБ при

$$\frac{h_2}{h_1} = 0,4-0,5$$
 и 4 дБ при $\frac{h_2}{h_1} = 0,6-0,8$.

6.14. Индекс изоляции воздушного шума $I_{\rm B}$ в дБ междуэтажным перекрытием с звукоизоляционным слоем следует определять по табл. 10 в зависимости от величины индекса изоляции воздушного шума плитой перекрытия $I_{\rm Bo}$, определенного в соответствии с пп. 6.8 и 6.9 настоящих норм (подставляя $I_{\rm Bo}$ вместо $I_{\rm B}$), и частоты резонанса $f_{\rm pn}$ в Γ ц, определяемой по формуле

$$f_{\rm pn} = 0.5 \sqrt{\frac{E_{\rm l} (m_1 + m_2)}{h_2 m_1 m_2}},$$
 (38)

где E_{π} — динамический модуль упругости материала звукоизоляционного слоя в кгс/м², принимаемый по табл. 11;

 m_1 — поверхностная плотность плиты перекрытия в кг/м²;

 m_2 — поверхностная плотность конструкций пола выше звукоизоляционного слоя (без звукоизоляционного слоя) в кг/м²;

 h_3 — толщина звукоизоляционного слоя в обжатом состоянии в м, определяемая по формуле

 $h_3 = h_0 (1 - \varepsilon_{\text{A}}), \tag{39}$

где h_0 — толщина звукоизоляционного слоя в необжатом состоянии в м;

Таблица 10

Конструкция пола	<i>f</i> _{рп} в Гц	ного / _Е	е шум в дБ Воляци Папли	30ляц а пере , при и воз итой п	крыті индеі душно ерекр	ием ксе ого
	<u> </u>	41	44	47	50	53
1. Деревянные полы по лагам, уложенным на звукоизоляционный слой (в виде ленточных прокладок) с динамическим модулем упругости 5⋅10⁴—12 × 10⁴ кгс/м², при расстоянии между полом и плитой перекрытия	150	51	52	53	54	55
	220	48	50	51	52	54
	350	46	47	49	51	53
	500	44	46	48	50	52
60—70 мм	100	50	51	52	53	54
	150	48	49	51	52	53
	220	45	47	49	51	53
в обжатом состоянии 3. То же, по звукоизоляционному слою из песка или шлака с динамическим модулем упругости $8\cdot10^5$ — 13×10^5 кгс/м², толщиной 50 — 60 мм	220	50	51	52	53	54
	350	47	49	50	52	53
	500	45	47	49	51	53

При мечания: 1. При увеличении толщины прокладки до 40 мм в обжатом состоянии следует к величине I_B прибавлять 1 дБ.

2. При увеличении толщины засыпки до 90—100 мм следует к величине I_B прибавлять 1 дБ.

є_д — относительное сжатие материала звукоизоляционного слоя под нагрузкой, принимаемое по табл. 11.

6.15. Индекс приведенного уровня ударного шума I_y в дБ под междуэтажным перекрытием с полом на звукоизоляционном слое следует определять по табл. 12 в зависимости от величины индекса приведенного уровня ударного шума плиты перекрытия I_{y_0} , определенной по табл. 13, и частоты колебаний пола, лежащего на звукоизоляционном слое, f_0 в Γ ц, определяемой по формуле

$$f_0 = 0.5 \sqrt{\frac{E_{\pi}}{h_1 m_2}}, \tag{40}$$

где E_{π} — динамический модуль упругости звукоизоляционного слоя в кгс/м², принимаемый по табл. 11;

 h_3 — толщина звукоизоляционного слоя в обжатом состоянии в м, определяемая по формуле (39);

 m_2 — поверхностная плотность пола (без звукоизоляционного слоя) в $\kappa \Gamma/M^2$.

6.16. Индекс изоляции воздушного шума $I_{\rm B}$ в дБ междуэтажным перекрытием без звуко-изоляционного слоя с полом из рулонных материалов следует определять в соответствии с пп. 6.8 и 6.9 настоящих норм, принимая при этом величину m равной поверхностной плотности плиты перекрытия (без рулонного пола).

Если в качестве покрытия чистого пола принят поливинилхлоридный линолеум на теплозвукоизоляционной подоснове (ГОСТ 18108—72) *, то рассчитанную величину индекса изоляции воздушного шума междуэтажным перекрытием следует уменьшать на 1 дБ.

6.17. Индекс приведенного уровня ударного шума I_y в дБ под перекрытием без звуко-изоляционного слоя с полом из рулонных материалов следует определять по формуле

$$I_{y} = I_{y0} - \Delta I_{y}, \tag{41}$$

Таблица 11

	Плотность	Динамический модуль упругости E_{Λ} в кгс/м² и относительное сжатие ϵ_{Λ} материала звукоизоляционного слоя при нагрузке на звукоизоляционный слой в кгс/м²							
Материал	в кг/ма	200	<u></u>	500		100	0		
		E _{II}	εд	E _A	€д	$E_{\underline{A}}$	εд		
Плиты теплоизоляционные из минеральной ваты на синтетическом связующем по ГОСТ 9573—72*: полужесткие. жесткие. Плиты минераловатные на синтетическом связующем по ТУ 21-24-52-73 Минстройматериалов СССР: полужесткие. жесткие.	100—125 126—150 70—90 95—110	4,5·10 ⁴ 5·10 ⁴ 3,6·10 ⁴ 4·10 ⁴	0,5 0,45 0,5 0,4	5,5·10 ⁴ 6·10 ⁴ 4,5·10 ⁴ 5·10 ⁴	0,55 0,5 0,55 0,45	7·10 ⁴ 8·10 ⁴ 5,6·10 ⁴ 6·10 ⁴	0,7 0,6 0,65 0,55		
3. Маты минераловатные прошивные по ТУ 21-24-51-73	75—125 126—175 176—225	4·10 ⁴ 5·10 ⁴ 6·10 ⁴	0,65 0,5 0,45	5·10 ⁴ 6,5·10 ⁴ 7·10 ⁴	0,7 0,55 0,5	_ _ _	_ _ _		
4. Плиты древесноволокнистые мягкие по ГОСТ 4598—74*	250 500—800 1300—1500	10·10* 80·10* 120·104	0,1 0,08 0,03	11 · 10 ⁴ 90 · 10 ⁴ 130 · 10 ⁴	0,1 0,09 0,04	12·10* — —	0,15 — —		

 Π р и м е ч а н и е. Для нагрузок на звукоизоляционный слой, не указанных в настоящей таблице, следует величины E_{π} и ϵ_{π} принимать по линейной интерполяции в зависимости от фактической нагрузки.

Таблица 12

				1	аол	тиц;	a 12
Конструкция пола	<i>f</i> 0, в Гц	у ре пеј ин	Индек овня у рекры дексе арного кры	дарно тием приве	го шу ^I у в денно ап л и	дБпр ого ур ты пе	ОД)И ОВНЯ
		91	88	86	84	82	80
1. Деревянные полы по лагам, уложенным на звукоизоляционный слой (в виде ленточных прокладок) с динамическим модулем упругости 5·104—12·104 кгс/м², при расстоянии между полом и плитой перекрытия 60—70 мм	150 220 350	66 68 71	65 67 69	63 65 67	62 64 66	61 62 64	61 61 63
2. Покрытие пола на монолитной стяжке или сборных плитах с поверхностной плотностью 60 кг/м² по звукоизоляционному слою с динамическим модулем упругости $3 \cdot 10^4$ — $10 \cdot 10^4$ кгс/м²	60 100 150 200	68 70 75 77	65 67 72 75	63 65 70 73	61 64 68 71	58 63 67 69	56 62 65 67
3. То же, по звуко- изоляционному слою из песка или шла- ка с динамическим модулем упругости 8·105—13·105 кгс/м²	150 250 350	69 7 4 7 8	67 72 76	65 70 74	64 68 73	62 67 71	61 66 70
4. Покрытие пола на монолитной стяжке или сборных плитах с поверхностной плотностью 120 кг/м² по звукоизоляционному слою с динамическим модулем упругости 3·104—10·104 кгс/м²	60 100 150 200	66 70 74 7 5	63 67 71 72	61 65 69 71	59 64 67 69	57 62 65 67	55 60 63 65
5. То же, по звуко- изоляционному слою из песка или шла- ка с динамическим модулем упругости 8·105—13·10 ⁵ кгс/м ²	150 250 350	68 7 2 76	65 70 74	63 68 72	62 66 71	60 65 69	59 64 68

Примечание. При поверхностной плотности монолитной стяжки или сборной плиты пола между 60 и 120 кг/м² индексы I_{y} следует определять по линейной интерполяции, округляя их значения до целого числа.

где I_{y_0} — индекс приведенного уровня ударного шума для плиты перекрытия в дБ, принимаемый по табл. 13;

 $\Delta I_{\mathtt{y}}$ — величина в дБ, принимаемая по табл. 14.

Таблица 13

Перекрытия	Поверхно- стная плот- ность плиты перекрытия в кг/м ²	Значения 1 _{уо} в дБ
1. Со сплошными и многопустотными плитами	150 200 250 300 350 450	91 88 86 84 82 80
2: С раздельными потолками	150 200 250 300	88 84 82 80

Проектирование ограждающих конструкций (стен, перегородок, перекрытий, дверей, ворот и окон)

- 6.18. При проектировании ограждающих конструкций, предназначенных для защиты от шума, следует принимать наиболее эффективные по изоляции воздушного шума конструкции однослойные с пустотами или из бетонов на пористых заполнителях и ячеистых бетонов, или однослойные конструкции с тонкой облицовкой толщиной не более 1,5 см (сухая штукатурка и другие подобные материалы) с воздушным промежутком не менее 4 см.
- 6.19. Полы должны применяться следующих конструкций:
- а) с покрытием из штучного паркета, линолеума, релина и других подобных материалов по сплошному основанию с звукоизоляционным слоем или по засыпке, указанным в табл. 12:
- б) с покрытием из рулонных материалов (в этом случае изоляция воздушного шума перекрытием должна обеспечиваться плитой перекрытия);
- в) с покрытием из досок, древесностружечных плит, паркетных досок на лагах и с звукоизоляционным слоем (в виде ленточных прокладок).

Таблица 14

Покрытие пола	Толщи-	Δ/ _у в дБ
1. Теплозвукоизоляционный поливинилхлоридный линолеум на основе из лубяных волокон		22
2. То же	3,5	16
3. Поливинилхлоридный линолеум с подосновой из нитрона	3,6	19
4. То же	5,1	25
5. Теплозвукоизоляционный линоле- ум на иглопробивной латексиро- ванной основе из лубяных воло- кон, горячее дублирование		18
6. Теплозвукоизоляционный лино- леум на иглопробивной основе из вторичных отходов с защит- ным синтетическим слоем, горя- чее дублирование		22
7. Теплозвукоизоляционный линоле- ум на иглопробивной основе из поливинилхлоридных волокои, хо- лодное дублирование		20
8. Дублированный теплозвукоизоля- ционный линолеум на вязально- прошивной подкладке	3,7	16
9. Двухслойный релин на войлочной подоснове	3,7	16
10. Ворсолин беспетлевой на вязально-прошивной подкладке	4,5	20
11. Ворсолин беспетлевой с рифленой поверхностью	4,2	19

- 6.20. При проектировании перекрытий с полом, уложенным по звукоизоляционному слою в виде ленточных или штучных (отдельных) прокладок, следует:
- а) ширину ленточных или штучных прокладок принимать на 5 см больше ширины лаги;
- б) площадь или длину прокладок принимать такой, чтобы напряжение в прокладке при эксплуатационной нагрузке не превышало 1000 krc/m^2 .

6.21. При проектировании перекрытий с полом, уложенным по звукоизоляционному слою, следует предусматривать зазор шириной не менее 2 см между полом (стяжкой или плитой пола) и примыкающими стенами и перегородками, заполненный звукоизоляционным материалом.

Крепление плинтусов или галтелей следует предусматривать только к полу или только

к стене (перегородке).

6.22. В двойных стенах жесткие связи между элементами должны предусматриваться по контуру ограждающей конструкции.

Размер воздушного промежутка между конструкциями следует принимать не менее 4 см.

Индекс изоляции воздушного шума двойной стеной или перегородкой, состоящей из одинаковых панелей, на 9 дБ выше индекса изоляции воздушного шума одной панелью этой стены.

- 6.23. Элементы ограждающих конструкций следует проектировать из материалов, не имеющих сквозных пор. Для элементов конструкций из материалов со сквозной пористостью следует предусматривать наружный слой из плотного бетона или раствора толщиной не менее 2 см.
- **6.24.** Стыки между внутренними ограждающими конструкциями должны тщательно заделываться бетоном или раствором.
- 6.25. При проектировании скрытой электропроводки следует, как правило, применять прокладки, не требующие устройства сквозных отверстий в ограждающих конструкциях. В случае наличия сквозных отверстий для электропроводки следует предусматривать заглушки, плотно закрывающие эти отверстия.
- 6.26. Повышение изоляции воздушного шума дверьми и воротами может быть достигнуто увеличением поверхностной плотности полотна двери или ворот, плотной пригонкой полотна к коробке, а также за счет устранения щели между дверью или воротами и полом при помощи порога с уплотняющими прокладками или фартука из прорезиненной ткани или резины, а также применением уплотняющих прокладок в притворах дверей и ворот.

Необходимо предусматривать устройства, обеспечивающие плотный прижим двери или ворот к коробке и закрытие замочных скважин. Следует тщательно заделывать щели и неплотности между коробкой двери или ворот и примыкающим ограждением.

Допускается проектирование двойных дверей или ворот с тамбуром, стены в котором облицованы звукопоглощающим материалом.

6.27. Повышение изоляции воздушного шума окнами может быть достигнуто увеличением толщины стекол, увеличением толщины воздушного промежутка между стеклами, уплотнением притворов переплетах с помощью упругих прокладок, применением запорных устройств, обеспечивающих плотное закрывание окон.

6.28. При проектировании ограждающих конструкций, пересекаемых трубопроводами, необходимо обеспечивать требуемую звукоизоляцию и предусматривать меры по предотвращению снижения звукоизоляции образуемыми щелями, отверстиями и неплотностями.

В стенах, перегородках и перекрытиях жилых, общественных и вспомогательных зданий в местах пересечения их трубопроводами необходимо предусматривать гильзы, а пространство между трубой и гильзой заполнять вязкоупругим материалом. В стенах, перегородках и перекрытиях производственных зданий следует предусматривать устройство проемов в местах пересечения конструкций коммуникациями площадью, в полтора-два раза большей площади сечения пересекающей ограждение коммуникации, с последующим заполнением пространства между ограждающей конструкцией и коммуникациями звукопоглощающим или вязкоупругим материалом, который следует закрывать с двух сторон крышками из дерева, металла и других материалов.

Если ограждающие конструкции пересекаются токопроводящими коммуникациями, то заполнение пространства между ограждающими конструкциями и коммуникациями должно предусматриваться электроизолирующим вязкоупругим материалом (кабельная масса и т. п.).

6.29. В конструкциях стен, перегородок и перекрытий следует предусматривать устройство проемов в местах пересечения конструкций несколькими коммуникациями, которые следует объединять в пакеты и коллекторы, а также заделку проемов одновременно с возведением этих ограждающих конструкций.

Присоединение трубопроводов к коллекторам следует предусматривать через гибкие вставки или виброизолирующие прокладки во фланцах.

6.30. При пересечении трубами двойных

стен, перекрытий с раздельным полом или с раздельным потолком, трубы и другие коммуникации не должны создавать жесткой связи между элементами конструкции. Необходимо предусматривать отделение труб и других коммуникаций от конструкций раздельного пола, раздельного потолка, одного из элементов двойной стены прокладками из вязкоупругого материала.

Звукоизоляция ограждающих конструкций кабин наблюдения, дистанционного управления, укрытий, кожухов

6.31. Требуемую частотную характеристику изоляции воздушного шума $R_{\rm K\ TP}$ в дБ ограждающими конструкциями кабин наблюдения, дистанционного управления и укрытий следует определять по формуле (22).

Кабины и укрытия следует предусматривать герметичными и со звукопоглощающей облицовкой внутренних поверхностей ограждающих конструкций.

6.32. Кожухи должны полностью закрывать агрегаты, машины, оборудование (как это позволяет технологический процесс и условия эксплуатации оборудования). Кожухи следует проектировать съемными или разборными, со смотровыми окнами, открывающимися дверцами, а также проемами для ввода различных коммуникаций. Кожухи следует проектировать из листовых несгораемых или трудносгораемых материалов. На внутренних поверхностях стенок кожухов следует предусматривать облицовку из звукопоглощающего материала, а в случаях, когда происходит передача вибраций от механизма на кожух, следует предусматривать покрытие стенок кожуха вибродемпфирующим материалом. Толщина вибродемпфирующего покрытия должна предусматриваться в два-три раза толщины стенки кожуха. При устройстве кожуха к машине, для работы которой требуется циркуляция воздуха через машину, в кожухе необходимо предусматривать каналы для прохода воздуха с глушителями.

6.33. Требуемую частотную характеристику изоляции воздушного шума $R_{\rm K\ TP}$ в дБ стенками кожуха следует определять по формуле

 $R_{\text{к. тр}} = L - L_{\text{доп}} - 10 \lg \alpha_{06\pi} + 5$, (42) где L — октавный уровень звукового давления в расчетной точке в дБ, определяемый в соответствии с разделом 4 настоящих норм;

 $L_{\text{доп}}$ — допустимый октавный уровень звукового давления в расчетной точке в дБ, определяемый в соответствии с лп. 3.4 и 3.5 настоящих норм:

α_{обл} — реверберационный коэффициент звукопоглощения предусмотренной облицовки внутренних поверхностей кожуха, определяемый

по табл. 1 прил. 2. 6.34. Частотную

6.34. Частотную характеристику изоляции воздушного шума в дБ стенками кожуха допускается определять по методике, изложенной в п. 6.10 настоящих норм для плоских и в п. 6.11 настоящих норм — для цилиндрических стенок.

Если кожух имеет форму полуцилиндра, то вводимую в расчет величину диаметра следует увеличить в 1,5 раза.

В отверстиях в стенках кожуха должны предусматриваться щелевые глушители, обеспечивающие снижение шума не ниже требуемой изоляции воздушного шума стенок кожуха $R_{\rm K,Tp}$. Ширину щели в таких глушителях следует принимать 20-40 мм при двухсторонней и 10-20 мм при односторонней звукопоглощающей облицовке щели. Толщину звукопоглощающей облицовки щелевых глушителей следует принимать не менее 50 мм. Длину глушителей следует принимать 0.5-1 м.

Установку кожухов следует предусматривать на полу на резиновых прокладках; соприкосновения элементов кожуха с агрегатом или машиной не допускаются.

7. ЗВУКОПОГЛОЩАЮЩИЕ КОНСТРУКЦИИ И ЭКРАНЫ

Область применения

- 7.1. Звукопоглощающие конструкции (облицовки поверхностей ограждающих конструкций или штучные звукопоглотители) следует применять для снижения уровня звукового давления на рабочих местах и местах постоянного пребывания людей в производственных и общественных зданиях.
- 7.2. Звукопоглощающую облицовку следует размещать на потолке и стенах помещений. Площадь облицовки следует определять расчетом.
- 7.3. Штучные звукопоглотители следует применять, если полученная в результате расчета площадь облицовки недостаточна для достижения требуемого по расчету снижения уровня звукового давления, а также вместо

облицовки потолка и над отдельными источниками шума.

7.4. Экраны, устанавливаемые между источником шума и защищаемым от шума местом, следует применять для снижения уровней звукового давления на рабочих местах в производственных и общественных зданиях и местах постоянного пребывания людей, а также в селитебной зоне городов и других населенных пунктов.

Примечание. В селитебной зоне городов и других населенных пунктов экраны следует применять в соответствии с указаниями раздела 10 настоящих норм.

Звукопоглощающие конструкции

7.5. Звукопоглощающие конструкции следует применять, когда требуемое снижение уровня звукового давления $\Delta L_{\rm Tp}$ в дБ, определенное в соответствии с п. 5.2 настоящих норм, в расчетных точках в отраженном звуковом поле превышает 3 дБ не менее чем в трех октавных полосах или превышает 5 дБ хотя бы в одной из октавных полос. В расчетных точках, выбранных на рабочих местах, требуемое снижение уровня звукового давления $\Delta L_{\rm Tp}$ в этих же случаях должно превышать соответственно не менее 1 или 3 дБ.

При этом необходимое снижение уровня звукового давления может быть обеспечено только применением звукопоглощающих конструкций, если в расчетных точках в отраженном звуковом поле $\Delta L_{\rm TP}$ не превышает 10-12 дБ, а в расчетных точках на рабочих местах — 4-5 дБ.

- 7.6. Если полученные в результате расчета значения $\Delta L_{\rm TP}$ в дБ окажутся выше указанных в п. 7.5 настоящих норм, то для снижения уровня звукового давления помимо звукопоглощающих конструкций необходимо предусматривать применение дополнительных средств защиты от шума, например экранов.
- 7.7. Величину максимального снижения уровня звукового давления ΔL в дБ в каждой октавной полосе при применении звукопоглощающих конструкций в расчетной точке, расположенной в зоне отраженного звука, следует определять по формуле

$$\Delta L = 10 \lg \frac{B_1 \psi}{B \psi_1}, \tag{43}$$

где B — постоянная помещения в M^2 , определяемая в соответствии с п. 4.3 настоящих норм;

 B_1 — постоянная помещения в м² после установки в нем звукопоглощающих конструкций,

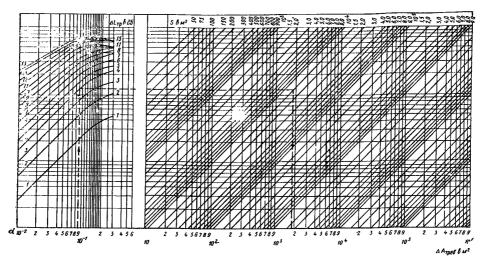


Рис. 15. Номограммы для расчета $\Delta A_{ ext{Tpe6}}$ по известным величинам $\alpha_s \Delta L_{ ext{Tpe6}}$ и S

определяемая согласно требованиям п. 7.8 настоящих норм;

ф и ф1 - коэффициенты, определяемые по графику на рис. 3, соответственно до и после устройства звукопоглощающих конструкций.

7.8. Постоянную помещения B_1 в м² следует определять по формуле

$$B_1 = \frac{A_1 + \Delta A}{1 - \alpha_1},\tag{44}$$

где A_1 — величина звукопоглощения ограждающих конструкций помещения в м², на которых нет звукопоглощающей облицовки, определяемая по формуле

$$A_1 = \alpha \left(S_{\text{orp}} - S_{\text{odn}} \right); \tag{45}$$

 средний коэффициент звукопоглощения помещения до устройства звукопоглощающей облицовки, определяемый по формуле

$$\alpha = \frac{\frac{B}{S_{\text{orp}}}}{\frac{B}{S_{\text{orp}}} + 1};$$
(46)

 $S_{
m orp}$ — общая площадь ограждающих конструкций помещения в м2;

 $S_{\text{обл}}$ — площадь звукопоглощающей облицовки

 ΔA — величина звукопоглощения звукопоглоконструкциями, определяемая шающими формуле

$$\Delta A = \alpha_{00\pi} S_{00\pi} + A_{IIIT} n_{IIIT}; \qquad (47)$$

α_{обл} — реверберационный коэффициент звукопоглощения выбранной конструкции облицовки в октавной полосе частот, определяемый по прил. 2;

 $A_{\rm IIIT}$ — величина звукопоглощения штучного звукопоглотителя в м², определяемая

 $n_{\text{шт}}$ — количество штучных звукопоглотителей; средний коэффициент звукопоглощения помещения со звукопоглощающими конструкциями, определяемый по формуле $a_1 = \frac{A_1 + \Delta A}{S_{\text{Orp}}}.$

$$\alpha_1 = \frac{A_1 + \Delta A}{S_{\text{orp}}}.$$
 (48)

Обозначения величин те же, что и в формулах (45) и (47).

7.9. Площадь звукопоглощающей облицовки $S_{\text{обл}}$ в м² следует определять по формуле

$$S_{06\pi} = \frac{\Delta A_{\rm Tp}}{\alpha_{06\pi}},\tag{49}$$

где $\Delta A_{\rm TP}$ — величина требуемого звукопоглощения, обеспечивающего заданное снижение уровня звукового давления и определяемая по номограмме на рис. 15 [среднему коэффициенту звукопоглощения а (формула 46), величине требуемого снижения уровня звукового давления ΔL_{TP} в дБ и общей площади S_{orp} в м ограждающих конструкций помещения].

Если в результате расчета площадь звукопоглощающей облицовки $S_{\text{обл}}$ окажется больше площади, возможной для облицовки в данном помещении, то $S_{\text{обл}}$ следует принять максимально возможной, а дополнительное звукопоглощение следует обеспечить применением штучных звукопоглотителей, количество $n_{\text{шт}}$ которых для каждой октавной полосы следует определять по формуле

$$n_{\rm int} = \frac{\Delta A_{\rm Tp} - \alpha_{\rm 06\pi} S_{\rm 06\pi}}{A_{\rm int}}.$$
 (50)

Примечание. Количество штучных звукопоглотителей $n_{\mathbf{m} \mathbf{r}}$ в проекте следует принимать наибольшим из значений, полученных расчетом для всех октавных лолос.

7.10. Количество штучных звукопоглотителей $n_{\text{шт}}$ в случае их применения вместо звукопоглощающей облицовки потолка и стен следует определять по формуле

$$n_{\rm mr} = \frac{\Delta A_{\rm \tau p}}{A_{\rm mr}}.$$
 (51)

Обозначения те же, что и в формуле (50). 7.11. Штучные звукопоглотители следует размещать в объеме помещения на расстояниях друг от друга и от ограждающих конструкций помещения, указанных в табл. 2 прил. 2.

Экраны

7.12. Экраны следует применять для снижения уровня звукового давления на рабочих местах и в местах постоянного пребывания людей от источников шума, создающих уровни звукового давления L в дБ в расчетных точках, превышающие допустимые $L_{\text{доп}}$ в дБ не менее чем на 10 дБ и не более чем на 20 дБ.

Экраны следует применять только в сочетании со звукопоглощающей облицовкой помещения.

- 7.13. Экраны следует изготовлять из сплошных твердых листов или щитов, облицованных звукопоглощающим материалом поверхности, обращенной к источнику шума. В качестве звукопоглощающего материала следует применять материалы, указанные в табл. 1 прил. 2. Толщина слоя звукопоглощающего материала должна составлять не менее 50—60 мм.
- 7.14. Величину снижения уровня звукового давления ΔL в дБ в расчетной точке при установке экранов следует определять в каждой октавной полосе по формуле

$$\Delta L = 10 \text{ lg} \frac{10^{0,1L_0} + \frac{4\psi}{B} \left(\sum_{i=1}^{n} 10^{0,1L_p} i \right)}{10^{0,1(L_0 - \Delta L_{9KP})} + \frac{4\psi_2}{B_2} \left(\sum_{i=1}^{n} 10^{0,1L_p} i \right)}, (52)$$

где $L_{\rm o}$ — октавный уровень звукового давления в дБ в расчетной точке от источника шума, для которого предусматривается установка экрана, определяемый по формуле (2), заменяя в ней $L_{\rm P}$ на $L_{\rm P_o}$; $L_{\rm P_o}$ — октавный уровень звуковой мощности источника шума в дБ, для которого предусматривается установка экрана;

 L_{P_i} — октавный уровень звуковой мощности в дБ каждого из источников шума в помещении;

B — постоянная помещения в $\rm m^2$, определяемая в соответствии с п. 4.3 настоящих норм; B_2 — постоянная помещения в $\rm m^2$ после устройства в нем звукопоглощающих конструкций и экранов, определяемая в соответствии с п. 7.15 настоящих норм;

 $\Delta L_{\rm экр}$ — снижение экраном октавного уровня звукового давления в дБ в расчетной точке за экраном, определяемое в соответствии с п. 7.17 настоящих норм;

 ψ и ψ_2 — коэффициенты соответственно до и после устройства звукопоглощающих конструкций и экранов, определяемые по графику на рис. 3;

n — общее количество источников шума в помещении.

7.15. Постоянную помещения B_2 в м² следует определять по формуле

$$B_2 = \frac{A_1 + \Delta A + \Delta A_{3Kp}}{1 - \alpha_2}, \tag{53}$$

где $\Delta A_{\rm DKP}$ — величина дополнительного звукопоглощения экраном в м², определяемая по формуле

$$\Delta A_{\text{akp}} = \alpha_{06\pi} \sum_{k=1}^{m} S_{k \text{ akp}}; \qquad (54)$$

 $S_{h \text{ экр}}$ — площадь k-го экрана в м² (при двухсторонней облицовке экрана ее следует увеличивать в 1,5 раза);

m — общее количество экранов, установленных в помещении;

 α_2 — средний коэффициент звукопоглощения помещения, определяемый по формуле

$$a_2 = \frac{A_1 + \Delta A + \Delta A_{9Kp}}{S_{orp}}.$$
 (55)

 A_1 , ΔA , $\alpha_{06\pi}$ и $S_{\rm orp}$ — то же, что в формулах (45) и (47).

7.16. Размеры экрана — высоту H и ширину l, расстояние от источника шума до экрана r_1 и от экрана до расчетной точки r_2 в м сле-

дует принимать в соответствии с рис. 16 и табл. 15 и 16.

Линейные размеры экрана должны быть не менее чем в три раза больше линейных размеров источников шума.

7.17. Величину снижения экраном октавного уровня звукового давления $\Delta L_{\text{экр}}$ в дБ следует определять при $r_1 = 0.5$ м для экрана типа «а» по табл. 15, а для экрана типа «б» по табл. 16 в зависимости от типоразмеров экра-

на и взаимного размещения источника шума, экрана и расчетной точки (рис. 16).

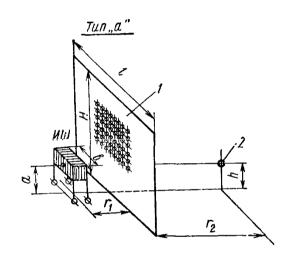
Величины $\Delta L_{\rm экр}$ в дБ для каждой октавной полосы допускается определять также и по графику на рис. 17. При этом для экрана П-образной формы (тип «б») следует принимать приведенную ширину экрана $l_{\rm прив} = l_1 + 2l_2$ в м вместо l экрана типа «а», полагая $l = l_{\rm прив}$.

Таблица 15

Pa	змеры экр расчетн	ана и коорді ой точки в	инаты М	Снижен	Снижение уровня звукового давления экраном $\Delta L_{ m BKP}$ в дБ при среднегеометрических частотах октавных полос в $\Gamma { m II}$						
Н	h	ı	r ₂	63	125	250	500	1000	2000	4000	8000
2,4	1,2	1	1 2 3	0 0 0	0 0 0	5 4 3,5	7 6 5,5	8,5 8 6,5	9 8,5 8	11,5 12 11	15 13,5 13
2,4	1,2	1,5	1 2 3	0 0,5 1,5	0 0,5 1	9 9,5 7	10 8,5 8	10 10 9,5	14 12 11,5	17 15,5 15	19 18,5 17
2,4	1,2	3,5	1 2 3	5 4,5 4	5 5,5 6	9 10 9	14,5 12 9,5	17,5 16,5 14	16,5 17,5 15	22 22 19,5	23 23,5 22
2,4	1,2	5	1 2 3	8 8 6	11 10 10	13,5 9,5 7	16 13 12	21,5 20 15,5	24 23 22	25 24 23,5	27 27 25
1,5	0,75	1,75	1 2 3	2 1 1,5	1 0 0	6 5,5 7	10 7,5 5,5	10,5 10,5 8,5	12 12 12	14 14 13,5	16 15,5 15
1,5	0,75	3,25	1 2 3	6 5,5 5,5	6 3 1,5	9 7,5 8,5	14 9 9	17 14 11,5	16 15,5 15	19 19 18	21 20 20
1,5	0,75	4,75	1 2 3	6,5 6,5 6,5	6,5 3 0,5	10,5 11 12	12 12 12,5	18 16,5 14,5	20 17 16,5	22 20,5 20,5	24 23,5 22,5
1	0,5	2,5	1 2 3	3 2 1,5	0 0 0	3,5 3 0	9 10 10	9,5 9 8,5	11,5 10 10	14 13 13,5	17 15,5 14
2	1	2,4	1 2 3	4 4 4	5 4 3,5	10 8 7,5	12,5 10,5 9,5	14,5 14,5 12,5	15,5 15,5 15,5	19,5 18,5 18,5	23 22 20
Ве	, еличины	<i>H, h, l</i> и	r ₂ указан	ны на рис	16.	·					

Таблица 16

Раз	меры эк расчет	рана и в ной точкі	оординат и в м	ы	Снижен	не уровня з			ном $\Delta L_{ m 9 Kp}$ в		еднегеометр	оических
H	l 11	<i>l</i> 2	h	r ₂	63	125	250	500	1000	2000	4000	8000
1,5	0,75	1,5	0,75	1 2 3	8,5 9 7	6,5 4 2,5	13 11 13,5	14,5 11,5 11,5	19 18,5 18,5	19,5 17 17	24 21,5 19	25 22,5 21,5
1,5	0,75	1,5	1	1 2 3	6,5 7 7	7 5 3,5	12 9 9,5	15 13,5 10	18 17 16	18 17 16,5	22,5 21 20	22,5 21 20
2,4	2	1,5	1,2	1 2 3	6 8 4	7,5 7 7	10,5 9,5 9	17,5 17 15	21,5 21 20	22,5 19,5 20,5	27 25,5 24,5	26,5 25 24



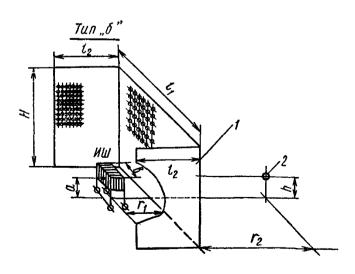


Рис. 16. Формы акустических экранов ИШ — источник шума; 1 — экран; 2 — расчетная точка

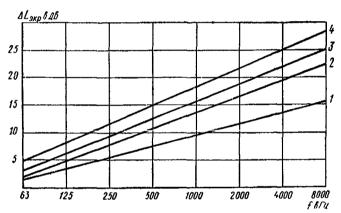


Рис. 17. Усредненные характеристики эффективности акустических экранов 1-l/b=1.75 2-l/b=4.5 при H/a=2.5; 3-l/b=2 при H/a=5

8. СИСТЕМЫ ВЕНТИЛЯЦИИ, КОНДИЦИОНИРОВАНИЯ ВОЗДУХА И ВОЗДУШНОГО ОТОПЛЕНИЯ

Источники шума и их шумовые характеристики

8.1. Источниками шума систем вентиляции, кондиционирования воздуха и воздушного отопления являются вентиляторы, холодильные машины в местных кондиционерах, электродвигатели, воздухорегулирующие устройства (дросселирующие устройства, клапаны, заслонки, направляющие лопатки), воздухораспределительные устройства (приточные и вытяжные решетки, плафоны, анемостаты, доводчики), элементы сети воздуховодов (повороты, изменение поперечного сечения, разветвления).

8.2. Шумовые характеристики вентиляторов определяются по ГОСТ 12.2.028—77, а электродвигателей - по ГОСТ 11929-66 и должны быть указаны в паспорте или каталоге. При отсутствии шумовых характеристик вентиляторов их следует определять, руководствуясь указаниями настоящего раздела норм.

Шумовые характеристики воздухорегулирующих и воздухораспределительных устройств должны быть указаны в паспортах или каталогах вентиляционного оборудования, а при их отсутствии должны определяться опыт-

ным путем.

8.3. При расчете шумовой характеристики (октавных уровней звуковой мощности) вентилятора необходимо предварительно определить общий уровень звуковой мощности вентилятора $L_{P,06m}$ в дБ, относительно 10^{-12} Вт, отдельно для всасывания и нагнетания по формуле

$$L_{P \text{ ofm}} = \widetilde{L} + 25 \lg H + 10 \lg Q + \delta,$$
 (56)

где \widetilde{L} — критерий шумности в дБ, величину которого следует принимать по табл. 17;

H — полное давление, создаваемое вентилитором в $\kappa rc/M^2$;

Q — объемный расход воздуха вентилятора в M^3/c ;

б — поправка на режим работы вентилятора

Примечания: 1. При работе вентилятора в режиме максимума коэффициента полезного действия (КПД) или с отклонением от него не более чем на 10% значение величины б равно нулю. При отклонении режима работы вентилятора от режима максимума КПД не более чем на 20% значение величины δ следует принимать равным +2 дБ, при отклонении более чем на 20% — равным +4 дБ. 2. Полученная по формуле (56) величина $L_{P \ 0.6 \ M}$

характеризует звуковую мощность, излучаемую открытым патрубком всасывания или открытым патрубком нагнетания вентилятора (в атмосферу или в помещение) при условии плавного подвода воздуха к патрубку всасывания. Условия плавного подвода воздуха к патрубку всасывания обеспечиваются, когда при входе вентилятора имеется плавный коллектор или когда прямой участок воздуховода на стороне всасывания вентилятора имеет длину l в м, определяемую соотношением

$$5D_{\text{гидр}} \geqslant l \geqslant 3D_{\text{гидр}}$$

где $D_{\text{гидр}} = \frac{4F}{\Pi_1}$ — гидравлический диаметр прямого участка воздуховода в м; F — площадь воздуховода в м 2 ; Π_1 — периметр воздуховода в м.

3. При неплавном подводе воздуха к патрубку всасывания вентилятора или при установке дросселя на прямом участке воздуховода к патрубку всасывания, к величинам $L_{P \circ 6 m}$, определенным по формуле (56), Таблица 17

Тип и серия вентилятора	Критерий шумности \widetilde{L} в д				
	нагнетания	всасывания			
Центробежные					
Ц4-70, Ц4-76 Ц14-46 Ц9-55, Ц9-57, Ц10-28 Ц117-40 Ц6-46 ВВД	41 47 47,5 48 43 48	38 42 43,5 43 39 40			
Крышные КЦ 3-90, КЦ 4-84 В Ц3-04	52 49	48 49			
Осевые		40			
O6-300 O6-320	46 44	46 44			

следует добавлять для осевых вентиляторов 8 дБ и

центробежных вентиляторов 4 дБ.

4. Значения величин H и Q вентиляторов следует принимать по разделу «Отопление, вентиляция и кондиционирование воздуха» проекта предприятия, здания и сооружения.

 8.4. Октавные уровни звуковой мощности вентилятора L_P в дБ, излучаемой через патрубок всасывания или патрубок нагнетания вентилятора в воздуховод, следует определять по формуле

$$L_P = L_{P \text{ ofm}} - \Delta L_1 + \Delta L_2, \tag{57}$$

где $L_{P \text{ обш}}$ — общий уровень звуковой мощности вентилятора в дБ, определяемый по формуле (56);

 $\Delta \tilde{L}_1$ — поправка в дБ, принимаемая по табл. 18; ΔL_2 — поправка в дБ, определяемая по табл. 19.

Если воздуховод не присоединяется к вен-

тилятору, то $\Delta L_2 = 0$.

8.5. Общий уровень звуковой мощности механического шума вентилятора $L_{P \text{ mex. обш}}$ в дБ в помещении, где он установлен, следует определять по формуле

$$L_{P \text{ Mex. of ut}} = 23,3 \text{ lg } u + 20 \text{ lg } D + 64,$$
 (58)

где *и* — окружная скорость рабочего колеса вентилятора в м/с;

D — диаметр рабочего колеса вентилятора

8.6. Октавные уровни звуковой мощности шума вентилятора в помещении, где он установлен, L_{PBB} в дБ следует определять по формуле

$$L_{P BB} = L_{P BB O \delta III} - \Delta L_1, \tag{58a}$$

Таблица 18

	Попр	Поправка Δ <i>L</i> , в дБ							
Среднегео- метрические	Центробежные с лопатками								
частоты октавных полос в Гц	вперед (Ц14-46, Ц9-55, Ц9-57, ЦП7-40, ВВД, Ц10-28)	назад (Ц4-70, Ц4 -76 , КЦЗ-90, ЦЗ-04, КЦ-4-84В)	Осевые вентиляторы						
(16) (32) 63 125 250 500 1 000 2 000 4 000 8 000 (16 000) (32 000)	(10) (6) 6 6 6 9 13 17 21 26 (31) (36)	(19) (15) 11 7 5 6 9 16 21 26 (31) (36)	(23) (18) 13 8 9 5 7 10 16 23 (30) (37)						

Примечания: 1. Приведенные в табл. 18 данные без скобок справедливы, когда частота вращения вентилятора находится в пределах 700—1400 об/мин.

- 2. При частоте вращения вентилятора 1410—2800 об/мин весь спектр (всю колонку цифр) следует сдвинуть на октаву в сторону высоких частот (на строчку вниз), а при 350—690 об/мин на октаву в сторону низких частот (на строчку вверх), принимая для крайних частот значения, указанные в скобках для частот 32 и 16 000 Гц.
- 3. При частоте вращения вентилятора 2810—5600 об/мин весь спектр следует сдвинуть аналогичным образом на две октавы (две строчки) в сторону высоких частот, а при числе оборотов 340—175 об/мин на две октавы в сторону низких частот.

где $L_{P \text{ вв общ}}$ — общий уровень звуковой мощности шума вситилятора в помещении, где он установлен, в дБ, определяемый в соответствии с п.8.5;

- ΔL_1 поправка в дБ, принимаемая по табл. 18. 8.7. Если в помещении одновременно работает несколько вентиляторов, то для каждой октавной полосы необходимо определить суммарный уровень звуковой мощности всех вентиляторов $L_{P \, BB \, Cym}$ в дБ путем сложения по табл. 5 уровней звуковой мощности отдельных вентиляторов.
- 8.8. Октавные уровни звуковой мощности L_P в дБ местных кондиционеров и других вентиляционных установок с осевыми вентиляторами (без сетей воздуховодов, глушителей и холодильных машин) в помещении, где они установлены, следует определять по формуле

Корень квадрат- ный из	п	оправк	а Δ <i>L</i> ₂ 1 астотах	в дБ пр к октав	ои сред ных по	негеом лос в І	етричес Ц	ких
площади патрубка вентиля- тора в мм	63	125	250	500	1000	2000	4000	8000
25 50 80 100 125 140 160 180 200 225 250 280 315 350 400 450 500 560 630 710 800 900 1000 1250 1400 1600 2000 2	37 31 26 24 22 21 20 19 18 17 16 14 12 11 10 8 8 7 6 4 4 3 2 0	31 26 20 18 16 15 14 13 12 11 10 10 88 66 66 54 33 22 11 00 00 00 00 00 00 00 00 00 00 00 00	25 20 14 13 11 10 10 8 8 7 6 6 4 4 3 2 2 2 1 1 1 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0	19 14 8 8 6 6 6 4 4 3 2 2 2 2 1 1 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0	13 8 4 3 2 2 1 1 1 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0	8 4 1 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0	300000000000000000000000000000000000000	000000000000000000000000000000000000000

(57), добавляя к полученным значениям 3 дБ. Октавные уровни звуковой мощности местных кондиционеров с центробежными вентиляторами в помещении, где они установлены, следует определять по формуле (57) — для всасывания и нагнетания отдельно, и значения полученных уровней суммировать по табл. 5.

Определение октавных уровней звукового давления в расчетных точках

- 8.9. Расчетные точки в помещении при определении уровней звукового давления, создаваемого источниками шума, следует выбирать на рабочих местах, ближайших к источникам шума, и в зоне отраженного звукового поля.
- 8.10. Октавные уровни звукового давления L в дБ в расчетных точках, если в помещение поступает шум от нескольких источников, следует определять для каждого источника шума в отдельности:

от источников, излучающих шум внутрь воздуховодов (воздухорегулирующих уст-

ройств, вентиляторов, элементов сети воздуховодов) и далее в помещение, защищаемое от шума:

а) через одно воздухораспределительное устройство (решетку) по формуле

$$L = L_P - \Delta L_{P \text{ ceth}} + 10 \lg \left(\frac{\Phi \pi}{S} + \frac{4\psi}{B} \right); \qquad (59)$$

б) через несколько воздухораспределительных устройств (решеток) по формуле

$$L = L_P - \Delta L_{P \text{ cetH}} + 10 \lg \left(\sum_{t=1}^m \frac{\Phi_t x_t}{S_t n} + \frac{4\psi}{B} \right); \quad (60)$$

от источников, излучающих шум в помещении: вентиляторов, установленных открыто в помещении, местных кондиционеров и их холодильных машин по формулам (1)—(3), а от воздухораспределительных устройств (решеток) одной вентиляционной системы, или системы кондиционирования воздуха, или воздушного отопления по формуле

$$L = L_P + 10 \lg \left(\sum_{i=1}^{m} \frac{\Phi_i x_i}{S_i} + \frac{4 \psi n}{B} \right), \tag{61}$$

где L_P — октавный уровень звуковой мощности одного источника шума (решетки) в дБ, определяемый в соответствии с пп. 8.2—8.4 и 8.8 настоящих норм;

 $\Delta L_{P \text{ сети}}$ — суммарное снижение октавного уровня звуковой мощности в дБ в элементах сети воздуховодов по пути распространения шума до выхода в помещение, определяемое по формуле (65);

 Φ , Φ_i — фактор направленности при излучении шума, безразмерный, определяемый: для воздухораспределительных устройств (решеток) по графику на рис. 18, в остальных случаях — по опытным данным;

m — количество воздухораспределительных устройств (решеток), ближайших к расчетной точке, от одной системы вентиляции, кондиционирования воздуха или воздушного отопления;

n — общее количество воздухораспределительных устройств (решеток);

 \varkappa — то же, что в формуле (1);

 x_i — то же, что в формуле (1) соответственно для i-го воздухораспределительного устройства (решетки), заменяя r на r_i ; r_i — расстояние в м от расчетной точки до центра воздухораспределительного устройства (решетки) из числа ближайших к расчетной точке;

S — то же, что в формуле (1);

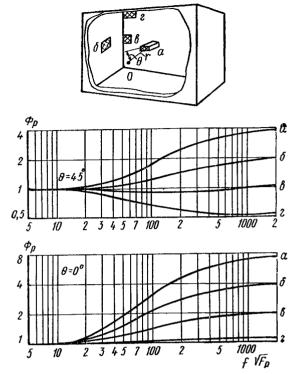


Рис. 18. Фактор направленности Фр при излучении шума из воздухораспределительной решетки а — решетка в центре комнаты; б — решетка в центре

a— решетка в центре комнаты; δ — решетка в центре стены; ε — решетка вблизи ребра; z— решетка вблизи угла; $\sqrt{F_{\rm p}}$ — приведенный размер решетки в м; i— среднегеометрическая частота в Γ ц; точка 0— положение наблюдателя

 S_i — то же, что в формуле (1) для i-го воздухораспределительного устройства (решетки);

 ψ и B — то же, что в формуле (1).

 Π р и м е ч а н и е. В число ближайших к расчетной точке следует включать воздухораспределительные устройства (решетки), расположенные на расстоянии $r_4 \leq 5r_0$ (r_0 — минимальное из указанных расстояний).

8.11. Октавные уровни звукового давления L в дБ шума, прошедшего в защищаемое от шума помещение через все воздухораспределительные устройства (приточные или вытяжные решетки) одной системы вентиляции, кондиционирования воздуха или воздушного отопления, если расчетные точки выбраны в отраженном звуковом поле, следует определять для каждой системы в отдельности по формуле

$$L = L_P - \Delta L_{P \text{ cern}} - 10 \lg B + 10 \lg \psi + 6. \quad (62)$$

Обозначения те же, что и в формуле (60). 8.12. Октавные уровни звукового давления L в дБ, если шум проникает в защищаемое от шума помещение через стенки канала (воздуховода), следует определять по формуле

$$L = L_P - \Delta L_{P \text{ cym}} - R_{\text{KaH}} + 10 \lg \frac{S_{\text{KaH}}}{S_0} - 10 \lg B + 10 \lg \psi,$$
(63)

где $\Delta L_{P\, {
m сум}}$ — суммарное снижение октавного уровня звуковой мощности в дБ в элементах сети воздуховодов (включая глушитель) по пути распространения шума от источника до начального сечения участка канала (воздуховода), определяемое в соответствии с пп. 8.16 и 8.24 настоящих норм;

 $R_{\text{кан}}$ — значение изоляции воздушного шума стенками канала (воздуховода) в дБ, определяемое в соответствии с разделом 6 настоящих норм;

 S_0 — площадь поперечного сечения канала (воздуховода) в м²;

 $\hat{S}_{\text{кан}}$ — площадь наружной поверхности канала (воздуховода) в м² в пределах помещения, через которую излучается шум.

Остальные обозначения те же, что и в формуле (60).

Определение требуемого снижения шума

- 8.13. Требуемое снижение октавных уровней звукового давления $\Delta L_{\rm TP}$ в дБ в расчетной точке в помещении следует определять в соответствии с пп. 5.2 или 5.3 настоящих норм.
- 8.14. Требуемое снижение октавных уровней звукового давления $\Delta L_{\rm TP}$ в дБ в расчетной точке защищаемого от шума помещения, в котором расположены воздухораспределительные устройства (решетки) каналов (воздуховодов), идущих из не защищаемого от шума помещения, следует определять по формуле

$$\Delta L_{\rm Tp} = L + 10 \lg S_P - \Delta L_{P \text{ cetu}} - 10 \lg B + + 10 \lg \psi_{\rm H} - L_{\rm BOH} + 5,$$
 (64)

где L — октавный уровень звукового давления в не защищаемом от шума помещении в дБ, определяемый по формуле (6);

 S_P — площадь воздухораспределительного устройства (решетки или решеток), через которое шум проникает в воздуховод из не защищаемого от шума помещения в M^2 ;

 $\Delta L_{P \text{ сети}}$ — суммарное снижение уровней звуковой мощности на участке вентиляционной сети между рассматриваемыми помещениями в дБ, определяемое по формуле (65);

B — постоянная защищаемого от шума помещения в октавной полосе частот в M^2 , опреде-

ляемая в соответствии с п. 4.3 настоящих норм; ф_м — то же, что в формуле (1) для защищаемого от шума помещения;

 $L_{\text{доп}}$ — допустимый октавный уровень звукового давления в дБ в расчетной точке, определяемый в соответствии с пп. 3.4 и 3.5 настоящих норм.

8.15. Снижение октавных уровней звуковой мощности $\Delta L_{P \text{ сети}}$ в дБ шума, создаваемого элементами сети воздуховодов, воздухорегулирующими и воздухораспределительными устройствами, следует обеспечивать путем снижения скорости движения воздуха в воздуховодах и определять по расчету из условия, чтобы суммарные октавные уровни звукового давления в расчетных точках, определяемые по пп. 4.10, 8.10 и 8.11 настоящих норм, не превышали допустимых $L_{\text{поп}}$ в дБ.

При этом скорости выпуска воздуха в помещения и удаления из помещений воздухораспределительными устройствами (решетками) систем вентиляции, кондиционирования воздуха и воздушного отопления следует принимать в соответствии с главой СНиП по проектированию отопления, вентиляции и кондиционирования воздуха.

Снижение уровней звуковой мощности по пути распространения шума

8.16. Суммарное снижение уровней звуковой мощности $\Delta L_{P\,{\scriptsize \text{Cetm}}}$ в дБ по пути распространения шума следует определять последовательно для каждого элемента сети воздуховодов и затем суммировать по формуле

$$\Delta L_{P \text{ ceth}} = \sum_{l=1}^{n_c} \Delta L_{Pl}, \tag{65}$$

где ΔL_{Pi} — снижение октавных уровней звуковой мощности в отдельных элементах воздуховодов в дБ, определяемое по пп. 8.17—8.22 настоящих норм;

 $n_{\rm c}$ — число элементов сети воздуховодов, в которых учитывается снижение уровней звуковой мощности.

8.17. Снижение октавных уровней звуковой мощности ΔL_P в дБ на 1 м длины в прямых участках металлических воздуховодов прямо-угольного и круглого сечений следует принимать по табл. 20.

8.18. Снижение октавных уровней звуковой мощности ΔL_P в дБ на прямых участках кирпичных и бетонных каналов при расчетах не учитывается.

Таблица 20

Форма попереч- ного се-	Гидравлический диаметр в мм	Снижение уровней ввуковой мощности $\Delta L_{m P}$ в д $m Б$ при среднегеометрической часоктавных полос'в Γ ц						астоте	
чения воз- духовода	,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,	63	125	250	500	1000	2000	4000	8000
Прямо- угольное	От 75 до 200 > 210 > 400 > 410 > 800 > 810 > 1600	0,6 0,6 0,6 0,45	0,6 0,6 0,6 0,3	0,45 0,45 0,3 0,15	0,3 0,3 0,15 0,1	0,3 0,2 0,15 0,06	0,3 0,2 0,15 0,06	0,3 0,2 0,15 0,06	0,3 0,2 0,15 0,06
Круглое	От 75 до 200 > 210 > 400 > 410 > 800 > 810 > 1600	0,1 0,06 0,03 0,03	0,1 0,1 0,66 0,03	0,15 0,1 0,06 0,03	0,15 0,15 0,1 0,06	0,3 0,2 0,15 0,06	0,3 0,2 0,15 0,06	0,3 0,2 0,15 0,06	0,3 0,2 0,15 0,06

8.19. Снижение октавных уровней звуковой мощности ΔL_P в дБ в поворотах воздуховодов следует определять по табл. 21. При угле поворота менее или равном 45° снижение октавных уровней звуковой мощности не учитывается.

Для плавных поворотов воздуховодов и поворотов воздуховодов под прямым углом и снабженных направляющими лопатками снижение октавных уровней звуковой мощности ΔL_P в дB следует принимать по табл. 22.

Таблица 21

4 Г а П Г и и и и и и и и и и и и и и и и и и	Снижение октавных уровней звуковой моц ности ΔL_p в дБ при среднегеометрическо частоте октавных полос в Гц							
A BMM	63	125	250	500	1000	2000	4000	8000
125 250 500 1000 2000	0 0 0 1 5	0 0 1 5 7	0 1 5 7 5	1 5 7 5 3	5 7 5 3 3	75333	53333	33333

Таблица 22

Ширина поворота <i>d</i> в мм	Снижение уровней звуковой мощности ΔL_P в дБ при среднегеометрической частоте октавных полос в Ги							
	63	125	250	500	1000	2000	4000	8000
125—250 260—500 510—1000 1100—2000	0 0 0	0 0 0 1	0 0 1 2	0 1 2 3	1 2 3 3	2333	3 3 3 3	3 3 3

8.20. Снижение октавных уровней звуковой мощности ΔL_P в дБ при изменении поперечного сечения воздуховода следует, в зависимости от частоты и размеров поперечного сечения воздуховодов, определять:

а) при размерах поперечного сечения воздуховода в мм, меньших указанных в табл. 23, по формуле

$$\Delta L_P = 10 \lg \frac{(m_{\pi} + 1)^2}{4m_{\pi}},\tag{66}$$

где m_{π} — соотношение площадей поперечных сечений воздуховода, равное:

$$m_{\pi} = \frac{F_1}{F_2}; \tag{67}$$

 F_1 и F_2 — площади поперечного сечения воздуховода до и после изменения сечения в M^2 ;

б) при размерах поперечного сечения воздуховода в мм, больших указанных в табл. 23, по формулам:

$$\Delta L_P = 10 \log m_{\pi} \text{ (при } m_{\pi} > 1);$$
 (68)

$$\Delta L_P = 0 \text{ (при } m_{\pi} < 1). \tag{69}$$

При плавном переходе воздуховода от одного сечения к другому снижение октавных уровней звуковой мощности не учитывается.

8.21. Снижение октавных уровней звуковой мощности ΔL_P в дБ в разветвлении воздуховода следует определять по формуле

$$\Delta L_P = 10 \lg \frac{\sum F_{\text{OTB } l}}{F_{\text{OTB } l}} \frac{(m_{\text{II}} + 1)^2}{4m_{\text{II}}},$$
 (70)

где $m_{\rm u}$ — отношение площадей поперечных сечений воздуховодов, равное:

$$m_{\Pi} = \frac{F}{\Sigma F_{\text{OTB } I}}; \tag{71}$$

F — площадь поперечного сечения воздуховода перед разветвлением в M^2 ;

Таблица 23

Среднегеометрические частоты октавных полос в Гц	63	125	250	500	1000	2000	4000	8000
Размеры поперечного сечения воздуховода в мм	5000	2500	1400	700	400	200	100	50

Таблипа 24

						Tat	лиц	a 24
Диаметр воздуховода или корень квадратный из площади поперечного сечения конца	Сниз	и ΔL_{P}	октавы в дБ стоте с	при ср	еднеге	ометр	ическо)щно-
прямоугольно- го воздуховода или решетки в мм	63	125	250	500	1000	2000	4000	8000
25 50 80 100 125 140 160 180 200 225 250 280 315 355 400 450 500 560 600 710 800 900 1000 1250 1400 1600 2000 ≥250	24 22 20 19 18 16 15 14 11 11 10 88 87 65 55 43 22 10	22 196 14 13 12 11 11 10 98 87 65 55 43 32 22 21 10 00 00 00 00 00 00 00 00 00 00 00 00	19 15 11 10 88 76 66 54 33 22 11 11 00 00 00 00 00	15 10 75 4 4 3 2 2 1 1 1 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0	10 5 3 2 1 1 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0	620000000000000000000000000000000000000	200000000000000000000000000000000000000	

Примечавие. Данные настоящей таблицы относятся к случаю, когда воздуховод заканчивается заподлицо со стеной или потолком и расположен, как и воздухораспределительное устройство (решетка), на расстоянии двух или более диаметров воздуховода от других стен или потолка. Если воздуховод или воздухораспределительное устройство (решетка), заканчивающееся заподлицо с ограждающими конструкциями, расположены ближе к другим ограждающим конструкциям помещения, то снижение октавных уровней звуковой мощности следует определять по табл. 24, принимая значение ΔL_P в дБ для диаметра воздуховода, увеличенного вдвое.

 $F_{\text{отв }i}$ — площадь поперечного сечения воздуховода отдельного ответвления в м²; $\Sigma F_{\text{отв }i}$ — суммарная площадь поперечных сечений воздуховодов всех ответвлений в м².

Примечание. Если воздуховод отдельного ответвления в разветвлении повернут на 90° , то к величине ΔL_P в дБ, полученной по формуле (70), следует добавлять величины снижения октавных уровней звуковой мощности, определяемых по табл. 21 или 22.

8.22. Снижение октавных уровней звуковой мощности ΔL_P в дБ в результате отражения звука от открытого конца воздуховода или решетки следует определять по табл. 24.

Проектирование глушителей ·

8.23. В системах вентиляции, кондиционирования воздуха и воздушного отопления следует применять трубчатые, пластинчатые и камерные глушители (рис. 19) со звукопоглощающим материалом, а также облицовку воздуховодов и поворотов изнутри звукопоглощающими материалами.

Выбор конструкций глушителей следует производить в зависимости от размеров воздуховода, допускаемой скорости воздушного потока и требуемого снижения октавных уровней звукового давления.

8.24. Трубчатые глушители следует применять при размерах воздуховодов до 500×500 мм. При больших размерах воздуховодов следует применять пластинчатые или камерные глушители.

Примечание. При наличии соответствующего обоснования допустимо применение глушителей других типов. Сотовые глушители применять в системах вентиляции, кондиционирования воздуха и воздушного отопления не допускается.

8.25. Пластинчатые глушители следует проектировать из звукопоглощающих пластин, устанавливаемых параллельно на некотором расстоянии друг от друга в общем кожухе.

Толщину звукопоглощающих пластин для глушителей следует принимать по табл. 25,

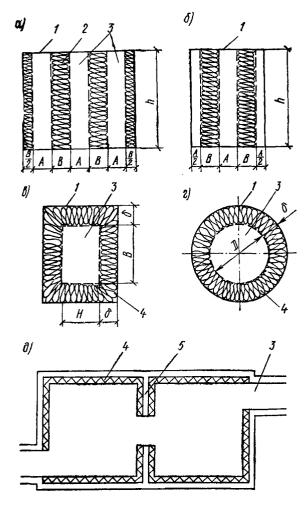


Рис. 19. Схемы конструкций глущителей а— пластинчатый с крайними пластинами; б— пластинчатый без крайних пластин; в— трубчатый прямоугольного сечения; г— трубчатый круплого сечения; д— камерный; г— кожух глушителя; г— звукопоглощающая пластина; з— каналы для воздуха; т— звукопоглощающая облицовка; б— внутренняя перегородка

Таблица 25

Средняя частота октавной полосы в Гц, в которой	Толщина п.	пастин в мм
требуется максимальное снижение уровня звукового давления в дБ	средних	крайних
63	800	400
125	400	200
250	200	100
500 и выше	100	50

8.26. Снижение октавных уровней звуковой мощности ΔL в дБ в воздуховодах и пово-

ротах, облицованных изнутри звукопоглощающим материалом, и в глушителях следует определять по опытным данным.

8.27. Снижение октавных уровней звукового давления ΔL в дБ в воздухозаборных устройствах (типа камер) со звукопоглощающей облицовкой следует определять по формуле

$$\Delta L = \sum_{l=1}^{n_{\rm K}} 10 \lg \frac{A_l}{S_{l \text{ BMX}}}, \tag{72}$$

где $A_i = \alpha_i S_i$ — полное звукопоглощение отдельной камеры в м² (звукопоглощение пола не учитывается);

 S_i и α_i — соответственно площади и реверберационные коэффициенты звукопоглощения облицовки внутренних поверхностей камеры (значения α_i для облицовок следует определять по данным прил. 2);

 $S_{i\,\mathrm{BMx}}$ — площадь свободного сечения выходного канала из отдельной камеры («вход» и «выход» из камеры определяются по направлению распространения звука) в м²; n_K — общее количество камер.

Примечание. Снижение уровней звукового давления ΔL_P в дБ в сетчатых воздушных фильтрах и калориферах в расчетах не учитывается.

8.28. Необходимое свободное сечение глушителя $S_{\rm cB}$ в м² следует определять по формуле

$$S_{\rm cB} = \frac{Q}{v_{\rm Aon}},\tag{73}$$

где Q — объемный расход воздуха через глушитель в ${\rm m}^3/{\rm c}$;

 $v_{\text{доп}}$ — допустимая скорость движения воздуха в глушителе в м/с, принимаемая в зависимости от располагаемых потерь давления и уровня шумообразования в глушителе.

Для жилых и общественных зданий, вспомогательных зданий и помещений предприятий допускается принимать скорости движения воздуха в глушителях по табл. 26, если длина участка воздуховода до помещения равна не менее 5—8 м.

Таблица 26

Допустимый уровень эвука в помещении в дБА	30	40	50	5 5
Допускаемая скорость движе ния воздуха в глушителе в м/с	4	6	8	10

 Π р и м е ч а н и е. В производственных зданиях предприятий скорость движения воздуха в глушителях не должна превышать $12\,$ м/с.

8.29. При проектировании вентиляции, кондиционирования воздуха и воздушного отопления следует предусматривать установку центрального глушителя и размещать его возможно ближе к вентилятору в начале вентиляционной сети.

Для глушения шума, образующегося в воздуховодах при движении потока воздуха, а также шума, проникающего в воздуховоды извне от других источников шума, на ответвлениях воздуховода следует предусматривать дополнительно установку глушителей шума по

расчету.

8.30. В помещениях для вентиляционного оборудования следует наружный кожух глушителя и воздуховод после него, находящийся в пределах помещения для вентиляционного оборудования, звукоизолировать снаружи, чтобы октавные значения изоляции воздушного шума стенками глушителя и воздуховода были не меньше требуемой величины $R_{\rm TP}$ в дБ, определяемой по формуле

 $R_{\rm TP} = L + 10 \, {\rm Ig} \, S_{\rm KaH} - L_P + \Delta L_{P \, {\rm cym}} - 4$, (74) где L — октавный уровень звукового давления в помещении для вентиляционного оборудования в дБ, определяемый по формуле (6) и в соответствии с пп. 8.5 - 8.7 настоящих норм; $S_{\rm KaH}$ — площадь поверхности глушителя и воздуховода в пределах помещения для вентиляционного оборудования в M^2 ;

 L_P — октавные уровни звуковой мощности, излучаемой вентилятором в воздуховод, в дБ,

определяемые по формуле (57);

 $\Delta L_{P\, {
m сум}}$ — суммарное снижение октавных уровней звуковой мощности, на участках воздуховода (включая глушители) от вентилятора до выхода из помещения для вентиляционного оборудования в дБ, определяемое в соответствии с пп. 8.16 и 8.26 настоящих норм.

Для уменьшения значения требуемой изоляции от воздушного шума стенок глушителя и воздуховодов можно применить звукопоглощающую облицовку внутренних поверхностей ограждающих конструкций помещения для вентиляционного оборудования.

9. ГАЗОДИНАМИЧЕСКИЕ УСТАНОВКИ

Общие указания

9.1. Снижение шума следует предусматривать при проектировании компрессорных станций, установок с турбореактивными и газо-

турбинными двигателями, лабораторных и экспериментальных стендов с источниками шума аэродинамического происхождения.

9.2. Снижение шума, распространяющегося от газодинамических установок в атмосферу, следует предусматривать посредством глушителей, располагаемых по пути распространения шума (в газодинамических трактах, воздухозаборных и выхлопных системах, шахтах и каналах).

Снижение шума в помещении, где расположены газодинамические установки, следует осуществлять архитектурно-планировочными мероприятиями и средствами звукоизоляции и звукопоглощения, согласно требованиям разделов 6 и 7 настоящих норм.

Основные источники шума и их шумовые характеристики

9.3. Основными источниками шума компрессорной станции являются компрессоры (или турбокомпрессоры) и системы перепуска (сброса) воздуха в атмосферу. Шум компрессора (или турбокомпрессора) излучается в атмосферу через всасывающий и выхлопной тракты, а в помещение машинного зала через корпус компрессора.

Шумовые характеристики источников шума компрессорных станций следует определять по экспериментальным данным для конкретных типов компрессоров (или турбокомпрессоров).

9.4. Основными источниками шума установок с турбореактивными двигателями являются реактивная выхлопная струя и осевой компрессор всасывания.

Шумовые характеристики этих источников шума следует определять расчетом в соответствии с пп. 9.7—9.13 настоящих норм.

9.5. Основными источниками шума установок с газотурбинными двигателями являются осевой компрессор, турбина, противопомпажные клапаны и агрегаты.

Шумовые характеристики дозвуковых осевых компрессоров следует определять расчетом в соответствии с пп. 9.9—9.12 настоящих

норм.

Шумовые характеристики турбин, противопомпажных клапанов и агрегатов следует определять по экспериментальным данным для конкретных установок.

9.6. Шумовые характеристики источников шума лабораторных и экспериментальных стендов с источниками шума аэродинамиче-

ского происхождения следует определять по экспериментальным данным для конкретных установок.

Определение уровней звуковой мощности шума выхлопной струи турбореактивного пвигателя

9.7. Общий уровень звуковой мощности $L_{P \text{ общ}}$ в дБ выхлопной струи турбореактивного двигателя следует определять по формуле

$$L_{P \text{ ofm}} = 80 \lg V_c + 20 \lg \rho_c + 10 \lg F_c - 44,$$
 (75)

где $V_{\rm c}$ — скорость истечения газа из сопла в м/с:

 ρ_{c} — плотность струи в выходном сечении сопла в кг/м³;

 F_c — площадь сопла в м 2 .

Величины параметров выхлопной струи V_c , ρ_c и F_c следует принимать по технологическому заданию.

9.8. Октавные уровни звуковой мощности шума L_P в дБ выхлопной струи турбореактивного двигателя следует определять по формуле

$$L_P = L_{P \text{ odm}} - \Delta L_P, \tag{76}$$

где ΔL_P — разность общего и октавного уровней звуковой мощности шума, определяемая в дБ по графику относительного спектра звуковой мощности шума выхлопной струи турбореактивного двигателя, приведенному на рис. 20, в зависимости от безразмерного параметра — числа Струхаля, который следует определять по формуле

$$Sh = \frac{f_{\rm cp}d_{\rm e}}{V_{\rm c}},\tag{77}$$

 $f_{
m cp}$ — среднегеометрическая частота октавной полосы шума в Γ и;

 $d_{\mathbf{c}}$ — диаметр выхлопного сопла в м;

 $V_{\rm c}$ — скорость истечения газа из сопла в м/с.

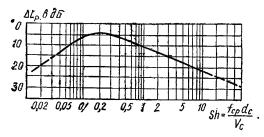


Рис. 20. График относительного спектра звуковой мощности шума выхлонной струи турбореактивного двигателя

Определение уровней звуковой мощности шума всасывания дозвукового осевого компрессора

9.9. Общую звуковую мощность шума всасывания $P_{\text{общ}}$ в Вт дозвукового осевого компрессора следует определять по формуле

$$P_{\text{общ}} = 0.5 \left(\frac{1 - \eta_{\text{an}}}{\eta_{\text{an}}}\right)^2 \frac{m_t^2}{\rho c^3} \frac{H_{\text{an}}^2}{D^2}, \tag{78}$$

где $\eta_{a\mu}$ — адиабатический КПД первой ступени компрессора:

 m_t — массовый расход воздуха через компрессор в кг/с;

 $H_{\rm ag}$ — адиабатический напор первой ступени компрессора в Дж/кг;

D — наружный диаметр рабочего колеса первой ступени компрессора в м;

ho — плотность воздуха на входе в компрессор в кг/м³:

c — скорость звука в зависимости от температуры воздуха на входе в компрессор в м/с, определяемая по формуле

$$c = 20,1 \sqrt{T}, \tag{79}$$

где T — абсолютная температура воздуха в К. Величины параметров компрессора $\eta_{\rm ag}$, m_t , $H_{\rm ag}$ и D следует определять по технологическому заданию.

9.10. Общий уровень звуковой мощности шума всасывания $L_{P \text{ общ}}$ в дB осевого компрессора следует определять по формуле

$$L_{P \text{ obm}} = 10 \text{ lg} \frac{P_{\text{obm}}}{P_{\text{o}}},$$
 (80)

где $P_{\text{общ}}$ — общая звуковая мощность шума всасывания осевого компрессора в Вт;

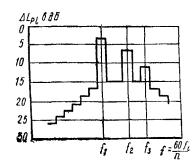
 P_0 — нулевое (пороговое) значение звуковой мощности, равное 10^{-12} Вт.

9.11. Октавные уровни звуковой мощности шума всасывания осевого компрессора следует определять пересчетом частотной характеристики шума в ¹/₃ октавных полосах частот, построенной в соответствии с указаниями, приведенными в п. 9.12 настоящих норм, путем суммирования по табл. 5 уровней звуковой мощности шума, соответствующих ¹/₃ октавным полосам частот, входящих в октавную полосу.

9.12. Уровни звуковой мощности шума всасывания компрессора в дБ в $^{1}/_{3}$ октавных полосах частот следует определять по формуле

$$L_{Pi} = L_{P \text{ obm}} - \Delta L_{Pi}, \tag{81}$$

Рис. 21. График относительного спектра звуковой мощности шума всасывания компрессора



где ΔL_{Pi} — разность общего и $^{1}/_{3}$ октавного уровня звуковой мощности шума в дB, которая определяется по графику относительного спектра звуковой мощности шума всасывания компрессора, приведенному на рис. 21, в зависимости от безразмерной частоты шума всасывания компрессора \bar{I} , определяемой по формуле

$$\bar{f} = \frac{60f_l}{n_B},\tag{82}$$

 f_i — среднегеометрическая частота $\frac{1}{8}$ октавной полосы шума всасывания компрессора в Γ ц;

 $n_{\rm B}$ — частота вращения ротора компрессора в 1 мин.

Частоту тональных составляющих (отдельных гармоник) спектра шума всасывания компрессора в Гц следует определять:

размерные частоты по формуле

$$f_{\rm T} = \frac{z n_{\rm B}}{60} m_{\rm T}, \tag{83}$$

безразмерные частоты по формуле

$$\overline{f}_{\mathrm{T}} = m_{\mathrm{T}} z, \tag{84}$$

где z — число лопаток рабочего колеса первой ступени компрессора;

 $n_{\rm B}$ — частота вращения ротора компрессора в 1 мин:

 $m_{\text{т}}$ — номер тональной составляющей (гармоники) (1, 2, 3 ...).

Примечание. По графику относительного спектра звуковой мощности шума всасывания компрессора, приведенному на рис. 21, величины ΔL_{P4} в дБ следует определить сначала для среднегеометрических частот $^{1}/_{3}$ октавных полос, в которых располагаются безразмерные частоты трех гармоник: $\overline{f}_{1}=z$, $\overline{f}_{2}=2z$ и $\overline{f}_{3}=3z$, а затем для всех остальных среднегеометрических частот $^{1}/_{3}$ октавных полос.

Проектирование глушителей шума для газодинамических установок

9.13. Проектирование глушителей шума для газодинамических установок следует произво-

дить для каждого источника шума на основании акустического расчета, согласно указаниям разделов 3—5 настоящих норм.

9.14. Для снижения уровня шума газодинамических установок следует применять, как правило, глушители шума со звукопоглощающим материалом.

Глушители шума должны обеспечивать необходимое снижение уровня шума в требуемом диапазоне частот и иметь минимальное аэродинамическое сопротивление.

9.15. Типы и размеры глушителей шума газодинамических установок следует выбирать в зависимости от частотной характеристики требуемого снижения уровня шума, располагаемых потерь давления, температуры газа и необходимой площади свободного сечения глушителей шума $F_{\rm cb}$ в м² в соответствии с табл. 1—4 прил. 3 к настоящим нормам.

Примечания: 1. Данными, приведенными в прил. 3, следует пользоваться, когда скорость газового потока и уровни звуковой мощности источника шума соответствуют указанным в таблицах.

2. В тех случаях, когда по таблицам прил. 3 нельзя подобрать необходимые глушители шума, то следует просктировать специальные снижающие уровень шума устройства, технические характеристики которых следует определять расчетом для каждой установки по соответствующим действующим методикам.

Трубчатые глушители шума (рис. 22) следует применять на всасывании воздуха компрессорных установок. Технические характеристики этих глушителей шума приведены в табл. 1 прил. 3. Вертикальные трубчатые глушители шума (рис. 23) следует применять на выхлопе компрессорных и мелких газодинамических установок. Технические характеристики этих глушителей шума приведены в табл. 2 прил. 3.

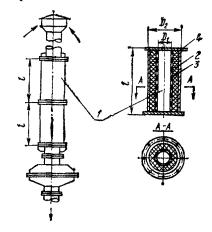


Рис. 22. Схема трубчатого глушителя шума на всасывании воздуха компрессорных установок

1— секция глушителя; 2— звукопоглощающий наполнитель; 3— перфорированный лист; 4— фланец

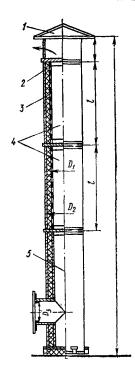


Рис. 23. Схема вертикальных трубчатых глушителей шума на выхлопе компрессорных и мелких газодинамических установок 2 — звукопоглотитель; 1 - 30HT: 1— зонт; z— звукопоглотилень, 3— перфорированный лист; 4— секция глушилеля; 5— цоколь; D_1 — внутренний диаметр глушилеля шума; D_2 — внешний диаметр глушилеля шума; D_3 — 2— 2000 глушилеля шума; 23— 23— 24— 2диаметр подводящего воздуховода; l — длина секции

гателей и других крупных газодинамических установок в соответствии с табл. 3 прил. 3.

Установку сборных секционных вертикальных глушителей шума с цилиндрическими звукопоглотителями из нержавеющей сетки, наполненными керамзитом (рис. 25), следует предусматривать на выхлопе мелких и средних установок турбореактивных двигателей и других газодинамических установок (турбокомпрессоров, камер сгорания и т. п.) в соответствии с табл. 4, прил. 3.

9.16. Длину l в м и свободное сечение глушителей (абсолютное $F_{\rm CB}$ в м² или относительное F_{cb} в %) следует выбирать по табл. 1—4 прил. 3 такими, чтобы снижение октавных уровней звукового давления в расчетной точке было не ниже требуемого по акустическо-

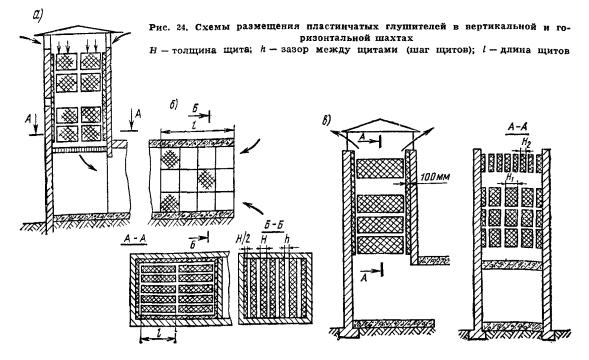
му расчету.

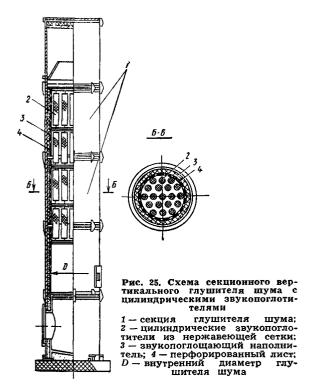
9.17. Необходимую площадь абсолютного свободного сечения глушителя F_{cb} в м 2 следует определять по формуле

$$F_{\rm CB} = \frac{G}{v_{\rm BOH}},\tag{85}$$

где G — расход воздуха или газовоздушной смеси, протекающий через глушитель, в м³/с, определяемый по технологическому заданию; $v_{\text{поп}}$ — допустимая скорость протекания воздуха или газовоздушной смеси в глушителе в м/с. определяемая аэродинамическим расчетом.

Пластинчатые глушители шума (рис. 24) следует предусматривать для компрессорных, турбокомпрессорных, крупных вентиляционных установок, а также в шахтах всасывания и подсоса воздуха боксов турбореактивных дви-





10. СЕЛИТЕБНАЯ ТЕРРИТОРИЯ ГОРОДОВ И ДРУГИХ НАСЕЛЕННЫХ ПУНКТОВ

10.1. Планировку и застройку селитебной территории городов и других населенных пунктов следует осуществлять с учетом обеспечения допустимых уровней звука, предусмотренных п. 3.4 настоящих норм.

Основные источники шума и их шумовые характеристики

10.2. Основными источниками внешнего шума в городах и других населенных пунктах являются транспортные потоки на улицах и дорогах, железнодорожные поезда, средства воздушного транспорта, трансформаторы и источники шума внутри групп жилых домов.

10.3. Шумовые характеристики транспортных потоков на улицах и дорогах городов и других населенных пунктов следует определять в соответствии с ГОСТ 20444—75.

10.4. Расчетные шумовые характеристики транспортных потоков $L_{A \text{ экв}}$ в дБА на улицах и дорогах городов для условий движения транспорта в час «пик» допускается принимать по табл. 27.

	Таб	лица 27
Категории улиц и дорог	Число полос движения проезжей части в обоиж направлениях	Шумовя характеристика тран- спортного поэока L A вкв в дБА
Скоростные дороги	6 8	86 87
Магистральные улицы и дороги: общегородского значения:		
непрерывного движения	6 8	84 85
регулируемого »	4 6	81 82
районного значения	6 8 4 6 4 6 2	81 82
дороги грузового движения	2 4	79 81
Улицы и дороги местного значения:		
жилые улицы	2 4	73 75
дороги промышленных и ком- мунально-складских районов	2	79

10.5. Шумовыми характеристиками потоков железнодорожных поездов являются эквивалентные уровни звука $L_{A \text{ экв}}$ в дБА на расстоянии 7,5 м от оси колеи, ближней к расчетной точке, определяемые по табл. 28 с поправкой по табл. 29.

При движении на рассматриваемом участке железной дороги нескольких различных поездов (пассажирских, грузовых и электропоездов) шумовую характеристику потока поездов следует определять путем суммирования (по энергии) эквивалентных уровней звука, определенных, при условии движения отдельных поездов, по табл. 5.

10.6. Шумовыми характеристиками источников шума внутри групп жилых домов являются эквивалентные уровни звука $L_{A\ 3 \text{KB}}$ в дБА на расстоянии 7,5 м от границ источников шума, определяемые по табл. 30.

Определение уровней звука в расчетных точках

10.7. Уровень звука $L_{A \text{ тер}}$ в дБА в расчетной точке на территории защищаемого от шума объекта следует определять по формуле

$$L_{\text{A rep}} = L_{\text{A skB}} - \Delta L_{\text{A pac}} - \Delta L_{\text{A skp}} - \Delta L_{\text{A sen}}, \quad (86)$$

Таблица 28

	Интенсивность движения, пар/ч											
Поезда	1	2	3	4	5	6	8	10	15	20	25	30
	Эквивалентный уровень звука L_{A} экв в дБА											
Пассажирские	66 72 76	69 75 79	71 77 81	72 78 82	73 79 83	74 80 84	7 5 81 85	76 82 86	78 84 88	79 85 89	80 86 90	81 87 91

Таблица 29

Поправка к эквивалентному уговню эвука L _{A экв} в дБА	5	_4	-3	-2	-1	6	+1	+2	+3	+4	+5
Средняя скорость движения поездов в км/ч: пассажирских и грузовых]	- 43	- 47	40 50	50 55	60 60	80 70	100 75	- 80	- 90	100

Таблица 30

Источники шума	Эквивалентный уровень звука <i>L</i> д экв в дБА
Работа мусороуборочной машины	71 70 74 76 75 74 66 61 58 71 65

 $\Delta L_{A \text{ рас}}$ — снижение уровня звука в дБА в зависимости от расстояния между источником шума и расчетной точкой, определяемое по графику на рис. 26;

 $\Delta L_{A \text{ экр}}$ — снижение уровня звука экранами на пути распространения звука в дБА, определяемое согласно пп. 10.13—10.16 настоящих норм; $\Delta L_{A \text{ зел}}$ — снижение уровня звука полосами зе-

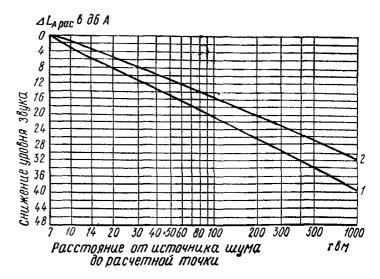


Рис. 26. График для определения снижения уровня звука в дБА в зависимости от расстояния между источником шума и расчетной точкой

1 — источники шума внутри групп жилых домов, трансформаторы;
 2 — транспортные потоки, железнодорожные поезда

леных насаждений в дБА, определяемое согласно п. 10.17 настоящих норм.

10.8. Уровень звука $L_{A \text{ пом}}$ в дБА в расчетной точке в помещениях защищаемого от шума объекта следует определять по формуле

$$L_{A \text{ nom}} = L_{A \text{ rep}_2} - \Delta L_{A \text{ ok}}, \tag{87}$$

где $L_{A \text{ тер}_2}$ — уровень звука в 2 м от ограждающих конструкций защищаемого от шума

объекта в дБА, определяемый по формуле (86) без учета снижения уровня звука полосами зеленых насаждений;

 $\Delta L_{A \text{ ок}}$ — снижение уровня звука конструкцией окна защищаемого от шума объекта в дБА, определяемое по табл. 31.

Таблица 31

		ли п	Велич	ина ^Δ <i>L</i> А ок дБА
	а в мм	пного проз стеклами	при	условии легания ериметру
Конструкция окна	Толшина стекла	Размер воздушного проме- жутка между стеклами в мм	без уплот- няющих прокладок	с уплотняю- щими про- кладками из пенополиу- ретана
1. Окно с открытой форточкой, узкой створкой или фрамугой			10	
2. Одинарное окно	3 6	-	18 21	20 23
3. Спаренное окно (по ГОСТ 11214—65*)	3 и 3 6 и 3 6 и 4	57 57 57	22 26 2 7	24 28 29
4. Раздельно - сближенное окно (по альбому МНИИТЭП РС-8109)		90 90	24 28	26 30
5. Раздельное окно (по ГОСТ 11214—65*)	6 и 3	120	30	32

10.9. Уровни звука $L_{Ai\, {
m Tep}}$ в дБА в расчетной точке при наличии нескольких источников шума следует определять от каждого источника шума в отдельности и полученные величины суммировать (по энергии) в соответствии с табл. 5.

Определение требуемого снижения уровней звука

10.10. Требуемое снижение уровней звука в расчетной точке $\Delta L_{A\ \text{тр. Тер}}$ или $\Delta L_{A\ \text{тр. пом}}$ в дБА на территории или в помещениях защищаемого от шума объекта следует определять по формулам:

$$\Delta L_{\text{A TP, TEP}} = L_{\text{A TEP}} - L_{\text{A SKB, ДОП}}; \tag{88}$$

$$\Delta L_{\text{A TP, HOM}} = L_{\text{A HOM}} - L_{\text{A 9KB, ДОП}}, \tag{89}$$

где $L_{A \text{ онв. доп}}$ — допустимый уровень звука в д $\mathbf{S}A$ на территории или в помещениях защи-

щаемого от шума объекта, определяемый в соответствии с разделом 3 настоящих норм.

Величины $L_{A \text{ тер}}$ и $L_{A \text{ пом}}$ те же, что в формулах (86) и (87).

Экраны и зеленые насаждения

10.11. Для снижения уровней звука на территории или в помещениях защищаемых от шума объектов следует применять экраны, размещаемые между источниками шума и защищаемыми от шума объектами.

10.12. В качестве экранов следует применять искусственные и естественные элементы рельефа местности (выемки, земляные кавальеры, насыпи, холмы и др.), здания, в помещениях которых допускаются уровни звука более 50 дБА, жилые здания с усиленной звукоизоляцией наружных ограждающих конструкций, жилые здания, в которых со стороны источников шума расположены окна подсобных помещений и одной жилой комнаты трехкомнатных квартир и квартир с большим числом комнат и различные сооружения (придорожные подпорные, ограждающие и специальные защитные стенки с поверхностной плотностью не менее 30 кг/м² и др.).

Все указанные здания и сооружения следует размещать вдоль источников шума, как правило, в виде сплошной застройки.

10.13. Снижение уровней звука экранами $\Delta L_{A\,{\rm экp}}$ в дБА от транспортных потоков и железнодорожных поездов следует определять в зависимости от величин: $\Delta L_{A\,{\rm эkp}\,B}$ в дБА, определяемой в соответствии с п. 10.14, $\Delta L_{A\,{\rm эkp}\,\alpha_1}$ и $\Delta L_{A\,{\rm эkp}\,\alpha_2}$ в дБА, рассчитываемых в соответствии с п. 10.15 настоящих норм,

10.14. Снижение уровня звука экраном $\Delta L_{A \text{ экр } B}$ в дБА следует определять по табл. 32

Таблица 32

Разность длин путей прохожде- ния звукового луча 8 в м	Снижение уровня звука экраном <i>A э</i> кр <i>B</i> в дБА	Разность длин путей про- хождения звукорого луча & в м	Снижение уровня звука экраном ^{ΔL} A экр B в дБА
0,005	6	0,48	16
0,02	8	0,83	18
0,06	10	1,4	20
0,14	12	2,4	22
0,28	14	6	24

в зависимости от разности длин путей прохождения звукового луча б в м при принятой высоте экрана.

Разность длин путей прохождения звукового луча δ в м в соответствии со схемами экранов, приведенными на рис. 27, следует определять по формуле

$$\delta = (a+b) - c, \tag{90}$$

где a — кратчайшее расстояние между геометрическим центром источника шума и верхней кромкой экрана в м;

b— кратчайшее расстояние между расчетной точкой и верхней кромкой экрана в м;

с — кратчайшее расстояние между геометрическим центром источника шума и расчетной точкой в м.

10.15 Снижение уровня звука экраном ΔL_{A экр α , и ΔL_{A} экр α , в дБА следует определять по табл. 33 в зависимости от величины ΔL_{A экр α в дБА и углов α_1 и α_2 (рис. 27) при принятой длине экрана.

Величину снижения уровня звука экраном $\Delta L_{A \text{ экр}}$ в дБА следует определять по формуле

$$\Delta L_{A \text{ skp}} = \Delta L_{A \text{ skp } \alpha} + \Lambda_{a}, \qquad (91)$$

где $\Delta L_{A\, {
m skp}\, \alpha}$ — меньшая из величин $\Delta L_{A\, {
m skp}\, \alpha}$, и $\Delta L_{A\, {
m skp}\, \alpha}$, в дБА, определяемых по табл. 33; Λ_{α} — поправка в дБА, определяемая по табл. 34 в зависимости от разности величин $\Delta L_{A\, {
m skp}\, \alpha}$, и $\Delta L_{A\, {
m skp}\, \alpha_2}$.

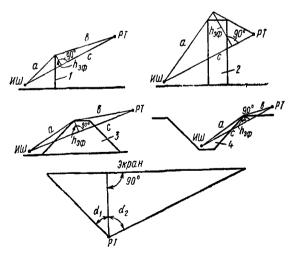


рис. 27. Расчетные схемы для определения снижения уровня звука за экранами 1- стенка; 2- здание; 3- насыпь; 4- выемка; NUI- источник шума; PT- расчетная точка; $h_{\phi\varphi}-$ эффективная высота экрана

Таблица 33

Угол а, и а ₂ в град	45	50	55	60	65	70	75	80	85
ALA SKP B	C	нэжин				при дан <i>L_А</i> экр			и и2,
6 8 10 12 14 16 18 20 22 24	1,2 1,7 2,2 2,4 2,6 2,8 2,9 3,3 3,5	1,7 2,3 2,9 3,1 3,4 3,6 3,7 3,1 4,3	2,3 3,8 4,3 4,5 4,7 4,9 5,1 5,8	3 4 4,8 5,1 5,4 5,7 6,3 6,5	3,8 4,8 5,8 6,2 6,7 7,3 7,6 7,9 8,2	4,5 5,6 6,8 7,5 8,1 8,6 9,4 9,8 10,2	7,8 8,8 9,7 10,4 10,8 11,3 11,9	5,7 7,4 9 10,2 11,5 12,4 13 13,7 14,5 15,4	10 11,7 13,3 15 16,8 18,7

Таблица 34

Разность между ΔLA экра; и ΔLA экра; в дБА	0	2	4	6	8	10	12	14	16	18	20	22
Поправка Адв дБА	0	0,8	1,5	2	2,4	2,6	2,8	2,9	2,9	3	3	3

10.16. Снижение уровня звука экраном $\Delta L_{A \text{ экр}}$ в дБА от источников шума внутри групп жилых домов и трансформаторов следует принимать по табл. 35. При этом длину

Таблица 35

между шума в м		Сни	жени	e yr	овня зі	вука э	краном	Δ <i>L A</i> :	экр в	ıБA				
	P	Расстояние между экраном и расчетной точкой в м												
Расстояние источником и экраном	ŧ	5 10 20 50 100												
стоя очни кран		Эффективная высота экрана в м												
Рас ист	1	3	1	3	i	3	1	3	1	3				
2 5 10 20 50 100	19 17 16 15 15	29 26 25 24 23 23	18 16 15 14 13	28 25 23 23 21 21	18 15 14 13 12 11	28 24 23 20 19 18	18 15 13 12 10 10	27 23 21 18 17 17	18 15 13 11 10 9	27 23 21 18 15 14				

экрана следует принимать в два раза больше длины источника шума.

Эффективную высоту экрана следует определять согласно расчетным схемам, приведенным на рис. 27.

10.17. Снижение уровня звука $\Delta L_{A \text{ зел}}$ в дБА полосами зеленых насаждений следует принимать по табл. 36.

10.18. При посадке полос зеленых насаждений должно быть обеспечено плотное примыкание крон деревьев между собой и заполнение пространства под кронами до поверхности земли кустарником.

10.19. Полосы зеленых насаждений должны предусматриваться из пород быстрорастущих деревьев и кустарников, устойчивых к условиям воздушной среды в городах и других населенных пунктах и произрастающих в соответствующей климатической зоне.

Таблица 36

Снижение уровня зву \$\LA\$ зел в \$\LA\$
4—5 5—8 8—10
10—12

мать не менее 5—8 м.

ПРИЛОЖЕНИЕ 1

МЕТОДИКА РАСЧЕТА ПОПРАВОК Δ_B и Δ_y ПРИ ОПРЕДЕЛЕНИИ ИНДЕКСОВ ИЗОЛЯЦИИ ВОЗДУШНОГО ШУМА ОГРАЖДАЮЩЕЙ КОНСТРУКЦИЕЙ I_B И ПРИВЕДЕННОГО УРОВНЯ УДАРНОГО ШУМА ПОД ПЕРЕКРЫТИЕМ I_y

1. Для вычисления поправки $\Delta_{\text{в}}$ в дБ необходимо на график с нормативной частотной характеристикой изоляции воздушного шума (см. рис. 6) нанести частотную характеристику изоляции воздушного шума ограждающей конструкцией и определить среднее неблагоприятное отклонение нанесенной частотной характеристики от нормативной частотной характеристики.

Неблагоприятными отклонениями следует считать отклонения вниз от нормативной частотной характеристики. Среднее неблагоприятное отклонение следует принимать равным $\frac{1}{18}$ суммы неблагоприятных отклонений

Если среднее неблагоприятное отклонение приближается, но не превышает 2 дБ, а максимальное неблагоприятное отклонение не превышает 8 дБ, то поправка $\Delta_n = 0$.

Если среднее неблагоприятное отклонение превышает 2 дБ или максимальное неблагоприятное отклонение превышает 8 дБ, то нормативная частотная характеристика смещается вниз (на целое число децибел) так, чтобы среднее и максимальное неблагоприятные отклонения от смещенной нормативной частотной характеристики не превышали указанные величины. В этом случае поправка $\Delta_{\rm B}$ отрицательна и равна величине смещения нормативной частотной характеристики.

Если среднее неблагоприятное отклонение значительно меньше 2 дБ или неблагоприятные отклонения отсутствуют, нормативная частотная характеристика смещается вверх (на целое число децибел) так, чтобы среднее неблагоприятное отклонение от смещенной нормативной частотной характеристики приближалось, но не превышало 2 дБ, а максимальное неблагоприятное отклонение не превышало 8 дБ. В этом случае поправка Δ_{B} положительна и равна величине смещения нормативной частотной характеристики.

2. Для вычисления поправки Δ_y в дБ необходимо на график с нормативной частотной характеристикой приведенного уровня ударного шума (см. рис. 7) нанести частотную характеристику приведенного уровня ударного шума под перекрытием и определить среднее неблагоприятное отклонение нанесенной частотной характеристики приведенного уровня ударного шума от нормативной частотной характеристики.

Неблагоприятными отклонениями следует считать отклонения вверх от нормативной частотной характери-Среднее неблагоприятное отклонение следует принимать равным 1/16 суммы неблагоприятных откло-

Если среднее неблагоприятное отклонение приближается, но не превышает 2 дБ, а максимальное неблагоприятное отклонение не превышает 8 дБ, то поправка

Если среднее неблагоприятное отклонение превышает 2 дБ или максимальное пеблагоприятное отклонение превышает 8 дБ, то нормативная частотная характеристика смещается вверх (на целое число децибел) так, чтобы среднее и максимальное неблагоприятные отклонения от смещенной нормативной частотной характеристики не превышали указанные величины. В этом случае поправка Δ_y отрицательна и равна величине смещения нормативной частотной характеристики.

Если среднее неблагоприятное отклонение значительно меньше 2 дБ или неблагоприятные отклонения отсутствуют, нормативная частотная характеристика смещается вниз (на целое число децибел) так, чтобы среднее неблагоприятное отклонение от смещенной нормативной частотной характеристики приближалось, но не превышало 2 дБ, а максимальное неблагоприятное отклонение не превышало 8 дВ. В этом случае поправка Ду положительная и равна величине смещения нормативной частотной характеристики.

ХАРАКТЕРИСТИКИ ЗВУКОПОГЛОЩАЮЩИХ КОНСТРУКЦИЙ Звукопоглощающие облицовки

Средняя плотность звукопоглощающего материала р_{ср} в кг/м Реверберационный коэффициент звукопоглощения $\alpha_{\text{обл}}$ M шный проме-гавмм в октавных полосах со среднегеометрической частотой в Ги Толшина слоя зі поглошающего материала й в м N Изделия или конструкции ГОСТ или ТУ n/n 1000 2000 4000 8000 63 125 250 500 1 11 12 2 3 4 6 9 10 13 7 Звукопоглощанощие облицовки без перфорированного покрытия Звукопоглащающий материал Элемент крепления unu usdenue 1 Плиты марки ПА/О, минераловатные акустические с несквозной перфорацией по квадрату 13%. диаметром 4 мм, размер 500 × 500 (ТУ 21-24-60-74), к-т «Красный 0,03 0,45 150 (0.62)0,17 0,68 0,98 0,86 0,2 20 строитель» 0 2 (0,02)0,90 0,79 0,45 0,19 То же... 150 20 50 0,05 0,42 0,98 Плиты марки ПА/С, минераловат-3 ные, акустические, отделка «набрызгом», размер 500×500 (ТУ 21-24-60-74), к·т «Красный строитель») $0,91 \\ 0,94$ 0,950,66 0,89 0.70 150 20 (0,02)0,05 0,21 n 0,84 0,80 0,12 0,36 0,88 150 20 50 (0,02)0,65 То же 5 Плиты типа «Акмигран», «Акминит», минераловатные, 300×300 (ГОСТ 17918—72) размер 0,78 0,72 0.9 0,59 400 20 0 (0.02)0.11 0.30 0.85 6 Плиты типа «Акмигран», «Акминит», минераловатные, размер $\substack{0,81\\0,79}$ 0,71 0.79 **400** 20 (0,01)0,2 0,71 0,88 0.6550 300×300 (FOCT 17918—72)... 0,77 0,62 То же . 400 20 200 0.59(0,3)0,48 0,71 0,70 8 810×810, с заполнением из минеральной ваты, перфорация квадрату 13%, диаметр 4 no MM 0,40 $_{0,49}^{0,26}$ 0,67 0,94 80 20 0 (0.03)0,09 0,54 0,30 (OCT 21-26-76).... 9 0,69 | 0,34 80 20 50 0,09 0,91 0,88 0.29Ťоже.... (0.03)10 Маты из супертонкого стеклово-локна (ТУ 21-01-224-69), оболочка 0,93 0,97 0,85 0,98 1,0 1,0 15 50 0 (0,1)0.4 из стеклоткани (ГОСТ 19907-74 *) 1. Маты из супертонкого базальтового волюкна (РСТ УССР 5013-76), оболочка из декоративной стеклоткани типа ТСД (ТУ-6-11-54-74) 0,9 1,0 1.0 0.95 0.95 20 50 0,2 1.0 0 (0,1)12 Маты из супертонкого базальтового волокна (РСТ УССР 5013-76). 0,77 1.0 1.0 1,0 0.94 0,82 20 50 0 (0,02)0.26 13 оболочка из стеклоткани типа Э-0,1 0,81 (0,28)(0,25)0,9 0,97 (FOCT 19907-74 *) 20 200 1,0 1,0 1,0 0,96 0 Плиты «Силакпор» (ОСТ 21-22-76) 14 25 0,72 0,80 1,0 0,45 0,60 1.0 0,95 350 O

.№ п/п	Изделия или конструкции, ГОСТ или ТУ	Средняя плотность звукопоглошающего матернала Р _{Ср} в кг/м³	слоя звуко-)щего <i>h</i> в мм	яй пр оме- в мм	Ревербо В	ерационн октавны:	к полоса	фициент х со сре тотой в	днегеом	юглощ етриче	ения α _о с кой	бл
		Средняя г звукопогл материала	Толцина слоя поглошающего материала h в м	Воздушный жуток d в в	63	125	250	500	1000	2000	4000	8000
1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13
	Звукопогла (Д Перфориро покрыти	ванное -	3aw	<u> </u>		3 <i>8yxon</i> o2		_{เมนน์}				
15	1 — минераловатная плита (ГОСТ 9573—72*); 2 — стеклоткань типа 9 -0,1 (ГОСТ 19907—74*); 3 — гипсовая плита, размер 500×500 , толщина 6 мм, перфорация по квадрату 13% , диаметр 10 мм (ТУ 400 -1-283-73)	80	60	0	(0,1)	0,31	0,70	0,95	0,69	0.59	0.50	0,30
16	То же, но перфорация гипсовой плиты по рисунку 13%, диаметр 7—9 мм (ТУ 400-1-283-73)	80	60	0	(0,1)	0,31	0,95	0,99	0,80		0,46	
18	9573—72*); 3 — гипсовая плита, толщина 6 мм, размер 500×500, подклеенная бязью, перфорация квадратная 13%, диаметр 10 мм (ТУ 400-1-283-73)	150	70	0	(0,05)	0,42	0,95	1,0	0,75	0,60	0,51	0,35
19	500×500 мм, подклеенная бязью, перфорация квадратная, диаметр 10 мм (ТУ 400-1-283-73)	100	100	0	(0,03)	0,42	0,81	0,82	0,69	0,58	0,59	0,58
20	вая плита толщиной 6 мм, размер 500×500, подклеенная бязью, перфорация по рисунку 13%, диаметр 7—9 мм (ТУ 400-1-283-73) 1—супертонкое стекловолокно (ТУ 21-01-224-96); 2—стеклоткань типа Э-0,1 (ГОСТ 19907—74*);	100	100	0	(0,05)	0,40	0,89	0,97	0,76	0,70	0,71	0,68
21 22	3 — гипсовая плита толщиной 7 мм, размер 500 × 500, перфорация по рисунку 13%, диаметр 7—9 мм (ТУ 400-1-283-73)	15 15	100 100	0 250	(0,3) (0,4)	0,66 0,73	1,0	1,0	1,0	0,96 1,0	0,7 0,92	0,55 0,80
	ной лист толщиной 2 мм, перфорация 74% (ГОСТ 8706—58)		100	0	0,11	0,35	0,75	1,0	0,95	0,90	0,92	0,95

	Изделия или конструкции, ГОСТ или ТУ	плотность пошающего а, рср в кг/м³	nog sbyko- lero h b mm	й проме-	Ревер (в	окт ав ны	ный коэ х полос ча	ффциент ах со ср стотой г	ввук о : еднег еом з Гц	поглощ метриче	ения а _с еской	>бл
M n/n	TOCT RAIL TO	Средняя плотность звукопоглошающего материала, рср в кг	Толщина слоя з поглощающего материала, h в	Воздушный жуток в мм	63	125	250	500	1000	2000	4000	8000
1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13
23 24 25	1 — минераловатная плита (ГОСТ 9573—72*); 2 — стеклоткань типа Э-0,1 (ГОСТ 19907—74*); 3—просечно-вытяжной лист толщиной 2 мм, перфорация 74% (ГОСТ 8706—58)	125 125	50 50	0 100	0,09 0, 10	0,18 0,27	0,55 0,76	1,0 0,90	0,86 0,86	0,79	0,85 0,87	0,85 0,87
26	3 — просечно-вытяжной лист тол- щиной 2 мм, перфорация 74% (ГОСТ 8706—58)	15 15	100 100	0 250	0,15 0,5	0,47 0,93	1,0 1,0	1,0 1,0	1,0	1,0 1,0	1,0 1,0	0,95 1,0

Таблица 2

Штучнь	ые зв	vkonor	лотители

			чные з	by nono									
		Звуко щающі	-оклоп Йокэ йі	Расст	ояние	Эквивалентная площадь звукопоглощения $A_{\text{шт}}$ в м ³ среднегеометрической частоте октавной полосы и							4 ² при в Гц
№ п/п	Конструкции	плотность в кг/м ³	толшина в ММ	между цент- рами в мм	от потолка до поглотителя R в мм	63	125	250	500	1000	2000	4000	8000
1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13	14
	K	Точка - годбеса аркас(4)	A	I	38yn	ерхность 1 <mark>0по</mark> елот 104 ка (2)	итель(3)		Ţ	в Рма ра.	> ·	IA IA	
28 29 30 31 32	I — размер $400 \times 400 \times 400$, просечно-вытяжной лист толщиной 2 мм, перфорация 74% (ГОСТ $8706-58$); 2 — стеклоткань типа 9 -0,1 (ГОСТ $19907-74*$; 3 — супертонкое стекловолокно (ТУ 21 -01- 224 -69)	15 15 15 15 15	60 60 60 60 60	2500 1500 2000 1000 1500	1250 1250 1000 1000 750	0,14 0,08 0,1 0,05 0,03	0,40 0,23 0,16 0,11 0,09	0,55 0,37 0,34 0,15	0,51 0,29	0,97 0,84 0,60 0,35	0,86 0,66 0,46 0,37	0,75 0,52 0,40 0,30	0,60 0,37 0,35 0,20
	$(TY 21-01-224-69) \dots \dots$	15	150	2000	500		0,18	0,45	0,65	0,56	0,52	0,48	0,6

Продолжение табл. 2

		Звукої щающи		Расст		Эквива при ср	лентная реднегео	площа метрич	дь зву еской сы в 1	частоте	е октаві Октаві	А _{шт} в юй пол	M ²
№ п/п	Конструкции	плотность В кГ/м ³	толщина в мм	между цент- рамн в мм	от потолка до поглотителя R в мм	63	125	250	500	1000	2000	4000	80 00
	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13	14
33	1 — размер 400×400×400, просечно-вытяжной лист (ГОСТ 87-06-58); 2 — стеклоткань типа Э-0,1 (ГОСТ 19907—74*); 3 — супертонкое базальтовое волокно (РСТ УССР 5013-76); 4 — проволочный каркас 1 — размер 2600×600×300, просечно-вытяжной лист (ГОСТ 8706—58);	20	400	1350	1200	0,15	0,27	1,08	1,06	1,17	1,14	1,0	1,01
35	каркас треугольного профиля 3 — размер 1000×250×40, минераловатная плита (ГОСТ 9573—72*); 2 — оболочка из стеклоткани типа ТСД (ТУ	15	Пол- но- стью	0	0	0,59	0,66	1,87	2,1	2,1	1,7	1,87	2,5
36 37 38 39	6-11-54-74) То же	80 80 80 80	40 40 40 40	50 150 250 500	0 0 0 0	0,95 0,6 0,17 0,1	1,1 0,84 0,38 0,13	1,48	1,62 1,01	3,60 1,38 0,99 0,66	1,65 1,20	1,84 1,57	2,0 1,7 1,4 0,58
40	2 — оболочка из стеклоткани типа ТСД (ТУ 6-11-54-72)	125	40	500	0	0,28	0,34	0,60	0,98	1,45	1,57	1,56	1,5
	2 — оболочка из стеклоткани типа ТСД (ТУ 6-11-54-74)	80	8 0	5 00	0	0,31	0,38	0,81	1,14	1,22	1,18	1,07	1,0

ПРИЛОЖЕНИЕ 3

СНИЖЕНИЕ УРОВНЕЙ ЗВУКОВОГО ДАВЛЕНИЯ ГЛУШИТЕЛЯМИ ШУМА

Таблица 1

Снижение уровней звукового давления в дБ трубчатыми глушителями шума, устанавливаемыми на всасывании воздуха компрессорных установок, при скорости потока до 10 м/с (звукопоглощающий материал — супертонкое стеклянное или базальтовое волокно со средней объемной плотностью ho_{cp} соответственно 25 и 20 кг/м³)

Внут ренний	диаметр сечение секции глушителя глушителя глушител	1 ' '	Количество	Сниже	ние уровн	я звуково: часто	о давлени Эте октавн	и в дБ пр Облага и	ои среднег в Гц	еометриче	ской
	1	глушителя в м	секций в шт.	63	125	250	500	1000	2000	1000	8000
1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12
115	0,011	1	1 2 3 4 5	22 27 31 36 41	21 29 38 46 55	37 60 60 60 60	30 56 70 70 70	39 75 75 75 75	37 70 75 75 75	40 72 75 75 75	31 53 70 70 70

 Π родолжение прил. 3 Π родолжение табл. 1

Внутренний диаметр	Свободное сечение	Длина с е кции	Количество	Снижени	е уровня з	звукового те	давления і Октавных	в дБ при полос в	среднегео: Гц	метрическ	ой часто
глушителя Д в мм	глушителя <i>F</i> _{св} в м ²	глуците- ля в м	в шт.	63	125	250	500	1000	2000	1000	8000
1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12
194	0,629	1	1 2 3 4 5	17 20 24 27 30	15 22 29 35 41	26 46 60 60 60	21 39 57 70 70	27 51 75 75 75	33 58 75 75 75	29 58 68 75 7 5	23 58 49 62 70
285	0,064	1	1 2 3 4 5	13 16 18 21 23	13 18 24 29 34	16 29 42 55 60	15 26 37 49 60	19 33 47 61 75	25 41 57 73 75	20 30 40 50 60	15 20 25 30 35
375	0,11	1	1 2 3 4 5 6 7	11 12 14 15 17 18 20	9 14 18 22 26 30 34	15 27 39 51 60 60 60	13 23 32 42 52 61 70	20 33 46 59 72 75 75	22 34 47 60 73 75 75	17 23 30 27 43 50 56	13 16 19 22 25 28 31
44 0	0,152	1	1 2 3 4 5 6	10 11 12 13 14 15	10 13 17 20 24 27	14 24 35 45 55 60	11 18 25 32 39 46	19 29 40 50 60 71	19 29 39 49 59 69	13 15 18 20 23 26	10 11 12 13 14 15

Таблица 2 Снижение уровней звукового давления в дБ вертикальными трубчатыми глушителями шума, устанавливаемыми на выхлопе компрессорных и мелких газотурбинных установок при скорости потока до 10 м/с (звукопоглощающий материал — минераловатные плиты, $\rho_{\circ\,p}=100$ кг/м³, толщина звукопоглощающего слоя 100 мм)

Внутренний диаметр	Свободное сечение глушителя F _{CB} в м ²	сечение глушителя	сечение глушителя	сечение глушителя	Дляна секций глушителя	Количество секций)ГО Давлен Оте Октавн	авления в дБ, при среднегеометрической октавных полос, в Гц						
D B M F CB B M ³	вм	в шт.	63	125	250	500	1000	2000	4000	8000				
1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12			
115	0,011	1	1 2 3	25 30 35	26 35 44	33 51 60	40 66 70	40 69 75	44 75 75	46 75 7 5	40 61 70			

Продолжение прил. 3 Продолжение табл. 2

Внутренний	Свободное сечение	Длина секций	Количе ство	Сиижени	е уровня з	звукового тот	цавления в се октавны	дБ, при х полос,	среднегео. в Гц	метрическ	ой час-
диаметр Двм	глушителя	Глушителя В м	секций в шт.	63	125	250	500	1000	2000	4000	800
1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12
194	0,029	1	1 2 3	20 21 28	23 31 39	30 46 60	32 52 7 0	32 54 75	38 60 75	36 54 72	31 43 55
285	0,064	1	1 2 3	18 21 24	20 26 32	23 34 45	25 40 55	30 46 62	31 45 59	26 33 40	32 25 28
300	0,071	2,05	1 2 3	21 27 33	26 38 50	34 56 60	40 70 70	46 75 75	45 73 7 5	3 3 47 60	25 31 37
375	0,11	1	1 2 3	17 20 23	18 23 28	22 32 42	25 39 53	28 40 52	27 36 45	25 31 37	22 25 28
440	0,15	1	1 2 3	17 20 23	18 23 28	21 30 39	23 35 47	26 36 46	26 34 42	24 29 34	22 24 26
600	0,28	1,65	1 2 3	16 20 23	17 24 31	21 32 44	27 42 57	26 36 46	24 30 37	22 27 32	20 24 27
800	0,5	1,65	1 2 3	14 16 18	16 22 26	21 31 41	28 39 51	23 31 38	21 25 30	19 21 23	19 21 23

Таблица 3 Снижение уровней звукового давления в дБ пластинчатыми глушителями шума, устанавливаемыми в бетонных или кирпичных шахтах при скорости потока не выше 15 м/с

Зву опоглощающая конструкция	на шита М	щитов <i>h</i>	осительное годное сече- глушителя в %	я длина В М	Сниж	кение ур метри	овня зву іческой	/кового частоте	давления Октавны	гв дБ п х полос	рисредн в Гц	rereo-
	Толщина Н в мм	Шагц вмм	Относите: свободное ние глуши <i>F</i> св в %	Рабоч <i>а</i> шита <i>1</i>	63	125	250	500	1000	2000	4000	8000
1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13
1. Супертонкое базальтовое или стеклянное волокно, $\rho_{cp} = 20$ — 25 кг/м³, в оболочке из стеклоткани и перфорированного листа (перфорация не менее 25%)	100	50	33	1 2 3 4	5 10 15 20	13 25 38 51	20 36 53 60	25 44 63 70	38 67 75 75	45 75 75 75	36 63 75 75	27 44 61 70

ина щите им	щитов h	носительное бодное сече- глушителя в в %	яя длина Гвмм	Сниже	ние уров рич	ня звуко ческой ч	ового дан астоте о	вления в Ктавных	дБ при полос в	среднег 5 Гц	еомет-
Толши Н в м	IIIar 1 B MM	Относи свобод ние гл F св в	Рабоча щита ,	63	125	250	500	1000	2000	4000	8000
2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13
100	100	50	1 2 3 4 5 6	2 4 6 8 10 11	6 10 14 19 24 28	13 21 29 37 45 53	20 34 50 63 70 70	29 49 69 75 75	31 53 73 7 5 75	25 39 54 69 75 75	15 20 25 30 35 40
200	100	33	1 2 3 4	4 8 13 17	10 18 26 35	16 28 39 50	21 34 48 62	27 45 62 7 5	31 52 73 75	28 45 63 7 5	21 32 42 53
200	200	50	1 2 3 4 5 6	3 5 7 10 12 14	9 14 20 26 32 37	13 19 26 32 39 46	16 23 31 38 46 53	18 27 36 45 54 63	19 28 36 45 54 63	17 23 30 36 43 49	13 16 19 22 25 28
400	200	33	1 2 3 4 5	6 11 17 23 29	9 15 21 27 34	12 18 24 30 36	16 24 32 40 48	20 30 41 52 63	22 34 46 58 70	17 24 31 38 45	12 14 17 19 21
	50	33	1 2 3 4	2 4 6 8	6 12 18 24	18 34 50 58	35 65 70 70	50 75 75 75 75	50 75 75 75 75	40 75 75 75 75	26 42 58 64
100	100	50	1 2 3 4 5	2 3 5 6 8	4 8 12 16 20	12 22 28 36 44	22 37 52 67 70	29 49 69 75 7 5	27 44 61 75 75	22 34 46 58 70	17 24 31 38 45
200	100	33	1 2 3 4 5 6 7 8 9	3 6 9 12 15 18 21 24 27 30	7 14 21 28 35 42 49 56 63 70	14 24 34 44 54 64 75 75	27 47 67 75 75 75 75 75 75	37 65 75 75 75 75 75 75 75	39 68 75 75 75 75 75 75 75 75	33 68 75 75 75 75 75 75 75	18 26 34 42 50 58 66 72 75 75
200		50	1 2 3 4 5 6	1 2 3 4 5 6	4 7 10 13 17 19	13 20 27 34 41 48	20 32 44 56 68 70	25 40 55 70 75 75	23 36 49 62 75 75	14 18 22 26 30 34	12 13 15 16 17 19
100	200 100	33 50	1 }	30	50	58	68	75	75	64	40
- T	200 200	200 100 200	100 100 50 50 50 50 50 5					Set Set	Sample S		

Снижение уровней звукового давления в дБ секционными, вертикальными глушителями шума, с цилиндрическими сетчатыми звукопоглотителями, наполненными перамзитом (фракция 3—6 мм)

Характеристика глушителя	Относительное свободное свободное сече-	Число рядов (п) цилиндрических звукопоглотите-	Исходный общий уговень звую о- вой мощности <i>L</i> рисх в дБ (не менее)	ть потока (не солее)	Синж	кение у реднег	уровил звукого: о давления в дБ при еометрической частоте октавных полос в Гц					
	Относи свободн ние глу <i>F</i> св в 9	Число ; цилинд звукопо лей	Исходн уговень вой мо <i>L</i> рисх менее)	Скорость и v в м/с (не	63	125	250	500	1000	2000	4000	8000
1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13
1. Вн утр енний диаметр <i>D</i> = 1380 мм	50	2 4 6 8	132	10	4 7 10 13	13 21 27 29	22 2 9 30 30	28 25 49 59	40 63 6 6 66	35 60 7 6 7 5	38 62 75 75	38 63 75 75
2. Внутренний диаметр D =2500 мм	50	2 4 6 8	132	10	4 7 9 12	13 20 24 25	21 25 25 25 25	28 42 44 54	40 60 61 61	35 60 72 72	38 62 75 75	38 68 75 75
3. Внутренний диаметр $D=2500$ мм, секции глушителя с внутренней стороны облицованы минераловатными плитами толщиной 100 мм на длине 8 м	50	6	165	20 30 40	24 21 24	32 32 3 2	38 38 38	50 50 50	70 65 53	69 59 49	70 60 49	68 61 57
4. То же, <i>D</i> =3570 мм	50	6	170	20 30 40	24 24 24	32 32 32	38 3 3 38	50 50 50	7 2 65 56	72 62 52	72 64 54	70 64 51
5. То же, <i>D</i> =5400 мм	50	6	175	20 30 4 0	24 24 24	32 32 32	38 38 38	50 50 50	73 67 59	72 65 55	73 66 57	70 66 56
6. То же, <i>D</i> =7200 мм Облицовка секций на длине 10 м	6 0	8	165	20 30 40	25 23 20	33 32 28	40 38 34	56 48 39	67 53 43	63 51 41	63 51 41	67 54 43
			170	20 30 40	2 5 2 5 24	33 33 32	40 39 38	56 51 43	67 56 47	65 51 44	66 54 44	68 58 47
			175	20 30 40	25 25 25 25	33 33 32	40 40 39	56 52 46	69 58 50	67 57 47	68 57 47	69 60 49

Схема секционного вертикального глушителя шума с цилиндрическими звукопоглотителями приведена на рис. 25.