**2 Определение уровней шума и вибрации в производственных помещениях. Выбор средств защиты от шума и вибрации.**

**2.1 Выбор средств защиты от шума**

Источниками шума и вибрации на машиностроительных предприятиях являются станочное, кузнечно-прессовое оборудование, энергетические установки, компрессорные и насосные станции, вентиляционные установки, стендовые испытания двигателей внутреннего сгорания и др. Уровень шума на рабочих местах в производственных помещениях, возникающих от этих источников, обычно значительно превышает допустимые значения. Поэтому при проектировании производственных процессов необходимым условием является определение ожидаемых уровней шума на рабочих местах с помощью акустического расчёта и разработки на его основе средств и методов защиты от шума.

Акустический расчёт для проекта шумоглушения должен производится на стадии технического проекта по комплексу сооружений или отдельному объекту. Акустический расчёт включает:

1. выявление источников шума и определение их шумовых характеристик;
2. выбор точек в помещениях или на территориях на которых производится акустический расчёт;
3. определение допустимых уровней звукового давления *Lдоп* для расчётных точек;
4. выявление путей распространения шума от источников до расчётных точек;
5. определение ожидаемых уровней звукового давления  в расчётных точках до осуществления мероприятий по снижению шума с учётом снижения уровня звуковой мощности  на пути распространения звука;
6. определение требуемого снижения уровней звукового давления  в расчётных точках;
7. выбор мероприятий, обеспечивающих требуемое снижение уровней звукового давления в расчётных точках
8. расчет и проектирование, выбор типа и размеров шумоглушащих, звукопоглощающих и звукоизолирующих конструкций (глушителей, экранов, звукопоглощающих облицовок, звукоизолирующих кожухов и т.д.).

2.1.1 Выявление источников шума.

В начале расчета необходимо выявить все источники шума. Если поток звуковой энергии от машины может распространяться по нескольким направлениям, необходимо иметь шумовые характеристики для всех этих направлений. Шумовые характеристики некоторых источников шума представлены в Приложении 1.

Шумовыми характеристиками источников шума являются уровни звуковой мощности , дБ в октавных полосах частот и показатели направленности излучения шума , дБ, которые должны быть указаны в технических условиях, инструкции эксплуатации или паспорте соответствующего оборудования. При отсутствии таких сведений необходимо пользоваться справочными данными по шумовым характеристикам применяемой машины или её аналога.

2.1.2 Определение допустимых уровней в расчётных точках.

Допустимые уровни звукового давления, дБ в октавных полосах частот и эквивалентные уровни звука, дБА определяются в соответствии с ГОСТ 12.1.003 – 83 или СН 2.2.4/2.1.8.562 – 96 с помощью таблицы 2.

Таблица 2 - Допустимые уровни звукового давления , дБ (эквивалентные уровни звукового давления, дБ), допустимые эквивалентные и максимальные уровни звука на рабочих местах в производственных и вспомогательных зданиях, на площадках промышленных предприятий, в помещениях жилых и общественных зданий и на территориях жилой застройки(СНиП 23-03-2003).



|  |  |  |  |
| --- | --- | --- | --- |
| Назначение помещений или территорий  | Уровень звукового давления (эквивалентный уровень звукового давления) , дБ, в октавных полосах частот со среднегеометрическими частотами, Гц  | Уровень звука , (эквива-лентный уровень звука), дБА  | Макси-маль- ный уровень звука , дБА  |
|  | 31,5  | 63  | 125  | 250  | 500  | 1000  | 2000  | 4000  | 8000  |  |  |
| 1 Рабочие помещения административно-управленческого пер­сонала производствен­ных предприятий, лабо­раторий, помещения для измерительных и анали­тических работ | 93  | 79  | 70  | 63  | 58  | 55  | 52  | 50  | 49  | 60  | 70  |
| 2 Рабочие помещения диспетчерских служб, кабины наблюдения и дистанционного управ­ления с речевой связью по телефону, участки точной сборки, теле­фонные и телеграфные станции, залы обработки информации на ЭВМ | 96  | 83  | 74  | 68  | 63  | 60  | 57  | 55  | 54  | 65  | 75  |
| 3 Помещения лаборато­рий для проведения экс­периментальных работ, кабины наблюдения и дистанционного управления без речевой связи по телефону | 103  | 91  | 83  | 77  | 73  | 70  | 68  | 66  | 64  | 75  | 90  |
| 4 Помещения с постоян- ными рабочими местами производственных предприятий, террито­рии предприятий с по­стоянными рабочими местами (за исключе­нием работ, перечис­ленных в поз.1-3) | 107  | 95  | 87  | 82  | 78  | 75  | 73  | 71  | 69  | 80  | 95  |
| 5 Помещения офисов, рабочие помещения и кабинеты администра­тивных зданий, конст­рукторских, проектных и научно-исследова­тельских организаций: |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |
| категории А | 83  | 67  | 57  | 49  | 44  | 40  | 37  | 35  | 33  | 45  | 60  |
| категорий Б и В | 86  | 71  | 61  | 54  | 49  | 45  | 42  | 40  | 38  | 50  | 65  |

Нормативные требования по уровням шума в жилых и общественных зданиях установлены для различных категорий:

категория А - обеспечение высококомфортных условий;

категория Б - обеспечение комфортных условий;

категория В - обеспечение предельно допустимых условий.

Категорию здания устанавливают техническим заданием на проектирование.

2.1.3 Определение ожидаемых уровней звукового давления в расчётных точках.

Октавные уровни звукового давления *L* (дБ) определяются в зависимости от взаимного расположения расчётных точек и источников шума для каждой из восьми октавных полос со средне метрическими значениями 63, 125, 250, 500, 1000, 2000, 4000 и 8000 Гц. Ниже рассматриваются типичные случаи для машиностроительных предприятий [1].

При акустических расчетах для источников шума, излучающих шум в окружающую атмосферу, расчетные точки выбирают на расстоянии 2 м от плоскости окон ближайших зданий, ориентированных в сторону источников шума, на высоте 1,2 м от поверхности земли. На территории промышленной площадки обычно выбираются две или три расчетные точки. Например, одна – около ближайшего лабораторно-конструкторского или административного здания, другая – около ближайшего жилого здания, третья – около окна тихого помещения того же здания.

Если шум излучается в помещение, расчетные точки выбираются внутри помещения. Внутри помещений выбирают две точки: на рабочем месте, расположенном в зоне действия отраженного звука, и в зоне действия как отраженного так и прямого звука. В обоих случаях расчетные точки должны быть расположены на уровне уха работающего ( на высоте 1,2 – 1,5 м).

Если расчетные точки и источники шума расположены на территории (рис. 1), то ожидаемые уровни звукового давления рассчитываются по формуле

  (1)

где LPi- уровень звуковой мощности рассматриваемого источника шума, дБ; Фi – фактор направленности источника шума, ri- расстояние от источника шума до расчетной точки, м; i- номер источника; βа – затухание звука в атмосфере, дБ/км, принимается по таблице 3.

1-5 номера источников шума, r - расстояние от источника шума до расчетной точки.

Рисунок 1- Схема расположения расчетной точки РТ и источников шума ИШ.

Таблица 3 – Затухание звука в атмосфере.

|  |  |  |  |  |  |  |  |  |
| --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- |
| Среднегеометрическая частота, Гц | 63 | 125 | 250 | 500 | 1000 | 2000 | 4000 | 8000 |
| βа, дБ/км | 0 | 0,7 | 1,5 | 3,0 | 6,0 | 12 | 24 | 48 |

При расстоянии ri≤50 м затухание в атмосфере не учитывается.

Если нет специальных данных, для источников, расположенных на земле или на крыше здания, и для выходных отверстий газодинамических установок принимают Фi=2.Если источники шума расположены в здании, а расчетные точки – на территории и шум в атмосферу проникает через ограждающие конструкции (рис.2), ожидаемые уровни звукового давления в расчетной точке определяются отдельно для каждого элемента ограждения (стены, окна, двери и т.д) через которое проникает шум, по формулам:

 (2)

где -суммарный октавный уровень звуковой мощности всех источников шума, находящихся в рассматриваемом помещении, дБ; определяется по таблице 4; LPk –октавный уровень звуковой мощности, излучаемый каждым источником шума, дБ; m – общее количество источников шума в помещении; ΔLPi - снижение уровня звуковой мощности по пути распространения звука, дБ; Вш - постоянная рассматриваемого помещения с источниками шума (рис. 3) м2; Si – площадь рассматриваемого ограждения или отдельного элемента ограждения, через которое шум проникает в атмосферу, м2 ; Ri – звукоизолирующая способность рассматриваемого ограждения или элемента ограждения, через которое шум проникает из помещения в атмосферу (для проемов, решеток, фильтров =0); ri – расстояние от центра каждого из обращенных к расчетной точке элементов ограждения (включая наружное перекрытие), через которое проникает шум, м; βa – затухание звука в атмосфере, дБ/км (таб.3).

1, 2 номера помещений с источниками шума, r - расстояние от центра излучающего шум ограждения до расчетной точки.

Рисунок 2- Схема расположения расчетных точек РТ и источников шума ИШ.

Таблица 4 – Таблица сложения уровней звуковой мощности или звукового давления

|  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |
| --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- |
| Разность двух складываемых уровней, дБ | 0 | 1 | 2 | 3 | 4 | 5 | 6 | 7 | 8 | 9 | 10 | 15 | 20 |
| Добавка к более высокому уровню, дБ | 3 | 2,5 | 2 | 1,8 | 1,5 | 1,2 | 1 | 0,8 | 0,6 | 0,5 | 0,4 | 0,2 | 0 |

Постоянную помещения В определяют умножением постоянной помещения на среднегеометрической частоте 1000 Гц (В1000) на частотный множитель μ. Постоянная помещения В1000 определяется по графику, приведенному на рис.3. выбор индекса прямой (а-г) при пользовании графиком выполняется по таблице 5. Значения частотного множителя μ приведены в таблице 6.

Рисунок 3 – График для определения постоянной помещения.

Таблица 5 – Выбор индекса прямой на рисунке 3.

|  |  |
| --- | --- |
| Описание помещения | Индекс прямой на рис.3 |
| Без мебели, с небольшим количест­вом людей (металлообрабатывающие цехи, вентиляционные камеры, гене­раторные, машинные залы, испыта­тельные стенды и т.п.)С жесткой мебелью или с небольшим количеством людей и мягкой мебелью (лаборатории, ткацкие и деревообрабатывающие цехи, кабинеты и т.д.)С большим количеством людей и мягкой мебелью (например, рабочие помещения административных зданий, конструкторские залы, аудитории, рестораны, универмаги, библиотеки, школьные классы, жилые помещения)Помещения со звукопоглощающей облицовкой потолка и части стен | абвг |

Таблица 6 – Частотный множитель μ.

|  |  |
| --- | --- |
| Объем помещения, м3 | Среднегеометрическая частота, Гц |
| 63 | 125 | 250 | 500 | 1000 | 2000 | 4000 | 8000 |
| V≤200V=200-500V>500 | 0,80,650,5 | 0,750,620,5 | 0,70,640,55 | 0,80,750,7 | 111 | 1,41,51,6 | 1,82,43 | 2,54,26 |

Если источники шума расположены в смежном с изолируемым помещением, а шум проникает в изолируемое помещение через ограждающие конструкции (рис. 4), то ожидаемые уровни звукового давления Li в расчетной точке определяют по формулам:

 (3)

где- суммарный октавный уровень звуковой мощности, излучаемый всеми источниками, находящимися в рассматриваемом шумном помещении, дБ, определяется по табл.4, m- общее количество источников в рассматриваемом шумном помещении, граничащем с изолируемым; Ви и Вш – соответственно постоянные изолируемого и рассматриваемого помещений в данной октавной полосе частот, м2; Si – площадь рассматриваемого ограждения или элемента ограждения, через которое шум проникает в изолируемое помещение, м2; Ri – звукоизолирующая способность рассматриваемого ограждения или элемента ограждения, через которое шум проникает в изолируемое помещение, дБ.

1 – изолируемое помещение, 2-4 помещения с источниками шума

Рисунок 4 - Схема расположения расчетной точки РТ и источников шума ИШ.

Если источники шума расположены на прилегающей к изолируемому территории, а шум проникает через ограждающие конструкции в изолируемое помещение (рис 5), то ожидаемые уровни звукового давления Li в расчетной точке определяют по формулам:

  (4)

где Lс- суммарный октавный уровень звукового давления, создаваемый всеми рассматриваемыми источниками шума в промежуточной расчетной точке А, расположенной на расстоянии 2 м от ограждающей конструкции изолируемого помещения, дБ (определяется по табл. 4); Lк- октавный уровень звукового давления, создаваемый рассматриваемым источником шума в промежуточной расчетной точке А, дБ; LРк- октавный уровень звуковой мощности, излучаемой рассматриваемым источником шума, дБ; rk- расстояние от рассматриваемого источника до промежуточной расчетной точки А, м; Фк- фактор направленности, принимается согласно шумовой характеристики источника, при отсутствии данных Ф=2; βa – затухание звука в атмосфере, дБ/км (таб.3); Ви постоянная изолируемого помещения в данной октавной полосе частот, м2; Si – площадь рассматриваемого ограждения или элемента ограждения, через которое шум проникает в изолируемое помещение, м2; Ri – звукоизолирующая способность рассматриваемого ограждения или элемента ограждения, через которое шум проникает в изолируемое помещение, дБ; n –общее число принимаемых в расчет источников шума.

 r - расстояние от центра излучения до промежуточной расчетной точки

Рисунок 5 - Схема расположения расчетной точки РТ и источников шума ИШ.

 Если расчётная точка находится в помещении с одним источником шума, расположенный на полу или на стене (рис 6), то ожидаемые уровни звукового давления определяются по формуле

, (5)

где - октавный уровень звуковой мощности источника шума, дБ, определяемый из паспортных характеристик оборудования или принимаемый по табл. 1;  - коэффициент, учитывающий влияние ближнего поля и принимаемый по графику на рис.7 в зависимости от отношения расстояния *r*, м

 *a*

## *S*

## r

 *a l*

## РТ



 *h*

## РТ

 *r*

 ИШ *a*

## *a*

## АЦ

Рис. 6 План помещения и схема расположения источника шума и расчётной точки.

между акустическим центром (АЦ) источника шума и расчётной точкой к максимальному габаритному размеру , м, источника (при *r*  > 2 ); Ф – фактор направленности источника шума, определяемый по опытным данным; при равномерном излучении звука Ф = 1; *S* – площадь воображаемой поверхности правильной геометрической формы, окружающей источник шума при равном удалении от его поверхности и проходящей через расчётную точку, м;если *r* < 2, то для прямоугольного параллелепипеда

; если *r* > 2, то , где  - пространственный угол излучения, величина которого зависит от местоположения источника шума;  - в пространстве (на колонне в цехе);  - на поверхности пола, перекрытия, стены;  - в двухгранном угле, образованном ограждающими конструкциями;  - в трёхгранном угле; *B –* постоянная помещения, м. Постоянную помещения можно также определять по формуле:

, (6)

где  - общая площадь ограждающих поверхностей, м;  - средний коэффициент звукопоглощения в помещении (для механических и металлообрабатывающих цехов ).

χ

Рисунок 7 - График для определения коэффициента .

Если расчётная точка находится в помещении с несколькими источниками шума (рис. 8)*.*

АЦ

РТ

Рисунок 8 - Схема расположения источников шума и расчётной точки.

Звуковое поле, создаваемое источником шума, в замкнутом объеме определяется как прямым звуком, излучаемым непосредственно самим источником, так и отраженным от ограждающих объем поверхностей.

Зона отраженного звука определяется величиной предельного радиуса rпр. Предельным радиусом условно называют расстояние от источника шума, на котором уровень звукового давления отраженного звука равен уровню звукового давления прямого звука, излучаемого данным источником.

Величину предельного радиуса для источников шума, расположенных на полу, определяют по формулам:

* когда в помещении находится один источник шума

 (6)

* когда в помещении находится *n*одинаковых источников шума

 (7)

* когда в помещении находится *n* разных источников шума

 (8)

где В8000 – постоянная помещения на частоте 8000 Гц, м2, LPi – уровень звуковой мощности рассматриваемого источника шума на частоте 8000 Гц, дБ.

Частота 8000 Гц берется потому, что ей обычно соответствует максимальное значение предельного радиуса по сравнению с другими частотами.

Октавные уровни в зоне *прямого и отраженного звука* определяются по формуле

, (7)

где ; *m* – количество источников шума, ближайших к расчётной точке, т. е. источников, находящихся на расстоянии , где  - расстояние от РТ до АЦ ближайшего к ней ИШ, м; *n* – общее число источников шума;  - уровень звуковой мощности, создаваемой *i*-ым источником шума.

Если в помещении находится несколько одинаковых источников шума, то ожидаемые уровни звукового давления от всех источников шума определяются по формуле

, (8)

где  - октавный уровень звуковой мощности, излучаемой одним источником шума, дБ; *n* – общее число источников шума.

В *зоне отраженного звука* по формуле:

 (9)

2.1.4 Расчет требуемого снижения уровня звукового давления в расчётных точках.

Требуемое снижение уровня звукового давления в расчётной точке от одного источника шума определяется как разность между ожидаемым уровнем звукового давления в расчётной точке и допускаемым уровнем :

. (9)

Если в расчётную точку попадает шум от нескольких источников, то рассчитываются уровни звукового давления каждого источника.

Для одинаковых источников, отличающихся по уровням менее чем на 10дБ, требуемое снижение уровней звукового давления  в расчётной точке для каждого источника определяется по формуле

, (10)

где  - ожидаемый октавный уровень звукового давления, создаваемый рассматриваемым источником шума в расчётной точке, дБ; *n* – общее число источников шума.

Если источники шума отличаются друг от друга по октавным уровням более чем на 10дБ, требуемое снижение уровней звукового давления в расчётной точке определяется по формулам:

а) для каждого из источников с более высокими уровнями

, (11)

где  - общее число таких источников.

б) для каждого из остальных источников

, (12)

где *n* – общее число источников шума.

2.1.5 Выбор мероприятий по снижению шума.

Выбор мероприятий для обеспечения требуемого снижения шума определяется особенностями производства и оборудования, величиной превышения допустимых уровней звукового давления, характером шума и другими факторами [2]. Наибольший эффект по снижению шума на пути распространения звуковой волны с помощью звукоизоляции, экранирования, звукопоглощения, расстояния наблюдается для высокочастотных звуков. Звукоизоляция обеспечивает снижение шума на 25 – 30дБ, звукопоглощение – на 6 – 10дБ, а удвоение расстояния от источника шума до рабочего места уменьшает уровень шума примерно на 6дБ.

Чтобы уменьшить шум, излучаемый промышленным оборудованием в окружающую атмосферу, рекомендуются следующие мероприятия:

* применение таких материалов и конструкций при проектировании кровли, наружных стен, фонарей остекления, ворот и дверей, которые могут обеспечивать требуемую звукоизоляцию; использование специальных ворот и дверей с требуемой звукоизоляцией, уплотнение по периметру притворов ворот, дверей и окон, звукоизоляция технологических коммуникаций;
* устройство специальных звукоизолированных боксов и звукоизолирующих кожухов при размещении шумящего оборудования на территории промышленной площадки;
* применение экранов, препятствующих распространению звука в атмосфере от оборудования, размещенного на территории промышленной площадки;
* устройство глушителей шума в газодинамических трактах установок, излучающих звук в атмосферу (испытательных боксов авиационных двигателей, компрессоров и т.д.), звукоизоляционная облицовка каналов, излучающих шум в атмосферу.

Чтобы уменьшить излучение шума в изолируемое помещение, рекомендуются следующие мероприятия:

* применение необходимых материалов и конструкций при проектировании перекрытий, стен, перегородок, сплошных и остекленных дверей и окон, кабин наблюдения, обеспечивающих требуемую звукоизолирующую способность;
* применение звукопоглощающей облицовки потолка и стен или штучных звукопоглотителей в изолируемом помещении;
* применение подвесных потолков, виброизоляция агрегатов, расположенных в том же здании;
* применение виброизолирующего и вибродемпфирующего покрытий на поверхности трубопроводов, проходящих по помещению, звукоизоляция мест прохода технологических коммуникаций, связывающих шумное и изолируемое помещение;
* использование глушителей шума в системах механической вентиляции и кондиционирования воздуха.

Чтобы уменьшить шум в помещении с источниками его излучения, используются следующие строительно-акустические мероприятия:

1. кабины наблюдения, дистанционного управления и специальные боксы для наиболее шумного оборудования;
2. звукоизолирующие кожухи, акустические экраны и выгородки;
3. вибродемпфирующие покрытия на вибрирующие поверхности;
4. звукопоглощающие облицовки потолка и стен или штучные звукопоглотители;
5. звукоизолированные кабины и зоны отдыха для обслуживающего персонала.

2.1.6 Звукоизоляция

Требуемую звукоизолирующую способность от воздушного шума рассчитывают в октавных полосах со среднегеометрическими частотами 63, 125, 250, 500, 1000, 2000, 4000, 8000 Гц. Перед расчетом определяют общее количество ограждений или элементов ограждений (стены, перекрытия, окна, двери и т.п.), через которые шум может проникнуть в изолируемое помещение или в атмосферу.

Требуемую звукоизолирующую способность рассчитывают отдельно для каждого элемента ограждения по следующим формулам:

а) в случае проникания шума из помещения с источниками шума в смежное изолируемое помещение (рис. 9):

 или (13)

 (14)

где LРсум=10 lg-суммарный октавный уровень звуковой мощности всех источников шума в помещении, определяется по табл. 4, LРк – октавный уровень звуковой мощности, излучаемой рассматриваемым источником шума, дБ; *т*- общее количество источников шума в шумном помещении: Вш и Ви- соответственно постоянные шумного и изолируемого помещений в данной октавной полосе частот, м2; Si площадь рассматриваемого ограждения или его элемента, через которые шум проникает в изолируемое помещение, м2; Lдоп – допустимый по нормам октавный уровень звукового давления в расчетной точке изолируемого помещения, дБ; n- общее количество принимаемых в расчет отдельных элементов ограждений; Lср – средний октавный уровень звукового давления в шумном помещении;

б) в случае проникания шума из помещения с источником шума в окружающую атмосферу (рис. 10):

 или (15)

, (16)

где LРсум=10 lg-суммарный октавный уровень звуковой мощности всех источников шума в помещении, определяется по табл. 4, LРк – октавный уровень звуковой мощности, излучаемой рассматриваемым источником шума, дБ; *т*- общее количество источников шума в шумном помещении: Вш - постоянные шумного помещения в данной октавной полосе частот, м2; Si -площадь рассматриваемого ограждения или его элемента, через которые шум проникает в атмосферу, м2; Lдоп – допустимый по нормам октавный уровень звукового давления в расчетной точке изолируемого помещения, дБ; n- общее количество принимаемых в расчет отдельных элементов ограждений; Lср – средний октавный уровень звукового давления в шумном помещении; ri – расстояние от элемента ограждения, через которое проникает шум, до расчетной точки, м.

Рисунок 9 - Схема проникания шума в расчетную точку РТ из смежных шумных помещений.

Рисунок 10 – Схема проникания шума из помещения на территорию застройки

в) в случае проникания шума из окружающей атмосферы в изолируемое помещение:

 (17)

где Lсум=10 lg-суммарный октавный уровень звукового давления, создаваемого всеми рассматриваемыми источниками шума, в промежуточной расчетной точке (А), расположенной на расстоянии 2 м от ограждающей конструкции снаружи изолируемого помещения, дБ, определяется по табл. 4, Lк = L Рк –20 lgrk – 8, дБ - октавный уровень звукового давления, создаваемого источником шума в промежуточной расчетной точке А, дБ; LРк – октавный уровень звуковой мощности, излучаемой каждым из рассматриваемых источников шума, дБ; *т*- общее количество источников шума на прилегающей территории; Ви- постоянная изолируемого помещения в данной октавной полосе частот, м2; Si площадь рассматриваемого ограждения или его элемента, через которые шум проникает в изолируемое помещение, м2; Lдоп – допустимый по нормам октавный уровень звукового давления в расчетной точке изолируемого помещения, дБ; n- общее количество принимаемых в расчет отдельных элементов ограждений; rk – расстояние от источника шума до промежуточной расчетной точки А, м.

*Приближенный расчет изоляции однослойных ограждений от воздушного шума*

При ориентировочных расчетах индекс изоляции воздушного шума сплошными однослойными ограждениями может быть рассчитан по формуле:

 при 200 кг/м2≤*т*п ≤1000 кг/м2 (18)

 при 100 кг/м2 ≤ *т*п ≤200кг/м2 (19)

где *т*п – поверхностная плотность стены.

Для конструкций из бетонов на гипсовом вяжущем плотностью 1200…1300 кг/м3 значения индексов изоляции воздушного шума в формулах 18 и 19 следует увеличивать соответственно на 2,3 и 1,3 дБ.

Звукоизоляция двойного ограждения с воздушной прослойкой толщиной 8 –10 см определяется по формуле

ΔL=20lg(P1+P2) – 6, дБ

где Р1 и Р2 –соответственно вес стенок двойного ограждения в кг/м2

Расчет и построение частотной характеристики звукоизолирующей способности производится в следующем порядке:

* определяется средняя поверхностная плотность ограждения, кг/м2;
* на бланке графика по оси абсцисс которого в логарифмическом масштабе отложены частоты f, а по оси ординат – величины звукоизолирующей способности R ограждения, дБ – строится частотная характеристика звукоизолирующей способности ограждения, состоящая из 4 прямолинейных участков АВ, ВС, СД и ДЕ. для этого по данным таблицы 8 в зависимости от средней поверхностной плотности ограждения находят значения частот fB  , f C , fD по которым определяют положения точек B,C и D и соответствующие этим частотам значения R B ,RC и RD. Через точки В и С проводят горизонтальный отрезок ВС. Из точки В вниз проводят прямую АВ с наклоном 6 дБ на октаву. Точки С и Д соединяют прямой линией, имеющей подъем 7,5 дБ на октаву. От точки Д вправо проводят горизонтальную прямую до точки Е, соответствующей частоте 8000Гц.
* по полученной кривой определяют значения звукоизолирующей способности R для частот, совпадающих со средними частотами октавных полос.

Таблица 8 – Координаты точек В, С и Д для построения частотной характеристики звукоизолирующей способности однослойного ограждения.

|  |  |  |
| --- | --- | --- |
| Средняя поверхностная плотность, кг/м2 | Частота, Гц | Звукоизолирующая способность, дБ |
| fB | fC | fD | RB | RC | RD |
| От 90 до 150 | 17000/q | 70000/q | 500000/q | 35 | 35 | 55 |
| 160-200 | 24000/q | 75000/q | 600000/q | 38 | 38 | 60 |
| 220-400 | 30000/q | 80000/q | 900000/q | 40 | 40 | 60 |
| 500-600 | 40000/q | 100000/q | 900000/q | 42 | 42 | 65 |
| 800 и выше | 52000/q | 100000/q | 1200000/q | 45 | 45 | 70 |

Звукоизолирующую способность тонкостенных ограждений из металла, фанеры и других материалов, применяемых для перегородок в шумных цехах, для изготовления звукоизолированных кабин и кожухов экранов, рассчитывают в следующем порядке:

- для заданных материала и толщины пластины рассчитывают критическую частоту

 Гц (18)

где – h толщина ограждения (в расчет берется толщина основного листа без ребер жесткости), м; спр – скорость продольной звуковой волны в пластине, принимается по таблице 9;

- на графике, по оси абсцисс которого нанесены частоты в логарифмическом масштабе, а по оси ординат – звукоизолирующая способность в дБ, в пределах расчетного диапазона частот 0,25 fкр, 0,5 fкр, 0,63 fкр, fкр, и 2 fкр. Для полученных частот по данным таблицы 9 определяются соответствующие им значения звукоизолирующей способности R, дБ, которые переносятся на график.

- полученные значения ординат соединяют прямыми линиями. На частотах ниже 0,25 fкр проводят прямую со спадом 4 дБ на октаву, на частотах выше 2 fкр с подъемом 8 дБ на октаву. По этой кривой определяют значения R для среднегеометрических частот октавных полос и строят частотную характеристику R в октавных полосах.

Таблица 9 – Таблица для построения расчетной кривой звукоизолирующей способности

|  |  |  |  |
| --- | --- | --- | --- |
| Материал конструкции | Плотность,ρ кг/м3 | Скорость продольной волны спр, м/с | Звукоизолирующая способность R, дБ |
| 0,25 fкр | 0,5 fкр | 0,63 fкр |  fкр | 2 fкр |
| СтальАлюминиево-магниевые сплавыСтеклопластикФанераОрганическое стеклоСиликатное стекло | 78002800170080011902500 | 5,2·1035,1·1033,5·1032,1·1031,9·1034·103 | 3028282633- | 373131283635 | ----36- | 302228253029 | 393033303837 |

Область применения этой методики расчета звукоизолирующей способности ограждений ограничивается следующими условиями.

1. минимальный размер однослойной перегородки должен быть во много раз больше длины волны на критической частоте λкр или практически:

lмин≥8λкр (19)

, м (20)

где спр - скорость продольной звуковой волны в пластине (определяется по таблице 9), h- толщина преграды, м, fкр - критическая частота.

Нижняя граница расчетного диапазона частот определяется из условий:

(21)

 (22)

из двух значений частоты, рассчитанных по формулам, принимается наибольшее.

Наивысшая частота, для которой справедлива предлагаемая методика расчета, зависит от толщины преграды и определяется из условия:

fв≈0,05спр/h.

*Кабины наблюдения и дистанционного управления, звукоизолированные укрытия.*

Чтобы защитить от шума обслуживающий персонал, на производственных участках с шумными технологическими процессами или особо шумным оборудованием должны устраиваться кабины наблюдения и дистанционного управления. Такие кабины представляют собой изолированные помещения из обычных строительных материалов. Расчет производят по формулам 13-14.

Изоляция шума стеной с дверью или окном:

  (23)

где Rс – изоляция воздушного шума глухой частью стены; Rо - изоляция воздушного шума окном или дверью; Sс и Sо – площадь соответственно глухой части стены и окна или двери, м2.

Для повышения изоляции шума стеной с дверью или окном следует увеличить изоляцию шума дверью или окном. Требуемая изоляция шума Rт стеной с дверью или окном будет обеспечена, если выбрать

  (24)

Требуемая звукоизолирующая способность ограждений кабины наблюдения может быть понижена, если применить облицовку свободных внутренних поверхностей кабины звукопоглощающим материалом. При этом увеличивается постоянная помещения В кабины и уменьшается требуемая звукоизолирующая способность ограждений.

На аэродромах, в шумных цехах и на производственных участка, где невозможно устроить кабины наблюдения с дистанционным управлением, можно устраивать звукоизолированные укрытия для персонала, не связанного постоянно или временно с работой около шумных стендов или агрегатов. Укрытия могут иметь облегченную конструкцию и изготовляться из сборных металлических панелей. Такие конструкции должны быть обязательно герметизированы резиновыми прокладками и с внутренней стороны иметь звукопоглощающую облицовку толщиной не менее 50 мм.

*Звукоизолирующие кожухи.*

Одним из распространенных и эффективных способов сни­жения шума машин и оборудования, установленных в помещени­ях или на территории жилой застройки, является устройство на них звукоизолирующих кожухов, полностью закрывающих источ­ники шума, что дает возможность значительно уменьшить шум машин, поскольку устраняет свободное (прямое) распростране­ние звуковых волн. Конструкции применяемых кожухов весьма разнообразны. В зависимости от вида машины, условий ее экс­плуатации они бывают стационарными, объемными или разборны­ми, имеют смотровые окна, открывающиеся дверцы для обслужи­вания, проемы для ввода различных коммуникаций. Звукоизоли­рующий кожух - это составное ограждение, эффективность кото­рого зависит не только от собственной звукоизоляции его от­дельных элементов, но и от их герметичности. Особенно это важно при установке кожуха на машину, работа которой должна проходить при определенных температурах, что вынуждает созда­вать систему обдува. С этой целью в кожухе делаются отвер­стия для прохода воздуха, оборудованные глушителями шума, которые должны обеспечить снижение шума не ниже требуемой звукоизоляции стенок кожуха, но не должны обладать излишним аэродинамическим сопротивлением. Наиболее подходящими для этой цели являются щелевидные глушители из звукопоглощающе­го материала толщиной 50 мм, расположенного о одной или двух сторон щели, ширина которой должна быть соответственно в пре­делах 10-20 и 20-40 мм. Длина глушителя определяется расче­том, обычно она составляет 500-700 мм.

Стенки кожуха выполняются из листовых несгораемых или трудносгораемых материалов (стали, дюралюминия, пластмасс и др.). Внутренняя поверхность кожуха обязательно должна обли­цовываться звукопоглощающим материалом толщиной 30-100 мм с целью уменьшения плотности звуковой анергии внутри кожуха и, в итоге, дли повышения его эффективности. Стенки кожуха не должны соприкасаться с изолируемой машиной.

Требуемая эффективность звукоизолирующего кожуха опре­деляется по формуле

 (23)

где *L* - рассчитанный уровень звукового давления в расчетной точке или измеренный уровень, дБ; *Lдоп -* допустимый уровень по нормам, дБ.

При проектировании необходимо обеспечить такое снижение шума кожухом *ΔL*кож, которое было бы не меньше требуемой эффективности *ΔL*кож.тр.

Величина *ΔL*кож общем виде зависит от звукоизоляции стенок кожуха, его размеров, наличия и качества звукопогло­щающей облицовки, источника шума и других факторов и прибли­женно может быть определена по формуле

*ΔLкож=R+10lgα, дБ* (24)

где *α* - реверберационный коэффициент звукопоглощения выбран­ной конструкции облицовки внутренней поверхности кожуха, определяемый по табл. 10 или справочным данным; R *-* звукоизоляция в дБ cтенок кожуха, определяемая графическим способом путем изображения ее в виде ломаной линии.

Координаты точек В и С (частоты *fB* и *fС* и величина звукоизоляции *RB RC*), берутся из табл. 11, наклон отрезка АВ составляет 5 дБ/октава для глухих однослойных конструкций из органического и силикатного стекла и 4 дБ/октава для конструкций из других материалов, наклон отрезка СД - 8 дБ/октава.

Таблица 11- Определение координат точек В и С.

|  |  |  |  |  |  |
| --- | --- | --- | --- | --- | --- |
| Материал стенки кожуха | Плотность, кг/м3 | *fB* | *fС* | *RB* | *RC* |
| СтальАлюминиевые сплавыОрганическое стекло |  | 6000/h6000/h17000/ h | 12000/h12000/h34000/ h | 393237 | 312230 |
| Стекло силикатное |  | 6000/ h | 12000/h | 35 | 29 |
| Асбоцементный лист | 2100 | 9000/ h | 18000/ h | 35 | 29 |
| То же | 1800 | 9000/ h | 18000/ h | 34 | 28 |
| То же | 1600 | 10000/ h | 20000/ h | 34 | 28 |
| То же | 1500 | 11000/ h | 22000/ h | 36 | 30 |
| Сухая гипсовая штукатурка | 1100 | 19000/ h | 38000/ h | 36 | 30 |
| То же | 830 | 19000/ h | 38000/ h | 34 | 27 |
| Древесностружечная плита | 850 | 13000/ h | 26000/ h | 32 | 27 |
| То же | 650 | 13500/ h | 27000/ h | 30,5 | 26 |
| Твердая древесноволокнистая плита | 1100 | 19000/ h | 38000/ h | 35 | 29 |

Если расчет по формуле (24) показал, что для принятой конструкции кожуха величина *ΔL*кож оказалась меньше требуе­мой *ΔL*кож.тр., то необходимо увеличить толщину стенок ко­жуха, применить другой материал для него или заменить звуко­поглощающий материал более эффективным.

Звукоизолирующие кожухи следует устанавливать на полу на резиновых прокладках, не допуская соприкосновения элементов кожуха с агрегатом. Если кожух закрывает только наиболее шумную часть агрегата и соединен со станиной или другими элементами источника шума, то даже при наличии виброизолирующих прокладок зависимость между акустической эффективностью кожуха и звукоизолирующей способностью его стенок будет значительно ниже и может быть определена только экспериментальным путем.

Во всех случаях, когда на кожух могут передаваться вибрации от изолируемого источника шума, стенки кожуха следует покрывать вибродемпфирующим материалом мастичного типа. Толщина покрытия должна быть в 2-3 раза больше толщины металлической стенки кожуха.

*Звукопоглощающие облицовки и акустические экраны.*

Одним из способов снижения шума в помещениях является их акустическая обработка. Это – облицовка части внутренних поверхностей ограждений помещений звукопоглощающим материалом или специальной звукопоглощающей конструкцией, а также размещения в помещении штучных звукопоглотителей. Наибольший акустический эффект можно получить в точках, расположенных в зоне отраженного звука. Акустический эффект звукопоглощающей обработки помещения в точках, удаленных от источников, в основном зависит от акустических характеристик помещения до обработки и акустических характеристик звукопоглощающих конструкций.

Звукопоглощающие облицовки, как правило, размешают на потолке и стенах (иногда верхних частях стен). Для достижений максимально возможного поглощения рекомендуется облицовывать не менее 60% общей площади внутренних поверхностей помещения бокса. При выборе конструкции облицовки необходимо учитывать спектр шума с тем, чтобы обеспечить максимальное звукопоглощение в заданном диапазоне частот и данные условия 'рабо­ты' облицовки (возможность механического повреждения обли­цовки, необходимость ее периодической очистки, наличие вибра­ций, паров масла и т.д.).

В относительно низких (менее 6 м) и протяженных помещениях облицовки рекомендуется размещать на потолке. В узких и очень высоких помещениях целесообразно размещать акустическую облицовку на стенах, оставляя только их нижние части (2м высотой) необлицованными. В помещениях высотой более 6 м следует предусматривать устройство подвесного звукопоглощающего потолка.

Снижение шума в акустически обработанном помещении (в зоне отраженного звука) обычно составляет 6-15 дБ в обла­сти средних и высоких частот, где применение звукопоглощаю­щей облицовка наиболее эффективно.

Снижение уровня звукового давления за счет установки звукопоглощающей облицовки определяется по формуле

дБ, (25)

где *В* и *В1 —* соответственно постоянная помещения до и после установки облицовки, м2.

Постоянная помещения *В* определяется умножением постоян­ной помещения на среднегеометрической частоте 1000 Гц (В1000) на частотный множитель *μ* , а постоянная помещения В1000 определяется по графику, приведенному на рис. 3. Значения частотного множителями даны в табл. 6.

Постоянную помещения В1 рассчитывают по формуле

 м2 (26)

где А1=(S-Sобл)- эквивалентная площадь звукопоглощения поверхностями, не имеющими звукопоглощающей облицовки;  -средний коэффициент звукопоглощения в помещении до установки облицовки, определяемый по формуле  где S-суммарная площадь внутренних ограничивающих помещение поверхностей, м2

1  *-* средний коэффициент звукопоглощения помещения с установленной облицовкой

 (27)

Здесь Δ *А* - добавочное звукопоглощение, вносимое звукопоглощающими конструкциями, определяемое по формуле

 (28)

где αобл - реверберационный коэффициент звукопоглощения конст­рукции облицовки, определяемый по табл. 11 или по справочнику, Sобл – площадь облицовки, м2, Ашт – площадь звукопоглощения штучного звукопоглотителя в м2, определяемая по приложению; nшт – количество штучных звукопоглотителей.

Приближенно эквивалентную площадь звукопоглощения можно определить по формуле:

, м2,

где V – объем помещения, м3.

Величина снижения уровня звукового давления ΔLтр на рабочих местах производственных помещений при акустической обработке этих помещений зависит от соотношения между прямым звуком, приходящим непосредственно от источника шума, и звуком отраженным; эта величина оказывается меньше, чем при расчетах по формуле 25. В данном случае для вычисления величины ΔL может служить формула

 (29)

где L – уровень звукового давления в расчетной точке до акустической обработки, дБ; Lобл – уровень звукового давления в той же точке после акустической обработки, дБ; χi – определяется по графику рис. 7; Δi = 10 - определяется по табл. 12, положив LРi =К; LРi – уровень звуковой мощности i-ого источника шума, дБ; Si – площадь воображаемой поверхности, м2, окружающей i –ый источник шума и проходящей через расчетную точку (для небольших источников, у которых максимальный размер lмакс<ri Si≈πr2i где ri – расстояние от акустического центра i –ого источника до расчетной точки, м); m – количество источников шума, расположенных вблизи от расчетной точки (т.е. источников, для которых ri ≤4 rмин , где rмин – расстояние от расчетной точки до акустического центра ближайшего источника); n – общее количество источников шума в помещении; B и B1 – постоянные помещения до и после его акустической обработки, B определяют по графику рис. 3, B1 – по формуле 26.

 Если в помещении установлено оборудование, излучающее одинаковую звуковую мощность, снижение уровня шума благодаря акустической обработке определяют по формуле

 (30)

где обозначения те же, что в формуле 29.

Необходимое снижение шума в зоне отраженного звука может быть достигнуто акустической обработкой помещения при величинах ∆Lтр, не превышающих 10-12 дБ в области средних частот, а на рабочих местах (в зоне прямого звука) при ∆Lтр не более 4-5 дБ. При ∆Lтр, больших указанных величин, акустическую обработку поверхности следует производить только в сочетании с другими мероприятиями по защите от шума.

Таблица 12 – Нахождение величины Δ = 10

|  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |
| --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- |
| единицы К | 0 | 1 | 2 | 3 | 4 | 5 | 6 | 7 | 8 | 9 |
| десятки К |
| Δi = 10 |
| 0123456789101112 | 11·1011·1021·1031·1041·1051·1061·1071·1081·1091·10101·10111·1012 | 1,31,3·1011,3·1021,3·1031,3·1041,3·1051,3·1061,3·1071,3·1081,3·1091,3·10101,3·10111,3·1012 | 1,61,6·1011,6·1021,6·1031,6·1041,6·1051,6·1061,6·1071,6·1081,6·1091,6·10101,6·10111,6·1012 | 22·1012·1022·1032·1042·1052·1062·1072·1082·1092·10102·10112·1012 | 2,52,5·1012,5·1022,5·1032,5·1042,5·1052,5·1062,5·1072,5·1082,5·1092,5·10102,5·10112,5·1012 | 3,23,2·1013,2·1023,2·1033,2·1043,2·1053,2·1063,2·1073,2·1083,2·1093,2·10103,2·10113,2·1012 | 44·1014·1024·1034·1044·1054·1064·1074·1084·1094·10104·10114·1012 | 55·1015·1025·1035·1045·1055·1065·1075·1085·1095·10105·10115·1012 | 6,36,3·1016,3·1026,3·1036,3·1046,3·1056,3·1066,3·1076,3·1086,3·1096,3·10106,3·10116,3·1012 | 88·1018·1028·1038·1048·1058·1068·1078·1088·1098·10108·10118·1012 |
| Δi = 10 |
| 012345678910 | 11·10-11·10-21·10-31·10-41·10-51·10-61·10-71·10-81·10-91·10-10 | 0,80,8·10-10,8·10-20,8·10-30,8·10-40,8·10-50,8·10-60,8·10-70,8·10-80,8·10-90,8·10-10 | 0,630,63·10-10,63·10-20,63·10-30,63·10-40,63·10-50,63·10-60,63·10-70,63·10-80,63·10-90,63·10-10 | 0,50,5·10-10,5·10-20,5·10-30,5·10-40,5·10-50,5·10-60,5·10-70,5·10-80,5·10-90,5·10-10 | 0,40,4·10-10,4·10-20,4·10-30,4·10-40,4·10-50,4·10-60,4·10-70,4·10-80,4·10-90,4·10-10 | 0,320,32·10-10,32·10-20,32·10-30,32·10-40,32·10-50,32·10-60,32·10-70,32·10-80,32·10-90,32·10-10 | 0,250,25·10-10,25·10-20,25·10-30,25·10-40,25·10-50,25·10-60,25·10-70,25·10-80,25·10-90,25·10-10 | 0,20,2·10-10,2·10-20,2·10-30,2·10-40,2·10-50,2·10-60,2·10-70,2·10-80,2·10-90,2·10-10 | 0,160,16·10-10,16·10-20,16·10-30,16·10-40,16·10-50,16·10-60,16·10-70,16·10-80,16·10-90,16·10-10 | 0,130,13·10-10,13·10-20,13·10-30,13·10-40,13·10-50,13·10-60,13·10-70,13·10-80,13·10-90,13·10-10 |

Если расчетная точка расположена в зоне отраженного звука, т.е. на расстоянии от ближайшего источника шума больше, чем rпр, а ΔLтр не превышает 10-12 дБ, можно вычислить величину требуемого дополнительного звукопоглощения ΔАтр, обеспечивающего достижение необходимой величины снижения уровня звукового давления ΔLтр.

Величину ΔАтр можно определить, пользуясь графиками 11 и 12. для этого по известным величинам среднего коэффициента звукопоглощения акустически необработанного помещения α и требуемого снижения уровня шума ΔLтр по рис. 11 определяется величина k – коэффициент пропорциональности, связывающий ΔАтр с площадью ограждающих поверхностей S:

ΔAтр=kS, м2 (31)

Рисунок 11- Номограмма для определения коэффициента пропорциональности k по известным среднему коэффициенту звукопоглощения в необлицованном помещении α и требуемой величине снижения уровня звукового давления ΔLтр.

С помощью графика 12 по величине k и известной площади S определяют ΔАтр для каждой октавной полосы. Далее, по виду частотной характеристики ΔАтр(f) по таблице 11 подбирают идентичную ей характеристику реверберационного коэффициента звукопоглощения и соответствующую конструкцию облицовки.

Рисунок 12 – Номограмма для определения ΔАтр по известным коэффициентам k и площади S.

Необходимую для обеспечения ΔАтр площадь звукопоглощающей облицовки Sобл определяют из соотношения

Sобл= ΔАтр/ αокт м2 (32)

где αокт – реверберационный коэффициент звукопоглощения выбранной конструкции облицовки в данной октавной полосе частот.

Если определенная в результате расчета Sобл окажется больше той площади, которую можно облицевать в данном помещении, то Sобл принимают максимально возможной и дополнительно применяют штучные звукопоглотители. Необходимое количество штучных звукопоглотителей определяют по формуле

 (33)

где Ашт.окт – эквивалентная площадь звукопоглощения выбранного штучного звукопоглотителя в данной октавной полосе частот, м2.

Величину n выбирают наибольшей из полученных для каждой октавной полосы.

Для проверки величин ожидаемого снижения уровня звукового давления в расчетной точке может быть использована формула 25.

*Снижение шума при помощи акустических экранов.*

Акустические экраны целесообразно применять, когда в расчетной точке уровень звукового давления прямого звука от рассматриваемого источника существенно выше, чем уровни звукового давления, создаваемого в той же точке соседними источниками шума и отраженным звуком.

Для источников с примерно равномерным излучением шума уровень звукового давления прямого звука i-ого источника в расчетной точке определяется по формуле

Liпр=LPi-20lgri-8 дБ (34)

где LPi - уровень звуковой мощности рассматриваемого источника шума, дБ; ri – расстояние от акустического центра до расчетной точки, м.

Уровень звукового давления, создаваемого всей отраженной звуковой энергией в той же точке, определяют из выражения:

 (35)

где LPk- уровень звуковой мощности k-ого источника шума, дБ; n – общее число принимаемых в расчет источников шума; В – постоянная помещения, м2.

В акустически необработанных помещениях, где постоянная В мала, применение экранов будет малоэффективно. Поэтому акустические экраны должны применяться в сочетании с акустической обработкой помещения (рис. 13).

1 – акустический экран со звукопоглощающей облицовкой; 2 – смотровое окно; 3 – источник шума; 4 – звукопоглощающая облицовка; 5 – звукопоглощающие кулисы в межферменном пространстве.

Рисунок 13 – Применение акустических экранов в сочетании с акустической обработкой помещения.

При определении постоянной помещения с акустической обработкой следует учитывать звукопоглощение, вносимое экранами, которые всегда облицовываются звукопоглощающим материалом. Дополнительное звукопоглощение, вносимое экранами, определяют по формуле

 (36)

где αэкр – реверберационный коэффициент звукопоглощения облицовки экрана; определяется по таблице 11; Sjэкр – площадь экрана, м2 (при двухсторонней облицовке площадь экрана удваивается) ; m – общее количество экранов, установленных в помещении.

Экраны могут быть изготовлены из стальных или алюминиевых листов толщиной 1,5 –2 мм. По периметру листов предусматривается профиль, придающий жесткость конструкции и представляющий собой опору для крепления перфорированного листа, закрывающего звукопоглощающий материал, толщиной около 50 мм.

Снижение уровня звукового давления в расчетной точке в результате установки экрана определяют по формуле

 (37)

где Liпр – уровень звукового давления прямого звука от расматриваемого источника в расчетной точке до установки экрана, дБ; определяется по формуле 34; LРi – уровень звуковой мощности каждого источника в данном помещении, дБ; ΔLэкр – акустическая эффективность экрана, дБ; В – постоянная помещения до установки экранов; В1 – постоянная помещения после установки экранов, м2.

Постоянную В1 определяют по формуле

 (38)

 (39)

А1 и ΔА – то же, что в формуле 26, Аэкр – эквивалентная площадь поглощения, вносимого экраном, определяется по формуле 36; S – общая суммарная площадь ограничивающих помещение поверхностей.

Акустическую эффективность экрана ΔLэкр определяется экспериментально в условиях свободного поля. Эффективность экрана, изготовленного из стального листа толщиной 2 мм с односторонней облицовкой слоем звукопоглотителя толщиной 50 мм при различных соотношениях размера экрана и местоположения точки прослушивания приведены в таблице 13.

Эти данные справедливы при размерах источника a≤0,5 м и b≤1м, где a- высота источника шума, b –его длина. Эффективность экранов растет с увеличением отношения высоты экрана Н к высоте источника шума и длины экрана l к длине источника шума.

Таблица 13 – Эффективность экранов при r1=0,5 м (r1 – расстояние от экрана до источника шума)

|  |  |
| --- | --- |
| Размеры экрана и координаты РТ,м | Среднегеометрическая частота октавной полосы, Гц |
| H | h | l | r2 | 63 | 125 | 250 | 500 | 1000 | 2000 | 4000 | 8000 |
| 2.4 | 1,2 | 1 | 123 | 000 | 000 | 543,5 | 765,5 | 8,586,5 | 98,58 | 11,51210 | 1513,513 |
| 2,4 | 1,2 | 1,5 | 123 | 00,51,5 | 00,51 | 99,57 | 108,58 | 10109,5 | 141211,5 | 1715,515 | 1918,517 |
| 2,4 | 1,2 | 2 | 123 | 331,5 | 775 | 108,55,5 | 1311,57,5 | 1412,513 | 151513 | 211917 | 232222 |
| 2,4 | 1,2 | 3,5 | 123 | 54,54 | 55,56 | 9109 | 14,5129,5 | 17,516,514 | 16,517,515 | 222219,5 | 2323,522 |
| 2,4 | 1,2 | 5 | 123 | 886 | 111010 | 139,57 | 161312 | 21,52015,5 | 242322 | 252423,5 | 272725 |
| 1,5 | 0,75 | 1,75 | 123 | 211,5 | 10-0,5 | 65,57 | 107,55,5 | 10,510,58,5 | 121212 | 141413,5 | 1615,515 |
| 1,5 | 0,75 | 2,4 | 123 | 44,54 | 0,50,51 | 545,5 | 11,59,510 | 161412 | 15,51515 | 202017,5 | 222220 |
| 1,5 | 0,75 | 3,25 | 123 | 65,55,5 | 631,5 | 97,58,5 | 1499 | 171411,5 | 1615,515 | 191918 | 212020 |
| 1,5 | 0,75 | 4,75 | 123 | 6,56,56,5 | 6,530,5 | 101112 | 121212,5 | 1816,514,5 | 201716,5 | 2220,520,5 | 2423,522,5 |
| 1 | 0,5 | 2,4 | 123 | 321,5 | 000 | 3,530 | 91010 | 9,598,5 | 11,51010 | 141313,5 | 1715,514 |
| 2 | 1 | 2,4 | 123 | 444 | 543,5 | 1087,5 | 12,510,59,5 | 14,514,512,5 | 15,515,515,5 | 19,518,518,5 | 232220,5 |

В общем виде акустическую эффективность экрана можно определить, используя таблицу:

|  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |
| --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- |
| К | 0 | 0,5 | 1 | 1,5 | 2 | 3 | 4 | 5 | 7 | 10 |
| ΔК | 5 | 8 | 11 | 13,5 | 15 | 18 | 20 | 22 | 25 | 30 |

Здесь К – сложная величина, зависящая от размера экрана, его расположения, частоты звука, которая определяется по формуле:

,

где f – частота звука, Гц, h – высота экрана, м ; l- длина экрана, м; a – расстояние от экрана до источника шума, м; b – расстояние от экрана до рабочего места, м.

При снижении уровня шума от транспортных потоков и железнодорожных поездов используют следующую формулу:

ΔLэкр=6lgδ + 15 при 0,05≤δ≤50 и

ΔLэкр=5(1 + 7δ) при δ≤0,05,

где δ = a + b – c, a , b, c – кратчайшее расстояние, м соответственно между акустическим центром источника шума и верхней кромкой экрана; расчетной точкой и верхней кромкой экрана; акустическим центром и расчетной точкой (рис 1).

При многополосном движении условный акустический центр находится по оси, наиболее отдаленной от расчетной точки полосы движения на высоте 1 м. Расстояние определяют с точностью до 1 см:







где *a´* и *b´* - длина проекции соответственно расстояний *a* и *b* на горизонтальную плоскость, м; Нэ, Ни, Нр – соответственно отметки вершины экрана, источника шума и расчетной точки, м.

Акустическая эффективность повышается при приближении экрана к источнику шума.

Р

b

a

ИШ

Hэ  с

*a´*

*b´*

Рис. 1 Расчетная схема бесконечного экрана.

Приближенный расчет эффективности экрана проводится с помощью метода Реттингера. Согласно этого метода определяется критерий затухания М и по графику определяется акустическая эффективность экрана.

Расчетная схема экрана представлена на рис. 2.

h

α

##### H

PT

ИШ

K

x

y

#### H – высота экрана, h – высота от источника шума (ИШ) до вершины экрана, K – высота расположения расчетной точки, x – расстояние от ИШ до экрана, у – расстояние от экрана до расчетной точки (РТ), cos α – угол, образованный линией, соединяющей ИШ с вершиной экрана и линией, равной расстоянию до экрана.

Критерий затухания определяется по формуле:

1. при расположении ИШ и РТ на разных уровнях:

,

где , λ=*С/f* – длина волны, м; *f* – частота звуковой волны, Гц.

1. при расположении ИШ и РТ на одном уровне:



По графику (рис.3) определяется снижение шума за счет экрана.



#### Снижение аэродинамических шумов

Аэродинамические шумы снижаются за счет ограничения скорости обтекания конструкций и агрегатов струями воздуха, уменьшением вихреобразования в струях, а также использования различных глушителей. Глушители аэродинамического шума могут быть активными, реактивными и комбинированными. В активных глушителях снижение шума осуществляется звукопоглощающими пористыми материалами, а в реактивных – за счет последовательного включения в воздуховод расширительных камер или преград.

 Простейший активный глушитель представляет собой отрезок трубы, облицованной внутри войлоком. Ослабление шума в таком глушителе пропорционально коэффициенту поглощения облицовки, ее длине и обратно пропорционально сечению канала. Активные глушители не вызывают существенных потерь мощности двигателя на преодоление сопротивления потоку, и их частотный спектр сплошной.

Снижение уровня шума при использовании активных глушителей ориен6тировочно можно определить по формуле:

, дБ,

где *Р* – периметр канала, м; *S*к – площадь сечения канала, м2; *l* – длина канала, м; *f(α*) – эффективный коэффициент поглощения в диффузионном звуковом поле, зависящий от величины коэффициента звукопоглощения облицовки:

|  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |
| --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- |
| *α* | 0,10 | 0,20 | 0,30 | 0,40 | 0,50 | 0,60 | 0,70 | 0,80 | 0,90 |
| *f(α*) | 0,10 | 0,20 | 0,35 | 0,50 | 0,65 | 0,90 | 1,20 | 1,60 | 2,0 |

При подсчете среднего снижения общего уровня шума коэффициент звукопоглощения принимается по частоте 500 Гц. Если известен спектр шума выхлопа или всасывания, то подсчет ведется в активных полосах частот.

Реактивные глушители поглощают звук за счет образования «волновой пробки» и применяются для снижения шума в узких частотных полосах.

Шумопоглощающая способность реактивных глушителей при условии диффузионности звукового поля в расширительной камере приближенно может быть рассчитана согласно зависимости

, дБ

где Sв – внутренняя поверхность камеры, м2; Sк – площадь сечения выходного канала, м2.

**Приложение 1**

**Шумовые характеристики оборудования**

|  |  |  |  |
| --- | --- | --- | --- |
| Оборудо-вание | Марка, модель | Габариты, мм | Уровни звуковой мощности, дБ на среднегеометрических частотах октавных полос, Гц |
| длина | ширина | высота | 63 | 125 | 250 | 500 | 1000 | 2000 | 4000 | 8000 |
| *1. Металлорежущее оборудование* |
| Станки токарной группы |
| Автоматы одношпин-дельныегоризонталь-ныепрутковые | 1Б118 | - | - | - | 87 | 88 | 95 | 94 | 91 | 86 | 79 | - |
| 1Б112 | - | - | - | 82 | 83 | 84 | 85 | 81 | 76 | 74 | - |
| 1А12П | - | - | - | 82 | 84 | 80 | 79 | 79 | 78 | 80 | - |
| 1Б10А | 1250 | 810 | 1430 | 90 | 95 | 100 | 102 | 104 | 101 | 94 | 89 |
| 1Б10В | 1250 | 810 | 1430 | 90 | 95 | 100 | 102 | 104 | 101 | 94 | 89 |
| 1М06А | 1250 | 810 | 1450 | 90 | 95 | 100 | 102 | 104 | 101 | 94 | 89 |
| 1М06В | 1250 | 810 | 1450 | 90 | 95 | 100 | 102 | 104 | 101 | 94 | 89 |
| 1М10В | 1460 | 870 | 1450 | 90 | 95 | 100 | 102 | 104 | 101 | 94 | 89 |
| 1М10А | 1460 | 870 | 1450 | 90 | 95 | 100 | 102 | 104 | 101 | 94 | 89 |
| 1А12В | 1465 | 870 | 1365 | 90 | 95 | 100 | 102 | 104 | 101 | 94 | 89 |
| 1П16А | - | - | - | 90 | 95 | 100 | 102 | 104 | 101 | 94 | 89 |
| 11Т168 | 1900 | 945 | 1520 | 90 | 95 | 100 | 102 | 104 | 101 | 94 | 89 |
| 11Т16А | 1900 | 945 | 1520 | 90 | 95 | 100 | 102 | 104 | 101 | 94 | 89 |
| П116 | - | - | - | 90 | 95 | 100 | 102 | 104 | 101 | 94 | 89 |
| 1Д25В | 2680 | 1070 | 1630 | 107 | 101 | 97 | 93 | 91 | 89 | 87 | 86 |
| Станки токарно-центровые (токарно-винторезные с наибольшим диаметром обработки до 200 мм) | 16Т01П | 580 | 410 | 310 | 70 | 77 | 76 | 80 | 78 | 78 | 80 | 75 |
| 16Т01А | 580 | 410 | 310 | 70 | 77 | 76 | 80 | 78 | 78 | 80 | 75 |
| Т-28 | - | - | - | 73 | 74 | 78 | 80 | 77 | 77 | 77 | 70 |
| 16Т02-А | 695 | 520 | 300 | 70 | 77 | 76 | 80 | 78 | 78 | 80 | 75 |
| 16Т02П | 695 | 520 | 300 | 70 | 77 | 76 | 80 | 78 | 78 | 80 | 75 |
| 16Т03А | 1210 | 725 | 1190 | 70 | 77 | 76 | 80 | 78 | 78 | 80 | 75 |
| 16Р04П | 1310 | 650 | 1208 | 70 | 77 | 76 | 80 | 78 | 78 | 80 | 75 |
|  1К62Т | - | - | - | - | 50 | 68 | 72 | 73 | 63 | 61 | 56 |
| 16Т04А | 1382 | 686 | 1310 | 70 | 77 | 76 | 80 | 78 | 78 | 80 | 75 |
| 16У03П | 1380 | 730 | 1215 | 70 | 77 | 76 | 80 | 78 | 78 | 80 | 75 |
| 16У04П | 1380 | 730 | 1215 | 70 | 77 | 76 | 80 | 78 | 78 | 80 | 75 |
| 16Б04П | 1310 | 690 | 1360 | 70 | 77 | 76 | 80 | 78 | 78 | 80 | 75 |
| 16Е04В | 1440 | 790 | 1400 | 70 | 77 | 76 | 80 | 78 | 78 | 80 | 75 |
| 16М04В | 1805 | 935 | 1605 | 74 | 84 | 88 | 89 | 87 | 82 | 78 | 76 |
| Токарно-винторезный  | 16К20 | - | - | - | 107 | 101 | 97 | 93 | 91 | 89 | 87 | 86 |
| Станки сверлильно-расточной группы |
| Станки вертикально-сверлильные настольные (диаметр сверления до 12 мм) | 2Н106Н | 560 | 405 | 626 | 100 | 93 | 87 | 84 | 81 | 79 | 77 | 75 |
| 2Н108П-4 | - | - | - | 100 | 93 | 87 | 84 | 81 | 79 | 77 | 75 |
| 2М103П | 200 | 370 | 535 | 100 | 93 | 87 | 84 | 81 | 79 | 77 | 75 |
| 2К112 | 1285 | 580 | 570 | 83 | 83 | 85 | 88 | 88 | 81 | 76 | 66 |
| 2Н106П3 | 1120 | 645 | 670 | 100 | 93 | 87 | 84 | 81 | 79 | 77 | 75 |
| 2М112 | 355 | 730 | 820 | 70 | 69 | 71 | 78 | 78 | 75 | 74 | 64 |
| 2Г106П-2 | 695 | 580 | 570 | 70 | 69 | 71 | 78 | 78 | 75 | 74 | 64 |
| 2Г106П-3 | 960 | 580 | 570 | 70 | 69 | 71 | 78 | 78 | 75 | 74 | 64 |
| 2Г106П-4 | 1285 | 580 | 570 | 76 | 81 | 84 | 87 | 87 | 87 | 79 | 78 |
| ОС-401А | 640 | 1370 | 2715 | 76 | 81 | 84 | 87 | 87 | 87 | 79 | 78 |
| ОС-402А | 1500 | 970 | 2775 | 84 | 86 | 87 | 89 | 92 | 91 | 89 | 82 |
| 2Н118 | - | - | - | 103 | 96 | 91 | 88 | 85 | 83 | 81 | 80 |
| 6Н83 | - | - | - | 71 | 74 | 82 | 83 | 82 | 81 | 87 | 65 |
| Шкода | - | - | - | 76 | 85 | 84 | 82 | 78 | 75 | 71 | 70 |
| Пневмодрель  | 64-54-002 | - | - | - | 74 | 78 | 78 | 92 | 90 | 98 | 98 | 100 |
| Станки шлифовальной группы |
| Станки круглошли-фовальные | 3У10В | 1250 | 1450 | 1690 | 81 | 82 | 85 | 86 | 87 | 82 | 81 | 79 |
| 3А110В | 1880 | 2025 | 1750 | 71 | 81 | 88 | 91 | 90 | 83 | 82 | 78 |
| 3М151Ф2 | - | - | - | 112 | 106 | 102 | 99 | 97 | 95 | 93 | 92 |
| 3М131 | 5620 | 2850 | 2170 | 68 | 75 | 87 | 95 | 94 | 89 | 81 | 79 |
| 3М132 | 5620 | 2850 | 2170 | 68 | 75 | 87 | 95 | 94 | 89 | 81 | 79 |
| 3У131В | 5620 | 2585 | 1982 | 68 | 75 | 87 | 95 | 94 | 89 | 81 | 79 |
| 3У144 | 6920 | 2585 |  | 112 | 106 | 102 | 99 | 97 | 95 | 93 | 92 |
|  | 3Б634 | - | - | - | 80 | 87 | 88 | 87 | 85 | 89 | 91 | 93 |
| Шлифовальные машины | - | - | - | - | 110 | 103 | 97 | 94 | 91 | 92 | 102 | 100 |
| Термопласт-автоматы | ДЗ 126-68 | 3550 | 870 | 1750 | 52 | 60 | 70 | 73 | 73 | 72 | 69 | 65 |
| ДЗ130-125П | 4500 | 950 | 2000 | 56 | 66 | 76 | 78 | 80 | 76 | 70 | 68 |
| ДЗ132-250 | 5530 | 1100 | 1975 | 57 | 66 | 74 | 78 | 80 | 75 | 70 | 68 |
| ДЗ134-500 | 6140 | 1480 | 2220 | 78 | 85 | 87 | 90 | 88 | 85 | 81 | 78 |
| ДЗ136-1000 | 7900 | 1650 | 2610 | 76 | 78 | 80 | 83 | 87 | 88 | 86 | 81 |
| ДЗ0243,ДЗ249 | - | - | - | 74 | 83 | 89 | 88 | 87 | 79 | 69 | 59 |
| ДЗ138-2000 | 9800 | 2300 | 3175 | 74 | 83 | 89 | 88 | 87 | 79 | 69 | 59 |
| ДЗ140-4000 | 11170 | 2600 | 2515 | 74 | 83 | 89 | 88 | 87 | 79 | 69 | 59 |
| ДЗ246,ДЗ142-8000 | - | - | - | 74 | 83 | 89 | 88 | 87 | 79 | 69 | 59 |
| ДЗ140-5300 | 11170 | 2600 | 2515 | 74 | 83 | 89 | 88 | 87 | 79 | 69 | 59 |
| То же, импортные | KUASI630/2000,KUASI1000/4000 | - | - | - | 74 | 83 | 89 | 88 | 87 | 79 | 69 | 59 |
| Прессы гидравли-ческие специальные | П2541 | 8200 | 7300 | 5150 | 90 | 88 | 86 | 84 | 83 | 80 | 75 | 69 |
|  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |
| КП328 | - | - | - | 90 | 88 | 86 | 84 | 83 | 80 | 75 | 69 |
| П272А | 14800 | 10000 | 7100 | 90 | 88 | 86 | 84 | 83 | 80 | 75 | 69 |
| Пресс пневматический  | ОМ 10-37, Г-833-002 | - | - | - | 91 | 93 | 92 | 92 | 86 | 85 | 82 | 75 |
| Автомат холодно-высадочный |  АК-10-72, Г-830-016 АВК-2 | - | - | - | 99 | 102 | 106 | 109 | 109 | 107 | 106 | 101 |
| Автомат высадки  | ОБ-15-10, РУ-65-35 МВК-01 | - | - | - | 92 | 95 | 96 | 97 | 98 | 96 | 91 | 86 |
| Пресс-автомат  | ПА-350-25, 10ГЖ, СН-738 | - | - | - | 96 | 102 | 106 | 110 | 110 | 108 | 105 | 102 |
| Пресс-автомат | РД-3002, АБ-10Т, РГ-409м, НО-546 | - | - | - | 102 | 106 | 110 | 110 | 108 | 105 | 102 | 115 |
| Пресс-автомат  | АМ-246, АБ-31 | - | - | - | 88 | 90 | 90 | 89 | 87 | 86 | 84 | 96 |
| Молоты |
| Молоты ковочные пневмати-ческие одностоечные | ПМ-50М4127МА4127 | - | - | - | 103 | 105 | 106 | 104 | 101 | 95 | 92 | 90 |
| МБ4127 | 1575 | 710 | 1575 | 103 | 105 | 106 | 104 | 101 | 95 | 92 | 90 |
| М410, М411, МА411, МБ 411, М4129 | - | - | - | 103 | 105 | 106 | 104 | 101 | 95 | 92 | 90 |
| МА4129 | 790 | 1560 | 1900 | 103 | 105 | 106 | 104 | 101 | 95 | 92 | 90 |
| Молоты штампо-вочные паровоздуш-ные двойного действия (для горячей объемной штамповки) | М210, М 211 | - | - | - | 113 | 115 | 119 | 120 | 118 | 116 | 112 | 111 |
| М2140 | 3000 | 1380 | 4920 | 113 | 115 | 119 | 120 | 118 | 116 | 112 | 111 |
| М212,М2143 | - | - | - | 113 | 115 | 119 | 120 | 118 | 116 | 112 | 111 |
| МА2147 | 4500 | 2450 | 7920 |  |  |  |  |  |  |  |  |
| М2152 | 4500 | 2450 | 7920 | 113 | 115 | 119 | 120 | 118 | 116 | 112 | 111 |
| Молоты штамповоч-ные бес-шаботные высокоско-ростные, специальные | М7344,МА7344,М7348 | - | - | - | 113 | 115 | 119 | 120 | 118 | 116 | 112 | 111 |
| М7352Б | 6100 | 3550 | 3400 | 113 | 115 | 119 | 120 | 118 | 116 | 112 | 111 |
| М7352В | - | - | - | 113 | 115 | 119 | 120 | 118 | 116 | 112 | 111 |
| Клепальный молоток | - | - | - | - | 110 | 124 | 122 | 121 | 115 | 110 | 110 | 110 |
| Ножницы | - | - | - | - | 110 | 103 | 97 | 103 | 106 | 108 | 108 | 107 |
| *2. Деревообрабатывающее оборудование* |
| Станки для продольной распиловки | ЦДТ-6-3 | - | - | - | 82 | 81 | 87 | 90 | 92 | 95 | 97 | 96 |
| ЦДТ-7 | - | - | - | 82 | 81 | 87 | 90 | 92 | 95 | 97 | 96 |
| Станки для продольной распиловки бревен и брусьев | ЦДТ–6М ЦДТ–5-2Ц2Д-50Ц2Д-8Ц2Д7 | - | - | - | 82 | 81 | 87 | 90 | 92 | 95 | 97 | 96 |
| ЦР-4 | - | - | - | 82 | 81 | 87 | 90 | 92 | 95 | 97 | 96 |
| ЦДТ6-4 | - | - | - | 82 | 81 | 87 | 90 | 92 | 95 | 97 | 96 |
| ЦДТ5-3 | - | - | - | 82 | 81 | 87 | 90 | 92 | 95 | 97 | 96 |
| Станок для поперечной распиловки брусьев | ЦМ 7 | - | - | - | 82 | 81 | 87 | 90 | 92 | 95 | 97 | 96 |
| Пневмогайковерт  | И-3103 | - | - | - | 69 | 70 | 78 | 94 | 97 | 92 | 96 | 96 |
| Гайковерт  | ЭК-2 | - | - | - | 92 | 91 | 90 | 86 | 83 | 91 | 93 | 82 |
| Пилы дисковые,рубанки | - | - | - | - | 110 | 103 | 97 | 103 | 105 | 105 | 107 | 107 |
| Электродрель  | С-437-А  | - | - | - | 64 | 69 | 70 | 71 | 76 | 88 | 89 | 90 |
| *3.Оборудование для кондиционирования воздуха и вентиляции* |
| Вентиляторы центробеж-ные из алю-миниевого сплава | Ц4-70-2,5 | 490 | 453 | 515 | 57 | 63 | 68 | 67 | 66 | 61 | 54 | 42 |
| Ц4-70-3 | 605 | 573 | 637 | 65 | 69 | 76 | 75 | 73 | 70 | 62 | 50 |
| Ц4-70-4 | 785 | 717 | 780 | 64 | 68 | 75 | 74 | 73 | 68 | 61 | 49 |
| Ц4-70-5 | 838 | 894 | 927 | 72 | 76 | 83 | 82 | 81 | 76 | 69 | 57 |
| Ц4-70-6,3 | 1098 | 1120 | 1192 | 78 | 84 | 90 | 90 | 88 | 82 | 76 | 64 |
| Вентиляторы центробеж-ные из углеродистой стали | Ц10-28-3,2 | 510 | 510 | 500 | 88 | 89 | 94 | 96 | 98 | 95 | 91 | 88 |
| Ц10-28-4 | 690 | 620 | 620 | 96 | 98 | 108 | 105 | 106 | 104 | 100 | 97 |
| Ц10-28-5 | 990 | 775 | 780 | 104 | 106 | 110 | 112 | 114 | 113 | 108 | 105 |
| Ц14-46-5 | 950 | 915 | 930 | 94 | 98 | 92 | 98 | 85 | 81 | 75 | 70 |
| *4. Электросварочное оборудование* |
| Установки для ручной сварки в аргоне | УДГ-301 | 700 | 1100 | 900 | 99 | 92 | 86 | 83 | 80 | 78 | 76 | 74 |
| УДГ-501 | 700 | 1100 | 900 | 99 | 92 | 86 | 83 | 80 | 78 | 76 | 74 |
| Установка для дуговой сварки | УДГ-301-УЧ | 700 | 1100 | 900 | 90 | 95 | 96 | 97 | 89 | 87 | 85 | 81 |
| Полуавтомат сварочный | А-123-ОМ | - | - | - | 85 | 86 | 86 | 87 | 87 | 86 | 85 | 86 |
| Полуавто-маты для дуговой сварки | ПШ-5-1 | - | - | - | 68 | 71 | 70 | 79 | 76 | 82 | 84 | 82 |
| А-825М | - | - | - | 65 | 63 | 68 | 70 | 73 | 78 | 80 | 81 |
| Автомат для электросварки | А547-У | - | - | - | 78 | 80 | 80 | 81 | 80 | 79 | 79 | 75 |
| *5. Насосы и насосные агрегаты* |
| Насосы центробежные горизонтальные с колесом двухсторон-него входа | Д2000-21 | 2782 | 1445 | 1435 | 95 | 96 | 97 | 96 | 98 | 95 | 92 | 90 |
| Д2000-100 | 3795 | 1600 | 1735 | 103 | 99 | 97 | 100 | 99 | 96 | 92 | 91 |
| Д2500-62 | 3555 | 2080 | 1785 | 100 | 101 | 99 | 96 | 99 | 96 | 93 | 90 |
| ЦН400-210 | - | - | - | 99 | 101 | 104 | 103 | 104 | 99 | 92 | 85 |
| ЦН400-105 | - | - | - | 90 | 95 | 98 | 98 | 98 | 96 | 88 | 80 |
| СЭ800-100 | 3625 | 1180 | 1860 | 95 | 99 | 102 | 101 | 103 | 101 | 96 | 88 |
| СЭ1250-70 | 2040 | 1235 | 1330 | 98 | 96 | 100 | 101 | 102 | 100 | 94 | 86 |
| СЭ1250-140 | 4030 | 1520 | 2250 | 109 | 106 | 108 | 107 | 111 | 106 | 101 | 95 |
| Д200-60 | - | - | - | 92 | 93 | 94 | 95 | 92 | 96 | 92 | 88 |
| Агрегаты насосные для жидкого смазочного материала | ШФ2-25-0,8/14 | 620 | 317 | 266 | 80 | 90 | 93 | 91 | 85 | 86 | 82 | 80 |
| ШФ2-25-0,8/14-3 | 660 | 272 | 289 | 80 | 90 | 93 | 91 | 85 | 86 | 82 | 80 |
| ШФ2-25-1,4/4 | 625 | 240 | 257 | 80 | 90 | 93 | 91 | 85 | 86 | 82 | 80 |
| ШФ2-25-1,4/6 | 600 | 240 | 257 | 86 | 90 | 85 | 81 | 78 | 76 | 75 | 74 |
| ШФ2-25-1,4/14 | 610 | 317 | 266 | 80 | 90 | 93 | 91 | 85 | 86 | 82 | 80 |
| ШФ2-25-1,4/4-3 | 790 | 397 | 355 | 80 | 90 | 93 | 91 | 85 | 86 | 82 | 80 |
| ШФ2-25-1,4/14-5 | 630 | 272 | 289 | 80 | 90 | 93 | 91 | 85 | 86 | 82 | 80 |
| *6. Компрессорное оборудование* |
| Компрессоры поршневые стационарные | 2ВМ10-50/8 | 4755 | 6350 | 4080 | 103 | 106 | 102 | 101 | 109 | 96 | 91 | 91 |
| 4ВМ10-10/8 | 5830 | 6000 | 4110 | 107 | 113 | 110 | 104 | 102 | 101 | 94 | 89 |
| 2М10-100/2,2 | 5000 | 4700 | 4030 | 103 | 106 | 102 | 101 | 109 | 96 | 91 | 91 |
| 4М10-200/2,2 | 5000 | 6000 | 3945 | 107 | 113 | 110 | 104 | 102 | 101 | 94 | 89 |
| 4М10-40/70 | 9700 | 8000 | 3995 | 107 | 113 | 110 | 104 | 102 | 101 | 94 | 89 |
| Турбокомпрессоры | К200-61 | - | - | - | 119 | 117 | 120 | 124 | 124 | 130 | 133 | 180 |
| К345-91 | - | - | - | 127 | 130 | 129 | 132 | 140 | 141 | 140 | 138 |
| Компрессор специальный | 57-108-8 | - | - | - | 124 | 112 | 101 | 98 | 99 | 96 | 91 | 85 |
| Турбовоздуходувка | ТВ-80-1,4 | - | - | - | 97 | 101 | 101 | 98 | 103 | 98 | 94 | 91 |

Коэффициенты звукопоглощения поверхностей ограждающих конструкций производственных помещений и обычных материалов и конструкций

|  |  |
| --- | --- |
| Поверхности помещений | Коэффициенты звукопоглощения α в октавных полосах со среднегеометрическими частотами, Гц |
| 63 | 125 | 250 | 500 | 1000 | 2000 | 4000 | 8000 |
| Стены. Перекрытия. Пол помещений типа 1 – с небольшим количеством оборудования на единицу площади: машинные залы, генераторные, испытательные стенды, вентиляционные камеры, цехи производства ЖБК и т.п. Все ограждающие поверхности в помещениях предприятий пищевой промышленности, облицованные моющейся плиткой | 0,08 | 0,08 | 0,08 | 0,09 | 0,10 | 0,10 | 0,10 | 0,10 |
| Пол помещений типа 2 – с большим количеством оборудования или жесткой мебели на единицу площади: механические и металлообрабатывающие цехи, локомотивные и вагоноремонтные депо, цехи предприятий черной и цветной металлургии, агрегатной сборки в авиационной и судостроительной промышленности, посты управления, лаборатории, конструкторские бюро, рабочие помещения, кабинеты, классные помещения в школах, аудитории учебных заведений, читальные залы, торговые залы магазинов и т.д. | 0,15 | 0,2 | 0,25 | 0,25 | 0,3 | 0,3 | 0,35 | 0,35 |
| Пол помещения типа 3 – с большим количеством оборудования и мягких материалов: цехи деревообрабатывающей, текстильной, швейной промышленности, лечебно-профилактические и жилые помещения и т.п. | 0,2 | 0,25 | 0,3 | 0,3 | 0,4 | 0,4 | 0,45 | 0,45 |
| Обычные материалы и конструкции |
| Стены оштукатуренные, окрашенные клеевой краской | 0,01 | 0,02 | 0,02 | 0,02 | 0,03 | 0,04 | 0,04 | 0,04 |
| То же, окрашенные масляной краской | 0,01 | 0,01 | 0,01 | 0,02 | 0,02 | 0,02 | 0,02 | 0,02 |
| Штукатурка по металлической сетке с воздушной полостью позади | 0,02 | 0,04 | 0,05 | 0,06 | 0,08 | 0,04 | 0,06 | 0,06 |
| Бетон с железнением поверхности | 0,01 | 0,01 | 0,01 | 0,01 | 0,02 | 0,02 | 0,02 | 0,02 |
| Мрамор, гранит и другие каменные породы шлифованные | 0,01 | 0,01 | 0,01 | 0,01 | 0,01 | 0,015 | 0,015 | 0,02 |
| Панель деревянная толщиной 5-10мм с воздушной прослойкой 50-150 мм  | 0,15 | 0,3 | 0,15 | 0,06 | 0,05 | 0,04 | 0,04 | 0,04 |
| Плиты древесностружечные неокрашенные толщиной 20 мм (ГОСТ 10632-77) с воздушной прослойкой 50-150 мм | 0,05 | 0,1 | 0,08 | 0,05 | 0,05 | 0,08 | 0,1 | 0,1 |
| Плиты твердые древесноволокнистые толщиной 4 мм, объемным весом 1000 кг/м3, с воздушной прослойкой 50-150 мм | 0,15 | 0,3 | 0,16 | 0,08 | 0,05 | 0,04 | 0,08 | 0,08 |
| Штукатурка гипсовая сухая толщиной 10 мм (ГОСТ 6266-67) с воздушной прослойкой 50-150 мм | 0,15 | 0,3 | 0,25 | 0,1 | 0,08 | 0,05 | 0,04 | 0,04 |
| Переплеты оконные застекленные | 0,15 | 0,3 | 0,2 | 0,15 | 0,1 | 0,06 | 0,04 | 0,04 |
| Пол паркетный | 0,02 | 0,04 | 0,04 | 0,07 | 0,06 | 0,06 | 0,07 | 0,07 |
| Пол дощатый на лагах | 0,05 | 0,1 | 0,1 | 0,1 | 0,08 | 0,08 | 0,09 | 0,09 |
| Линолеум толщиной 5 мм по твердому основанию 0,01 | 0,01 | 0,02 | 0,02 | 0,03 | 0,03 | 0,04 | 0,04 | 0,04 |
| Ковер шерстяной толщиной 9 мм по бетону | 0,05 | 0,09 | 0,08 | 0,21 | 0,26 | 0,27 | 0,37 | 0,4 |
| То же на войлочной подкладке толщиной 3 мм | 0,05 | 0,11 | 0,14 | 0,37 | 0,43 | 0,27 | 0,3 | 0,3 |

### Звукопоглощающие материалы и конструкции

|  |  |  |  |  |
| --- | --- | --- | --- | --- |
| Изделия или конструкции, ГОСТ или ТУ | Средняя плотность звукопоглощающего материала pср, кг/м3 | Толщина слоя звукопоглощающего материала h, мм | Воздушный промежуток, d, мм | Реверберационный коэффициент звукопоглощения  в октавных полосах со среднегеометрической частотой, Гц |
| 63 | 125 | 250 | 500 | 1000 | 2000 | 4000 | 8000 |
| Звукопоглощающие облицовки без перфорированного покрытия1 – элемент крепления; 2 – звукопоглощающий материал |
| Плиты марки ПА/О, минераловатные акустические с несквозной перфорацией по квадрату 13%, диаметром 4 мм, размер 500/500 мм (ТУ 21-24-60-74), комбинат «Красный строитель» | 150 | 20 | 0 | (0,02) | 0,03 | 0,17 | 0,68 | 0,98 | 0,86 | 0,45 | 0,2 |
| То же | 150 | 20 | 50 | (0,02) | 0,05 | 0,42 | 0,98 | 0,90 | 0,79 | 0,45 | 0,19 |
| Плитки марки ПА/С, минераловатные, акустические, отделка «набрызгом», размер 500/500 мм (ТУ 21-24-60-74), комбинат «Красный строитель» | 150 | 20 | 0 | (0,02) | 0,05 | 0,21 | 0,66 | 0,91 | 0,95 | 0,89 | 0,70 |
| То же | 150 | 20 | 50 | (0,02) | 0,12 | 0,36 | 0,88 | 0,94 | 0,84 | 0,80 | 0,65 |
| Плиты типа акмигран, акминит, минераловатные. размер 300/300 мм (ГОСТ 17.918-72) | 400 | 20 | 0 | (0,02) | 0,11 | 0,30 | 0,85 | 0,9 | 0,78 | 0,72 | 0,59 |
| Плиты типа акмигран, акминит, минераловатные. размер 300/300 мм (ГОСТ 17.918-72) | 400 | 20 | 50 | (0,01) | 0,2 | 0,71 | 0,88 | 0,81 | 0,71 | 0,79 | 0,65 |
| То же | 400 | 20 | 200 | (0,3) | 0,48 | 0,71 | 0,70 | 0,79 | 0,77 | 0,62 | 0,59 |
| Плиты АГП, гипсовые, размер 810/810 мм, с заполнением из минеральной ваты, перфорация по квадрату 13%, диаметр 4 мм, ОСТ 21-26-76 | 80 | 20 | 0 | (0,03) | 0,09 | 0,26 | 0,54 | 0,94 | 0,67 | 0,40 | 0,30 |
| То же | 80 | 20 | 50 | (0,03) | 0,09 | 0,49 | 0,91 | 0,88 | 0,69 | 0,34 | 0,29 |
| Маты из супертонкого стекловолокна (ту 21-01-224-69), оболочка из стеклоткани типа ЭЗ-100 (ГОСТ 19907-83\*) | 15 | 50 | 0 | (0,1) | 0,4 | 0,85 | 0,98 | 1,0 | 0,93 | 0,97 | 1,0 |
| Маты из супертонкого базальтового волокна (РСТ УССР 5013-76), оболочка из декоративной стеклоткани типа ТСД (ТУ 6-11-54-74) | 20 | 50 | 0 | (0,1) | 0,2 | 0,9 | 1,0 | 1,0 | 0,95 | 0,90 | 0,85 |
| Маты из супертонкого базальтового волокна (РСТ УССР 5013-76), оболочка из стеклоткани типа ЭЗ – 100 (ГОСТ 19907-74\*) | 20 | 50 | 0 | (0,02) | 0,26 | 1,0 | 1,0 | 1,0 | 0,94 | 0,87 | 0,82 |
| Маты из супертонкого базальтового волокна (РСТ УССР 5013-76), оболочка из стеклоткани типа ЭЗ-100 (ГОСТ 19907-83\*) | 20 | 200 | 0 | (0,28) | 1,0 | 1,0 | 1,0 | 0,9 | 0,81 | 0,97 | 0,96 |
| Плиты силакпор (ОСТ 21-22-76) | 350 | 45 | 0 | (0,10) | 0,25 | 0,45 | 0,60 | 0,70 | 0,80 | 0,90 | 0,95 |
| Звукопоглощающие облицовки с перфорированным покрытием1 – звукопоглощающий материал; 2 – защитная оболочка; 3 – перфорированное покрытие |
| 1- минераловатная плита (ГОСТ 9573-96); 2 – стеклоткань типа ЭЗ-100 (ГОСТ 19907-83\*); 3- гипсовая плита, размер 500/500 мм, 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 |
| 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 | 0,52 | 0,46 | 0,42 |
| 1- минераловатная плита (ГОСТ 9573-96); 3- гипсовая плита, размер 500/500 мм, толщина 6 мм ,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 |
| 1 – прошивные минераловатные маты (ТУ 21-24-51-73); 3 - гипсовая плита, размер 500/500 мм, толщина 6 мм ,подклеенная бязью, перфорация квадратная 13%, 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 |
| 1 – прошивные минераловатные маты (ТУ 21-24-51-73); 3 - гипсовая плита, размер 500/500 мм, толщина 6 мм ,подклеенная бязью, перфорация по рисунку 13%, диаметр 7-9 мм (ТУ 400-1-283-73) | 100 | 100 | 0 | (0,05) | 0,40 | 0,89 | 0,97 | 0,76 | 0,70 | 0,71 | 0,68 |
| 1 – супертонкое стекловолокно (ТУ 21-РСФСР-224-75), 2 – стеклоткань типа ЭЗ -100 (ГОСТ 19907-83\*); 3 – гипсовая плита толщиной 7 мм, размер 500/500 мм, перфорация по рисунку 13%, диаметр 7 – 9 мм (ТУ 400-1-283-73) | 15 | 100 | 0 | (0,03) | 0,66 | 1,0 | 1,0 | 1,0 | 0,96 | 0,7 | 0,55 |
| То же | 15 | 100 | 250 | (0,4) | 0,73 | 1,0 | 1,0 | 1,0 | 1,0 | 0,92 | 0,80 |
| 1 – прошивные минераловатные маты (ТУ 21-24-51-73), 2 – стеклоткань ЭЗ-100 (ГОСТ 19907-83\*); 3 – просечно-вытяжной лист толщиной 2 мм, перфорация 74% (ГОСТ 8706-78) | 100 | 100 | 0 | (0,11) | 0,35 | 0,75 | 1,0 | 0,95 | 0,90 | 0,92 | 0,95 |
| 1 - минераловатная плита (ГОСТ 9573-96); 2 – стеклоткань ЭЗ-100 (ГОСТ 19907-83\*); 3 – просечно-вытяжной лист толщиной 2 мм, перфорация 74% (ГОСТ 8706-78) | 125 | 50 | 0 | 0,09 | 0,18 | 0,55 | 1,0 | 0,86 | 0,79 | 0,85 | 0,85 |
| То же | 125 | 50 | 100 | 0,10 | 0,27 | 0,76 | 0,90 | 0,86 | 0,92 | 0,87 | 0,87 |
| 1 – супертонкое стекловолокно (ТУ 21-РСФСР-224-75); 2 – стеклоткань ЭЗ-100 (ГОСТ 19907-83\*); 3 – просечно-вытяжной лист толщиной 2 мм, перфорация 74% (ГОСТ 8706-78) | 15 | 50 | 0 | 0,08 | 0,25 | 0,7 | 0,95 | 1,0 | 1,0 | 1,0 | 0,95 |
| То же | 15 | 50 | 250 | 0,25 | 0,63 | 1,0 | 1,0 | 1,0 | 1,0 | 1,0 | 0,95 |
| 1- маты из супертонкого базальтового волокна (РСТ УСР 5013-76); 2 - стеклоткань ЭЗ-100 (ГОСТ 19907-83\*); 3 – перфорированная алюминиевая панель (ТУ 36-1947-76) | 25 | 40 | 0 | 0,12 | 0,23 | 0,9 | 1,0 | 1,0 | 0,97 | 0,97 | 0,92 |
| То же, но с защитной плёнкой толщиной 25 мкн. (МРТУ 6-05-1065-76) | 25 | 40 | 0 | 0,08 | 0,34 | 0,74 | 1,0 | 1,0 | 0,94 | 0,87 | 0,76 |

Штучные звукопоглотители

|  |  |  |  |  |  |  |
| --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- |
| № п/п | Конструктивные особенности | Площадь поверх-ности, м2 | Масса, кг | Звукопоглощающий слой | Расстояние, мм | Эквивалентная площадь звукопоглощения А, м2 одного звукопоглотителя на среднегеометрической частоте октавной полосы, Гц |
| Средняя плотность кг/м3 | Толщина слоя, мм | Между центрами звукопоглотителей, мм | От потолка до поглотителя, мм | 63 | 125 | 250 | 500 | 1000 | 2000 | 4000 | 8000 |
| 1 | Куб со стороной 400 мм: слойн. констр:1- металлический лист толщиной 2 мм, перфорация по квадрату 30%, диаметр 10мм, шаг 16 мм; 2-стек-лоткань Э-0,1 (ГОСТ 8481-75); 3-супер-тонкое стекловолокно (ТУ 21-01-224-69) 4-каркас из проволоки диам. 3 мм | 0,96 | 1,6 | 15 | 60 | 2500 | 1250 | 0,14 | 0,4 | 0,75 | 1,23 | 1,14 | 1,05 | 0,82 | 0,67 |
| 2 | То же | 0,96 | 1,6 | 15 | 60 | 1500 | 1250 | 0,08 | 0,23 | 0,55 | 1,03 | 0,97 | 0,86 | 0,75 | 0,60 |
| 3 | То же, куб со стороной 320 мм | 0,61 | 1,2 | 15 | 60 | 2000 | 1000 | 0,1 | 0,16 | 0,37 | 0,68 | 0,84 | 0,66 | 0,52 | 0,37 |
| 4 | То же  | 0,61 | 1,2 | 15 | 60 | 1000 | 1000 | 0,05 | 0,11 | 0,34 | 0,51 | 0,6 | 0,43 | 0,4 | 0,35 |
| 5  | То же, с размером 240 | 0,32 | 0,8 | 15 | 60 | 1500 | 750 | 0,03 | 0,09 | 0,15 | 0,29 | 0,35 | 0,37 | 0,3 | 0,2 |
| 6 | Куб со стороной 400 мм: слойн. констр:1- перфорированный пластик (СТУ 30-14085-63), перфорация 30%, диаметр 10мм, шаг 16 мм; 2-слой термоизоляционного материала АТМ1 (МРТУ 6-11-64) | 0,96 | 1,7 | 10 | 40 | 2500 | 1250 | 0,12 | 0,9 | 0,7 | 1,2 | 1,10 | 1 | 0,8 | 0,6 |
| 7 | Размер 600х300х300, листы перфорированного павинола (ТУ17-21-01-1-74), супертонкое стекловолокно (ТУ 21-01-224-69) |  |  | 15 | 150 | 200 | 500 | - | 0,18 | 0,45 | 0,65 | 0,56 | 0,52 | 0,48 | 0,6 |
| 8 | Куб со стороной 400 мм: слойн. констр:1- просечно-вытяжной лист (ГОСТ 87-06-58), стеклоткань типа Э0,1 (ГОСТ 19907-74), супертонкое базальтовое волокно (РСТ УССР 5013-76), проволочный каркас | 0,96 | 2,3 | 20 | Сплошное заполнение | 1350 | 1200 | 0,15 | 0,27 | 1,08 | 1,06 | 1,17 | 1,14 | 1,0 | 1,01 |
| 9 | Размер 2600х600х300, просечно-вытяжной лист (ГОСТ 8706-58), стеклоткань типа Э0,1 (ГОСТ 19907-74), супертонкое базальтовое волокно (РСТ УССР 5013-76), проволочный каркас треугольного типа | 0,96 | 2,3 | 15 | полностью | 0 | 0 | 0,59 | 0,66 | 1,87 | 2,1 | 2,1 | 1,7 | 1,87 | 2,5 |
| 10 | То же | 0,96 | 2,3 | 80 | 40 | 50 | 0 | 0,95 | 1,1 | 2,94 | 3,8 | 3,6 | 3,45 | 2,29 | 2,0 |
| 11 | То же | 0,96 | 2,3 | 80 | 40 | 150 | 0 | 0,6 | 0,84 | 1,48 | 1,62 | 1,38 | 1,65 | 1,84 | 1,7 |
| 12 | То же | 0,96 | 2,3 | 80 | 40 | 250 | 0 | 0,17 | 0,38 | 0,83 | 1,01 | 0,99 | 1,2 | 1,57 | 1,4 |
| 13 | То же | 0,96 | 2,3 | 80 | 40 | 500 | 0 | 0,1 | 0,13 | 0,43 | 0,53 | 0,66 | 0,65 | 0,61 | 0,58 |
| 14 | Размер 500х500х40 минераловатная плита (ГОСТ 9573-72), оболочка из стеклоткани типа ТСД (ТУ6-11-54-72) | 0,96 | 2,3 | 125 | 4 | 500 | 0 | 0,28 | 0,34 | 0,60 | 0,98 | 1,45 | 1,57 | 1,56 | 1,5 |
| 15 | Размер 1000х50х80 минераловатная плита (ГОСТ 9573-72), оболочка из стеклоткани типа ТСД (ТУ6-11-54-72) | 0,96 | 2,3 | 80 | 80 | 500 | 0 | 0,31 | 0,38 | 0,81 | 1,14 | 1,22 | 1,18 | 1,07 | 1,0 |
| 16 | Куб со стороной 400 мм: слойн. констр:1- перфорированная пленка винипласта-10 толщиной 0,4 мм, перфорация 33%, стеклоткань типа Э0,1 (ГОСТ 19907-74), супертонкое секловолокно (ТУ 21-01-224-69), проволочный каркас | 0,96 | 1,7 | 15 | Сплошное заполнение | 1200 | 1600 | 0,07 | 0,19 | 0,73 | 0,89 | 1,11 | 1,05 | 1,06 | 1,12 |
| 17 | То же со слоем минераловатных плит ПП-80 (ГОСТ 9573 – 96) | 0,96 | 2 | 80 | 25 | 1200 | 1350 | 0,18 | 0,25 | 0,53 | 0,61 | 1,03 | 1,1 | 1,07 | 0,99 |
| 18 | Конический звукопоглотитель высота-250мм, диаметр 300мм, заполненный стекловатой:1-металлический кожух диаметр перфорации 10мм, шаг 20мм;2-виниплатовый кожух,пефорация 38%;3-алюминиевый кожух диаметр перфорации 10мм, шаг 20мм;4-металлический кожцх диаметр перфорации 10мм, шаг 14 мм | 0,140,140,140,34 | 0,70,7-- | 125125125- | Сплошное заполнение | 1000500100050010001000 | ---- | ------ | ------ | 0,10,10,10,10,420,45 | 0,280,240,170,140,290,46 | 0,260,220,270,240,250,56 | 0,240,210,260,220,20,8 | 0,210,20,270,170,190,76 | ------ |
| 19 | Призматический звукопоглотитель из металлических протяжных листов толщиной 1мм, перфорация 75%, размер ячейки 26х11, шаг 32 мм, стеклоткань типа Э0,1 (ГОСТ 19907-74), супертонкое секловолокно (ТУ 21-01-224-69), проволочный каркас | 1,522,272,27 | 101010 | Сплошное заполнението же50 | 5010001000 | 010001000 | - | 0,220,510,37 | 1,040,450,37 | 1,741,21,12 | 1,842,251,77 | 1,792,341,85 | 1,72,261,93 | 1,562,151,96 | 1,262,192,35 |

Звукоизоляция ограждающих конструкций зданий, дБ

|  |  |  |  |  |
| --- | --- | --- | --- | --- |
| № п/п | Материал конструкции | Толщина, мм | Поверхностная плотность, кг/м2 | Среднегеометрические частоты октавных полос |
| 63 | 125 | 250 | 500 | 1000 | 2000 | 4000 | 8000 |
| 1 | Кирпичная стена оштукатуренная с двух сторон | ½ кирп.1 кирп.2 кирп. | 220420820 | 323645 | 394148 | 404452 | 425159 | 485865 | 546470 | 606570 | 606570 |
| 2. | Железобетонная плита | 50160100200400 | 1254002505001000 | 28-344045 | 3443404247,5 | 3547404455 | 3551445161 | 4160505967,5 | 4863556570 | 55-606570 | 55-606570 |
| 3  | Гипсобетонная плита | 95 | 135 | - | 32 | 37 | 37 | 42 | 48 | 53 | - |
| 4 | Газобетонная плита | 240 | 270 | - | 39 | 42 | 51 | 56 | 54 | 52 | - |
| 5 | Шлакобетонная панель | 250 | 400 | - | 30 | 45 | 52 | 59 | 64 | 64 | - |
| 6  | древесностружечная плита | 2 | 12 | - | 23 | 26 | 26 | 26 | 26 | 26 | 23 |
| 7 | Фанера  | 3510 | 2,448 | 7913 | 111317 | 141721 | 192125 | 252528 | 262825 | 272629 | 262933 |
| 8 | Стеклопластик  | 3510 | 5,18,517 | 91217 | 131621 | 172025 | 212428 | 252831 | 293131 | 313834 | 323438 |
| 9 | Сталь с панелями жесткости, размер ячеек между ребрами не более 1х1 мм | 1358 | 7,823,43964,2 | 13192224 | 17232628 | 21273032 | 25313436 | 28353734 | 32373233 | 36383640 | 35394244 |

Звукоизолирующая способность дверей и окон, дБ

|  |  |  |  |
| --- | --- | --- | --- |
| № п/п | Конструкция | Условия прилегания по периметру | Среднегеометрические частоты октавных полос |
| 63 | 125 | 250 | 500 | 1000 | 2000 | 4000 | 8000 |
| 1 | Обыкновенная филенчатая дверь | Без уплотнит. проклС уплотн. прокл. | 712 | 1218 | 1419 | 1623 | 2230 | 2233 | 2032 | -- |
| 2. | Глухая щитовая дверь ДБ-8 толщ. 40 мм, с двух сторон фанера толщиной 4 мм | Без уплотнит. проклС уплотн. прокл | 1722 | 2227 | 2327 | 2432 | 2435 | 2434 | 2435 | -- |
| 3  | Типовая дверь П-327 | Без уплотнит. проклС уплотн. прокл | -- | 1319 | 2330 | 3133 | 3335 | 3439 | 3641 | 4442 |
| 4 | Щитовая дверь из твердых древесноволокнистых плит толщиной 4-6 мм с воздушным зазором 50 мм со стекловатой | Без уплотнит. проклС уплотн. прокл | 1723 | 2528 | 2630 | 3033 | 3136 | 2832 | 2032 | -- |
| 5 | Окно с силикатным стеклом толщиной3мм6мм | Без уплотняющих прокладок | 812 | 1218 | 1618 | 1820 | 2023 | 2225 | 2025 | -- |
| 6 | Оконный блок с двойным переплетом толщиной стекла 3 мм, воздушный зазор 170 мм | Без уплотнит. проклС уплотн. прокл | 2227 | 2733 | 2633 | 2836 | 3038 | 2838 | 2738 | -- |
| 7 | Двойное остекление со стеклами толщиной 4 и 7 мм и воздушным зазором 200мм300 мм | С уплотняющими прокладками из резины | -- | 2732 | 3639 | 4143 | 4747 | 4951 | 5555 | -- |
| 8 | Стеклоблоки типа БК-98 толщиной 98 мм | То же | - | 37 | 40 | 42 | 45 | 48 | 50 | - |
| 9 | Стекло силикатное толщиной4мм7мм | С герметизацией притворов | -- | 1922 | 2428 | 2829 | 3034 | 3328 | 3139 | -- |
| 10 | Окно (размером 1х1,2м) с органическим стеклом толщиной 4 мм10мм18мм | То же | 131822 | 172330 | 212632 | 253135 | 293435 | 333435 | 363238 | 304045 |
| 11 | Стеклопакеты из силикатного стекла, толщ.4 мм, с воздушным промежутком 30 мм100мм200мм | То же | --- | 152128 | 263336 | 303914 | 364748 | 405054 | 405156 | --- |
| 12  | Стеклопакеты из силикатного стекла тощиной 7 мм, с воздушным промежутком 200мм650мм | То же | -- | 3237 | 4145 | 4346 | 5152 | 5254 | 5857 | -- |

Расчет виброизоляции

Цель работы – определение числа виброизоляторов и их геометрических характеристик, обеспечивающих значения коэффициента передачи, при котором вибрация рабочего места оператора снижается до допустимой величины. Наибольшее распространение в настоящее время получили пружинные и резиновые амортизаторы.

Расчет пружинного амортизатора

Пружинные амортизаторы целесообразно использовать для виброизоляции при сравнительно низкой частоте менее 33*Гц* и значительной амплитуде колебаний системы, а также при наличии высоких температур, масел, паров щелочей и кислот. В качестве пружинных амортизаторов чаще всего применяются стальные витые пружины, изготовляемые из прутка круглого сечения.

Исходные данные при проектировании виброизоляции рабочего места в случае гармонических вибрации основания: частота *f* колебаний, на которой проводятся испытания; амплитуда смещения *Аосн* вынужденных колебаний виброизолируемой плиты основания; нормативные значения амплитуды смещения основания *Анорм* в соответствии с ГОСТ 12.1.012-78; габариты плиты *а\*в* ; массы опорной плиты *М*, оператора *m*, оборудования *mоб.* (Масса оборудования принимается во внимание в том случае, когда она располагается но опорной плите рабочего места).

При расчете используется соотношение:

 (1)

где *f0 –* собственная частота виброизолируемого рабочего места, включая оператор, опорную плиту и виброизоляторы.

Расчет виброизоляции рабочего места в случае вертикальных вибраций, которые чаще всего наиболее выражены, ведется в такой последовательности.

1. Находим допустимое значение амплитуды колебательной скорости рабочего места по таблице 1

|  |  |  |  |  |  |  |  |  |  |
| --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- | --- |
| Частота,Гц | 1,4 | 1,6 | 2 | 2,5 | 2,8 | 3,2 | 4,0 | 5,0 | 5,6 |
| Амплитуда перемещения | 3,11 | 2,22 | 1,28 | 0,73 | 0,61 | 0,44 | 0,28 | 0,16 | 0,13 |
| Частота,Гц | 6,3 | 8,0 | 10 | 11,2 | 12,5 | 16 | 20 | 22,4 | 25 |
| Амплитуда перемещения | 0,09 | 0,056 | 0,045 | 0,041 | 0,036 | 0,026 | 0,0225 | 0,02 | 0,018 |
| Частота,Гц | 31,5 | 40 | 45 | 50 | 63 | 80 | 90 |  |  |
| Амплитуда перемещения | 0,014 | 0,013 | 0,002 | 0,009 | 0,0072 | 0,0056 | 0,005 |  |  |

1. По формуле 1 определяем потребное значение коэффициента передачи виброизоляции.
2. Находим потребное значение собственной частоты виброизолированного рабочего места

 (2)

1. По найденному значению *f0* находим потребную статическую осадку

 (3)

1. Рассчитываем (или задаем) массу опорной плиты М, которая должна в 2-3 раза превышать массу оператора и оборудования, располагаемого на плите.
2. При заданных габаритах опорной плиты определяет толщину опорной плиты

 (4)

где *ρ* – плотность материала плиты.

1. Вычисляем суммарную жесткость виброизолятора *qz* в вертикальном направлении

 (5)

где МΣ=М+*т*+*тоб*

1. Определяем вертикальную жесткость *qz* одного виброизолятора

 (6)

где N- число виброизоляторов (выбираем исходя из требований обеспечения устойчивости опорной плиты).

1. Находим расчетную нагрузку на одну пружину с учетом возможности неравномерного распределения нагрузки на пружины при перемещении оператора

 (7)

где n – минимальное число пружин, воспринимающих вес оператора при работе.

1. Определяем геометрические размеры пружинных виброизоляторов:

а) диаметр прутка пружины  (8), где С=D/d принимаем равным от 4 до 10, D – диаметр пружины, [**]- допускаемое напряжение сдвига при кручении, *Н/м2* (табл. 1); К – коэффициент деформации пружины (определяется по рис.1);

б) диаметр пружины D= сd (9);

в) число рабочих витков  (10), G=7.85\*1010 Н/м2 – модуль сдвига для стали (определяется по таблице 1);

г) полное число витков пружины

iΣ=i1+i2 (11)

где нерабочее число витков пружины i2 =1,5 при i1 меньше 7 и i2 = 2 при i1≥ 7;

д) шаг витка h=0,25 Д;

е) высота ненагруженной пружины

Н0 = i2 h+(i2 + 0,5)d (12)

При расчете пружин, работающих на сжатие, отношение высоты нагруженной пружины к ее диаметру должно быть не более двух. В противном случае возникнет опасность потери устойчивости виброизолированной системой.

1.1

1.2

1.3

1.4

1.5

3

5

7

9

11

***k***

С

## Рис. 1 Определение коэффициента деформации пружины

*С*- индекс пружины:



где *D*- средний диаметр пружины, *м*;

*d*- диаметр проволоки, *м*;

Установка машин на пружинные амортизаторы более эффективна, чем на резиновые, так как обеспечивает более низкие собственные частоты колебаний вибрирующего механизма.

Следует располагать центр жесткости виброизоляторов на одной вертикали с центром тяжести массы машины, установленной на специальное основание.

Таблица 1- Допускаемые напряжения для пружинных сталей

|  |  |  |  |
| --- | --- | --- | --- |
| Сталь | Модуль сдвига *Н/м2*.*1010* | Допускаемые напряжения | Назначение |
| Группа | Марка |
| Режим работы | *Н.м2.108* |
| Углеродистая | 70 | 7.83 | Легкий | 4.11 | Для пружин с относительно низкими напряжениями при диаметре проволоки менее 8 мм |
| Средний | 3.73 |
| Тяжелый | 2.47 |
| Хромованадиевая закаленная в масле | 50ХФА | 7.7 | Легкий | 5.49 | Для пружин, воспринимающих динамическую нагрузку, при диаметре прутка не менее 12.5 мм |
| Средний | 4.90 |
| Тяжелый | 3.92 |
| Кремнистая | 55 С 260 С 260 С 2 А63 С 2 А | 7.45 | Легкий | 5.49 | Для пружин, воспринимающих динамическую нагрузку, при диаметре прутка более 10 мм, а также для рессор |
| Средний | 4.41 |
| Тяжелый | 3.43 |

Расчет резиновых амортизаторов.

Недостатком резиновых амортизаторов является их недолговечность, так как они со временем становятся жестче и через 5…7 лет их необходимо заменять. Кроме того, с их помощью нельзя получить очень низкие собственные частоты колебаний системы, которые необходимы для тихоходных агрегатов, из-за неизбежной в этом случае перегрузки прокладок, значительно сокращающих срок их службы.

1. При найденном значении f0 необходимая статическая осадка виброизолированной системы определяется по формуле:



1. Для выбранного материала прокладки рассчитывается высота прокладки:



*E*- динамический модуль упругости; **- расчетное напряжение сжатия в резине, *H/м*2

1. Исходя из конструктивных особенностей машины, задаются числом амортизаторов N.
2. Площадь виброизолирующей прокладки

,

где *Q*- вес машины, *H*;

Если габариты прокладок оказываются неприемлемыми, производится расчет второго приближения, в котором задается меньшее значение высоты прокладки, выбирается материал с меньшей жесткостью или увеличивается число виброизоляторов.

Ослабление уровня вибрации:



КП – коэффициент передачи.

Следует помнить, что широкие амортизаторы с малой высотой *H* нежелательны, так как они имеют чрезмерную жесткость. Поэтому часто подстилаемые под вибрирующие механизмы резиновые коврики практически неэффективны. Если же по конструктивным соображениям все же придется выбирать широкие листы амортизаторов, последние необходимо делать перфорированными или рифлеными.

Таблица 7.2 - Характеристики виброизолирующих материалов

|  |  |  |
| --- | --- | --- |
| Марка резины | Динамический модуль упругости *E*105, *H/м*2 | Допустимое напряжение на сжатие [**]*сж* 105, *H/м*2 |
| 56 | 72 | 4.2 |
| 112А | 43 | 1.71 |
| 93 | 59.5 | 2.4 |
| КР-107 | 41 | 2.94 |
| ИРП-1347 | 39.3 | 4.4 |
| 2566 | 24.5 | 0.98 |
| Резина губчатая | 30 | 0,3 |
| Резина мягкая | 50 | 0,8 |
| Резина средней жесткости | 200-250 | 3-4 |
| Резина спец. сортов | 100 | 3-4 |
| 8508 | 126 | 3,2 |
| 4326 | 226 | 3,8 |
| 1068 | 166 | 3,05 |
| 199 | 196 | 2,8 |
| 122 | 206 | 3,01 |
| 9831 | 166 | 3,07 |
| 3826 | 236 | 4,09 |
| 2542 | 314 | 4,2 |
| 3311 | 250 | 4,0 |
| 2559 | 63 | 2,3 |