

ACÚSTICA - 66.67 / 86.57

Proyecto Acústico de Auditorio

Acondicionamiento acústico interior de una sala para conferencias

Alumnos:

DE AGUIRRE María del Rocío Padrón N° 98734

rocio.de.aguirre@gmail.com

Luna Diego Padrón N° 75451

diegorluna@gmail.com

Rizzo Gonzalo Gabriel Padrón N° 96772

gonzalorizzo 95@gmail.com

Docentes:

Ing. VECHIATTI Nilda.

Dr. Ing. Gomez Pablo

21 de Noviembre de 2019



$\mathbf{\acute{I}ndice}$

Índice	I
1. Introducción	1
2. Aplicación del criterio de modos de Bonello	2
3. Análisis de resultados obtenidos	4
4. Bibliografía	10



Índice de figuras

3.1.	Densidad de nodos por banda de tercio de octava	4
3.2.	Vista superior de la sala de conferencias	7
3.3.	Vista 3D de la sala de conferencias	8
3.4.	Boceto del plano de la Sala de Conferencias	ć



Índice de cuadros

2.0.1.Medidas de la sala	3
3.0.1.Datos obtenidos por el programa	5
3.0.2.Datos de disposición de butacas	8





1. Introducción

La finalidad es conseguir condiciones acústicas adecuadas para una buena inteligibilidad de la palabra en una sala de conferencias. Se debe lograr que el porcentaje de palabras correctamente interpretadas por el oyente sea mayor que el 90 %. Para ello es necesario atender dos aspectos fundamentales:

- El aislamiento acústico que brinde la envolvente del recinto, para protegerlo del ruido exterior y evitar que interfiera con las condiciones de audición exigidas por la actividad a desarrollar en él.
- El acondicionamiento acústico interior, adecuando la sala al uso al que estará destinada (dimensiones, forma, materiales, etc.).

En este proyecto consideraremos que el aislamiento acústico adecuado ha sido calculado previamente. Por lo tanto, nos enfocaremos en el tratamiento acústico interior, dividiendo el trabajo en dos etapas:

- Etapa 1: Aplicación del criterio de modos de Bonello.
- Etapa 2: Aplicaciones de criterios de diseño de tratamiento acústico para control de la reverberación.

Contamos con los siguientes datos del proyecto:

 $L_{sala} = 13.6 \text{ m}$

 $A_{sala} = 7.5 \text{ m}$



2. Aplicación del criterio de modos de Bonello

Para calcular el volumen del recinto se debe determinar su altura. Esto puede hacerse aplicando el "criterio de modos" o criterio de Bonello. Partiendo de que la existencia de modos propios es inevitable, de acuerdo con este criterio conviene elegir una relación entre las dimensiones de la sala tal que la distribución de los mismos en el eje de frecuencias sea lo más uniforme posible. De esta manera se consigue evitar concentraciones de energía en bandas.

Para el cálculo de frecuencias de modos de resonancia o modos propios, utilizamos la ecuación (2.0.1):

$$f_m = \frac{c}{2}\sqrt{\left(\frac{p}{L}\right)^2 + \left(\frac{q}{W}\right)^2 + \left(\frac{r}{H}\right)^2}$$
 (2.0.1)

En donde:

- f_m : Frecuencia del modo de resonancia
- ullet c: La velocidad del sonido en [m/s]
- p, q y r: Números enteros (0, 1, 2, ...), que denotan el número de medias longitudes de onda en las 3 direcciones espaciales.
- L, W, H: Las dimensiones del recinto en [m]

De la ecuación (2.0.1) puede notarse que dada la dependencia de la velocidad del sonido con la temperatura, trae como consecuencia que los modos también dependendan de la temperatura. También mencionamos que dicha ecuación nos permite calcular todos los modos hasta la frecuencia de Schroederer. Para frecuencias superiores a esta, el especiamiento entre nodos es considerablemente pequeño y los modos resultan en un continuo produciendo que los efectos de resonancia no sean apreciables. Se divide el espectro en tercios de octava, pues el análisis según el criterio de Bonello, satisface a la discriminación de frecuencias del oído. Se calcula y grafica la cantidad de modos por cada tercio de octava. A partir de esto, el criterio establece que:

- La curva de densidad de modos debe ser monótonamente creciente, o a lo sumo tener la misma cantidad de modos en dos tercios de octava sucesivos.
- No deben existir modos dobles y, si los hubiera, se los tolera en tercios de octava con densidad de modos mayor que cinco.

Dado lo expuesto, pasamos a determinar la altura de la sala utilizando el software "**amroc**" recomendado por la cátedra. En el mismo, se mantuvieron los datos de largo y ancho del recinto constantes, y se fue modificando la altura del recinto hasta satisfacer las condiciones y obtener una altura coherente con el fin de la sala.

Se obtuvo como respuesta que la altura para la sala sea de:

$$H_{sala} = 3.4m \tag{2.0.2}$$



Altura de recinto	H = 3.4m
Largo de recinto	L = 13.9m
Ancho de recinto	W = 7.5m
Volumen de recinto	$V = 346,8m^3$
Superficie de recinto	$S = 102m^2$

Cuadro 2.0.1: Medidas de la sala

Los resultados de las dimensiones, se plasman en el cuadro [2.0.1]:



3. Análisis de resultados obtenidos

Pasamos a verificar que se cumple el criterio de Bonello, observando los resultados obtenidos por el programa "amroc". En la figura [3.1], podemos ver que se observa con el requerimiento de que la curva resultante debe ser monótona creciente. Notamos que en las frecuencias centrales de 20Hz, 31,5Hz y 40Hz, se produce un decremento, pero este no afecta dada la salvedad de que cuando se produce el decremento se tiene la misma cantidad de modos en dos tercios de octava sucesivos. Además, esto ocurre a frecuencias muy bajas del rango audible.

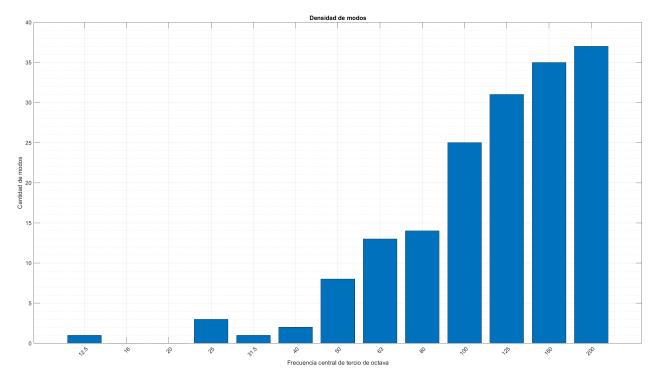


Figura 3.1: Densidad de nodos por banda de tercio de octava



N° It.	Frequencia	Nota	p,q,r	Dirección	1	N° It.	Frequencia	Nota	p,q,r	Dirección
1	$12.34~\mathrm{Hz}$	G-1	1-0-0	ax	i	48	$89.58~\mathrm{Hz}$	F2	6-0-1	tan
2	22.87 Hz	F0#	0-1-0	ax		49	91.47 Hz	F2#	0-4-0	ax
3	24.68 Hz	$\mathbf{G0}$	2-0-0	ax		50	91.88 Hz	$^{-77}$ $^{+2}$	5-2-1	obl
4	25.98 Hz	$\mathrm{G}0\#$	1-1-0	tan		51	$92.26~\mathrm{Hz}$	$^{-77}$ $^{+2}$	5-3-0	an
5	33.64 Hz	C1	2-1-0	an		52	92.3 Hz	$^{-77}$ $^{+2}$	1-4-0	an
6	37.01 Hz	D1	3-0-0	ax		53	92.45 Hz	$^{-77}$ $^{+2}$	6-1-1	obl
7	43.51 Hz	F1	3-1-0	an		54	92.85 Hz	$^{-77}$ $^{+2}$	3-3-1	obl
8	$45.73~\mathrm{Hz}$	$\mathrm{F}1\#$	0-2-0	ax		55	94.74 Hz	$\mathrm{F2}_{\#}^{''}$	2-4-0	an
9	$47.37~\mathrm{Hz}$	$\mathrm{F1}_{\#}^{''}$	1-2-0	an		56	97.73 Hz	$\mathrm{G2}^{''}$	7-2-0	an
10	$49.35~\mathrm{Hz}$	$ m G^{''}$	4-0-0	ax		57	98.42 Hz	G2	4-3-1	obl
11	$50.44~\mathrm{Hz}$	$\mathrm{G}1\#$	0-0-1	ax		58	98.67 Hz	G2	3-4-0	an
12	51.93 Hz	$\mathrm{G}1 \#$	1-0-1	tan		59	98.71 Hz	G2	8-0-0	ax
13	51.97 Hz	$\mathrm{G}1 \#$	2-2-0	an		60	$100.02~\mathrm{Hz}$	G2	7-0-1	an
14	54.39 Hz	A1	4-1-0	tan		61	100.58 Hz	G2	6-2-1	obl
15	$55.38~\mathrm{Hz}$	A1	0-1-1	tan		62	100.88 Hz	$\mathrm{G}2\#$	0-0-2	ax
16	$56.15~\mathrm{Hz}$	A1	2-0-1	tan		63	100.93 Hz	$\mathrm{G2}_{\#}^{''}$	6-3-0	an
17	$56.74~\mathrm{Hz}$	$\mathrm{A}1\#$	1-1-1	obl		64	$101.32~\mathrm{Hz}$	$\mathrm{G2}_{\#}^{''}$	8-1-0	an
18	58.84 Hz	$\mathrm{A1} \#$	3-2-0	an		65	101.63 Hz	$\mathrm{G2}\#$	1-0-2	an
19	$60.63~\mathrm{Hz}$	B1	2-1-1	obl		66	$102.6~\mathrm{Hz}$	$\mathrm{G2}_{\#}^{''}$	7-1-1	obl
20	61.69 Hz	В1	5-0-0	ax		67	$103.44~{ m Hz}$	$\mathrm{G2}\#$	0-1-2	an
21	$62.56~\mathrm{Hz}$	В1	3-0-1	tan		68	103.86 Hz	$\mathrm{G2}\#$	2-0-2	an
22	65.79 Hz	C2	5-1-0	tan		69	103.93 Hz	$\mathrm{G2}\#$	4-4-0	an
23	$66.61~\mathrm{Hz}$	C2	3-1-1	obl		70	$104.17 \; \mathrm{Hz}$	$\mathrm{G2}_{\#}^{''}$	1-1-2	obl
24	$67.28~\mathrm{Hz}$	C2	4-2-0	an		71	$104.45~\mathrm{Hz}$	$\mathrm{G2}\#$	0-4-1	an
25	68.09 Hz	C2#	0-2-1	an		72	105.15 Hz	$\mathrm{G2}_{\#}^{''}$	5-3-1	obl
26	68.6 Hz	$\mathrm{C2}\#$	0-3-0	ax		73	105.18 Hz	$\mathrm{G2}_{\#}^{''}$	1-4-1	obl
27	$69.2~\mathrm{Hz}$	C2#	1-2-1	obl		74	$106.34 \; \mathrm{Hz}$	$\mathrm{G2} \#$	2-1-2	obl
28	$69.7~\mathrm{Hz}$	C2#	1-3-0	an		75	$107.33 \; \mathrm{Hz}$	A2	2-4-1	obl
29	$70.57~\mathrm{Hz}$	C2#	4-0-1	an		76	$107.46~{ m Hz}$	A2	3-0-2	an
30	$72.42~\mathrm{Hz}$	$\overline{\mathrm{D2}}$	2-2-1	obl		77	$108.79 \; \mathrm{Hz}$	A2	8-2-0	an
31	$72.9~\mathrm{Hz}$	D2	2-3-0	an		78	109.86 Hz	A2	3-1-2	obl
32	$74.03~\mathrm{Hz}$	D2	6-0-0	axv		79	109.98 Hz	A2	7-2-1	obl
33	$74.18~\mathrm{Hz}$	D2	4-1-1	obl		80	$110.3~\mathrm{Hz}$	A2	7-3-0	an
34	$76.79~\mathrm{Hz}$	$\mathrm{D}2\#$	5-2-0	an		81	$110.33~\mathrm{Hz}$	A2	5-4-0	an
35	$77.48~\mathrm{Hz}$	$\mathrm{D2} \#$	6-1-0	an		82	$110.76~{ m Hz}$	A2	0-2-2	an
36	$77.5~\mathrm{Hz}$	$\mathrm{D2} \overset{''}{\#}$	3-2-1	obl		83	$110.82~\mathrm{Hz}$	A2	3-4-1	obl
37	77.95 Hz	$\mathrm{D2} \#$	3-3-0	an		84	$110.85 \; \mathrm{Hz}$	A2	8-0-1	an
38	$79.69 \; \mathrm{Hz}$	$\mathrm{D2} \#$	5-0-1	an		85	$111.04~\mathrm{Hz}$	A2	9-0-0	ax
39	$82.9~\mathrm{Hz}$	E2	5-1-1	obl		86	$111.45~\mathrm{Hz}$	A2	1-2-2	obl
40	$84.09~\mathrm{Hz}$	E2	4-2-1	obl		87	$112.31~\mathrm{Hz}$	A2	4-0-2	an
41	$84.51~\mathrm{Hz}$	E2	4-3-0	an		88	$112.83~\mathrm{Hz}$	A2	6-3-1	obl
42	$85.15~\mathrm{Hz}$	F2	0-3-1	an		89	$113.18~\mathrm{Hz}$	A2	8-1-1	obl
43	$86.04~\mathrm{Hz}$	F2	1-3-1	obl		90	$113.37~\mathrm{Hz}$	$\mathrm{A}2\#$	9-1-0	an
44	$86.37~\mathrm{Hz}$	F2	7-0-0	ax		91	$113.48~\mathrm{Hz}$	$\mathrm{A2}\%$	2-2-2	obl
45	$87.02~\mathrm{Hz}$	F2	6-2-0	an		92	$114.33~\mathrm{Hz}$	$\mathrm{A}2\#$	0-5-0	ax
46	$88.65~\mathrm{Hz}$	F2	2-3-1	obl		93	$114.61~\mathrm{Hz}$	A2#	4-1-2	obl
47	$89.34~\mathrm{Hz}$	F2	7-1-0	an		94	$115~\mathrm{Hz}$	A2#	1-5-0	an

Cuadro 3.0.1: Datos obtenidos por el programa



Luego en el cuadro [3.0.1], verificamos el criterio el cuál **no deben existir modos dobles**, para las frecuencias obtenidas cuando la densidad de modos es menor a cinco.

Previamente, mencionamos que los modos son calculados hasta alcanzar la frecuencia de Schroeder. Dicha frecuencia se calcula según la ecuación (3.0.1).

Considerando, la norma **DIN 18041** pensada para discurso en sala, se establece un tiempo de reverberación RT60 = 0.8s por lo tanto, según el software **amroc**, se obtiene que la frecuencia de Schroeder es:

$$f_s = 1893 \cdot \sqrt{\frac{TR}{V}} = 95Hz \tag{3.0.1}$$

La frecuencia de Schroeder está en la zona de transición de la respuesta en frecuencia de un recinto que separa la región de baja frecuencia, dominada por modos separados, y la región de frecuencias dominada por una gran superposición de modos, hasta percibirse como un continuo.

También se obtiene la distancia crítica mediante la ecuación (3.0.2):

$$D_{crtica} = 0.057 \cdot \sqrt{\frac{Q \cdot V}{T_{60}}} = 1.2m$$
 (3.0.2)

Cuyo valor necesitaremos para analizar los materiales que se incluirán en la sala para la *ETAPA 2*. Finalmente, dados las medidas de la sala, se realizó un bosquejo de como esta será construida. Utilizando el software *Home By Me* se presenta en la figura [3.2] una vista superior de la sala a construir, y en la figura [3.3] una vista 3D.



Figura 3.2: Vista superior de la sala de conferencias



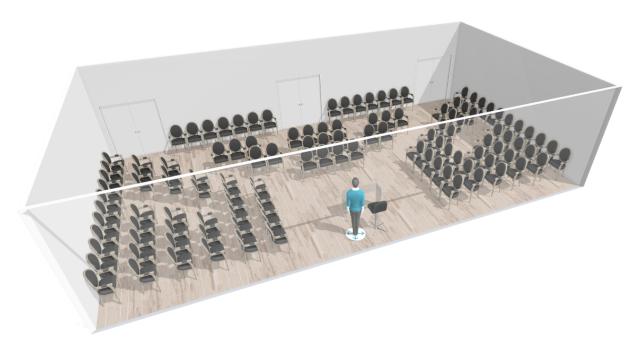


Figura 3.3: Vista 3D de la sala de conferencias

En el cuadro se presentan los datos de las distancias entre butacas:

Distancia horizontal entre butacas	0 cm
Distancia posterior entre butacas	$45~\mathrm{cm}$

Cuadro 3.0.2: Datos de disposición de butacas

Para el diseño de la sala se consideró mantener equidistante al orador, respecto al público. Se presentan pasillos entre las filas de las butacas para el fácil acceso a los asientos, tres puertas dobles para reducir el tiempo de desalojo en caso de emergencia. Se consideraron filas de butacas contra las paredes con pasillos amplios en su frente, destinadas a posibles tareas periodísticas. La sala posee capacidad para 120 personas. Se adjunta (Figura [3.4]) a continuación el boceto de un plano estimado de la sala propuesta, este podrá modificarse en la implementación de fonoabsorbentes.

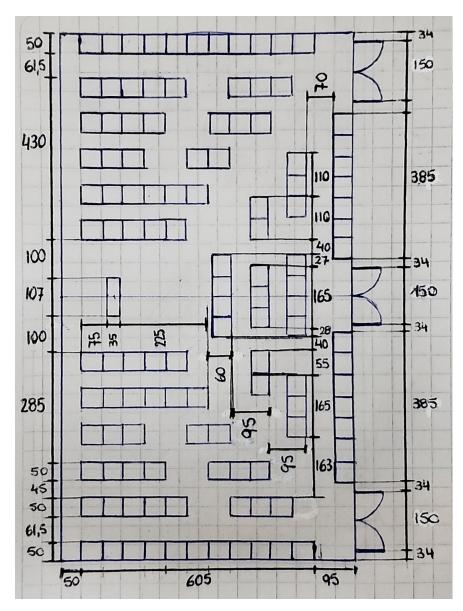


Figura 3.4: Boceto del plano de la Sala de Conferencias.

4. Bibliografía

Referencias

 $[1]\ Noise\ and\ Vibration\ Control\ (1^{st}\ Edition)$

Author: Beranek Leo

Publisher: Mc. Graw Hill Book Co Copyright: © 1971, McGraw-Hill

ISBN 13: 978-0070048416

 $Website: \ https://www.biblio.com/book/noise-vibration-control-beranek-leo-l/d/1139003044$