

# Rotor 38

- [Français](#)
- [English](#)

Downloadable files

x

## Open access

### Git project

## About

Rotor 38 is part of a research program to study a advanced-core compressor design with a high compression ratio (20:1). It is therefore the fourth stage rotor of this eight stage transonic compressor. Of these eight stages, the first four have been designed and tested : rotors 35, 36, 37 and 38. For more information, here is a link to [a report from NASA](#).

- Original technical report <sup>[1]</sup>:

```
@TechReport{moore1982design,
  author      = {Moore, R. D. and Reid, Lonnie},
  date        = {1982},
  institution = {NASA Lewis Research Center Cleveland, OH, United States},
  title       = {Performance of Single-Stage Axial-Flow Transonic Compressor With Rotor and Stator Aspect Ratios of 1.63 and 1.77, Respectively, and With Design Pressure Ratio of 2.05},
  number      = {NASA-TP-2001},
  url         = {https://ntrs.nasa.gov/citations/19820014395}, }
```

- Picture :



Fig. 1 <https://catalog.archives.gov/id/17466806>

- @Misc{brown1977records,  
author = {Brown, M.},  
title = {Rotor 35 - Rotor 38 - Stator 35 in casing. Records of the National Aeronautics and Space Administration, 1903 - 2006. Photographs relating to agency activities, facilities and personnel, 1973 - 2013},  
year = {1977},  
url = {https://catalog.archives.gov/id/17466806}}}

## Useful documents

- [downloadable models](#) (Git project)
  - NASA technical report (.pdf)
  - geometrical parameters file (.csv), usable as input of OpenMCAD<sup>[2]</sup> to generate reference blade models.

## Reference blade

The **reference blade** is defined with multiple-circular arc profiles<sup>[3]</sup> given in the original NASA report<sup>[1]</sup>.

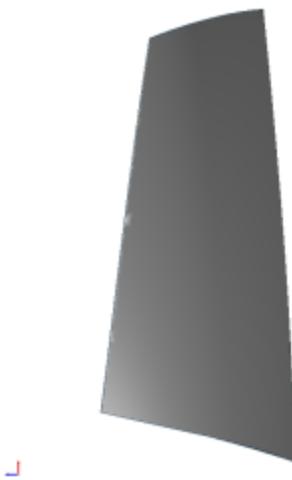


## CAD model

The CAD model is computed with the open source code OpenMCAD<sup>[2]</sup>.



pressure side



suction side

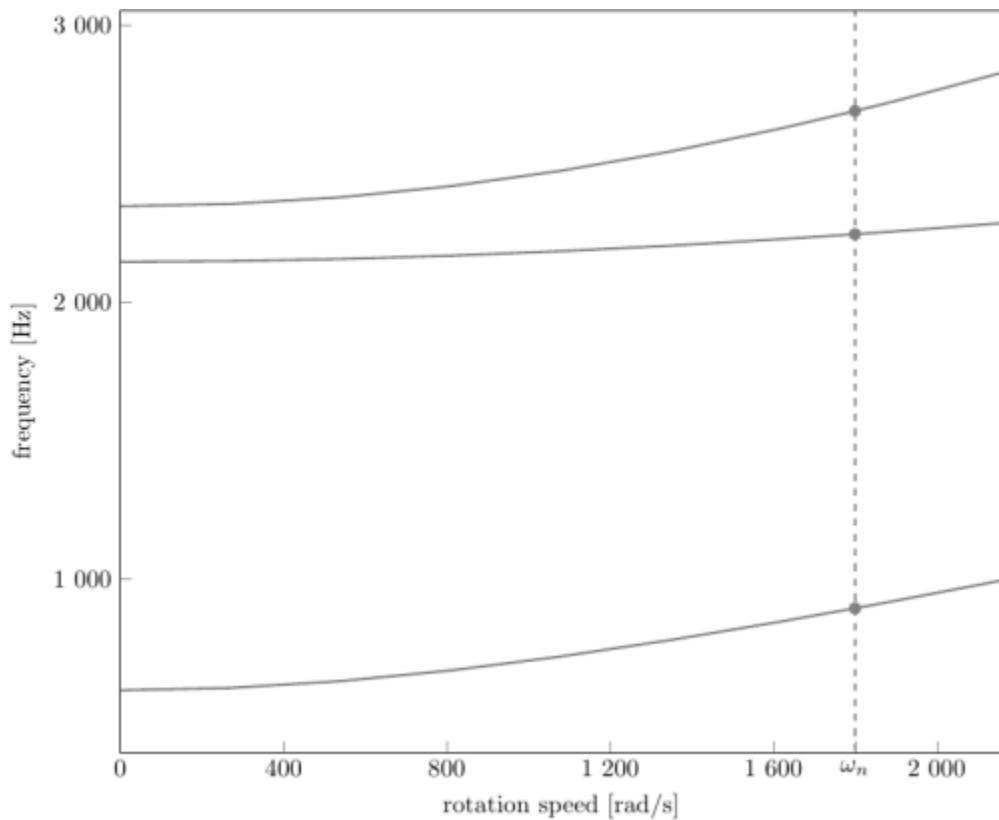
## Natural frequencies

First three natural frequencies (with clamped root) for the mesh computed with OpenMCAD<sup>[2]</sup>:

Mode	Type	Natural angular frequency (rad/sec)	Natural frequency (Hz)
1	1B	3761.51	598.66
2	1T	13484.22	2146.08
3	2B	14745.63	2346.84

## Campbell diagram

Evolution of the natural frequencies of the first 3 vibration modes, as a function of rotation speed, for the mesh computed with OpenMCAD<sup>[2]</sup>:



Campbell diagram computed with a linear centrifugal preload, with clamped root (nominal rotation speed  $\omega_n = 1800 \text{ rad/s}$ )

- graph (.pdf)
- Campbell data (.csv)

## Initial blade

The **initial blade** is defined with in-house LAVA parameters<sup>[5]</sup> computed from the reference blade CAD model. The initial blade is usually used as starting point for an optimization process. Its geometry is similar to the one of the reference blade.

### Natural frequencies

First three natural frequencies (with clamped root)

- from the whole mesh:

Mode	Type	Natural angular frequency (rad/sec)	Natural frequency (Hz)
1	1B	3789.68	603.147
2	1T	13601.09	2164.68
3	2B	14970.57	2382.64

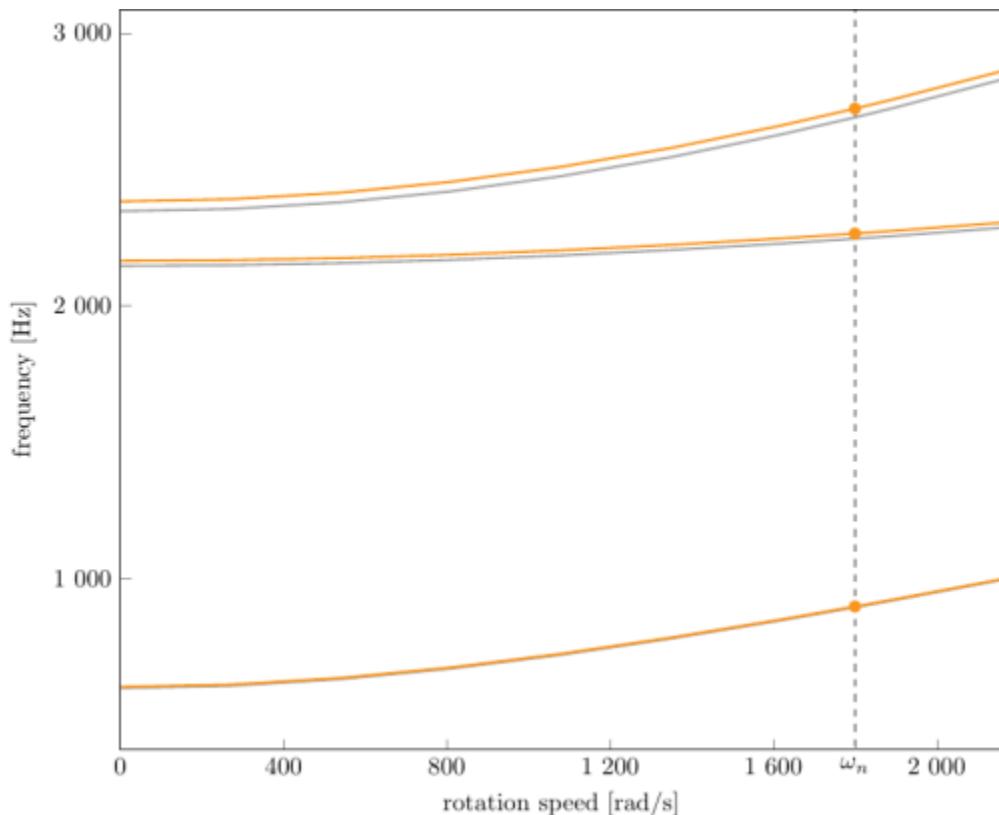
- from the reduced order model:

Mode	Type	Natural angular frequency (rad/sec)	Natural frequency (Hz)
1	1B	3789.92	603.185

Mode	Type	Natural angular frequency (rad/sec)	Natural frequency (Hz)
2	1T	13606.43	2165.53
3	2B	14983.45	2384.69

## Campbell diagram

Comparison of the evolution of the natural frequencies of the first 3 vibration modes, as a function of rotation speed for the initial and the reference blade:



Campbell diagram computed with a linear centrifugal preload, with clamped root (nominal speed  $\omega_n = 1800$  rad/s),

initial blade (orange), reference blade (gray)

- graph (.pdf)
- Campbell data (.csv)

Fichiers téléchargeables

x

## Libre accès

[lien vers le projet Git](#)

## À propos

Le rotor 38 appartient à un programme de recherche visant à étudier une conception de compresseur possédant un grand taux de compression (20:1). Il est donc le rotor du quatrième étage de ce compresseur transsonique de huit étages. Parmi ces huit étages, les quatre premiers ont été conçus et testés, ils correspondent aux rotors 35, 36, 37 et 38. Pour plus d'information, voici un lien vers [un rapport de la NASA](#).

- Rapport technique original<sup>[1]</sup>:

```
@TechReport{moore1982design,
  author      = {Moore, R. D. and Reid, Lonnie},
  date        = {1982},
  institution = {NASA Lewis Research Center Cleveland, OH, United States},
  title        = {Performance of Single-Stage Axial-Flow Transonic Compressor With Rotor and Stator Aspect Ratios of 1.63 and 1.77, Respectively, and With Design Pressure Ratio of 2.05},
  number       = {NASA-TP-2001},
  url         = {https://ntrs.nasa.gov/citations/19820014395},
}
```

- Photographie :



Fig1. <https://catalog.archives.gov/id/17466806>



## Caractéristiques aérodynamiques

	unités	valeurs
<b>taux de compression</b>	[ - ]	2,05
<b>débit massique</b>	[kg/s]	20,2
<b>vitesse en tête</b>	[m/s]	455
<b>solidité en tête</b>	[ - ]	1,3
<b>allongement</b>	[ - ]	1,63
<b>nombre d'aubes</b>	[ - ]	48
<b>vitesse de rotation nominale <math>\omega_n</math></b>	[rad/s]	1800

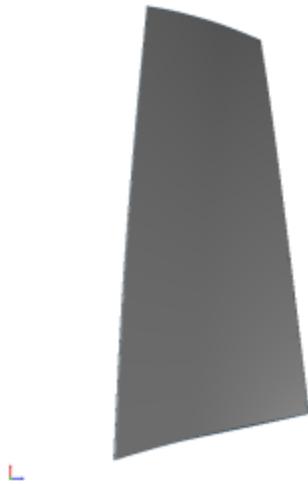
## Propriétés matériau

Le matériau du rotor 38 est un alliage à base de nickel : un acier maraging de grade 200<sup>[4]</sup>, mais ses caractéristiques ne sont pas fournies dans le rapport de la NASA. Les propriétés considérées sont :

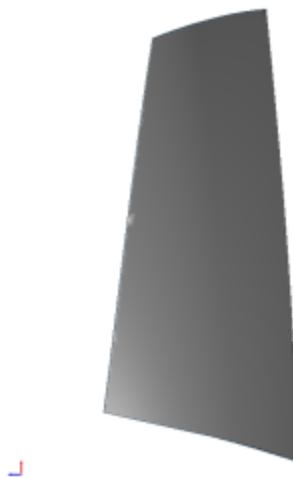
	unité	valeurs
<b>alliage</b>	[ - ]	18-Ni-200-maraging
<b>module d'Young</b>	[GPa]	180
<b>masse volumique</b>	[kg/m <sup>3</sup> ]	8000
<b>coefficient de Poisson</b>	[ - ]	0,3
<b>limite élastique</b>	[GPa]	1,38

## Modèle CAO

Le modèle CAO est obtenu avec OpenMCAD<sup>[2]</sup>.



intrados



extrados

## Fréquences propres

Fréquences des trois premiers modes (noeuds du pied d'aube encastrés) pour le maillage obtenu avec OpenMCAD<sup>[2]</sup> :

Mode	Type	Pulsation propre (rad/sec)	Fréquence propre (Hz)
1	1F	3761,51	598,66
2	1T	13484,22	2146,08
3	2F	14745,63	2346,84

## Diagramme de Campbell

Évolution des fréquences propres des 3 premiers modes, en fonction de la vitesse de rotation, pour le maillage obtenu avec OpenMCAD<sup>[2]</sup>:

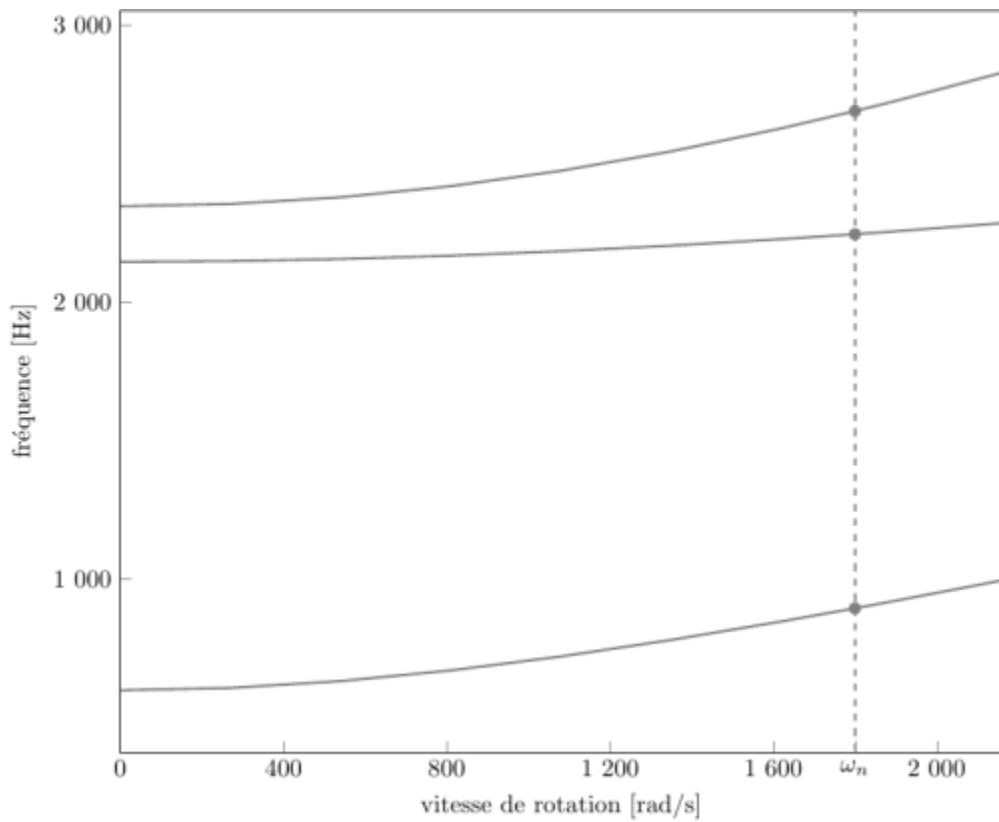


diagramme de Campbell calculé avec une précharge centrifuge linéaire, noeuds du pied d'aube encastrés (vitesse nominale  $\omega_n = 1800 \text{ rad/s}$ )

- graphique (.pdf)
- données du Campbell (.csv)

## Aube initiale

**L'aube initiale** est définie par des paramètres spécifiques au LAVA<sup>[5]</sup> obtenus à partir du modèle CAO de l'aube de référence. L'aube initiale est classiquement utilisée comme point de départ dans le cadre de procédures d'optimisation; sa géométrie est similaire à celle de l'aube de référence.

## Fréquences propres

Fréquences des trois premiers modes (noeuds du pied d'aube encastrés),

- pour le maillage complet :

Mode	Type	Pulsation propre (rad/sec)	Fréquence propre (Hz)
1	1F	3789,68	603,15
2	1T	13601,09	2164,68
3	2F	14970,57	2382,64

- pour le modèle réduit :

Mode	Type	Pulsation propre (rad/sec)	Fréquence propre (Hz)
1	1F	3789,92	603,19

Mode	Type	Pulsation propre (rad/sec)	Fréquence propre (Hz)
2	1T	13606,43	2165,53
3	2F	14983,45	2384,69

## Diagramme de Campbell

Comparaison de l'évolution des fréquences propres des 3 premiers modes, en fonction de la vitesse de rotation, pour l'aube initiale et de référence:

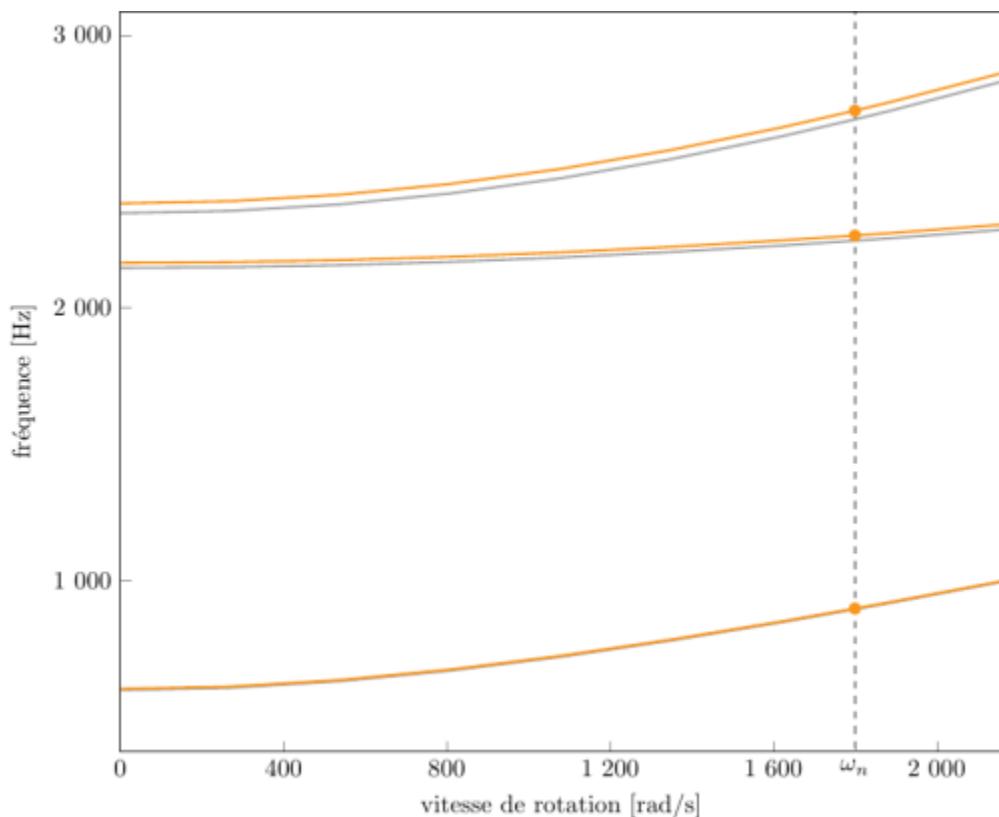


diagramme de Campbell calculé avec une précharge centrifuge linéaire, noeuds du pied d'aube encastrés (vitesse nominale  $\omega_n = 1800$  rad/s),

aube initiale (orange), aube de référence (grise)

- graphique (.pdf)
- données du Campbell (.csv)

1. [a, b, c, d](#) Moore R.D., Reid L. «Performance of Single-Stage Axial-Flow Transonic Compressor With Rotor and Stator Aspect Ratios of 1.63 and 1.77, Respectively, and With Design Pressure Ratio of 2.05 » 1982. [pdf](#)
2. [a, b, c, d, e, f, g, h, i, j](#) Kojtych S., Batailly A. «OpenMCAD, an open blade generator: from Multiple-Circular-Arc profiles to Computer-Aided Design model» 2022. [open source code](#)
3. [a, b](#) Crouse et al. «A computer program for composing compressor blading from simulated circular-arc elements on conical surfaces » 1969. NASA-TN-D-5437. [pdf](#)

4. <sup>a, b</sup> Reid. «Design and overall performance of four highly loaded, high-speed inlet stages for and advanced high-pressure-ratio core compressor» 1978. [pdf](#)
5. <sup>a, b</sup> Kojtych S. et al. «Methodology for the Redesign of Compressor Blades Undergoing Nonlinear Structural Interactions: Application to Blade-Tip/Casing Contacts » 2022. Journal of Engineering for Gas Turbines and Power, Vol. 145, No. 5. [pdf](#)

Document issu de la page wiki:

[https://lava-wiki.meca.polymtl.ca/public/modeles/rotor\\_38/accueil?rev=1723064384](https://lava-wiki.meca.polymtl.ca/public/modeles/rotor_38/accueil?rev=1723064384)

Dernière mise à jour: **2024/08/07 16:59**