

Konstrukční řešení uložení zadní nápravy experimentálního vozidla



Autor bakalářské práce:

Michal Krlín

Vedoucí bakalářské práce:

Ing. Jan Kolínský, Ph.D.

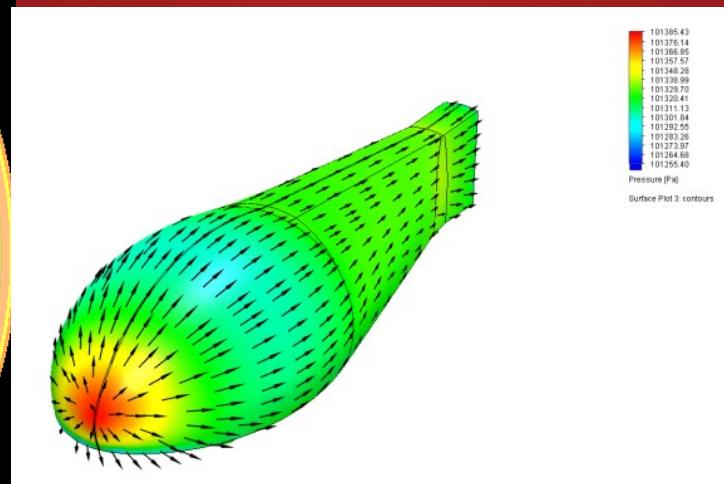
Oponent:

Ing. Marek Šafář



Motivace a důvody k řešení daného problému

- ▶ Osobní zájem o soutěž Shell Eco-marathon
- ▶ Osobní zájem o CAD software
- ▶ Návaznost na práce minulých a budoucích absolventů



Cíl práce

- ▶ Návrh zavěšení zadní nápravy experimentálního vozidla vyhovujícího specifikaci Shell Eco-marathonu za použití sériově vyráběných dílů

Výzkumný problém

- ▶ 1. výzkumný problém
 - ▶ Volba správných komponentů zadního kola

2. výzkumný problém

- ▶ Návrh vhodného rámu a dílů pro uložení zadního kola
- ▶ Volba vhodné konfigurace rozměrů profilů a materiálu

3. výzkumný problém

- ▶ Umístění brzdových třmenů dle Post-Mount standardu

Inspirace



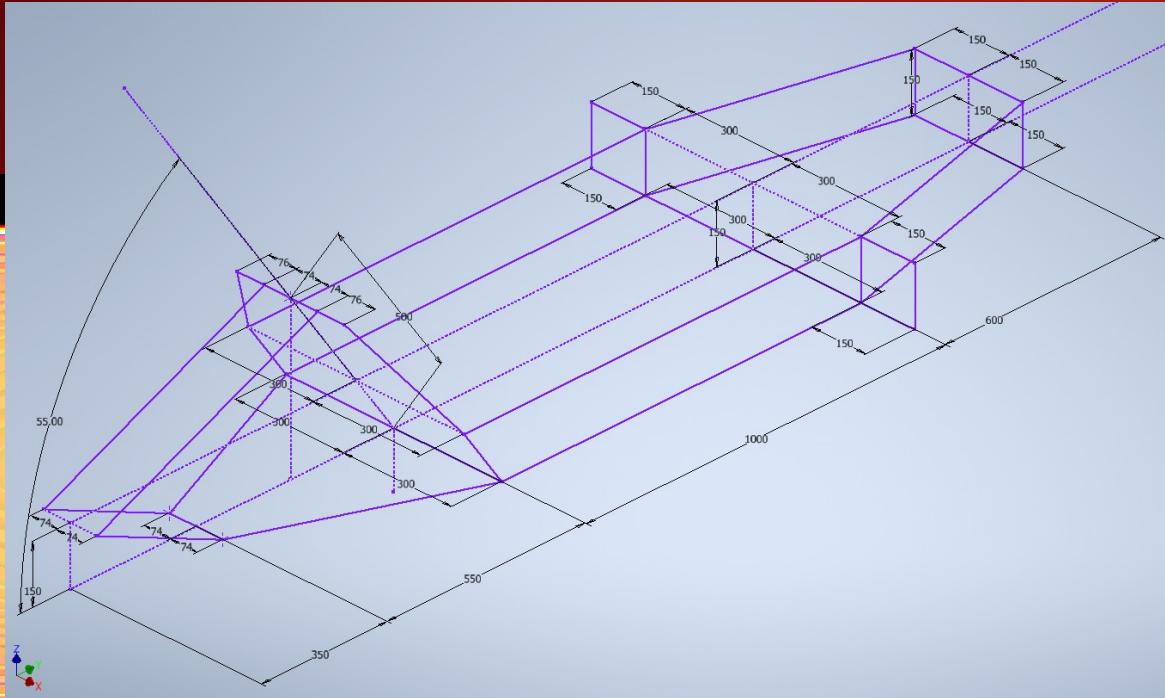
Vozidlo vysokoškolského týmu ENSEMiacs

Použité metody

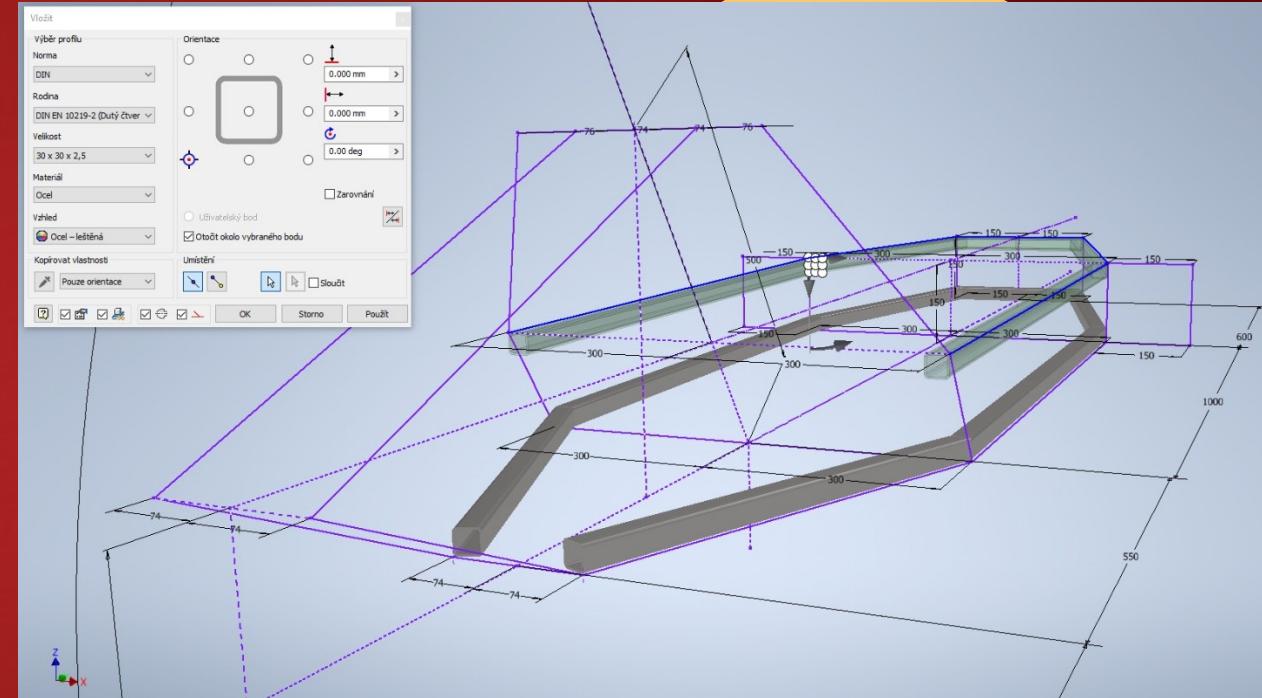
- ▶ Software Autodesk Inventor Professional 2020
 - ▶ 3D náčrt
 - ▶ Generátor rámových konstrukcí
 - ▶ Analýza rámových konstrukcí
 - ▶ Klasické modelovací metody Inventoru

Konstrukční návrh rámu

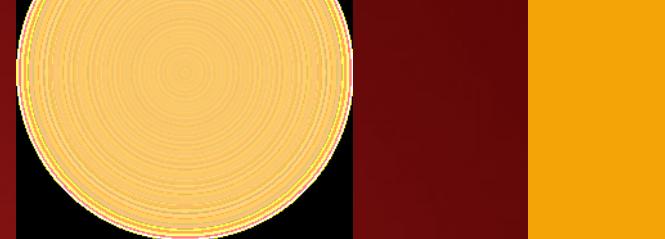
3D náčrt kostry rámu



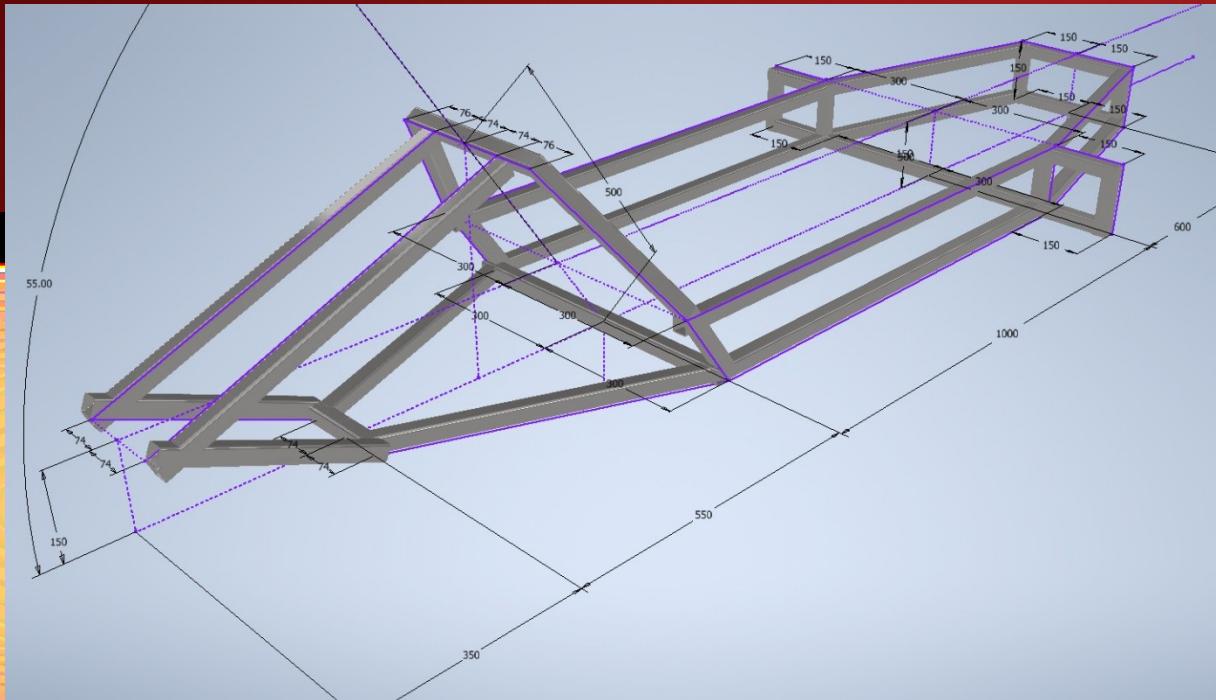
Generátor rámových konstrukcí



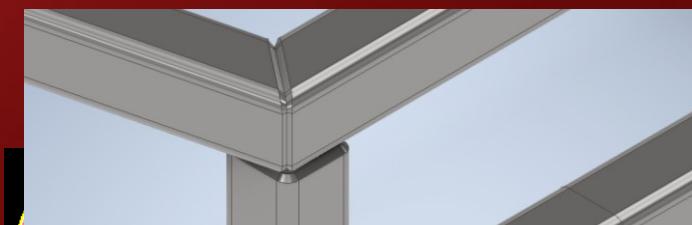
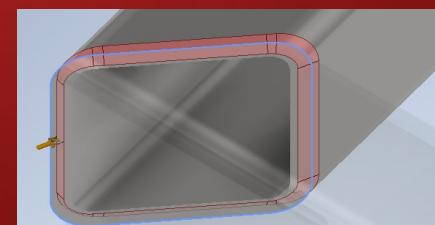
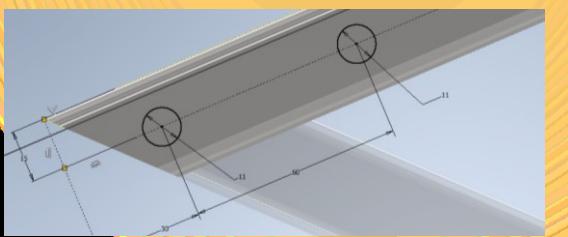
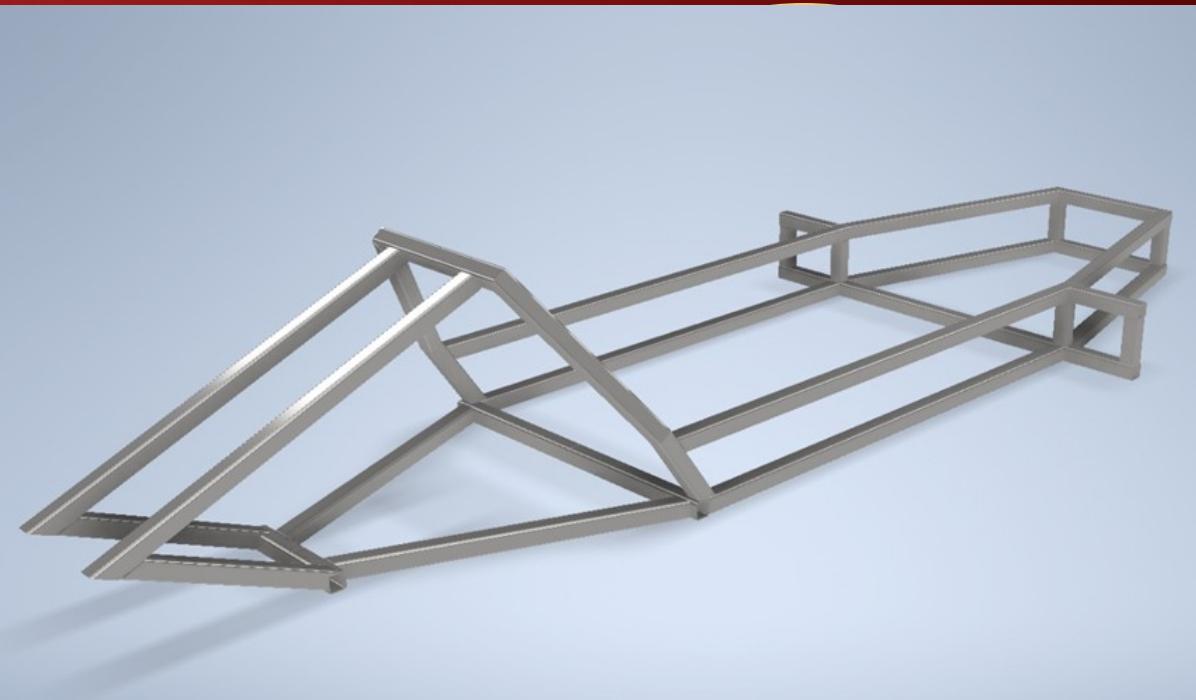
Konstrukční návrh rámu



Rám před úpravou

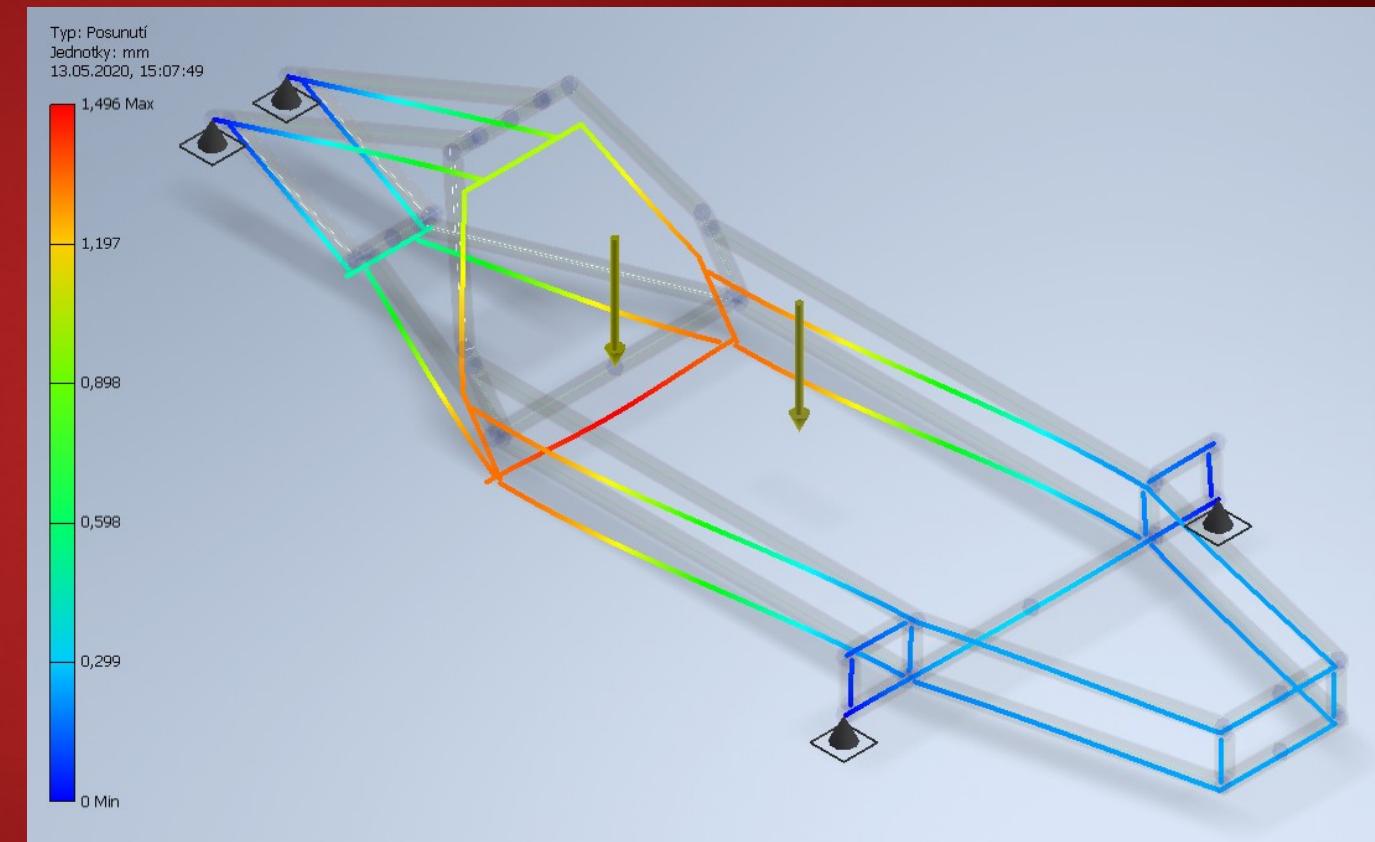


Rám po úpravě

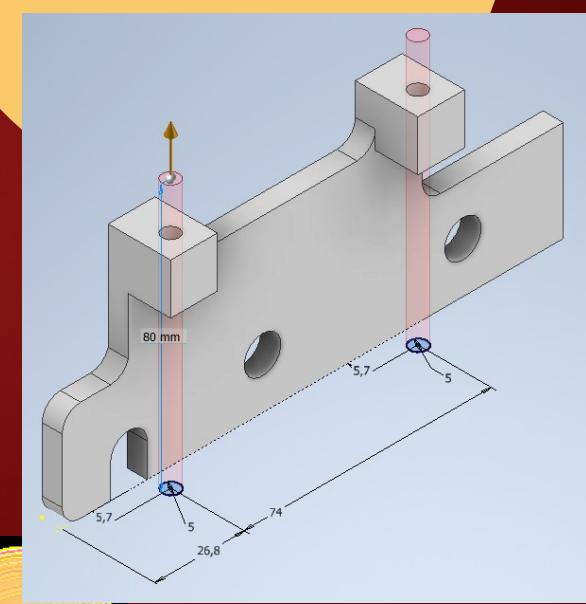
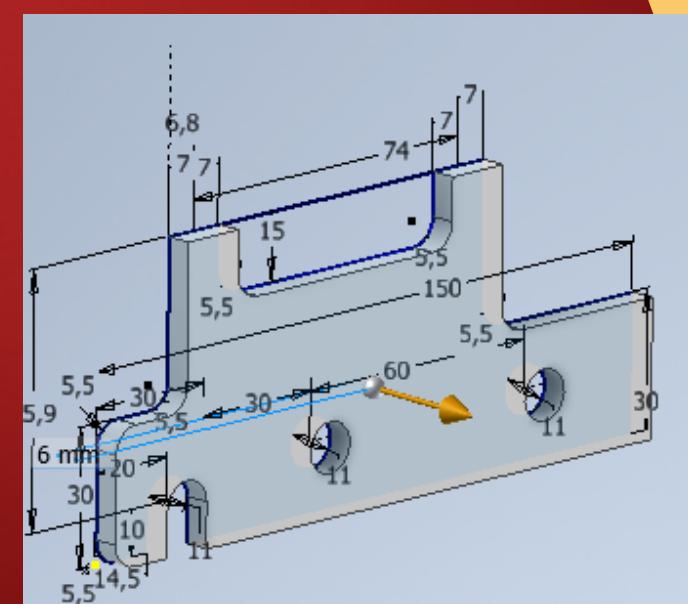
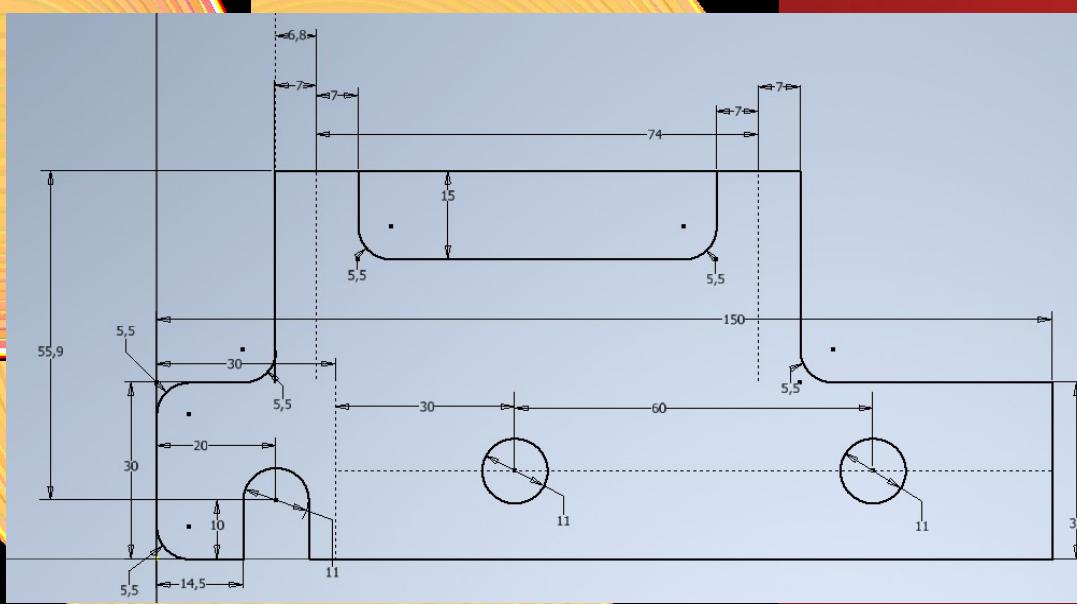
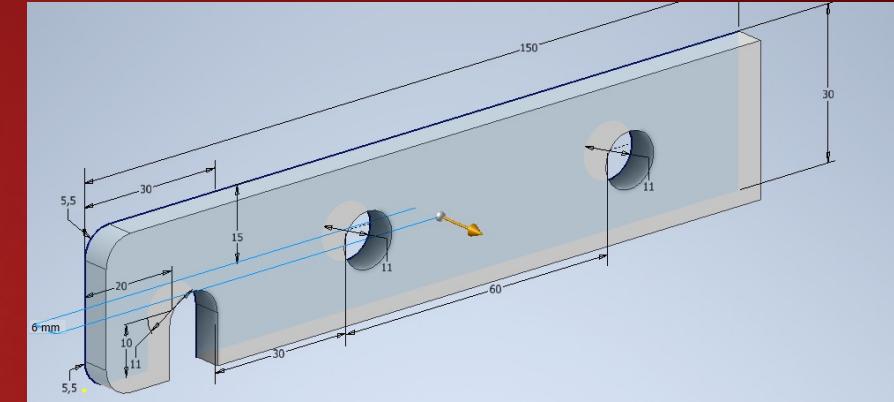
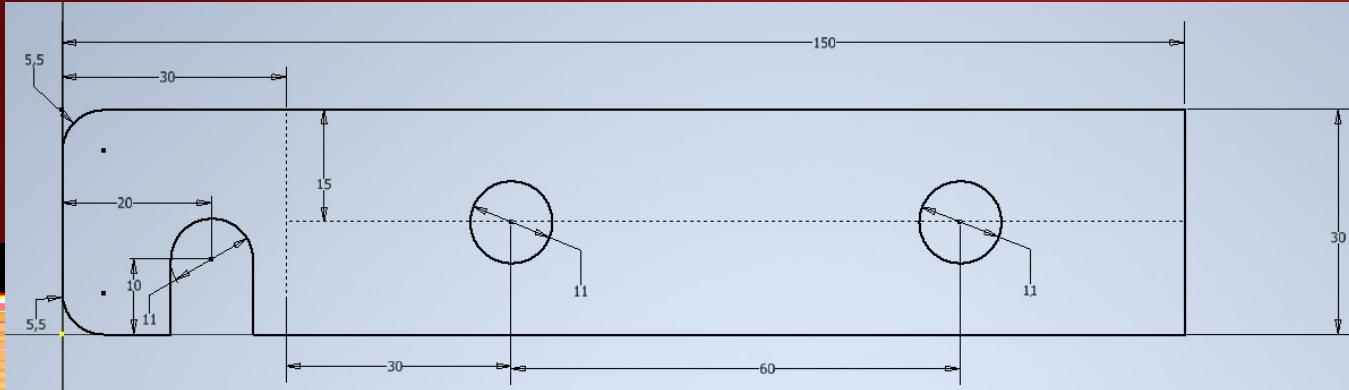


Analýza rámových konstrukcí

- ▶ Zkouška byla provedena při zatížení 800N a 2000N na konfiguracích:
- ▶ Ocelové profily
 - ▶ 40 x 40 x 2,5 mm
 - ▶ 30 x 30 x 2,5 mm
 - ▶ 25 x 25 x 2,5 mm
- ▶ Hliníkové profily
 - ▶ 40 x 40 x 2,5 mm
 - ▶ 30 x 30 x 2,5 mm
 - ▶ 25 x 25 x 2,5 mm



Klasické modelovací metody Inventoru



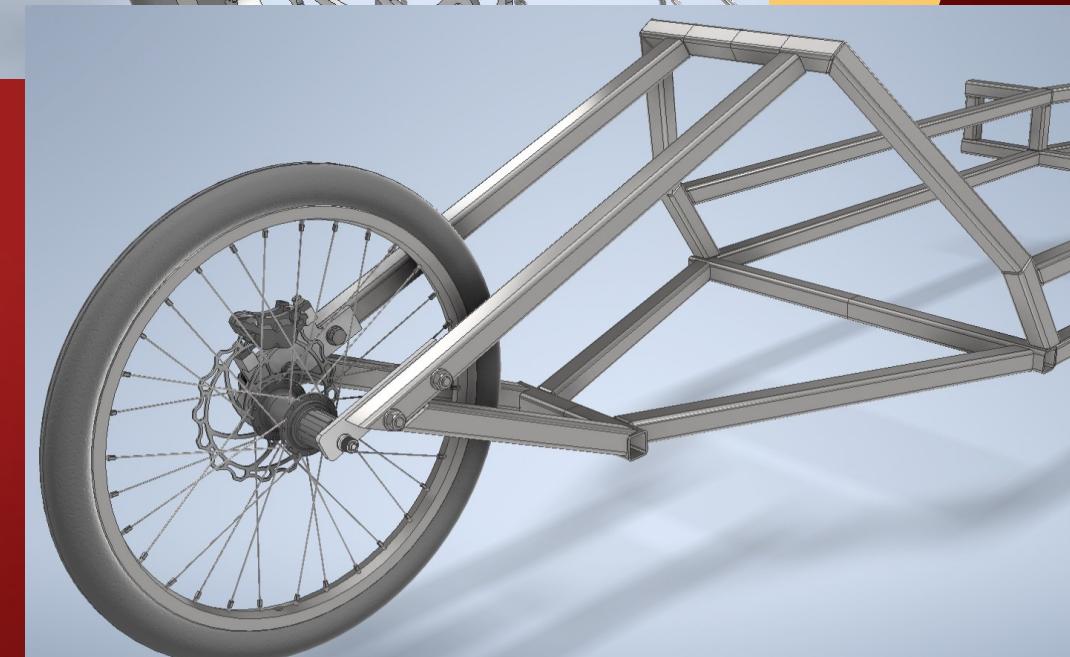
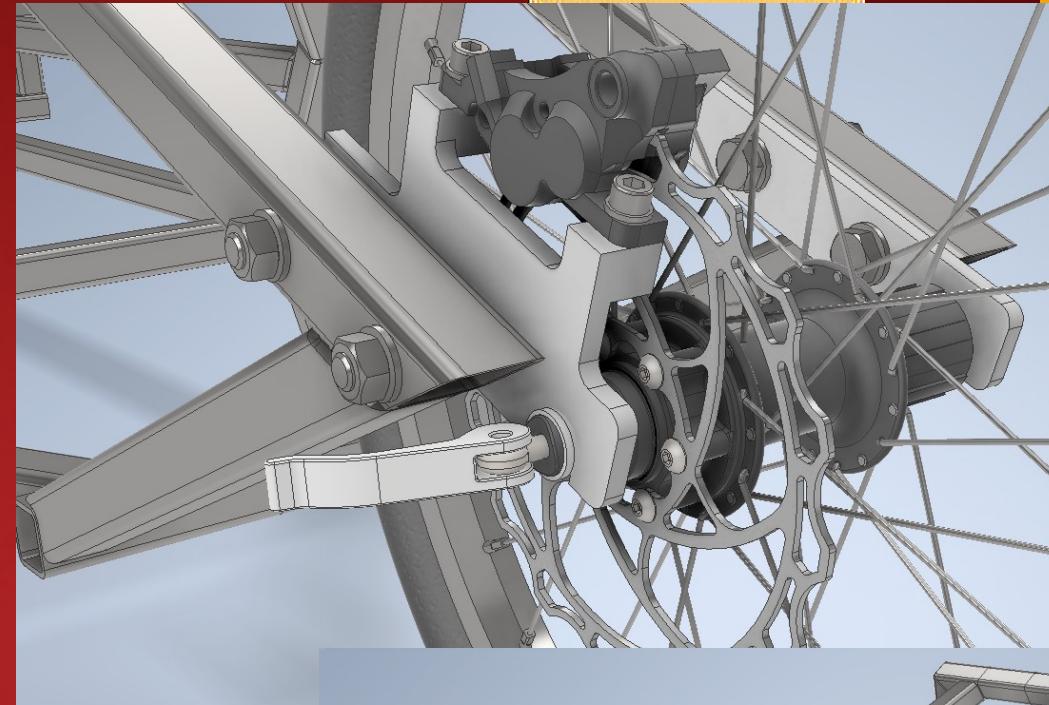
Výsledky

Materiál	Rozměry profilů [mm]	Hmotnost rámu [kg]	Maximální průhyb při deformaci silou ...[mm]	
			800 [N]	2000 [N]
Ocel	25 x 25 x 2,5	22,904	2,564	6,056
Ocel	30 x 30 x 2,5	28,097	1,497	3,491
Ocel	40 x 40 x 2,5	38,051	0,639	1,455
Hliník	25 x 25 x 2,5	7,878	7,711	18,890
Hliník	30 x 30 x 2,5	9,657	4,230	10,310
Hliník	40 x 40 x 2,5	13,100	1,760	4,251

- ▶ Hliníkové profily jsou zhruba 3x lehčí než ocelové
- ▶ Deformace hliníkových profilů je zhruba 3x větší než u ocelových
- ▶ Volíme ocelové profily 30 x 30 x 2,5 mm

Závěrečné shrnutí

- ▶ Volba komponentů zadního kola
- ▶ Návrh rámu
 - ▶ Analýza rámové konstrukce různých konfigurací profilů
- ▶ Návrh dílů pro uložení kola dle PM standardu
- ▶ Spojení v jednu sestavu a přidání CAD modelů třmenu brzdy a kola
- ▶ Naplnění cíle



Děkuji za
pozornost

Otzky oponenta

- ▶ Jakým momentem se budou utahovat šrouby, které spojují díly pro uložení kol s rámem?

Uyahovací moment závisí na pevnostní třídě šroubů a na koeficientu tření f .

Závit	Materiál šroubu	Síla předpětí (kN)			Uyahovací moment (Nm)		
		Koeficient tření f			Koeficient tření f		
		0,08	0,12	0,14	0,08	0,12	0,14
M8	8.8	18,6	17,2	16,5	17,9	23,1	25,3
	10.9	27,1	25,2	24,2	26,2	34	37,2
	12.9	31,9	29,5	28,3	30,7	39,6	43,5
M10	8.8	29,5	27,3	26,2	36	46	51
	10.9	43,3	40,2	38,5	53	68	75
	12.9	50,7	47	45	61	80	88
M12	8.8	43	39,9	38,3	61	80	87
	10.9	63	58,5	56,2	90	117	128
	12.9	73,9	68,5	65,8	105	137	150

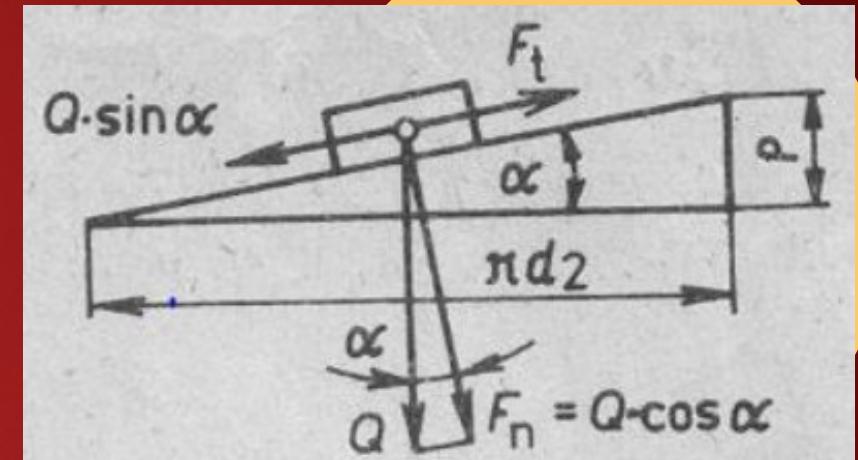
Otázky oponenta

- ▶ Je toto spojení samosvorné?

Podmínka samosvornosti:



Šroub je samosvorný.



Otzázkы oponenta

- Mohl by být rám vozidla karbonový? Popište výhody a nevýhody karbonového rámu.

Ano, rám by mohl být karbonový.

- Výhody:

- ▶ Vysoká pevnost
- ▶ Nízká hmotnost
- ▶ Vysoká trvanlivost
- ▶ Schopnost tlumit vibrace a nárazy

- Nevýhody:

- ▶ Náchylnost na náraz z jiného směru, než na jaký je rám konstruovaný
- ▶ Vysoká cena
- ▶ Složitější výroba



Karbonový rám vozidla pro Shell Eco-marathon,
Imperial College London